<u>İSTANBUL TEKNİK ÜNİVERSİTESİ ★ FEN BİLİMLERİ ENSTİTÜSÜ</u>

YAPI SİSTEMLERİNİN HESAP YÖNTEMLERİNİN KARŞILAŞTIRILMASI

VE

BİR İÇ KUVVET ÖLÇERİN TASARIMI

YÜKSEK LİSANS TEZİ İnş. Müh. Burak BOZKURT 501001157

Tezin Enstitüye Verildiği Tarih : 1 Nisan 2003 Tezin Savunulduğu Tarih : 10 Nisan 2003

Tez Danışmanı :	Prof.Dr. H. Faruk KARADOĞAN
Diğer Jüri Üyeleri :	Prof.Dr. Sumru PALA (İ.T.Ü.)
	Prof.Dr. Gülay ALTAY (B.Ü.)

NİSAN 2003

<u>İSTANBUL TEKNİK ÜNİVERSİTESİ ★ FEN BİLİMLERİ ENSTİTÜSÜ</u>

YAPI SİSTEMLERİNİN HESAP YÖNTEMLERİNİN KARŞILAŞTIRILMASI

VE

BİR İÇ KUVVET ÖLÇERİN TASARIMI

YÜKSEK LİSANS TEZİ İnş. Müh. Burak BOZKURT

Anabilim Dalı : İNŞAAT MÜHENDİSLİĞİ

Programı : YAPI MÜHENDİSLİĞİ

NİSAN 2003

<u>İSTANBUL TEKNİK ÜNİVERSİTESİ ★ FEN BİLİMLERİ ENSTİTÜSÜ</u>

YAPI SİSTEMLERİNİN HESAP YÖNTEMLERİNİN KARŞILAŞTIRILMASI

VE

BİR İÇ KUVVET ÖLÇERİN TASARIMI

YÜKSEK LİSANS TEZİ İnş. Müh. Burak BOZKURT

Anabilim Dalı : İNŞAAT MÜHENDİSLİĞİ

Programı : YAPI MÜHENDİSLİĞİ

NİSAN 2003

ÖNSÖZ

Çalışmalarımın her aşamasında değerli yardımlarını esirgemeyen Sayın Hocam Prof. Dr.H.Faruk KARADOĞAN'a, Araştırma Görevlisi İnş.Yük.Müh.Gülseren EROL'a, Yrd.Doç.Dr.Ercan YÜKSEL'e, arkadaşlarım İnş.Müh.Emre CENGİZOĞLU'na, İnş.Müh.İlhan GÜLCAN'a, Yapı ve Deprem Mühendisliği Laboratuarı çalışanlarına ve bütün öğrenim hayatım boyunca bana daima destek olan aileme sonsuz teşekkürlerimi sunarım.

Nisan 2003

Burak BOZKURT İnşaat Mühendisi

İÇİNDEKİLER	iii
SEMBOL LİSTESİ	v
TABLO LİSTESİ	vi
ŞEKİL LİSTESİ	vii
ÖZET	xi
SUMMARY	xii
1. GİRİŞ	1
1.1. Giriş ve Çalışmanın Amacı	1
2. YAPI SİSTEMLERİNİN HESAP YÖNTEMLERİNİN	
KARŞILAŞTIRILMASI	4
2.1. Seçilen Sistemin Geometrik Özellikleri ve İşletme Yükleri	4
2.2. Ön Boyutlandırma	5
2.2.1. Döşeme hesapları	5
2.2.2. Açı yöntemi ile ön boyutlandırma	9
2.3. Kesin Hesaplar	24
2.3.1. Yapı yükleri için hesap	24
2.3.2. P1 ve P2 ilave yükleri için hesap	39
2.3.3. E yatay yükü için hesap	46
2.3.4. Mesnet çökmeleri için hesap	56
2.3.5. En elverişsiz kesit zorlarına göre kesit hesapları	64
3. BİR İÇ KUVVET ÖLÇERİN TASARIMI	84
3.1. Ortadoğu Teknik Üniversitesi'nde Yapılan Çalışma Hakkında	84
3.2. İç Kuvvet Ölçerin Boyutlandırılması	90
3.2.1. Çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçer	90
3.2.2. Daire kesitli bir iç kuvvet ölçerin tasarımı	93
3.3. İç Kuvvet Ölçerin Kullanım Yerinin İrdelenmesi	105
3.4. Süreksizliğin İrdelenmesi	115
3.5. İç Kuvvet Ölçerin Kalibrasyonu	123

4. SONUÇLAR

	155
4.1. Yapı Sistemlerinin Hesap Yöntemlerinin Karşılaştırılması	155
4.2. Bir İç Kuvvet Ölçerin Tasarımı	156
KAYNAKLAR	159
ÖZGEÇMİŞ	161

SEMBOL LİSTESİ

A ₀	· Etkin ver ivmesi katsavısı
Ag	: Gövde donatısı alanı
b	: Tabla genişliği
d	: Kiriş yüksekliği
E	: Elastisite Modülü
3	: Şekil değiştirme : Birim boydaki uzama veya kısalma
F	: En kesit alanı
Fs	: Dişdibi enkesit alanı
[f]	: Yerdeğiştirme matrisi
f _{yd}	: Çelik hesap akma dayanımı
f _{ctd}	: Beton tasarım eksenel çekme dayanımı
f _{cd}	: Beton tasarım basınç dayanımı
g	: Yapı yükü
$\mathbf{h}_{\mathbf{f}}$: döşeme kalınlığı
Ι	: Yapı önem katsayısı
I	: Kesit atalet momenti
[k]	: Eleman rijitlik matrisi
λ	: Narinlik
Lsn	: kısa doğrultudaki net açıklık
n	: hareketli yük azaltma katsayısı
$[\mathbf{p}_0]$: Sistem yükleme matrisi
R	: Deprem yükü azaltma katsayısı
ρ	: Kesitteki donatı alanının kesit alanına oranı, pursantaj
S	: Yapı dinamik katsayısı (Spektrum katsayısı)
[S]	: Sistem rijitlik matrisi
S _k	: Burkulma boyu
$\left[\mathrm{T}\right]_{\mathrm{i}},\left[\mathrm{T}\right]_{\mathrm{j}}$: Ortogonal dönüştürme matrisleri
Τ ₀	: Zemin hakim peryodu
W	: Toplam yapı ağırlığı
W	: Burkulma katsayısı
[X]	: Bilinmeyenler matrisi
$\sigma_{_{ m akma}}$: Çelik akma gerilmesi
$\sigma_{_{ m em}}$: Çelik emniyet gerilmesi

TABLO LÍSTESÍ

<u>Sayfa No</u>

Tablo 2.1.	: Döşemelerin açıklık donatıları	7
Tablo 2.2.	: Döşemelerin mesnet donatıları	8
Tablo 2.3.	: Uç kuvvetlerin hesabı için algoritma	54
Tablo 2.4.	: Sistem rijitlik matrisi (S)	59
Tablo 2.5.	: Kritik kesitlere ait farklı yüklemelerden oluşan	
	momentler	65
Tablo 2.6.	: Kritik kesitlere ait farklı yüklemelerden oluşan	
	normal kuvvetler	66
Tablo 2.7.	: Kritik kesitlere ait farklı yüklemelerden oluşan	
	kesme kuvvetleri	67
Tablo 2.8.	: Kritik kesitlerde (1.4G+1.6Q) süperpozisyonu	
	ile elde edilen iç kuvvetler	68
Tablo 2.9.	: Kritik kesitlerde (G+1.2Q+1.2T) süperpozisyonu	
	ile elde edilen iç kuvvetler	68
Tablo 2.10.	: Kritik kesitlerde (G+Q+W) süperpozisyonu	
	ile elde edilen iç kuvvetler	69
Tablo 2.11.	: Kritik kesitlerde (G+Q-W) süperpozisyonu	
	ile elde edilen iç kuvvetler	69
Tablo 2.12.	: Moment (-) için kirişlerde donatı alanı	70
Tablo 2.13.	: Moment (+) için kirişlerde donatı alanı	71
Tablo 3.1.	: Kolon taban seviyesinde iç kuvvet ölçere	
	gelen yükler	85
Tablo 3.2.	: Standart olarak üretilen St37 boru kesitler	95
Tablo 3.3.	: Levhalarda maksimum kesit zorları	99
Tablo 3.4.	: Kesitleri moment kapasiteleri	107
Tablo 3.5.	: Yatay yük arttıkça M=0 noktasının	
	geometrik yeri	113

ŞEKİL LİSTESİ

<u>Sayfa</u>

Şekil 1.1.	: İncelenen sistemin tipik çerçevesi	1
Şekil 2.1.	: Sistemin geometrik özellikleri ve işletme yükleri	4
Şekil 2.2.	: Döşeme planı	5
Şekil 2.3.	: İzostatik esas sistem ve hiperstatik bilinmeyenler	9
Şekil 2.4.	: Birim grup yükleme durumları	9
Şekil 2.5.	: Birim grup yüklemelerin moment diyagramları	10
Şekil 2.6.	: Kırıklı çubuğun (g+q) yükleme durumu ve Modiyagramı	11
Şekil 2.7.	: Kolonların, orta ve eğik kirişlerin boyutları	13
Şekil 2.8.	: (g+q) yüklemesi altında sistemin özellikleri	14
Şekil 2.9.	: Düğüm noktası 1' in denge durumu	18
Şekil 2.10.	: (g+q) yüklemesi altında M, N, T diyagramları	19
Şekil 2.11.	: Sistem ve ortak eksen takımı	25
Şekil 2.12.	: Simetrik çözümde hesaba alınacak kısım	26
Şekil 2.13.	: 3-1 elemanı uç kuvvetleri	33
Şekil 2.14.	: Sabit yükler için M, N, T diyagramları	38
Şekil 2.15.	: Sistem ve yükleme durumu	39
Şekil 2.16.	: Simetrik çözümde hesaba alınacak kısım	39
Şekil 2.17.	: P1 ve P2 yükleri için M, N, T diyagramları	45
Şekil 2.17.	: Yapıya etkiyen deprem kuvvetlerinin analizi	47
Şekil 2.18.	: Simetrik çözümde hesaba alınacak kısım	48
Şekil 2.19.	: Elemanlara ait bağımsız uç kuvvetleri	48
Şekil 2.20.	: İzostatik esas sistem ve hiperstatik bilinmeyenler	49
Şekil 2.21.	: Pq özel çözümü	50
Şekil 2.22.	: Homojen çözümler	51
Şekil 2.23.	: Deprem yüklemesi için M, N, T diyagramları	55
Şekil 2.24.	: Mesnet çökmelerinin yönleri ve değerleri	56
Şekil 2.25.	: Mesnet çökmeleri için M,N,T diyagramları	63
Şekil 2.26.	: Hesabı yapılacak kesitler	64
Şekil 2.27.	: Kesit özellikleri ve simgeler	64
Şekil 3.1.	: İç kuvvet ölçerin düşey çubukları	86
Şekil 3.2.	: İç kuvvet ölçerde diagonal çubuklar ve enkesitler	86
Şekil 3.3.	: Şekil değiştirme ölçerlerin konumları	87

Şekil 3.4.	: İç kuvvet ölçerin eksenel kalibrasyonu için hazırlanan düzenek	88
Şekil 3.5.	: İç kuvvet ölçerin kesme kalibrasyonu için hazırlanan düzenek	
Şekil 3.6.	: İç kuvvet ölçerin bileşik kuvvet uygulanmasındaki kalibrasyonu iç	in
	hazırlanan düzenek	89
Şekil 3.7.	: Çerçeve yükleme durumu	90
Şekil 3.8.	: Çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçer	91
Şekil 3.9.	: Tipik çerçeve numunenin özellikleri	94
Şekil 3.10.	: Sistemin geometrik özellikleri ve yükleme durumu	95
Şekil 3.11.	: Kolonlardaki kesit zorları	95
Şekil 3.12.	: Levhalarda gerilme dağılımı	100
Şekil 3.13.	: İç kuvvet ölçerde birim genişliğe etkiyen moment dağılımı	101
Şekil 3.14.	: Kaynaklanan levha ve bulonların yeri(kolon orta yüksekliğinde)	102
Şekil 3.15.	: Kaynaklanan levha ve bulonların yeri(kolon taban kesidinde)	104
Şekil 3.16.	: Sistem ve sabit yükler altında moment diyagramı	106
Şekil 3.17.	: Plastik mafsallaşmanın meydana gelebileceği kesitler	106
Şekil 3.18.	: Birim yükleme diyagramları	107
Şekil 3.19.	: P = 1 kN yatay kuvvet altında moment diyagramları	108
Şekil 3.20.	: Birinci plastik mafsal oluştuğu andaki moment diyagramı	109
Şekil 3.21.	: İkinci plastik mafsal oluştuğu andaki moment diyagramı	111
Şekil 3.22.	: Üçüncü plastik mafsal oluştuğu andaki moment diyagramı	112
Şekil 3.23.	: Son plastik mafsal oluştuğu andaki moment diyagramı	113
Şekil 3.24.	: Plastik mafsalların oluştuğu kesitler	113
Şekil 3.25.	: Yatay deplasmanın bulunması için kullanılan	
	birim moment diyagramları	114
Şekil 3.26.	: Yatay yük - tepe deplasman grafiği	115
Şekil 3.26.	: Birim yüklemelerin dağıtıldığı alan	115
Şekil 3.27.	: Birim yüklemeler ve dikkate alınan noktalar	116
Şekil 3.28.	: Sistemin geometrik özellikleri ve yüklemeler	117
Şekil 3.29.	: İç kuvvet ölçerler yerleştirilmeden önceki kesit zorları	122
Şekil 3.30.	: Iç kuvvet ölçerler yerleştirildikten sonra kesit zorları (SAP2000)	122
Şekil 3.31.	: İç kuvvet ölçerler yerleştirildikten sonra kesit zorları	
	(Matris Deplasman Metodu ile)	123
Şekil 3.32.	: Kalıbrasyon deney düzeneği	124
Şekil 3.33.	: Şekil değiştirme ölçerlerin konumları	125
Şekil 3.34.	: Şekil değiştirme ölçerlerin plandakı konumları	126
Şekil 3.35.	: Yükleme I'de düşey şekil değiştirmeler	126
Şekil 3.36.	: Yükleme 2'de düşey şekil değiştirmeler	127
Şekil 3.37.	: Yükleme 3'de düşey şekil değiştirmeler	128
Şekil 3.38.	: Yukieme 4'te düşey şekil değiştirmeler	129
Şekil 3.39.	: Eksenel yük için ortalama diyagramlar	130
Şekil 3.40.	: Konsantrik yüklemelerin ortalama grafiği	

	ve teorik olarak elde edilen grafik	130
Şekil 3.41.	: (+) yönünde eksantrisite durumu	131
Şekil 3.42.	: x ekseninde eksantrisite olması durumunda CH2 ve CH5	131
Şekil 3.43.	: x-ekseninde eksantrisite olması durumunda CH8 ve CH11	132
Şekil 3.44.	: x-ekseninde eksantrisite olması durumunda	
	CH2,CH5,CH8 ve CH11	132
Şekil 3.45.	: Eksantrisitenin olduğu eksendeki şekil değiştirmeler	133
Şekil 3.46.	: Konsantrik yükleme için elde edilen yük-şekil değiştirme	
	ile ex varken x-ekseni merkezindeki yük-şekildeğiştirme grafik	133
Şekil 3.47.	:Konsantrik yükleme için elde edilen yük-şekil değiştirme	
	ile ex varken y-ekseni merkezindeki yük-şekildeğiştirme grafik	134
Şekil 3.48.	:Konsantrik yükleme için elde edilen yük-şekil değiştirme	
	ile ex varken orta nokta için yük-şekil değiştirme grafiği	134
Şekil 3.49.	: x ekseninde eksantrisite varken dönme durumu	135
Şekil 3.50.	: x-ekseninde eksantrisite varken yükleme sonucu y-ekseni	
	etrafında oluşan dönme değerlerini veren grafik	135
Şekil 3.51.	: x-ekseninde eksantrisite varken eğilme momenti ve y-ekseni	
	etrafında oluşan dönme değerlerini veren grafik	136
Şekil 3.52.	: x-ekseninde eksantrisite varken eğilme momenti ve x-ekseni	
	etrafında oluşan dönme değerlerini veren grafik	136
Şekil 3.53.	: y ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumu	137
Şekil 3.54.	: y-ekseninde eksantrisitenin olması durumunda CH2 ve CH5	
	için yük-şekil değiştirme grafikleri	137
Şekil 3.55.	: y-ekseninde eksantrisitenin olması durumunda CH8 ve CH11	
	için yük-şekil değiştirme grafikleri	138
Şekil 3.56.	: y-ekseninde eksantrisitenin olması durumunda CH2,CH5	
	CH8 ve CH11 için yük-şekil değiştirme grafikleri	138
Şekil 3.57.	: y ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumu	139
Şekil 3.58.	: Konsantrik yükleme için elde edilen ve y-ekseni üzerinde	
	eksantrisite olması durumunda y-ekseni orta noktası için	
	yük-şekil değiştirme grafikleri	139
Şekil 3.59.	: Konsantrik yükleme için elde edilen ve y-ekseni üzerinde	
	eksantrisite olması durumunda x-ekseni orta noktası için	
	yük-şekil değiştirme grafikleri	140
Şekil 3.60.	: Konsantrik yükleme için elde edilen ve y-ekseni üzerinde	
	eksantrisite olması durumunda orta noktası için elde edilen	
	yük-şekil değiştirme grafikleri	140
Şekil 3.61.	: y ekseni üzerinde eksantrisitenin olması halinde dönme durumu	141
Şekil 3.62.	: y-ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumunda yükleme	
	ve x-ekseni etrafında dönme değerleri arasında	
	ilişkiyi veren grafik	141

Şekil 3.63.	: y-ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumunda	
	Eğilme momenti - x ekseni etrafında dönme grafiği	142
Şekil 3.64.	: y-ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumunda yükleme	
	ve y-ekseni etrafında dönme değerleri arasındaki	
	ilişkiyi veren grafik	142
Şekil 3.65.	: Her iki eksende de eksantrisitenin olması durumu	143
, Sekil 3.66.	: Her iki eksende de eksantrisite var iken CH5 ve CH11	
3	için yük-şekil değiştirme grafikleri	143
Şekil 3.67.	: Her iki eksende de eksantrisite var ike CH2 ve CH8	
3	için yük - şekil değiştirme grafiği	144
Şekil 3.68.	: y ekseninde eksantrisiteden meydana gelen şekil değiştirmeler	144
Şekil 3.69.	: x ekseninde eksantrisiteden meydana gelen şekil değiştirmeler	145
Şekil 3.70.	: Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda	
,	orta nokta için yük - şekil değiştirme grafiği	145
Şekil 3.71.	: y ekseninde eksantrisiteden meydana gelen dönme durumu	146
Şekil 3.72.	: Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda	
-	yükleme ile x-ekseni etrafında dönme değerleri	
	arasında ilişkiyi veren grafik	146
Şekil 3.73.	: Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda	
	Eğilme momenti ve x-ekseni etrafında dönme	
	değerleri arasında ilişkiyi veren grafik	147
Şekil 3.74.	: x ekseninde eksantrisiteden meydana gelen dönme durumu	147
Şekil 3.75.	: Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda	
	yükleme ile y-ekseni etrafında dönme değerleri	
	arasında ilişkiyi veren grafik	147
Şekil 3.76.	: Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda	
	Eğilme momenti ve y-ekseni etrafında dönme	
	değerleri arasında ilişkiyi veren grafik	148
Şekil 3.77.	: Üç tip eksantrisite durumunda her iki eksen için	
	yükleme ile dönme değerleri arasındaki ilişkiyi veren grafik	148
Şekil 3.78.	: Üç tip eksantrisite durumunda her iki eksen için	
	Eğilme momenti ile dönme değerleri arasındaki	
	ilişkiyi veren grafik	149
Şekil 3.79.	: Eksenel kuvvet - şekil değiştirme grafiği	150
Şekil 3.80.	: Eğilme momenti - dönme grafiği	150
Şekil 3.81.	: İç kuvvet ölçerler yerleştirilmiş bir çerçeve	
	ve yükleme durumu	151
Şekil 3.82.	: Şekil değiştirme ölçerlerin konumları	151

YAPI SİSTEMLERİNİN HESAP YÖNTEMLERİNİN KARŞILAŞTIRILMASI VE BİR İÇ KUVVET ÖLÇERİN TASARIMI

ÖZET

Yüksek lisans tezi olarak sunulan bu çalışma iki ana bölümden oluşmaktadır; 'Yapı Sistemlerinin Hesap Yöntemlerinin Karşılaştırılması ' ve ' Bir İç Kuvvet Ölçerin Tasarımı'.

Birinci kısımda, yapı sistemlerinin hesap yöntemleri, örnek olarak seçilen üç açıklıklı bir düzlem çerçeve üzerinde çeşitli yükleme durumları için farklı hesap yöntemleri kullanılarak karşılaştırılmıştır. Önce Açı Yöntemi kullanılarak yapının önboyutlandırılması yapılmıştır. Daha sonra sırası ile, yapı yükleri için, ilave yükler için ve mesnet çökmeleri için Matris Deplasman Yöntemi, E (deprem) yükü için Matris Kuvvet Yöntemi kullanılarak kesit tesirleri bulunmuştur. En elverişsiz iç kuvvetler, düzenlenen bir süperpozisyon tablosu yardımıyla bulunmuş, kritik kesitlerde betonarme kesit hesapları yapılmıştır.

Calışmanın ikinci kısmında; deney numunesi olarak kullanılacak basit bir hiperstatik sistemde kesit zorlarını ölçebilmek amacıyla bir iç kuvvet ölçerin tasarımı ve uyarlanması üzerinde durulmuştur. İç kuvvet ölçer için iki tip düşünülmüştür. Bunlardan birincisi çubuklardan oluşan bir iç kuvvet ölçer, ikincisi ise silindirik gövdeden oluşan bir iç kuvvet ölçerdir. Dönel simetrisinin bulunması, üretiminin basit olması gibi nedenlerle silindirik bir gövdeden oluşan iç kuvvet ölçerin tasarımına ağırlık verilmiştir. Üretilen iç kuvvet ölçer; silindirik bir gövde ile bu gövdenin altına ve üstüne kaynaklanan çelik levhalardan oluşmaktadır. İç kuvvet ölçerin kullanılması düşünülen tipik betonarme numune çerçeveye yüklemeler yapılarak, iç kuvvet ölçere gelebilecek kesit zorları belirlenmiş ve daha sonra bu kesit zorları altında iç kuvvet ölçerin boyutlandırılması yapılmıştır. İç kuvvet ölçerin olası kullanım veri olarak iki kesit belirlenmiştir; kolon taban keşidi ve kolon orta yüksekliği. İç kuvvet ölçerin kolon orta yüksekliğine yerleştirilmesi halinde iç kuvvet dağılımının ve genel yapı davranışının ne ölçüde etkilendiği irdelenmiştir. Son bölümde ise üretimi gerçekleştirilen ve şekil değiştirme ölçerlerle donatılmış numune iç kuvvet ölçere laboratuar ortamında yüklemeler yapılarak uyarlama için kullanılacak yük-şekil değiştirme diyagramları elde edilmiştir. Kuramsal olarak kabuk sonlu elemanlardan yararlanılıp oluşturulan matematik modelin bilgisayarda yapılan çözümlemeleriyle deneyler sonucunda elde edilen grafikler; bazı varsayımlar yapılarak karşılaştırılmıştır. Sonuçların yeter vaklasıklık icinde olduğu gözlemlenmiştir.

COMPARISON OF METHODS OF STRUCTURAL ANALYSIS AND DESIGN OF A FORCE TRANSDUCER

SUMMARY

This work has two main parts; 'Comparison of Methods of Structural Analysis' and 'Design of a Force Transducer'.

In the first part; the methods used for structural analysis are compared by means of several applications on a 3-bay plane frame. The preliminary design of the frame have been completed mainly by the Slope-Deflection Method. In this stage of preliminary design of the structural system, only the dead loads and the live loads are considered. Matrix displacement method has been utilised to analyze the structure for the load cases of dead and live loads in final stage. The structure subjected to lateral loads is analyzed by the Matrix Force Method. At the end of the calculations, the dimensions of the critical cross-sections obtained by the preliminary analysis are checked under the most unfavorable loading conditions.

In the second part, the design and the calibration of a force transducer is presented. The force transducer is needed to determine the distribution of internal forces in the a simple hiperstatic system. Internal force diagrams have been columns' of examined for checking the possible intensities of internal force which act on the transducer. The loads acting on the force transducers are obtained when they are placed in the frame. Then the force transducer that composes of strut elements is designed subjected to these loads. Same procedure is followed for the force transducer that is formed by a cylindirical part and thich plates welded on top and bottom. As a final decision, the force transducer that is formed by a cylindirical body and thick plates welded on this part is chosen to be produced. To decide the probable place that the force transducer is going to be used in the frame was a question. There were two possible and meaningfull locations for placing the transducers; column base section and column mid-height. Column mid-height is decided for the location of the force transducer. Then the distribution of the internal forces and continuity of the structure is examined mathematically after the force transducers are placed in the system. The force transducer is loaded in the laboratory for the calibration purposes. After the loadings, load-strain diagrams were obtained. Then the same loads were applied on the force transducer that is modelled using finite elements. And the loadstrain diagrams of computer solutions were obtained. The comparison of the loadstrain diagrams obtained in the laboratory and obtained by the computer is made. As a result of the comparison, it is observed that diagrams are nearly same.

1. GİRİŞ

1.1. Giriş ve Çalışmanın Amacı

Dört bölümden oluşan bu çalışmanın giriş ve amacına ayrılan birinci bölümünden sonra çalışmanın 2.Bölüm'ünde geometrik özellikleri Şekil 1.1.'de verilen tek katlı, üç açıklıklı sanayi yapısı ele alınarak, önce önboyutlandırılması daha sonra çeşitli yükleme durumları için farklı hesap yöntemleri kullanılarak kesin statik hesabı yapılmıştır. Bu hesaplar sonucu elde edilen kesit zorlarının en elverişsiz kombinasyonları da göz önünde bulundurularak, kesit hesapları yapılmıştır.



Şekil 1.1. İncelenen Sistemin Tipik Çerçevesi

Çalışmanın 3.Bölümü'nde iç kuvvet ölçerlerin tasarımı üzerinde durulmuş ve iki farklı tip için hesap yapılmış bunlardan biri üretilerek laboratuarda denenmiş ve kalibrasyonu yapılmıştır. Deneylerde kullanılan betonarme çerçeve numunelerin bazen hiperstatik olarak seçilme zorunluluğu bulunmaktadır ki bu durumda iç kuvvet dağılımını statik denge denklemleri ile belirlemek zorlaşır. Bu zorluk doğrusal olmayan davranış söz konusu olduğunda daha da artar.

Yapı elemanlarına şekil değiştirme ölçer ve yerdeğiştirme ölçerlerin koyulması iç kuvvetlerin belirlenmesine devrede kaldıkları sürece olanak sağlarlar. Ancak kalıcı şekil değiştirmelerin arttığı evrelerde yani elastik bölgeden çıkıldığında bu ölçüm teknikleri güvenilir sonuçlar veremezler. Betonarme yüzeye yapıştırılan şekil değiştirme ölçerler, elastik olmayan bölgeye geçildiğinde beton yüzeyindeki çatlama ve dökülmeler nedeni ile güvenilir sonuçlar veremez. Doğrudan doğruya elemanlardaki iç kuvvetleri ölçmeye yönelik düzenekler yapı üzerindeki iç kuvvet dağılımları hakkında daha güvenilir sonuçlar verebileceklerdir.

Bu çalışmanın amacı; hiperstatik bir sistemin yatay ve düşey yüklemeler altında doğrusal ve doğrusal olmayan davranışı söz konusu olduğunda iç kuvvet dağılımını ve böylelikle sistem davranışını daha iyi belirleyebilmek amacıyla kullanılacak bir **'iç kuvvet ölçer'** tasarlamak ve kalibrasyonunu yapmaktır.

Bir iç kuvvet ölçerlerin karakteristik özellikleri aşağıdaki gibidir;

- İç kuvvet ölçerin yapımında kullanılan malzemelerin, güvenilir gerilme-şekil değiştirme bağıntılarının olması gerekir.
- > İç kuvvet ölçer güvenilir sonuçlar verecek şekilde donatılmış olmalıdır.
- İç kuvvet ölçer doğru bir şekilde ayarlanmış olmalıdır ki; iç kuvvetlere doğrudan erişebilme olanağı olabilsin.

İç kuvvet ölçerin sistemde bağlanacağı yerin seçimi; iç kuvvet ölçerin boyutlarının belirlenmesi, üretim maliyetinin değişmesi ve yerleştirileceği sistemin davranışını etkileyebilmesi sebebiyle önemlidir. Sistem, sisteme etkiyen yükler ve sistemin genel davranışı bu seçimi etkileyecektir. Numune davranışını en az bozacak uygun bir yer aranarak, oraya bir iç kuvvet ölçer bağlanması yerinde olacaktır. İç kuvvet ölçerin kullanım yerini uygun olarak saptamak için öngörülen deney çerçevesi üzerinde iki kesit incelemeye esas alınmıştır. Biri kolon taban kesitidir ancak burası kesit zorlarının en fazla olduğu ve iç kuvvet ölçerin boyutlarının arttığı kritik kesitler olduğu için öncelikli olarak düşünülmemiştir. Diğeri ve öncelikli olan kolon üzerinde eğilme momentin sıfıra yaklaştığı bölgedir. Eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölgedir. Ancak eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölgenin yeri, yüklemenin tipine ve doğrusal olmayan şekil değiştirme dağılımına bağlı olarak değişebilmektedir.

Numunenin, sabit düşey yükler ve artan yatay yükler altında doğrusal olmayan plastik mafsal hipotezi ile hesabı yapılmıştır. Böylelikle kolonlarda eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölgenin saptanması konusunda fikir edinilmiştir.

İç kuvvet ölçerin kolay üretilebilmesi amacıyla, standart boru malzemeden yararlanılması esas alındığı için 'Tablo 3.2.'de belirtilen boyutlar esas alınmıştır. Sacları kıvırıp kaynaklamak uygun bulunmamıştır. İç kuvvet ölçerin alt ve üst levhaları boru elemana kaynaklanmıştır. Kaynaklamadan meydana gelebilecek artık gerilmeleri önlemek için Metod kaynak yapılmıştır. Metod kaynak yapılırken, önce her hangi bir noktaya nokta kaynak yapılmıştır. Sonra bu noktanın simetriğine nokta kaynak yapılıp bu iki noktadan geçen eksene dik eksende de aynı işlem tekrarlanmıştır. Levhalar boruya tam olarak kaynaklanana dek bu işlem devam ettirilmiştir.

Çalışmanın 4.Bölümü'nde 2. ve 3. Bölümlerden elde edilen sonuçlara ve önerilere yer verilmiştir.

Bölüm 2 için yararlanılan [10] ve [11] no'lu kaynaklarda geniş açıklıklar eğrisel kirişlerle geçilmiştir. Geniş açıklıklar 30 m. ve 24 m 'dir. [11] no ile verilmiş kaynak tezde kayıcı mesnetler ve mafsallı kolon bulunmaktadır, kiriş ve kolonlar değişken kesitlidir.

2.YAPI SİSTEMLERİNİN HESAP YÖNTEMLERİNİ KARŞILAŞTIRILMASI



2.1. Seçilen Sistemin Geometrik Özellikleri ve İşletme Yükleri

Şekil 2.1. Sistemin Geometrik Özellikleri ve İşletme Yükleri

Sistem	:	Betonarme, BS25, BÇ III
Çerçeve aralığı	:	6.00 m.
İlave Yükler	:	p $_1$ = 2 kN/m² , p $_2$ = 4 kN/m²
Deprem Yükleri	:	E; 1.derece
Elastik mesnet	:	$c = 50000 \text{ kN/m}^2$
Yükleme durumları v	ve l	kullanılacak hesap yöntemleri;
1. Ön boyutlama		: Açı Yöntemi
2. Sabit Yükler		: Matris Deplasman Yöntemi
3. p ₁ , p ₂ yükleri		: Matris Deplasman Yöntemi
4. E yükü		: Matris Kuvvet Yöntemi

- 4. E yükü
- 5. Mesnet çökmeleri : Matris Deplasman Yöntemi

Hesaplar sonucu elde edilecek kesit tesirlerinin en elverişsiz durumlarına göre kesit hesapları yapılacaktır.

2.2. Ön Boyutlandırma

2.2.1. Döşeme hesapları

Döşeme hesapları $L_{uzun}/L_{kısa}$ oranına göre, tek doğrultuda ve çift doğrultuda çalışan döşemeler olarak yapılmıştır . Hesaplar TS500 Betonarme Yapıların Hesap ve Yapım Kuralları'na [1] göre yapılmıştır. Şekil 2.2.'te hesabı yapılacak döşemenin planı görülmektedir.



Şekil 2.2. Döşeme Planı

Döşeme kalınlıkları, çift doğrultuda çalışan döşemeler için;

$$h \ge \frac{1_{sn}}{15 + \frac{20}{m}} \left(1 - \frac{\alpha_s}{4} \right) \quad \text{ve} \quad h \ge 80 \text{mm}$$
(2.1)

$$\left(m = \frac{L_u}{L_k}, \alpha_s = \frac{\text{sürekli kenarlar}}{\text{toplam çevre}}, 1_{\text{sn}} : \text{kısa doğrultudaki net açıklık}\right)$$

D101, D102, D103, D104, D105, D106 döşemeleri çift doğrultuda çalışan döşemelerdir.

$$m = \frac{L_u}{L_k} = \frac{10}{6} = 1,67 < 2$$

 $\alpha_{\rm s}\,(\,{\rm D101\text{-}D102\text{-}D103}\,)\,{=}\,(\,0.5\,,\,0.8125\,,\,0.6875\,)$

 $\alpha_{\rm s}$ (D104-D105-D106) = (1.0 , 0.6875 , 1.0)

 $h_{f} \ge 19.46 \text{ cm} (D101) \text{ ; } h_{f} \ge 17.72 \text{ cm} (D102) \text{ ; } h_{f} \ge 18.42 \text{ cm} (D103)$ $h_{f} \ge 16.68 \text{ cm} (D104) \text{ ; } h_{f} \ge 18.42 \text{ cm} (D105) \text{ ; } h_{f} \ge 16.68 \text{ cm} (D106)$

Paspayı da düşünülerek döşeme kalınlığı 20 cm. alınacaktır.

Yük analizi;

Tüm döşemeler için;

Çatı örtüsü	$= 0.25 \text{ kN/m}^2$
Isı yalıtım (5.0 cm) 5.0x0.15	$= 0.075 \text{ kN/m}^2$
B.A. döşeme (20 cm) 20x0.25	$= 5.0 \text{ kN/m}^2$
Siva (2.0 cm) 2.0x0.2	$= 0.40 \text{ kN/m}^2$

Yapı yükü

 $g = 5.73 \text{ kN/m}^2$

Döşeme hesap yükleri ; D101 ve D102 için ; Cos $\alpha = 0.895$ q = 2.0 kN/m² g = 5.73 x 0.895 = 5.13 kN/m² q = 2.0 x 0.895 = 1.80 kN/m² P _{hesap} = 1.4g + 1.6q = 10.06 kN/m²

D103 ve D104 için ; Cos $\alpha = 0.895$ q = 4.0 kN/m² g = 5.73 x 0.895 = 5.13 kN/m² $q = 4.0 \times 0.895 = 3.58 \text{ kN/m}^2$ P _{hesap} = 1.4g + 1.6q = 12.91 kN/m² D105 ve D106 için ; q = 4.0 kN/m² ; g = 5.73 kN/m² P _{hesap} = 1.4g + 1.6q = 14.42 kN/m²

Statik ve betonarme hesapları;

Çift doğrultuda çalışan, kirişli döşeme sisteminde; plağın kısa açıklığı l_x olmak üzere, plak mesnet iç yüzündeki ve açıklık ortasındaki eğilme momentleri;

$$\mathbf{M} = \boldsymbol{\alpha} \cdot \mathbf{p} \cdot \mathbf{l}_{x}^{2} \tag{2.2.}$$

şeklinde hesaplanmıştır. p ; hesap yükü olup , α katsayısı plağın iki doğrultudaki süreklilik durumu ve kenarların oranı gözönünde tutularak tablodan alınmıştır. Açıklıktaki statik ve betonarme hesap sonuçları Tablo 2.1., mesnettekiler ise Tablo 2.2.'de gösterilmiştir.

Tablo 2.1.	Döşemelerin	Açıklık	Donatıları
-------------------	-------------	---------	------------

Döşeme	Yön	d (cm)	M _d (kNm/m)	$A_s(cm^2/m)$	Seçilen
D101 X		18	37.22	5.95	ф 12/16
	Y	17	21.46	3.60	ф 10/20
D102	X	18	31.18	4.97	φ 12/20
	Y	17	19.56	3.28	ф 10/20
D103	Х	18	40.02	6.43	ф 12/16
	Y	17	25.13	4.22	ф 12/25
D104	Х	18	32.28	5.17	ф 12/20
	Y	17	23.24	3.91	φ 10/20
D105	Х	18	44.70	7.20	φ 12/15
	Y	17	27.99	4.75	ф 12/20
D106	X	18	36.05	5.77	φ 12/16
	Y	17	25.96	4.38	ф 12/25

Min (Asx + Asy) = 0.004x 100x17.5 = 7 ; tamam.

Açıklık donatılarının yarısı pliye olarak düşünülmüştür.

Yön	Mesnet	M _d (kNm/m)	$A_s(cm^2/m)$	Mevcut	Ek
X	D101-Süreksiz	24.65	3.90	ф 12/32	ф 8/33
X	D101-D103	54.22	8.83	ф 12/16	ф 10/25
Х	D103-D105	60.56	9.96	φ 12/32+ φ 12/28	ф 12/25
Х	D102-Süreksiz	21.13	3.35	φ 12/40	ф 8/33
Х	D102-D104	42.60	6.86	ф 12/20	ф 10/33
Х	D104-D106	47.59	7.69	ф 12/40+ф 12/32	ф 10/25
Y	D101-Süreksiz	14.30	2.24	φ 10/40	ф 8/33
Y	D101-D102	28.61	4.56	φ 10/20	ф 8/33
Y	D102-D102	26.13	4.14	φ 10/20	ф 8/33
Y	D103-Süreksiz	16.73	2.63	φ 12/50	ф 8/33
Y	D103-D104	33.46	5.35	ф 12/50+ф 10/40	ф 10/33
Y	D104-D104	31.14	4.97	φ 10/20	ф 8/33
Y	D105-Süreksiz	18.69	2.95	φ 12/40	φ 8/33
Y	D105-D106	37.38	5.98	φ 10/32+φ 12/50	ф 10/33
Y	D106-D106	34.78	5.57	ф 12/25	ф 8/33

 Tablo 2.2.:
 Döşemelerin Mesnet Donatıları

Tüm mesnetlerde, her iki doğrultuda da (moment oranları > 0.80) olduğundan mesnet düzeltmesi yapılmasına gerek duyulmamıştır. Mesnetteki donatıyı bulmak için oradaki büyük moment hesaba alınmıştır.

D101'in süreksiz kenarlarına ϕ 8/10 burulma donatısı koyulacaktır.

Donatı aralığı t < 1.5 h $_{\rm f}$ = 30 ; tamam.

2.2.2. Açı Yöntemi ile ön boyutlandırma

Ön boyutlandırma yapılırken yapı yükleri ve ilave yükleri birlikte göz önünde tutulmuş ve doğru eksenli çubukların eksenel boy değişimleri ihmal edilmiştir. Kırıklı çubuklar tek çubuk olarak hesaba katılmıştır. Sistem simetrik olduğu için yarısı ile hesap yapılmıştır.

Kırıklı çubuğun tek çubuk olarak alınması halinde birim deplasman ve yükleme sabitlerinin bulunması; ($\Delta = 0$) durumunda, aşağıdaki gibi yapılmıştır.



Şekil 2.3. : İzostatik esas sistem ve hiperstatik bilinmeyenler



Şekil 2.4. : Birim grup yükleme durumları



Şekil 2.5. : Birim grup yüklemelerin moment diagramları

$$\delta_{ij} = \frac{1}{EI} \int M_i M_j ds \quad ; \quad \delta_{ij} = \delta_{ji} \quad ; \quad \left[\delta\right] = \begin{bmatrix}\delta_{11} & \delta_{12} & \delta_{13} \\ \delta_{21} & \delta_{22} & \delta_{23} \\ \delta_{31} & \delta_{32} & \delta_{33}\end{bmatrix} = \frac{L_e}{EI} \begin{bmatrix}2 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{2}{3} & 0 \\ 1 & 0 & \frac{2}{3}\end{bmatrix}$$

$$\begin{split} A \ durumu: \quad \theta_A = 1; \theta_B = \delta_{AB} = \Delta_{AB} = 0 \,, \, di \$ \ y \ddot{u} k = 0 \\ B \ durumu: \quad \theta_B = 1; \theta_A = \delta_{AB} = \Delta_{AB} = 0 \,, \, di \$ \ y \ddot{u} k = 0 \end{split}$$



 $J_1=-1; \ J_2=-1; \ J_3=0 \qquad \qquad J_1=1; \ J_2=-1; \ J_3=0$

A durumu için;
$$[\delta].[X] = [J]; \frac{L_e}{EI} = \begin{bmatrix} 2 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{2}{3} & 0 \\ 1 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$X_1 = \frac{-2EI}{L_e}$$
, $X_2 = \frac{-3EI}{2L_e}$, $X_3 = \frac{3EI}{L_e}$ $m_{i\theta i} = -X_1 - X_2 = \frac{7EI}{2L_e}$

B durumu için;
$$[\delta].[X] = [J]; \frac{L_e}{EI} \begin{bmatrix} 2 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{2}{3} & 0 \\ 1 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1 \\ -1 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$X_{1} = \frac{2EI}{L_{e}}, X_{2} = \frac{-3EI}{2L_{e}}, X_{3} = \frac{-3EI}{L_{e}}$$
$$m_{i\theta j} = -X_{1} - X_{2} = -\frac{2EI}{L_{e}} + \frac{3EI}{2L_{e}} = -\frac{EI}{2L_{e}} \qquad m_{j\theta j} = X_{1} - X_{2} = \frac{2EI}{L_{e}} + \frac{3EI}{2L_{e}} = \frac{7EI}{2L_{e}}$$

Ankastrelik uç kuvvetleri (g + q) altında ;



Şekil 2.6.: Kırıklı çubuğun (g+q) yükleme durumu ve M_0 diyagramı

$$\begin{bmatrix} \delta \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} X \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} \delta_{i0} \end{bmatrix} = 0 \quad ; \quad \frac{L_e}{EI} \cdot \begin{bmatrix} 2 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{2}{3} & 0 \\ 1 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 3960 \\ -50 \\ 2475 \end{bmatrix} = 0 \quad ; \quad \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -495 \\ 75 \\ -297 \end{bmatrix}$$

$$M_{ij} = -X_1 - X_2 = 420 \text{ kNm}$$
, $M_{ji} = X_1 - X_2 = -570 \text{ kNm}$

$$N_{ij} = N_{ji} = \frac{1}{f} \cdot (X_3 - X_2 \cdot \frac{L_2 - L_1}{L}) = \frac{X_3}{f} = -594 \text{ kN}$$

C durumu ; $\Delta_{AB} = 1$, $\theta_A = \theta_B = \delta_{AB} = 0$, dış yük yok.



$$J_1 = 0$$
, $J_2 = -\frac{1}{f} \cdot \frac{L_2 - L_1}{L} = 0$, $J_3 = 1/f$

$$\frac{L_{e}}{EI} \begin{bmatrix} 2 & 0 & 1 \\ 0 & \frac{2}{3} & 0 \\ 1 & 0 & \frac{2}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_{1} \\ X_{2} \\ X_{3} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ \frac{1}{f} \end{bmatrix}, \qquad X_{1} = \frac{-3EI}{f L_{e}}, \quad X_{2} = 0, \quad X_{3} = \frac{6EI}{f L_{e}}$$

$$m_{A\Delta} = -X_1 - X_2 = \frac{3EI}{f L_e}$$

$$m_{B\Delta} = X_1 - X_2 = \frac{-3EI}{f L_e}$$

$$m_{B\Delta} = X_1 - X_2 = \frac{-3EI}{f L_e}$$

$$n_{B\Delta}^{AB} = \frac{1}{f} (X_3 - X_2 \frac{L_2 - L_1}{2}) = \frac{6EI}{f^2 L_e} = n_{A\Delta}$$

Tüm birim deplasman sabitleri;

$$m_{i\theta i} = \frac{7EI}{2Le} , \qquad m_{i\theta j} = \frac{-EI}{2Le} , \qquad m_{i\delta} = \frac{3EI}{2LeL}$$

$$m_{j\theta i} = \frac{-EI}{2Le} , \qquad m_{j\theta j} = \frac{7EI}{2Le} , \qquad m_{j\delta} = \frac{3EI}{2LeL}$$

$$t_{i\theta i} = \frac{3EI}{2LeL} , \qquad t_{i\theta j} = \frac{3EI}{2LeL} , \qquad t_{i\delta} = \frac{3EI}{2LeL^2}$$

$$t_{j\theta i} = \frac{3EI}{2LeL} , \qquad t_{j\theta j} = \frac{3EI}{2LeL} , \qquad t_{j\delta} = \frac{3EI}{2LeL^2}$$

$$t_{i\theta i} = \frac{m_{i\theta i} + m_{j\theta i}}{2L} , \qquad t_{j\theta j} = m_{i\delta} , \qquad t_{i\theta i} = t_{j\theta i} \qquad (2.3.)$$

Ön boyutlama için seçilen boyutlar ve atalet momentleri ;

Tüm kesitler sabit kesitlidir.



Şekil 2.7. : Kolonların, orta ve eğik kirişlerin boyutları

Kolon (40/70)

$$I = \frac{40x70^3}{12} = 0.0114 \text{ m}^4 = I$$

Orta ve Eğik Kiriş (40/90)

 $b = b_w + 0.2L_p = 160cm$ $L_p = 0.6x10 m = 6 m$

 $I = 0.04274 \ m^4 = 3.749 \ I$

Kirişlerin ağırlığı: 0.40 m. x 0.70 m x $2.5 \text{ t} / \text{m}^3 = 0.70 \text{ t} / \text{m} = 7 \text{ kN/m}$ Sol eğik kirişe gelen (g+q) = 6x(0.573 + 0.2) + 0.7 = 5.34 t / m = 53.4 kN/m Sağ eğik kirişe gelen (g+q) = 6x(0.573 + 0.4) + 0.7 = 6.54 t / m = 65.4 kN/m Orta kirişe gelen (g+q) = 6x(0.573 + 0.4) + 0.7 = 6.54 t / m = 65.4 kN/m



Şekil 2.8.: (g+q) yüklemesi altında sistemin özellikleri



Bilinmeyen : θ_2

Denklem : $\sum M_2 = M_{21} + M_{23} + M_{24} = 0$

 $M_{21} = \mathsf{M}_{21} + \theta_2.m_{2\theta 2}^{2\text{-}1} = -570 + \theta_2.\frac{7E(3.749I)}{2x11.18} = -570 + (1.1737EI)\theta_2$

$$M_{23} = M_{23} + \theta_2 \cdot m_{2\theta_2}^{2-3} = \frac{qL^2}{12} + (0.75EI)\theta_2 = 545 + (0.75EI)\theta_2$$

$$\begin{split} \mathbf{M}_{24} &= \theta_2.m_{2\theta2}^{2-4} = (\ 0.571 \text{EI}\)\ \theta_2 \\ -570 + \ (1.1737 \text{EI}) \theta_2 + 545 + (\ 0.75 \text{EI}\)\ \theta_2 + (\ 0.571 \text{EI}\)\ \theta_2 = 0 \\ \theta_2 &= 1.002\ /\ \text{EI} \end{split}$$

 $M_{12}\,{=}\,\,\text{M}_{12}\,{+}\,\theta_2.m_{2\theta\,2}^{_{1-2}}\,\,{=}\,\,418.3$ (-418.3 kNm)

- $$\begin{split} M_{21} &= -570 + (1.002/EI).1.1737EI = -558.2 \text{ kNm} \\ M_{23} &= 545 + (1.002/EI).0.75EI = 552.5 (-552.5 \text{ kNm}) \\ M_{32} &= -552.5 \text{ kNm} \\ M_{24} &= (1.002/EI).0.571EI = 5.7 \text{ kNm} \end{split}$$
- $M_{42}\!=\!(1.002/EI~).0.571EI~\!/2=2.85$ (2.85 kNm)

4-1 Elemanı :







 $Ax = -N_{ij} = 594.4 \text{ kN}$

 $-418.3 + 20 \text{ Ay} - 534 \text{x} 15 - 654 \text{x} 5 + 558.2 = 0 \quad \ \ ; \quad \text{Ay} = 557 \text{ kN}$



 $557 \ge 10 - 594.4 \ge 5 - 418.3 - 534 \ge 5 - M = 0$; M = -490.3 kNm



N₃ = - (532 + 249) = -781 kN

 $T_3 = + (498.5 - 265.7) = 232.8 \text{ kN}$



534 + 654 = 557 + R; R= 631 kN

T $_{13} = 265.7 - 564.75 = -299$ kN

N ₁₃ = - 532 - 282.2 = - 814.1 kN







 $\begin{array}{l} 498.8 + 11.18 \ T + 534 x5 - 418.3 = 0 \\ T = - 246 \ kN \\ x = 5.437 \ m \end{array}$

$$M_{A,CIKLIK} = -418.3 + 232.8(\frac{5.437}{2})$$
$$= 214.5 \text{ kNm}$$

11.18T - 490.3 -654x5 + 558.2=0 T = 286.4 kN x = 5.47 m

$$M_{ACIKLIK} = -490.3 + 286.4(\frac{5.47}{2})$$
$$= 293 \text{ kNm}$$

Düğüm noktası 1 'de yatay ve düşey denge denklemleriyle;



Şekil 2.9.: Düğüm noktası 1'in denge durumu

 $\cos \alpha = 0.89445$; $\sin \alpha = 0.447$

 $814 \ge 0.447 + 299 \ge 0.89445 + 327 + N_{41} = 0$

N ₄₁ = - 958.3 kNm

N $_{12} + 814 \ge 0.89445 - 299 \ge 0.447 - 1.2 = 0$

N $_{12}$ = - 593.2 kNm



246 x 0.89445 + 0.447 x N $_3$ + 286.4 x 0.89445 + 0.447 x N $_1$ = 0

N $_3 + N _1 = -1065.34 \text{ kN}$

246 x 0.447 - 286.4 x 0.447 - 0.89445 x N 3 + 0.89445 x N 1 = 0

 $N_1 - N_3 = 20.19$

N $_{1}$ = -522.6 kN ; N $_{3}$ = -542.74 kN







N (kN)



T (kN)

Şekil 2.10. : (g+q) yüklemesi altında M, N, T diyagramları

Seçilen kesitlerin tahkiki; [2]

Orta kiriş açıklıkta;

Msd = Md + Nd*e b = 160, bw = 40, d = 86

e = 0,55 m

Md = 1,45*264,9 = 384 kNm

Nd = 1,45*593,2 = 860,14 kN

Msd = 857,08 kNm

$$K = \frac{1,6^*0,86^2}{857,08} = 138,07....ks = 2,85, kx = 0,107$$

$$x = kx * d = 0,107*86 = 9,2 < 20$$
 (dikdörtgen kesit hesabı)

$$A_{s} = \frac{k_{s} \cdot M_{sd}}{d} - \frac{N_{d}}{f_{yd}} = 4,84 \text{ cm}^{2}$$
$$As_{min} = b_{w} \cdot d \cdot \left(0,8*\frac{f_{ctd}}{f_{yd}}\right) = 40*86*0,0025 = 8,6 \text{ cm}^{2}$$

 $\rho = \rho_{min}.....tamam$

Orta kiriş mesnette;

Msd = Md + Nd*e b = 40, d = 86 e = 0,27 m Md = 1,45*552,6 = 801,27 kNm Nd = 1,45*593,2 = 860,14 kN Msd = 1033,5 kNm

$$K = \frac{0,4^{*}0,86^{2}}{1033,5} = 28,63...ks = 3,21, kx = 0,36$$

x = kx * d = 0.36*86 = 30.9 < 70 (dikdörtgen kesit hesabı)

$$A_{s} = \frac{k_{s} \cdot M_{sd}}{d} - \frac{N_{d}}{f_{yd}} = 15,01 \, \text{cm}^{2}$$

$$\rho = \frac{As}{bw.d} \ge \rho_{min} = 0.8 \frac{f_{ctd}}{f_{yd}}$$

BS25 ve BÇ III için; $f_{ctd} = 1.15 \text{ N/mm}^2$; $f_{yd} = 365 \text{ N/mm}^2$

$$\frac{15.01}{40x86} = 4.36x10^{-3} > 0, 8\frac{1.15}{365} = 2.52x10^{-3}....tamam, \quad \rho_{max} = \%2....tamam$$

Sol eğik kiriş açıklıkta;

Msd = Md + Nd*e
$$b = 160$$
, $bw = 40$, $d = 86$
 $e = 0,55 \text{ m}$
Md = 1,45*214,5 = 311 kNm
Nd = 1,45*666,8 = 966,86 kN
Msd = 842,77 kNm
K = $\frac{1,6*0,86^2}{842,77} = 140,4$ ks = 2,84, kx = 0,009
x = kx * d = 0,009*86 = 8,5 < 20 (dikdörtgen kesit hesabi)
A_s = $\frac{k_s.M_{sd}}{d} - \frac{N_d}{f_{yd}} = 1,34 \text{ cm}^2$
As_{min} = b_w.d. $\left(0,8*\frac{f_{ctd}}{f_{yd}}\right) = 40*86*0,0025 = 8,6 \text{ cm}^2$

 $\rho = \rho_{min}$tamam

Sol eğik kiriş sol mesnette;

$$\begin{split} \text{Msd} &= \text{Md} + \text{Nd*e} \qquad b = 40 \text{, } d = 86 \\ \text{e} &= 0,27 \text{ m} \\ \text{Md} &= 1,45*418,3 = 606,54 \text{ kNm} \\ \text{Nd} &= 1,45*781 = 1132,45 \text{ kN} \\ \text{Msd} &= 912,3 \text{ kNm} \\ \text{K} &= \frac{0,4*0,86^2}{912,3} = 32,43 \dots \text{ks} = 3,14 \text{ ; } \text{ kx} = 0,316 \\ \text{x} &= \text{kx} * \text{d} = 0,316*86 = 27,18 < 70 \text{ (dikdörtgen kesit hesab1)} \\ \text{A}_{s} &= \frac{\text{k}_{s}.\text{M}_{sd}}{\text{d}} - \frac{\text{N}_{d}}{\text{f}_{yd}} = 2,28 \text{ cm}^{2} \\ \text{As}_{min} &= b_{w}.\text{d.0}, 8.\left(\frac{\text{f}_{ctd}}{\text{f}_{yd}}\right) = 40*86*0,00252 = 8,67 \text{ cm}^{2} \\ \rho &= \rho_{min} \dots \text{tamam} \end{split}$$

Sol eğik kiriş sağ mesnette;

Msd = Md + Nd*e
b = 40, d = 86
e = 0,27 m
Md = 1,45*490,3 = 710,94 kNm
Nd = 1,45*552,6 = 801,27 kN
Msd = 927,28 kNm
K =
$$\frac{0,4*0,86^2}{927,28}$$
 = 31,9ks = 3,17 ; kx = 0,333
x = kx * d = 0,333*86 = 28,64< 70 (dikdörtgen kesit hesabi)
A_s = $\frac{k_s.M_{sd}}{d} - \frac{N_d}{f_{yd}} = 12,22 \text{ cm}^2$
 $\frac{12.22}{40x86} = 3.55x10^3 > 0,8.\frac{1.15}{365} = 2.52x10^3.....tamam, \rho_{max} = %2....tamam$

Sağ eğik kiriş açıklıkta;

$$\begin{split} \text{Msd} &= \text{Md} + \text{Nd*e} \qquad b = 160 \text{, } bw = 40 \text{, } d = 86 \\ e &= 0,55 \text{ m} \\ \text{Md} &= 1,45*293 = 424,85 \text{ kNm} \\ \text{Nd} &= 1,45*678,57 = 983,93 \text{ kN} \\ \text{Msd} &= 966,01 \text{ kNm} \\ \text{K} &= \frac{1,6*0,86^2}{966,01} = 122,5 \dots \text{ks} = 2,86 \text{ ; } \text{kx} = 0,115 \\ \text{x} &= \text{kx} * d = 0,115*86 = 9,89 < 20 \text{ (dikdörtgen kesit hesabi) } \\ \text{A}_s &= \frac{\text{k}_s \cdot \text{M}_{sd}}{d} - \frac{\text{N}_d}{f_{yd}} = 5,17 \text{ cm}^2 \\ \text{As}_{min} &= b_w \cdot d \cdot \left(0,8*\frac{f_{ctd}}{f_{yd}}\right) = 40*86*0,0025 = 8,6 \text{ cm}^2 \\ \rho &= \rho_{min} \dots \text{tamam} \end{split}$$

Sağ eğik kiriş sol mesnette;

 $\label{eq:msd} \begin{array}{ll} Msd = Md + Nd^{*}e & b = 40 \ , \ d = 86 \\ e = 0,27 \ m \\ Md = 1,45^{*}490,3 = 711 \ kNm \\ Nd = 1,45^{*}542,74 = 786,97 \ kN \end{array}$
Msd = 923,48 kNm

$$K = \frac{0,4*0,86^2}{923,48} = 32,04...ks = 3,06 ; kx = 0,261$$

x = kx * d = 0,261*86 = 22,45 < 70 (dikdörtgen kesit hesabı)

$$A_{s} = \frac{K_{s} \cdot M_{sd}}{d} - \frac{N_{d}}{f_{yd}} = 11,30 \text{ cm}^{2}$$

$$\frac{11.30}{40x86} = 3.28x10^{-3} > 0, 8. \frac{1.15}{365} = 2.52x10^{-3}.....tamam$$

Sağ eğik kiriş sağ mesnette;

$$\begin{split} \text{Msd} &= \text{Md} + \text{Nd*e} \qquad b = 40 \text{ , } d = 86 \\ \text{e} &= 0,27 \text{ m} \\ \text{Md} &= 1,45*558,2 = 809,39 \text{ kNm} \\ \text{Nd} &= 1,45*814,4 = 1180,88 \text{ kN} \\ \text{Msd} &= 1128,23 \text{ kNm} \\ \text{K} &= \frac{0,4*0,86^2}{1128,23} = 26,22 \dots \text{ks} = 3,27 \text{ ; } \text{ kx} = 0,4 \\ \text{x} &= \text{kx} * d = 0,4*86 = 34,4 < 70 \text{ (dikdörtgen kesit hesab1)} \\ \text{A}_{s} &= \frac{k_{s}.M_{sd}}{d} - \frac{N_{d}}{f_{yd}} = 10,54 \text{ cm}^{2} \\ \frac{10.54}{40x86} &= 3.06x10^{-3} > 0.8\frac{1.15}{365} = 2.52x10^{-3} \dots \text{tamam} \text{ , } \rho_{\text{max}} = \%2 \dots \text{tamam} \end{split}$$

Kolon kesitinde ;

Kolon 40x70 ; h = 70 cm > 40 cm olduğu için gövde donatısı da koyulacaktır.

N = 1.45 x - 958 kN = -1389.1 kN

M = 1.45 x 5.7 kNm = 8.265 kNm

$$n = \frac{N}{b.h.f_{cd}}$$
; $m = \frac{M}{b.h^2.f_{cd}}$ (2.5.)

$$n = \frac{1389.1 \text{kN}}{0.4 \text{x} 0.7 \text{x} 17000} = 0.292$$

$$w = 0.14$$

$$m = \frac{8.265 \text{kNm}}{0.4 \text{x} 0.7^2 \text{x} 17000} = 0.00248 \approx 0$$

$$A_{s1} = A_{s2} = w.\frac{\text{b.h}}{(f_{yd}/f_{cd})}$$

$$= 0.14 \text{x} \frac{40 \text{x} 70}{(365/17)} = 18.26 \text{cm}^2$$

Gövde donatısı = Ag = As / 3 = 6.28 cm²
Toplam donatı = 18.85 \text{x} 2 + 6.79 \text{ x} 2 = 51.28 \text{ cm}^2

Pursantaj =
$$\frac{51.28}{40x70} = \%1.8$$
 (1 < 1.8 < 4)tamam

2.3. Kesin Hesaplar

Bu bölümde önboyutlandırma sonunda elde edilen kesitler esas alınarak kesin hesap yapılmıştır. Çeşitli yükleme durumları için farklı hesap yöntemleri kullanılmış ve kesitler taşıma gücü ilkesine göre donatılandırılmışlardır.

2.3.1. Yapı yükleri için hesap

Yapı yükleri için Matris Deplasman yöntemi kullanılmıştır. Dış etkilerden oluşan uç kuvvetlerinin ve uç deplasmanlarının belirlenmesi için bunların sağlamaları gereken,

- a. Denge koşullarından,
- b. Geometrik uygunluk koşullarından,
- c. Malzemeye ait deformasyon-iç kuvvet bağıntılarından faydalanılır.

Matris deplasman yöntemlerinde, önce sistemin uç deplasman durumu geometrik uygunluk koşullarını sağlayan birbirinden lineer olarak bağımsız uç deplasman durumlarının lineer kombinezonu olarak ifade edilir. Daha sonra, bu bağıntıda bulunan ve sistemin geometrik serbestlik derecesine eşit sayıdaki bilinmeyen katsayılar, denge şartları ve deformasyon–iç kuvvet bağıntıları yardımı ile belirlenerek sistemin uç deplasman durumu elde edilir. Denge şartları ile deformasyon–iç kuvvet bağıntılarından faydanılarak uç deplasmanlarına bağlı olan uç kuvvetleri de bulunup hesap tamamlanmış olur.[4]

Bu problemde, sistem ve dış yük simetrik olduğundan sistemin yarısı ile hesap yapılacaktır. Simetrik çözümde hesaba katılacak kısım Şekil 2.13.'de gösterilmiştir.

Çerçeve kirişine aktarılan yükler ; 41.4 kN/m olarak hesaplanmıştır. Tüm sistem Şekil 2.11.'de gösterilmiştir.



Şekil 2.11. Sistem ve Ortak Eksen Takımı

Bir düğüm noktasında birleşen çubukların uç deplasmanlarının ortak bir eksen üzerindeki izdüşümleri, geometrik uygunluk koşulları nedeniyle birbirine eşittir. Bu nedenle, düğüm noktalarında ortak bir eksen takımı seçilerek çubukların kendi eksenlerine göre belirlenen eleman rijitlik matrisleri bu ortak eksende ifade edilmelidir. Ortak eksen '...x ' indisi ile gösterilmek üzere, çubuk eksenlerine göre belirlenmiş eleman rijitlik matrislerini ortak eksene döndürmek için ;

$$[k]_{i_{x\,i_{x}}} = [T]_{i}[k]_{i_{i}}[T]_{i}^{T} \qquad ; \qquad [k]_{i_{x\,j_{x}}} = [T]_{i}[k]_{i_{j}}[T]_{j}^{T} \qquad (2.5.)$$

bağıntıları kullanılır. Burada $[T]_i$ ve $[T]_j$ sırasıyla çubuğun i ve j uçlarına ait ortagonal dönüştürme matrislerini göstermektedir.



Şekil 2.12. Simetrik çözümde hesaba alınacak kısım Ankastrelik Momentleri ; $M_{31} = 338,33 \text{ kNm}$; $M_{13} = -338,33 \text{ kNm}$; $N_{31} = -406 \text{ kN}$; $N_{13} = -406 \text{ kN}$ $M_{14} = 0 \text{ kNm}$; $M_{41} = 0 \text{ kNm}$ $M_{12} = 41.4x100 / 12 = 345 \text{ kNm}$; $M_{21} = -345 \text{ kNm}$

Rijitlik Matrisleri:

 $\underline{3-1}\ \underline{cubu\underline{y}}u: \qquad i=3$, j=1 , $\ \beta_i=180$, $\beta_j=0$



 $EI = 3 \times 10^7 \text{ kN/m}^2 \times 3.749 \times 0.0114 \text{ m}^4 = 1282158 \text{ kNm}^2$

$$m_{101} = m_{303} = \frac{7EI}{2L_{e}} = 401391.1449$$
$$m_{301} = m_{103} = -\frac{EI}{2L_{e}} = -57341.59213$$

$$t_{1\theta1} = t_{3\theta1} = t_{3\theta3} = t_{1\theta3} = m_{1\delta} = m_{3\delta} = \frac{3EI}{2L_eL} = 17202.47764$$

$$n_{3\theta 3} = n_{1\theta 3} = n_{3\theta 1} = n_{1\theta 1} = \frac{3EI}{L_e f} = 68809.91056$$

$$m_{1\Delta} = -\frac{3EI}{f.L_e} = -68809.91056$$
 $m_{3\Delta} = \frac{3EI}{f.L_e} = 68809.91056$

$$n_{1\Delta} = n_{3\Delta} = \frac{6EI}{L_e f^2} = 27523.96422$$

$$t_{1\delta} = t_{3\delta} = \frac{3EI}{2L_eL^2} = 1720.247764$$

$$\begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_i = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -\cos\beta i & \sin\beta i \\ 0 & -\sin\beta i & -\cos\beta i \end{bmatrix} ; \quad \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{i \times i \times} = \begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_i \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{ii} \begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_i^T ; \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{ixjx} = \begin{bmatrix} T \end{bmatrix}_i \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{ij} \begin{bmatrix} T \end{bmatrix}_j^T$$

$$\begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_i = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_j = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{T}_2 \end{bmatrix}_i^{\mathrm{T}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} \mathbf{T}_2 \end{bmatrix}_j^{\mathrm{T}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{k}_{33} = \begin{bmatrix} 401391.1449 & 68809.91056 & 17202.47764 \\ 68809.91056 & 27523.96422 & 0 \\ 17202.47764 & 0 & 1720.247764 \end{bmatrix}$$

$$k_{3x3x} = \begin{bmatrix} 401391.1449 & -68809.91056 & -17202.47764 \\ -68809.91056 & 27523.96422 & 0 \\ -17202.47764 & 0 & 1720.247764 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{k}_{1x3x} = \begin{bmatrix} -57431.59213 & 68809.91056 & -17202.47764 \\ 68809.91056 & -27523.96422 & 0 \\ 17202.47764 & 0 & -1720.24776 \end{bmatrix}$$

 $\mathbf{k}_{3x1x} = \mathbf{k}_{1x3x}^{\mathrm{T}}$

	-57431.59213	68809.91056	17202.47764
$k_{3x1x} =$	68809.91056	-27523.96422	0
	_17202.47764	0	-1720.24776

	401391.1449	-68809.91056	17202.47764
$k_{1x1x} =$	-68809.91056	+27523.96422	0
	+17202.47764	0	+1720.24776

 $\mathbf{k}^{31} = \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{3x3x} & \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{3x1x} \\ \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x3x} & \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x1x} \end{bmatrix}$

401391.1449	-68809.91056	-17202.47764	-57341.59213	68809.91056	17202.47764
-68809.91056	27523.96422	0	68809.91056	-27523.96422	0
-17202.47764	0	1720.247764	-17202.47764	0	-1720.247764
-57341.59213	68809.91056	-17202.47764	401391.1449	-68809.91056	17202.47764
68809.91056	-27523.96422	0	-68809.91056	27523.96422	0
17202.47764	0	-1720.247764	17202.47764	0	1720.247764

 $\underline{\text{4-1 eleman1:}}: \qquad i=4 \ , \ j=1 \ , \ \beta_i=270 \ , \ \beta_j=90$

$$j = 1$$

$$I \mid L = 7 m$$

$$i = 4$$

 $EI = 3 \times 10^{-7} \text{ kN/m}^2 \times 0.0114 = 342000$

 $EF = 3 \times 10^{-7} \text{ kN/m}^2 \times 0.7 \times 0.4 = 8400000$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{T}_2 \end{bmatrix}_i^{\mathrm{T}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} \qquad ; \qquad \begin{bmatrix} \mathbf{T}_2 \end{bmatrix}_j^{\mathrm{T}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

$$[k]_{i_{xix}} = [T_2]_i [k]_{ii} [T_2]_i^T ; [k]_{i_{xjx}} = [T]_i [k]_{i_{j}} [T]_j^T$$
(2.6.)

$$\begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{4_{x\,4_x}} = \begin{bmatrix} \frac{4EI}{L} & \frac{-6EI}{L^2} & 0 \\ \frac{-6EI}{L^2} & \frac{12EI}{L^3} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{EF}{L} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 195428.5714 & -41877.55102 & 0 \\ -41877.55102 & 11965.01458 & 0 \\ 0 & 0 & 1200000 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{4x1x} = \begin{bmatrix} \frac{2EI}{L} & \frac{6EI}{L^2} & 0\\ \frac{-6EI}{L^2} & \frac{-12EI}{L^3} & 0\\ 0 & 0 & \frac{-EF}{L} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 97714.2857 & 41877.55102 & 0\\ -41877.55102 & -11965.01458 & 0\\ 0 & 0 & -1200000 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1 \times 4 \times} = \begin{bmatrix} \frac{2EI}{L} & \frac{-6EI}{L^2} & 0\\ \frac{6EI}{L^2} & \frac{-12EI}{L^3} & 0\\ 0 & 0 & \frac{-EF}{L} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 97714.2857 & -41877.55102 & 0\\ 41877.55102 & -11965.01458 & 0\\ 0 & 0 & -1200000 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1 \times 1 \times} = \begin{bmatrix} \frac{4EI}{L} & \frac{6EI}{L^2} & 0\\ \frac{6EI}{L^2} & \frac{12EI}{L^3} & 0\\ 0 & 0 & \frac{EF}{L} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 195428.5714 & 41877.55102 & 0\\ 41877.55102 & 11965.01458 & 0\\ 0 & 0 & 1200000 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{k}_{14} = \begin{bmatrix} \mathbf{k}_{1 \times 1 \times} & \mathbf{k}_{1 \times 4 \times} \\ \mathbf{k}_{4 \times 1 \times} & \mathbf{k}_{4 \times 4 \times} \end{bmatrix}$$

195428.5714	41877.55102	0	97714.2857	-41877.55102	0
41877.55102	11965.01458	0	41877.55102	-11965.01458	0
0	0	1200000	0	0	-1200000
97714.2857	41877.55102	0	195428.5714	-41877.55102	0
-41877.55102	-11965.01458	0	-41877.55102	11965.01458	0
0	0	-1200000	0	0	1200000

4 – 4' elemanında ; (fiktif çubuk)

 $R_{\theta} = I x c = \frac{1.4 x 2.6^3}{12} x 50000 = 102526.667 \text{ kNm}$

	$\left[\mathbf{R}_{\boldsymbol{\theta}} \right]$	0	0		102526.667	0	0
$k_{44'} =$	0	0	0	= k _{44'} =	0	0	0
	0	0	0		0	0	0

$$\begin{bmatrix} T_{2} \end{bmatrix}_{i} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} T_{2} \end{bmatrix}_{i}^{T} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{k}_{44'} = \mathbf{k}_{4x4'x} = \begin{bmatrix} 102526.667 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\frac{1-2 \text{ elemanında}}{i=1} \quad i=1 \quad , \quad j=2 \quad , \quad \beta_i = 180 \quad , \quad \beta_j = 0$$
$$i=1 \quad \underbrace{-10 \quad m}_{L=10 \quad m} \quad j=2$$

 $EI = 1282158 \text{ kNm}^2$; $EF = 3 \times 10^7 \times 0.6 \text{ m}^2 = 18000000$

Simetrik olarak çözülecek yatay çubuğun rijitlik matrisinde ;

$$k_{ixix} = \begin{bmatrix} \frac{2EI}{L} & 0 & 0\\ 0 & \frac{2EF}{L} & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

$$\mathbf{k}_{1x1x} = \begin{bmatrix} \frac{2\mathrm{EI}}{\mathrm{L}} & 0 & 0\\ 0 & \frac{2\mathrm{EF}}{\mathrm{L}} & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 256431.6 & 0 & 0\\ 0 & 3600000 & 0\\ 0 & 0 & 0 \end{bmatrix}$$

Simetrik çözüm yapıldığında 2 tane düğüm noktası var ; 1 ve 4 düğüm noktaları. Sistem rijitlik matrisi de 1 ve 4 düğüm noktaları üzerine oluşturulacaktır.

$$\mathbf{S} = \begin{bmatrix} \sum k_{1x1x} & \sum k_{1x4x} \\ \sum k_{4x1x} & \sum k_{4x4x} \end{bmatrix}$$

			1		4
		853251,3163	-26932,35954	17202,4776	97714,2857
	1	-26932,35954	3639488,979	0	41877,55102
S =		17202,47764	0	1201720,25	0
	4	97714,2857	41877,55102	0	297955,2384

Ortak eksen takımında yükleme matrisleri ;

Yükleme matrisi tayin edilirken , önce her çubuk için, çubukların özel eksenlerine ait $[P_0]_{i,j}$ yükleme matrisleri elde edilir.

Bu matrisler;

$$[P_0]_{ix} = [T_2]_i [P_0]_i \qquad ; \qquad [P_0]_{jx} = [T_2]_j [P_0]_j \qquad (2.7.)$$

çarpımları ile ortak koordinat sistemine dönüştürülür.

Matrisler , kolon matriste yerlerine koyularak $[P_0]$ yükleme matrisi oluşturulur. Ortak koordinat eksenlerinin her düğüm noktasında paralel olması halinde;

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{ix} = \begin{bmatrix} P10 \\ -P50\cos\beta + P60\sin\beta \\ -P50\sin\beta - P60\cos\beta \end{bmatrix} \text{ ve } \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{jx} = \begin{bmatrix} P20 \\ P30\cos\beta - P40\sin\beta \\ P30\sin\beta + P40\cos\beta \end{bmatrix}$$

olarak hesaplanabilirler.

$\frac{3-1 \text{ ELEMANI}}{\text{Lx} = 20 \text{ m}, \text{Ly} = 0, \beta = 0}$



Şekil 2.13. 3-1 Elemanı uç kuvvetleri

$$\begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_i = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_j = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

 $P_{60} = \text{-} \; P_{40} = \; 41.4{\times}20 \; / \; 2 = 414 \; kN$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_3 = \begin{bmatrix} 338, 33 \\ -406 \\ 414 \end{bmatrix} ; \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_1 = \begin{bmatrix} -338, 33 \\ -406 \\ -414 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{3x} = \begin{bmatrix} 338, 33 \\ 406 \\ -414 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -338, 33 \\ -406 \\ -414 \end{bmatrix}$$

$$\frac{1-2 \text{ ELEMANI:}}{\left[T_{2}\right]_{i}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} ; \qquad \left[T_{2}\right]_{j} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$
$$P_{60} = -P_{40} = 41.4 \times 10 / 2 = 207 \text{ kN}$$
$$\left[P_{0}\right]_{1} = \begin{bmatrix} 345 \\ 0 \\ 207 \end{bmatrix} ; \qquad \left[P_{0}\right]_{2} = \begin{bmatrix} -345 \\ 0 \\ -207 \end{bmatrix}$$
$$\left[P_{0}\right]_{1x} = \begin{bmatrix} 345 \\ 0 \\ -207 \end{bmatrix} ; \qquad \left[P_{0}\right]_{2x} = \begin{bmatrix} -345 \\ 0 \\ -207 \end{bmatrix}$$

4 -1 elemanı üzerinde yayılı yük bulunmadığından , bu elemana ait yükleme matrisi sıfırdır.

Elemanlar için elde edilen rijitlik ve yükleme matrisleri ile düğüm noktalarında yazılan denge denklemleri sonucunda elde edilen lineer denklem takımının katsayılar

matrisi (sistem rijitlik matrisi , [S]) ve sabitler vektörü (sistem yükleme matrisi, $[p_0]$) aşağıda verilmiştir. Bu lineer denklem takımı statik denge halinde şu hali alır ;

$$[S][d] + [p_0] = [q]$$
(2.8.)

			1		4
		853251,3163	-26932,35954	17202,4776	97714,2857
	1	-26932,35954	3639488,979	0	41877,55102
S =		17202,47764	0	1201720,25	0
	4	97714,2857	41877,55102	0	297955,2384

Burada özel bir hal olarak düğüm noktalarına her hangi bir yük etkimediği için [q] = 0 dır.

Bu durumda (2.8.) eşitliği ;

$$[p_0] = \left[\sum_{\sum P_{01x}} P_{04x}\right] = \left[\begin{array}{c} 6,67\\-406\\-621\\0\\0\\0\\0\end{array}\right]$$

$$[S][d]+[p_0]=[0]$$

halini alır. Lineer denklem takımının çözümü halinde düğüm noktalarının yerdeğiştirme bileşenleri elde edilir. [d] matrisi ile temsil edilen söz konusu yerdeğiştirmeler ;

	-1,34255E-5	θ_1
d _{1X}	0,000111585	X_1
	0,000516951	\mathbf{Y}_1
	-1,12803E-5	θ_4
d $_{4\mathrm{X}}$	0	X_4
	0	Y ₄

olarak bulunmuştur. Uç kuvvetleri düğüm noktalarının yerdeğiştirmelerine ve yükleme matrislerine bağlı olarak;

$$[\mathbf{P}]_{ix} = [\mathbf{k}]_{ixix} [\mathbf{d}]_{ix} + [\mathbf{k}]_{ixjx} [\mathbf{d}]_{jx} + [\mathbf{P}_0]_{ix}$$
(2.9.)
$$[\mathbf{P}]_i = [\mathbf{T}]_i^T [\mathbf{P}]_{ix}$$

bağıntıları ile hesaplanabilir.

<u>3 – 1 elemanında ;</u>

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{3x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{3x1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} \mathbf{P}_0 \end{bmatrix}_{3x} = \begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{3x} = \begin{bmatrix} 17.34 \\ -3.99 \\ -0.66 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 338.33 \\ 406 \\ -414 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 355.67 \\ 402 \\ -406.66 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{3} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 355.67 \\ 402 \\ -406.66 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 355.67 \\ -402 \\ 406.66 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} \mathbf{P}_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -4.17 \\ 3.99 \\ 0.66 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -338.33 \\ -406 \\ -414 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -342.5 \\ -402 \\ -413.34 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -342.5 \\ -402 \\ -413.34 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -342.5 \\ -402 \\ -413.34 \end{bmatrix}$$

<u>1 – 2 elemanında :</u>

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} \mathbf{P}_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -3.44 \\ 401.7 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 345 \\ 0 \\ -207 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 341.56 \\ 401.7 \\ -207 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 341.56 \\ 401.7 \\ -207 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 341.56 \\ -401.7 \\ 207 \end{bmatrix}$$

<u>4 – 1 elemanında ;</u>

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x4x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} + \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -1.10 \\ -0.47 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 2.05 \\ 0.77 \\ 620.34 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0.95 \\ 0.30 \\ 620.34 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 0.95 \\ 0.30 \\ 620.34 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0.95 \\ -620.34 \\ 0.30 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{4x4x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} + \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{4x1x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} -2.20 \\ 0.47 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 3.36 \\ -0.77 \\ -620.34 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1.16 \\ -0.30 \\ -620.34 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{4} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1.16 \\ -0.30 \\ -620.34 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1.16 \\ -620.34 \\ 0.30 \end{bmatrix}$$

Uç kuvvetlerine bağlı olarak elde edilen M, N, T kesit tesirleri diyagramları Şekil 2.14' te verilmişlerdir.











Şekil 2.14. Sabit yükler için M, N, T diagramları

2.3.2. P1 ve P2 ilave yükleri için hesap

Sistemin ilave yüklere göre hesabı da önceki kısımda kullanılan Matris Deplasman Yöntemi ile yapılacaktır. Sistem simetrik, yüklemeler de simetrik olduğu için sistemin yarısı ile hesap yapılacaktır. Sistem ve yükleme durumu Şekil 2.15'de gösterilmiştir. P_1 ve P_2 yükleri aynı anda etkimektedir.



Şekil 2.15. Sistem ve Yükleme Durumu

Simetrik yükleme için kullanılacak [S] rijitlik matrisi , yapı yükleri için hesap edilenle aynıdır.



Şekil 2.16. Simetrik çözümde hesaba alınacak kısım

Ankastrelik Momentleri;

 $M_{31} = 75 \text{ kNm}$; $M_{13} = -225 \text{ kNm}$; $N_{31} = -180 \text{ kN}$; $N_{13} = -180 \text{ kN}$ $M_{14} = 0 \text{ kNm}$; $M_{41} = 0 \text{ kNm}$

 $M_{12}\!=24\;x100\;/\;12=200\;kNm$; $\ M_{21}\!=$ - $200\;kNm$

$$\mathbf{S} = \begin{bmatrix} \sum k_{1x1x} & \sum k_{1x4x} \\ \sum k_{4x1x} & \sum k_{4x4x} \end{bmatrix}$$

4

		853251,3163	-26932,35954	17202,4776	97714,2857
	1	-26932,35954	3639488,979	0	41877,55102
S =		17202,47764	0	1201720,25	0
	4	97714,2857	41877,55102	0	297955,2384

1

Elemanların çubuk ve ortak eksen takımlarına göre rijitlik matrisleri önceki kısımda verilmiştir.

Ortak eksen takımında yükleme matrisleri ve (2.8.) bağıntısındaki $[P_0]$ sistem yükleme matrisleri ;

3-1 ELEMANI

Lx = 20 m, Ly = 0, $\beta = 0$

$$\begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_i = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} T_2 \end{bmatrix}_j = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix}$$

$$P_{60} = ((12 \times 10 \times 15) + (24 \times 10 \times 5)) / 20 = 150 \text{ kN}$$
$$P_{40} = -((12 \times 10 \times 5) + (24 \times 10 \times 15)) / 20 = -210 \text{ kN}$$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_3 = \begin{bmatrix} 75 \\ -180 \\ 150 \end{bmatrix} ; \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_1 = \begin{bmatrix} -225 \\ -180 \\ -210 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{3x} = \begin{bmatrix} 75 \\ 180 \\ -150 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -225 \\ -180 \\ -210 \end{bmatrix}$$

1 – 2 ELEMANI: Lx = 10 m , Ly = 0 ,
$$\beta = 0$$

 $P_{60} = -P_{40} = 24 \times 10 / 2 = 120 \text{ kN}$ $P_{10} = -P_{20} = 24 \times 100 / 12 = 200 \text{ kN}$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_1 = \begin{bmatrix} 200 \\ 0 \\ 120 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} -200 \\ 0 \\ -120 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P}_{0} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} 200 \\ 0 \\ -120 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} \mathbf{P}_{0} \end{bmatrix}_{2x} = \begin{bmatrix} -200 \\ 0 \\ -120 \end{bmatrix}$$

4 -1 elemanı üzerinde yayılı yük bulunmadığından , bu elemana ait yükleme matrisi sıfırdır.

Elemanlar için elde edilen rijitlik ve yükleme matrisleri ile düğüm noktalarında yazılan denge denklemleri sonucunda elde edilen lineer denklem takımının katsayılar matrisi (sistem rijitlik matrisi , [S]) ve sabitler vektörü (sistem yükleme matrisi, $[p_0]$) aşağıda verilmiştir. Bu lineer denklem takımı bağıntı 2.10'da verildiği gibidir.

$$[S][d] + [p_0] = [q]$$
(2.10)

			1		4
		853251,3163	-26932,35954	17202,4776	97714,2857
	1	-26932,35954	3639488,979	0	41877,55102
S =		17202,47764	0	1201720,25	0
	4	97714,2857	41877,55102	0	297955,2384

Burada özel bir hal olarak düğüm noktalarına her hangi bir yük etkimediği için [q] = 0 dır. Bu durumda (2.10) eşitliği ;

$$[p_0] = \left[\sum_{\sum P_{04x}}^{\sum P_{01x}}\right] = \left[\begin{array}{c} -25\\ -180\\ 330\\ 0\\ 0\\ 0\\ 0 \end{array}\right]$$

$$[S][d]+[p_0]=[0]$$

halini alır. Lineer denklem takımının çözümü halinde düğüm noktalarının yerdeğiştirme bileşenleri elde edilir. [d] matrisi ile temsil edilen söz konusu yerdeğiştirmeler ;

	2.71669E-5	θ_1
d _{1X}	4.98416E-05	X_1
	0,000274217	Y ₁
	-1.59146E-05	θ_4
d _{4X}	0	X_4
	0	Y_4

olarak bulunmuştur. Uç kuvvetleri düğüm noktalarının yerdeğiştirmelerine ve yükleme matrislerine bağlı olarak bağıntılarına (2.9) göre bulunmuştur.

<u>3 – 1 elemanında ;</u>

$$\left[\mathbf{P} \right]_{3x} = \left[\mathbf{k} \right]_{3x1x} \left[\mathbf{d} \right]_{1x} + \left[\mathbf{P}_0 \right]_{3x} = \left[\mathbf{P} \right]_{3x} = \begin{bmatrix} 6.589 \\ 0.498 \\ -0.939 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 75 \\ 180 \\ -150 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 81.59 \\ 180.5 \\ -150.94 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{3} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 81.59 \\ 180.5 \\ -150.94 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 81.59 \\ -180.5 \\ 150.94 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} \mathbf{P}_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} 12.192 \\ -0.498 \\ 0.939 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -225 \\ -180 \\ -210 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -212.81 \\ -180.5 \\ -209.04 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -212.81 \\ -180.5 \\ -209.04 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -212.81 \\ -180.5 \\ -209.04 \end{bmatrix}$$

1-2 elemanında ;

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} \mathbf{P}_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1X} = \begin{bmatrix} 6.966\\179.43\\0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 200\\0\\-120 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 206.97\\179.43\\-120 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 206.97 \\ 179.43 \\ -120 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 206.97 \\ -179.43 \\ 120 \end{bmatrix}$$

<u>4 – 1 elemanında ;</u>

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x4x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} + \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -1.555 \\ -0.666 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 7.396 \\ 1.734 \\ 329.06 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5.84 \\ 1.07 \\ 329.06 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 5.841 \\ 1.07 \\ 329.06 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 5.84 \\ -329.06 \\ 1.07 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{4x4x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{4x} + \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{4x1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} -3.11 \\ 0.666 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 4.742 \\ -1.734 \\ -329.06 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1.632 \\ -1.07 \\ -329.06 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_4 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1.632 \\ -1.07 \\ -329.06 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1.63 \\ -329.06 \\ 1.07 \end{bmatrix}$$

uç kuvvetlerine bağlı olarak elde edilen M, N, T kesit tesirleri diyagramları Şekil 2.17'de verilmişlerdir.











Şekil 2.17. P1ve P2 yükleri için M, N, T diagramları

2.3.3. E yatay yüküne göre Matris Kuvvet Yöntemi ile hesap

Matris Kuvvet Yönteminin esası; önce yanlız denge şartlarını sağlayan bütün iç kuvvet durumlarının belirlenmesi, daha sonra bunların arasından deformasyongerilme bağıntıları ile geometrik uygunluk şartlarını sağlayan durum tayin edilerek, sistemde dış etkilerden meydana gelen iç kuvvetlerin elde edilmesidir. [3]

Sistemde dış etkilerden meydana gelen iç kuvvet ve deformasyonların çözüm olabilmeleri için aşağıdaki şartları sağlamaları gerekir.

- > Denge denklemleri : Çubukların ve düğüm noktalarının denge denklemleridir.
- İç kuvvet-deformasyon bağıntıları (bünye denklemleri)
- Geometrik uygunluk şartları : Düğüm noktaları ve mesnetlerdeki geometrik şartlardır.

Sistemi meydana getiren çubukların uçlarındaki iç kuvvetlere uç kuvvetleri denir. Düzlem çubuk sistemlerde, her çubuk için altı tane olan uç kuvvetlerden üçünün bilinmesi çözüm için yeterlidir. Bu kuvvetlere bağımsız uç kuvvetleri adı verilir. [3] Diğer uç kuvvetleri ve iç kuvvetler, çubukların denge denklemleri yardımı ile bağımsız uç kuvvetlerine bağlı olarak bulunabilirler.

Bağımsız uç kuvvetlerine ait genel çözüm, dış etkiler sıfır iken denge şartlarını sağlayan özel çözüme bağlı olarak ;

$$[\mathbf{P}] = [\mathbf{P}_{\mathbf{X}}][\mathbf{X}] + [\mathbf{P}_{\mathbf{q}}]$$
(2.11.)

denge denklemleri ile ifade edilir.

Sistem simetrik ve yükleme antimetriktir. Bu durum nedeniyle, ortadaki simetri ekseni üzerindeki çubuk için özel birim deplasman sabitleri kullanmak kaydıyla sistemin yarısı ile hesap yapılabilir.



Şekil 2.17. Yapıya etkiyen deprem kuvvetlerinin analizi

Yapıya etkiyecek yatay deprem atalet kuvvetleri için düğüm noktalarında yoğunlaşmış varsayılan, Şekil 2.17.' de belirtilen alan ağırlıkları esas alınacaktır.

Yatay deprem atalet kuvvetleri hesaplanırken, 'Afet Bölgelerinde Yapılacak Yapılar Hakkında Yönetmelik '[7]Bölüm 6'da verilen katsayılar ve bağıntılar kullanılacaktır.

A₀= Etkin Yer ivmesi Katsayısı = 0.40 (1.Derece Deprem Bölgesi) I = (işyeri, endüstri yapıları için) = 1 S (T) = Spektrum Katsayısı = 2.5 (max) R = Taşıyıcı sistem davranış katsayısı = 8

A (T) = Spektral ivme katsayısı =
$$\frac{A_0 IS(T)}{R} = \frac{0.40x1x2.5}{8} = 0.125$$

Z2 zemin sınıfı ; $T_A = 0.15 \text{ sn.}$, $T_B = 0.40 \text{ sn.}$

R = 8; süneklik düzeyi yüksek ve yükler çerçevelerle taşınıyor.

n = hareketli yük azaltma katsayısı (endüstri yapısı) = 0.3

W = döşeme ağırlığı + kirişlerin ağırlığı + kolon ağırlığı + hareketli yük

$$W = 5.73 \times 15 \times 6 + (7 \times 11.18 + 7 \times 5) + 7 \times 3.5 + 0.3 \times 4 \times 15 \times 6 = 761.46 \text{ kN}$$

 $m = W / g = 761.46 / 9.81 = 77.62 \text{ kNs}^2/\text{m}$ $E = A(T).W = 0.125 \times 761.46 = 95.18 \text{ kN}$



Şekil 2.18. Simetrik çözümde hesaba alınacak kısım



Şekil 2.19. Elemanlara ait bağımsız uç kuvvetleri

Sistemdeki elemanlar ve bağımsız uç kuvvetleri Şekil 2.20' de verilmiştir. Hesaplar bu yöntem için hazırlanmış bir algoritmadan yararlanılarak yapılmıştır.

Daha sonra bağımsız iç kuvvetlerine bağlı olarak iç kuvvetler bulunup; M, N, T diyagramları çizilmiştir.



Şekil 2.20. İzostatik Esas Sistem ve Hiperstatik Bilinmeyenler

Sistem simetrik, deprem yüklemesi ise antimetrik olduğundan sistemin yarısı ile hesap yapılabilir. Bu durumda ortadaki, simetri ekseni tarafından kesilen 1-2 elemanı için yazılan [f] fleksibilite matrisinin yarısı hesaba katılacaktır.

Sistem 9.dereceden hiperstatik olduğından, seçilecek esas sistemin izostatik olması için sistemdeki 9 bağın kaldırılması gerekmektedir.

Simetrik sistemlerde [X] bilinmeyenleri ve dolasıyla $[P_X]$ homojen çözümleri simetrik ve antimetrik seçilirse, simetrik ve antimetrik yük halinde sistemin yarısı ile hesap yapmak mümkün olur.

Deprem yüklemesi antimetrik olduğundan, izostatik sistemde, M ve N iç kuvvetleri de antimetrik olur. [X] bilinmeyenlerinden simetrik yük halinde simetrik olanları, antimetrik yük halinde de antimetrik olanları kullanılmalıdır. Çünkü diğerleri sıfırdır. Bu yüzden simetrik yükleme olan X 4 ve X 5 bilinmeyenleri gözönüne

alınmayabilir. Çünkü bunlar da sıfırdır. Ayrıca X₁ ile X₇, X₂ ile X₈, X₃ ile X₉ antimetrik grup yüklemeler olarak kullanılırsa; bilinmeyenlerin sayısı, simetri özelliğinin kullanılması halinde 4 tane olur. Bu bilinmeyenler ; X₁, X₂, X₃, X₄ olur ; X₅ = X₆ = 0 ' dır.

Pq özel çözümü:





Homojen çözümler $\left[P_{X}\right]_{i}$:



Şekil 2.22. Homojen çözümler

Çubuklara ait [f] fleksibilite matrisleri :

1 elemanı için ;

$$\begin{bmatrix} k_{1} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 401391.1449 & 57341.59213 & -68809.91056 \\ 57341.59213 & 401391.1449 & -68809.91056 \\ -68809.91056 & -68809.91056 & 27523.96422 \end{bmatrix} \qquad \qquad \begin{bmatrix} f \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}^{-1}$$

$$\begin{bmatrix} f \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 5.81312E - 6 & 2.90656E - 6 & 2.17992E - 5 \\ 2.90656E - 6 & 5.81312E - 6 & 2.17992E - 5 \\ 2.17992E - 5 & 2.17992E - 5 & 1.45328E - 4 \end{bmatrix}$$

2 elemanı için ;

 $EI = 1282158 \text{ kNm}^2$, EF = 18000000 kN

Simetri göze alınmadığı takdirde ;

$$\begin{bmatrix} f \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \frac{L}{3EI} & \frac{L}{6EI} & 0 \\ \frac{L}{6EI} & \frac{L}{3EI} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{L}{EF} \end{bmatrix}$$

Antimetrik yükleme söz konusu olduğunda, simetri özelliğinden yararlanılırsa;

 $\left[f\right]_2 = \frac{1}{2}\left[f\right]$

$$\begin{bmatrix} f \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} 1.29989E - 6 & 6.499459E - 7 & 0\\ 6.499459E - 7 & 1.29989E - 6 & 0\\ 0 & 0 & 2.77778E - 7 \end{bmatrix}$$

3 Elemanı için ;

 $L=7\ m.$, $\ EI=342000\ kNm^2$, $\ EF=8400000\ kN$

$$\begin{bmatrix} f \end{bmatrix}_{3} = \begin{bmatrix} \frac{L}{3EI} & \frac{L}{6EI} & 0 \\ \frac{L}{6EI} & \frac{L}{3EI} & 0 \\ 0 & 0 & \frac{L}{EF} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 6.82261E - 6 & 3.411306E - 6 & 0 \\ 3.411306E - 6 & 6.82261E - 6 & 0 \\ 0 & 0 & 8.33333E - 7 \end{bmatrix}$$

3[°] elemanında ;

$$R_{\theta} = 102526.667 \text{ kNm}^2$$
 ; $\frac{1}{R_{\theta}} = 9.75356\text{E-6}$

Algoritmada kullanılan temel bağıntılar:

 $\begin{bmatrix} P \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} Px \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} Pq \end{bmatrix}$ $\begin{bmatrix} Px \end{bmatrix}^{T} \begin{bmatrix} f \end{bmatrix} \begin{bmatrix} Px \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} Px \end{bmatrix}^{T} \begin{bmatrix} f \end{bmatrix} \begin{bmatrix} Pq \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} Vo \end{bmatrix} \end{bmatrix} = 0$

$$\begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \\ X_3 \\ X_4 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -197.4 \\ 74.74 \\ 1.578 \\ 13.65 \end{bmatrix}$$

Algoritma sonucu elde edilenlerle çizilen M,N,T diyagramları Şekil 2.23'te verilmiştir.

			f		PX1	PX2	PX3	PX4	Pq	Vo
	M31	5,81E-06	2,91E-06	2,18E-05	1	0	0	0	0	0
1	M13	2,91E-06	5,81E-06	2,18E-05	1	0	20	0	0	0
	Ν	2,18E-05	2,18E-05	0,000145328	0	1	0	0	0	0
	M12	1,30E-06	6,50E-07	0	0	0	0	-5	0	0
2	M21	6,50E-07	1,30E-06	0	0	0	0	5	0	0
	Ν	0	0	2,78E-07	0	0	0	0	0	0
	M41	6,82E-06	3,41E-06	0	-1	7	-20	-5	-666,26	0
3	M14	3,41E-06	6,82E-06	0	-1	0	-20	-5	0	0
	Ν	0	0	8,33E-07	0	0	1	-1	0	0
3'	M4	9,75E-06	0	0,00E+00	-1	7	-20	-5	-666,26	0

Tablo 2.3. Uç kuvvetlerin hesabı için bir algoritma

			f * PX		f * Pq	f *Pq + Vo	Р	
	M31	8,7197E-06	2,18E-05	5,8131E-05	0	0	0	-197,42793
1	M13	8,7197E-06	2,18E-05	0,00011626	0	0	0	-165,87026
	Ν	4,3598E-05	0,0001453	0,00043598	0	0	0	74,740412
2	M12	0	0	0	-3,25E-06	0	0	-68,241769
	M21	0	0	0	3,2497E-06	0	0	68,241769
	Ν	0	0	0	0	0	0	0
	M41	-1,023E-05	4,776E-05	-0,0002047	-5,117E-05	-0,004546	-0,0045456	-45,448627
3	M14	-1,023E-05	2,388E-05	-0,0002047	-5,117E-05	-0,002273	-0,0022728	97,628489
	N	0	0	8,3333E-07	-8,333E-07	0	0	-12,07047
3'	M4	-9,754E-06	6,827E-05	-0,0001951	-4,877E-05	-0,006498	-0,0064984	-45,448627







N (kN)



Şekil 2.23. Deprem Yüklemesi için M, N, T diyagramları

2.3.4. Mesnet çökmeleri için hesap

Sistemin mesnet çökmeleri için hesabında Matris Deplasman Yöntemi kullanılacaktır. Sistemin simetrik olmasına karşın mesnet çökmeleri simetrik olmadığından tüm sistem düşünülerek hesap yapılacaktır. 3-1 çubuğu ve 4-1 çubuğu için rijitlik matrisleri önceki kısımlarda verilmişti. 2-6 çubuğu 3-1 çubuğu ile, 5-2 çubuğu 4-1 çubuğu ile özdeş oldukları için aynı rijitlik matrisleri kullanılacaktır.



Şekil 2.24. Mesnet çökmelerinin yönleri ve değerleri

Mesnet çökmeleri hesabında; çökme meydana gelen çubuklarda mesnet çökmeleri yerdeğiştirme olarak verilip uç kuvvetleri bulunacak ve yükleme matrisinde hesaba katılacaktır. Uç deplasmanları sıfır iken mesnet çökmelerinden meydana gelen uç kuvvetleri bulunur. Bunlar $[P_0]$ olarak göz önüne alınır.

Tüm sistem göz önüne alındığı takdirde 1-2 çubuğunun rijitlik matrisi bir sonraki sayfada verildiği gibidir;

 $EI = 1282158 \text{ kNm}^2$, EF = 18000000 kN

$$k_{12} = \begin{bmatrix} \frac{4EI}{L} & 0 & \frac{-6EI}{L^2} & \frac{2EI}{L} & 0 & \frac{6EI}{L^2} \\ 0 & \frac{EF}{L} & 0 & 0 & \frac{-EF}{L} & 0 \\ \frac{-6EI}{L^2} & 0 & \frac{12EI}{L^3} & \frac{-6EI}{L^2} & 0 & \frac{-12EI}{L^3} \\ \frac{2EI}{L} & 0 & \frac{-6EI}{L^2} & \frac{4EI}{L} & 0 & \frac{6EI}{L^2} \\ 0 & \frac{-EF}{L} & 0 & 0 & \frac{EF}{L} & 0 \\ \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{-12EI}{L^3} & \frac{6EI}{L^2} & 0 & \frac{12EI}{L^3} \end{bmatrix}$$

k ₁₂ =	512863.2	0	-76929.48	256431.6	0	76929.48
	0	1800000	0	0	-18000000	0
	-76929.48	0	15385.896	-76929.48	0	-15385.896
	256431.6	0	-76929.48	512863.2	0	76929.48
	0	-1800000	0	0	1800000	0
	76929.48	0	-15385.896	76929.48	0	15385.896

$$0.01 \text{ m}_{\text{eq}---} \begin{vmatrix} 1 & 1 \\ 1 & 1 \\ 2 & 3 \\ 4 & 3 \end{vmatrix} \geq 2$$

$$\begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} 0 \\ -0.01 \\ 0 \end{bmatrix} \qquad \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{4x4x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} 418.7755 \\ -119.6502 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x \, 4x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} 418.7755 \\ 119.6502 \\ 0 \end{bmatrix}$$
$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{4x \, 4'x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{4x} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$



$$\begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{5x} = \begin{bmatrix} 0.002 \\ 0 \\ 0.04 \end{bmatrix} \qquad \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{5x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{5x5x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{5x} = \begin{bmatrix} 390.8571428 \\ -83.755102 \\ 48000 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{2x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{2x5x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{5x} = \begin{bmatrix} 195.42857 \\ 83.755102 \\ -48000 \end{bmatrix}$$
$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{5x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{5x5'x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{5x} = \begin{bmatrix} 205.053334 \\ 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

Tüm sistemin rijitlik matrisi Tablo 2.4.'te verilmiştir.

$$\begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{1x} \\ \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{2x} \\ \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{4x} \\ \begin{bmatrix} P_0 \end{bmatrix}_{5x} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 418.7755 \\ 119.6502 \\ 0 \\ 195.42957 \\ 83.7551 \\ -48000 \\ 418.7755 \\ 595.91047 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -0.002826257 \\ -0.003625052 \\ 0.000259201 \\ -0.001644993 \\ -0.003595102 \\ 0.039700449 \\ 3.0872E - 05 \\ -0.000955235 \end{bmatrix}$$
Tablo 2.4.Sistem Rijitlik Matrisi (S)

		1			2		4	5
	1109682,91630	-26932,35954	-59727,00236	256431,60000	0,00000	76929,48000	97714,28570	0,00000
1	-26932,35954	1839488,97880	0,00000	0,00000	-1800000,00000	0,00000	41877,55102	0,00000
	-59727,00236	0,00000	1217106,14376	-76929,48000	0,00000	-15385,89600	0,00000	0,00000
	256431,60000	0,00000	-76929,48000	1109682,91630	-26932,35954	59727,00236	0,00000	97714,28570
2	0,00000	-1800000,00000	0,00000	-26932,35954	1839488,97880	0,00000	0,00000	41877,55102
	76929,48000	0,00000	-15385,89600	59727,00236	0,00000	1217106,14376	0,00000	0,00000
4	97714,28570	41877,55102	0,00000	0,00000	0,00000	0,00000	297955,23840	0,00000
5	0,00000	0,00000	0,00000	97714,28570	41877,55102	0,00000	0,00000	297955,23840

<u>3 – 1 elemanında ;</u>

$$[P]_{3x} = [k]_{3x1x} [d]_{1x} = [P]_{3x} = \begin{bmatrix} -82.66 \\ -94.70 \\ 48.17 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{3} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -82.66 \\ -94.70 \\ 48.17 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -82.66 \\ 94.70 \\ -48.17 \end{bmatrix}$$

$$[P]_{1x} = [k]_{1x1x} [d]_{1x} = [P]_{1x} = \begin{bmatrix} -880.54\\94.70\\-48.17 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{I} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -880.54 \\ 94.70 \\ -48.17 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -880.54 \\ 94.70 \\ -48.17 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x1x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{1x2x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{2x} = \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} -1469.42 \\ -6525.09 \\ 221.41 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 2632.31 \\ 6471.18 \\ -484.28 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1162.88 \\ -53.91 \\ -262.87 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{\mathbf{1}} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1162.88 \\ -53.91 \\ -262.87 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1162.88 \\ 53.91 \\ 262.87 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{2x} = \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{2x\,2x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{2x} + \begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{2x\,1x} \begin{bmatrix} d \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{2x} = \begin{bmatrix} 2210.48 \\ -6471.18 \\ 484.28 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -744.68 \\ 6525.09 \\ -221.41 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1465.8 \\ 53.91 \\ 262.87 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} 1465.80 \\ 53.91 \\ 262.87 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1465.80 \\ 53.91 \\ 262.87 \end{bmatrix}$$

<u>4 – 1 elemanında ;</u>

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x \, 4x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{4x} + \begin{bmatrix} \mathbf{k} \end{bmatrix}_{1x \, 1x} \begin{bmatrix} \mathbf{d} \end{bmatrix}_{1x} + \begin{bmatrix} \mathbf{P}_0 \end{bmatrix}_{1x}$$
$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1x} = \begin{bmatrix} 3.02 \\ 1.29 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -704.14 \\ -161.73 \\ 311.04 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 418.78 \\ 119.65 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -282.35 \\ -40.79 \\ 311.04 \end{bmatrix}$$
$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{1} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -282.35 \\ -40.79 \\ 311.04 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -282.35 \\ -311.04 \\ -40.79 \end{bmatrix}$$

$$[P]_{4x} = [k]_{4x4x} [d]_{4x} + [k]_{4x1x} [d]_{1x} + [P_0]_{4x}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{4\mathbf{X}} = \begin{bmatrix} 6.03 \\ -1.29 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -427.97 \\ 161.73 \\ -311.04 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 418.78 \\ -119.65 \\ 0 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -3.17 \\ 40.79 \\ -311.04 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_4 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -3.17 \\ 40.79 \\ -311.04 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -3.17 \\ -311.04 \\ -40.79 \end{bmatrix}$$

<u>2-6 elemanında ;</u>

$$[P]_{6x} = [k]_{6x2x} [d]_{2x} = [P]_{6x} = \begin{bmatrix} -835.85 \\ -14.24 \\ -96.59 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{6} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -835.85 \\ -14.24 \\ -96.59 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -835.85 \\ -14.24 \\ -96.59 \end{bmatrix}$$

$$\left[\mathbf{P} \right]_{2x} = \left[\mathbf{k} \right]_{2x2x} \left[\mathbf{d} \right]_{2x} = \left[\mathbf{P} \right]_{2x} = \begin{bmatrix} -1095.85 \\ 14.24 \\ 96.59 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & -1 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -1095.85 \\ 14.24 \\ 96.59 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -1095.85 \\ -14.24 \\ -96.59 \end{bmatrix}$$

<u>5 – 2 elemanında ;</u>

$$[P]_{2x} = [k]_{2x5x} [d]_{5x} + [k]_{2x2x} [d]_{2x} + [P_0]_{2x}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{2X} = \begin{bmatrix} -93.34 \\ -40 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -472.03 \\ -111.90 \\ 47640.54 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 195.43 \\ 83.76 \\ -48000 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -369.94 \\ -68.15 \\ -359.46 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -369.94 \\ -68.15 \\ -359.46 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -369.94 \\ 359.46 \\ -68.15 \end{bmatrix}$$

 $[P]_{5x} = [k]_{5x5x} [d]_{5x} + [k]_{5x2x} [d]_{2x} + [P_0]_{5x}$

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_{5X} = \begin{bmatrix} -186.68 \\ 40 \\ 0 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} -311.29 \\ 111.90 \\ -47640.54 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 390.86 \\ -83.76 \\ 48000 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -107.11 \\ 68.15 \\ 359.46 \end{bmatrix}$$

$$\begin{bmatrix} \mathbf{P} \end{bmatrix}_{5} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} -107.11 \\ 68.15 \\ 359.46 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -107.11 \\ 359.46 \\ -68.15 \end{bmatrix}$$

Mesnet çökmeleri için M,N,T diyagraları Şekil 2.25. 'da verilmiştir.



M(kNm)



N (kN)



Şekil 2.25. Mesnet çökmeleri için M,N,T diyagramaları

2.3.5. En elverişsiz kesit zorlarına göre kesit hesapları

Bu bölümde, Bölüm 2.2.2'de belirtilen kesitlerin yeterliliği en elverişsiz kesit zorlarına göre, taşıma gücü ilkesi esas alınarak incelenecektir, [1]. En elverişsiz kesit zorları aşağıdaki bağıntılarla belirlenmiştir.

- I. 1.4G + 1.6P
- II. 1.0G + 1.2P + 1.2T

III. 1.0G + 1.0P + 1.0W

Burada,

G : Yapıya ömrü boyunca etkiyen ölü yükler,

P: Yapıya etkiyen ilave yükler

T : Mesnet çökmelerini

W : Deprem yüklerini göstermektedir.

Şekil 2.26.'de hesap yapılan kesitler, Şekil 2.27.'de kesit özellikleri ve simgeler, Tablo 2.5' de çeşitli yüklemelerden oluşan kesit zorları, Tablo 2.6.da ise en elverişsiz kesit zorları bulunmuştur.



Şekil 2.26. Hesabı yapılacak kesitler



Şekil 2.27. Kesit özellikleri ve simgeler

Moment (kNm)										
Kesit	G Sabit Yük	Q Hareketli Yük	E Deprem Yükü (Soldan)	E Deprem Yükü (Sağdan)	T Mesnet Çökmeleri					
а	-355,67	-81,59	-197,43	197,43	82,66					
b	163,75	36,47	-2,75	2,75	78,13					
С	-344,53	-154,89	191,93	-191,93	73,6					
d	-344,53	-154,89	191,93	-191,93	73,6					
е	169,67	124,93	13,03	-13,03	-403,49					
f	-341,56	-212,81	-165,88	165,88	-880,54					
g	0,96	5,84	97,63	-97,63	-282,35					
h	-1,16	-1,63	-45,45	45,45	-3,17					
i	-342,52	-206,97	-68,25	68,25	-1162,88					
j	175,5	93,03	0	0	151,42					
k	-341,56	-206,97	68,25	-68,25	1465,8					
I	0,96	5,84	-97,63	97,63	-369,94					
m	-1,16	-1,63	45,45	-45,45	107,11					
n	-341,56	-212,81	165,188	-165,188	1095,85					
ο	169,67	124,93	-13,03	13,03	577,03					
р	-344,53	-154,89	-191,93	191,93	58,21					
q	-344,53	-154,89	-191,93	191,93	58,21					
r	163,75	36,47	2,75	-2,75	-388,82					
S	-355,67	-81,59	197,43	-197,43	-835,85					

Tablo 2.5. Kritik Kesitlere Ait Farklı Yüklemelerden Oluşan Momentler

Normal Kuvvet (kN)										
Kesit	G Sabit Yük	Q Hareketli Yük	E Deprem Yükü (Soldan)	E Deprem Yükü (Sağdan)	T Mesnet Çökmeleri					
а	551,57	-229,02	66,18	-66,18	105,89					
b	-460,88	-201,03	66,18	-66,18	105,89					
С	-370,18	-173,03	66,18	-66,18	105,89					
d	-369,6	-152,07	67,63	-67,63	63,21					
е	-458,04	-204,03	67,63	-67,63	63,21					
f	-546,48	-255,99	67,63	-67,63	63,21					
g	-620,34	-329,06	-12,08	12,08	-311,04					
h	-620,34	-329,06	-12,08	12,08	-311,04					
i	-401,79	-179,43	0	0	53,91					
j	-401,79	-179,43	0	0	53,91					
k	-401,79	-179,43	0	0	53,91					
I	-620,34	-329,06	12,08	-12,08	359,46					
m	-620,34	-329,06	12,08	-12,08	359,46					
n	-546,48	-255,99	-67,63	67,63	30,43					
0	-458,04	-204,03	-67,63	67,63	30,43					
р	-369,6	-152,07	-67,63	67,63	30,43					
q	-370,18	-173,03	-66,18	66,18	-55,84					
r	-460,88	-201,03	-66,18	66,18	-55,84					
S	-551,57	-229,02	-66,18	66,18	-55,84					

Tablo 2.6. Kritik Kesitlere Ait Farklı Yüklemelerden Oluşan Normal Kuvvet Değerleri

Kesme Kuvveti (kN)										
Kesit	G Sabit Yük	Q Hareketli Yük	E Deprem Yükü (Soldan)	E Deprem Yükü (Sağdan)	T Mesnet Çökmeleri					
а	185,27	54,91	34,83	-34,83	-0,81					
b	0,56	-2,66	34,83	-34,83	-0,81					
С	-184,15	-60,22	34,83	-34,83	-0,81					
d	185,33	102,15	-31,98	31,98	85,44					
е	-1,39	-2,13	-31,98	31,98	85,44					
f	-188,11	-106,41	-31,98	31,98	85,44					
g	0,3	1,07	20,45	-20,45	40,79					
h	0,3	1,07	20,45	-20,45	40,79					
i	207	120	13,65	-13,65	262,87					
j	0	0	13,65	-13,65	262,87					
k	-207	-120	13,65	-13,65	262,87					
I	-0,3	-1,07	20,45	-20,45	-68,15					
m	-0,3	-1,07	20,45	-20,45	-68,15					
n	188,11	106,41	-31,98	31,98	-92,88					
0	1,39	2,13	-31,98	31,98	-92,88					
р	-185,33	-102,15	-31,98	31,98	-92,88					
q	184,15	60,22	34,83	-34,83	-79,9					
r	-0,56	2,66	34,83	-34,83	-79,9					
S	-185,27	-54,91	34,83	-34,83	-79,9					

Tablo 2.7. Kritik Kesitlere Ait Farklı Yüklemelerden Oluşan Kesme Kuvveti Değerleri

Kesit	MOMENT (kNm)	NORMAL KUVVET (kN)	KESME KUVVETİ (kN)	
а	-628,482	405,766	347,234	
b	287,602	-966,88	-3,472	
с	-730,166	-795,1	-354,162	
d	-730,166	-760,752	422,902	
e	437,426	-967,704	-5,354	
f	-818,68	-1174,656	-433,61	
g	10,688	-1394,972	2,132	
h	-4,232	-1394,972	2,132	
i	-810,68	-849,594	481,8	
j	394,548	-849,594	0	
k	-809,336	-849,594	-481,8	
1	10,688	-1394,972	-2,132	
m	-4,232	-1394,972	-2,132	
n	-818,68	-1174,656	433,61	
0	437,426	-967,704	5,354	
р	-730,166	-760,752	-422,902	
q	-730,166	-795,1	354,162	
r	287,602	-966,88	3,472	
s	-628,482	-1138,63	-347,234	

Tablo 2.8. Kritik Kesitlerde (1.4G+1.6Q) Süperpozisyonu ile Elde Edilen İç Kuvvetler

Tablo 2.9. Kritik Kesitlerde (G+1.2Q+1.2T) Süperpozisyonu ile Elde Edilen İç Kuvvetler

Kesit	MOMENT (kNm)	NORMAL KUVVET (kN)	KESME KUVVETİ (kN)	
а	-354,386	382,636	250,19	
b	301,27	-596,226	-3,604	
с	-442,078	-471,926	-257,386	
d	-442,078	-488,874	410,438	
e	-164,602	-639,666	98,582	
f	-1653,58	-790,458	-213,274	
g	-330,852	-1326,252	50,532	
h	-6,92	-1326,252	50,532	
i	-1986,34	-563,196	666,444	
j	468,84	-563,196	315,444	
k	1169,036	-563,196	-35,556	
1	-435,96	-655,752	-83,364	
m	125,416	-655,752	-83,364	
n	718,088	-823,238	204,346	
0	1012,022	-672,446	-107,51	
р	-460,546	-521,654	-419,366	
q	-460,546	-633,656	160,534	
r	-259,07	-757,956	-93,248	
s	-1456,598	-882,234	-347,042	

İç Kuvvetler

Kesit	MOMENT (kNm)	NORMAL KUVVET (kN)	KESME KUVVETİ (kN)		
a	-634,69	388,73	275,01		
b	197,47	-595,73	32,73		
с	-307,49	-477,03	-209,54		
d	-307,49	-454,04	255,5		
e	307,63	-594,44	-35,5		
f	-720,25	-734,84	-326,5		
g	104,43	-961,48	21,82		
h	-48,24	-961,48	21,82		
i	-617,74	-581,22	340,65		
j	268,53	-581,22	13,65		
k	-480,28	-581,22	-313,35		
1	-90,83	-937,32	19,08		
m	42,66	-937,32	19,08		
n	-389,182	-870,1	262,54		
0	281,57	-729,7	-28,46		
р	-691,35	-589,3	-319,46		
q	-691,35	-609,39	279,2		
r	202,97	-728,09	36,93		
s	-239,83	-846,77	-205,35		

Tablo 2.11. Kritik Kesitlerde (G+Q-W) Süperpozisyonu ile Elde Edilen İç Kuvvetler

Kesit	MOMENT (kNm)	NORMAL KUVVET (kN)	KESME KUVVETİ (kN)		
а	-239,83	256,37	205,35		
b	202,97	-728,09	-36,93		
c	-691,35	-609,39	-279,2		
d	-691,35	-589,3	319,46		
e	281,57	-729,7	28,46		
f	-388,49	-870,1	-262,54		
g	-90,83	-937,32	-19,08		
h	42,66	-937,32	-19,08		
i	-481,24	-581,22	313,35		
j	268,53	-581,22	-13,65		
k	-616,78	-581,22	-340,65		
1	104,43	-961,48	-21,82		
m	-48,24	-961,48	-21,82		
n	-719,558	-734,84	326,5		
0	307,63	-594,44	35,5		
р	-307,49	-454,04	-255,5		
q	-307,49	-477,03	209,54		
r	197,47	-595,73	-32,73		
s	-634,69	-714,41	-275,01		

mesnet	Kesit	Md	Nd	е	Msd	К	ks	kx	x	h	As	AS(cm2)
(-)	а	628,48	-405,77	0,27	518,9221	57,00278	2,94	0,18	15,48	70	2885,688	28,8568813
	С	730	795	0,27	944,65	31,31318	3,17	0,32	27,52	70	1303,942	13,0394165
	с	691	609	0,27	855,43	34,5791	3,1	0,286	24,596	70	1415,034	14,1503359
	с	442	471,93	0,27	569,4211	51,9475	2,97	0,2	17,2	70	673,5302	6,73530244
	d	730,17	760,75	0,27	935,5725	31,617	3,15	0,32	27,52	70	1342,56	13,4255967
	d	307,49	454,04	0,27	430,0808	68,77777	2,91	0,16	13,76	70	211,3282	2,11328199
	d	691,35	589,3	0,27	850,461	34,78114	3,1	0,286	24,596	70	1451,095	14,5109468
	d	442,08	488,87	0,27	574,0749	51,52638	2,97	0,2	17,2	70	643,1911	6,43191129
	е	164,6	639,67	0,27	337,3109	87,69358	2,88	0,138	11,868	70	-622,921	-6,2292125
	f	1653,58	790,46	0,27	1867,004	25,84	3,331	0,429	36,894	70	5065,741	50,6574104
	g	330,85	1326,26	0,27	688,9402	42,93551	3,02	0,231	19,866	70	-1214,29	-12,142874
	h	48,24	961,48	0,27	307,8396	96,089	2,88	0,138	11,868	70	-1603,29	-16,032871
	i	1986,34	563,2	0,27	2138,404	23,83	3,31	0,429	36,894	70	6687,355	66,8735519
	k	809,34	849,59	0,27	1038,729	28,4771	3,12	0,3	25,8	70	1440,769	14,4076944
	k	616,78	581,22	0,27	773,7094	38,23141	3,06	0,261	22,446	70	1160,582	11,6058244
	I	435,96	655,75	0,27	613,0125	48,2535	2,99	0,213	18,318	70	334,7123	3,34712303
	m	48,24	961,48	0,27	307,8396	96,089	2,88	0,13	11,18	70	-1603,29	-16,032871
	n	719,56	734,84	0,27	917,9668	32,22339	3,14	0,316	27,176	70	1338,386	13,3838595
	р	730,17	760,75	0,27	935,5725	31,617	3,17	0,333	28,638	70	1364,317	13,6431717
	р	691,35	589,3	0,27	850,461	34,78114	3,1	0,286	24,596	70	1451,095	14,5109468
	q	730,17	795,1	0,27	944,847	31,30666	3,14	0,316	27,176	70	1271,434	12,7143404
	q	691,35	609,39	0,27	855,8853	34,56071	3,1	0,286	24,596	70	1415,606	14,156063
	r	259,07	757,96	0,27	463,7192	63,7886	2,93	0,174	14,964	70	-496,722	-4,9672221
	S	1456,59	882,24	0,27	1694,795	19,45	3,62	0,6	51,6	70	4716,808	47,168078

Tablo 2.12. Moment (-) için kirişlerde gerekli donatı alanı

açıklık	Kesit	Md	Nd	е	Msd	К	ks	kx	x	h	As	AS(cm2)
+	b	301,27	596,23	0,55	629,1965	188,0811	2,83	0,091	7,826	20	436,9886	4,3698861
	е	437,43	967,7	0,55	969,665	122,0421	2,86	0,115	9,89	20	573,467	5,73467007
	е	307,63	594,44	0,55	634,572	186,4879	2,835	0,095	8,17	20	463,2712	4,63271237
	g	104,43	961,48	0,55	633,244	186,879	2,835	0,095	8,17	20	-546,696	-5,4669557
	h	42,66	937,32	0,55	558,186	212,0082	2,82	0,088	7,568	20	-737,669	-7,3766916
	j	468,84	563,2	0,55	778,6	151,9908	2,85	0,101	8,686	20	1037,23	10,3723049
	k	1169,04	563,2	0,55	1478,8	80,02434	2,89	0,145	12,47	20	3426,442	34,2644212
	I	104,43	961,48	0,55	633,244	186,879	2,83	0,091	7,826	20	-550,377	-5,5037722
	m	125,42	655,75	0,55	486,0825	243,4566	2,815	0,08	6,88	20	-205,503	-2,0550297
	n	718,09	823,24	0,55	1170,872	101,07	2,88	0,13	11,18	20	1665,608	16,6560767
	0	1012,02	672,45	0,55	1381,868	85,63773	2,88	0,135	11,61	20	2785,321	27,8532054
	r	197,47	595,73	0,55	525,1215	225,3574	2,82	0,083	7,138	20	89,77305	0,89773049

Tablo 2.13. Moment (+) için kirişlerde gerekli donatı alanı

Malzeme :

BS25 : $f_{cd} = 17000 \text{ kN/m}^2$ BÇ III : $f_{yd} = 365000 \text{ kN/m}^2$ BÇ I : $f_{yd} = 191000 \text{ kN/m}^2$

Kirişlerde;

Minimum donatı çapı = 12 mm

Kiriş gövde yüksekliği 600 mm de büyük ise ; $As = 0.001 \times b_w \times d$ minimum gövde donatısı koyulacaktır. Gövde donatısı çapı minimum 10 mm ve donatı aralığı en fazla 300 mm. olacaktır.

$$\rho_{min} = 0.8 \times \frac{f_{ctd}}{f_{yd}} \quad ve \ \rho_{maks} = 0.02 \qquad \qquad \rho = \frac{As}{bw.d} \ge \rho_{min} = 0.8 \frac{f_{ctd}}{f_{yd}}$$

Tüm kirişlerde dikdörtgen kesit hesabı yapılmıştır.

$$As = \frac{k_s \times M_{sd}}{d} - \frac{N_d}{f_{vd}} ; \qquad As_{GOVDE} = 0,08 \times As$$

En büyük donatı alanını veren yükleme durumu için donatı hesapları yapılmıştır.

Tablo 2.12 ve 2.13. de görüldüğü gibi; donatı hesabında eksenel kuvvetlerin etkisi de hesaba katılmıştır.

Kiriş donatı hesapları ;

b kesitinde :

As = 4,37 cm² Asmin = $40 \times 86 \times 0,0025 = 8,6 \text{ cm}^2$ $4\phi 18 (10,18 \text{ cm}^2) : 2\phi 18 \text{ pliye} + 2\phi 18 \text{ düz}$

Seçilen donatı : $\rho = \rho_{\min}$tamam

a kesitinde :

As = 28,86 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi18 \text{ pliye} = 8,17 \text{ cm}^2$ Ek donati : $6\phi22$ As toplam = $30,98 \text{ cm}^2$ $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,9 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$ c kesitinde :

As = 14,15 cm² ; Mevcut donati : $2\phi 14 \text{ montaj} + 2\phi 18 \text{ pliye} = 8,17 \text{ cm}^2$ Ek donati : $3\phi 16$ As toplam = 14,42 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,413 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

e kesiti :

As = 5,74 cm² Asmin = $40 \times 86 \times 0,0025 = 8,6$ cm² $4\phi 18 (10,18 \text{ cm}^2) : 2\phi 18 \text{ pliye} + 2\phi 18 \text{ düz}$ Seçilen donatı : $\rho = \rho_{\min} \dots tamam$

Üst donatı için ; As = -6,23 cm² Asmin = 40×86×0,0025 = 8,6 cm² Mevcut donatı : 2\phi14 montaj + 3\phi18 pliye = 10,71 cm² As toplam = 10,71 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,311 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$ d kesitinde : As = 14,51 cm² ; Mevcut donatı : 2\phi14 montaj + 2\phi18 pliye = 8,17 cm² Ek donatı : 3\phi18 As toplam = 15,8 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,459 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

f kesitinde;

As = 50,66 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi18 \text{ pliye} = 8,17 \text{ cm}^2$ Ek donati : $8\phi26$ As toplam = 50,66 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 1,47 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

j kesitinde;

As = 10,37 cm² Seçilen donatı : $4\phi 20 : 2\phi 20$ pliye + $2\phi 20$ düz As toplam = 12,57 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,365 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$ i kesitinde;

As = 66,87 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi20 \text{ pliye} = 9,36 \text{ cm}^2$ Ek donati : $8\phi30$ As toplam = 66,87 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 1,94 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

k kesitinde;

As = 14,41 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi20 \text{ pliye} = 9,36 \text{ cm}^2$ Ek donati : $2\phi18$ As toplam = 14,45 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,42 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

Alt donatı için ;

As = 34,26 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi20 \text{ pliye} = 9,36 \text{ cm}^2$ Ek donati : $5\phi26$ As toplam = $35,91 \text{ cm}^2$ $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 1,04 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

o kesidinde;

As = 27,85 cm² Seçilen donatı : $6\phi24: 3\phi24$ pliye + $3\phi24$ düz As toplam = 27,85 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,81 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

n kesidinde;

As = 13,38 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 3\phi24 \text{ pliye} = 16,65 \text{ cm}^2$ $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,484 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

Alttaki donatı için:

As = 16,66 cm² ; Mevcut donati : $3\phi 24 = 13,57 \text{ cm}^2$ Ek donati : $3\phi 12$ As toplam = 16,69 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,493 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$ p kesidinde ;

As = 14,51 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 3\phi24 \text{ pliye} = 16,65 \text{ cm}^2$ As toplam = 16,65 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,484 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

r kesidinde;

As = 0,89 cm² Asmin = $40 \times 86 \times 0,0025 = 8,6$ cm² $4\phi 18 (10,18 \text{ cm}^2) : 2\phi 18 \text{ pliye} + 2\phi 18 \text{ düz}$ Seçilen donatı : $\rho = \rho_{\min}$tamam

Üstte ;

As = -4,97 cm², Asmin = 8,6 cm² Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 3\phi16 = 9,11 \text{ cm}^2$ $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,265 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

q kesidinde;

As = 14,16 cm² ; Mevcut donati : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi18 \text{ pliye} = 8,17 \text{ cm}^2$ Ek donati : $3\phi16$ As toplam = 14, 2 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 0,413 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$

s kesidinde;

As = 47,17 cm² ; Mevcut donatı : $2\phi14 \text{ montaj} + 2\phi18 \text{ pliye} = 8,17 \text{ cm}^2$ Ek donatı : $6\phi30$ As toplam = 47,41 cm² $\rho_{min} = \% 0,252 < \rho = \% 1,47 < \rho_{max} = \% 2.....tamam$ Kolonlarda;

Kolonlar h = 70 cm > 40 cm olduğundan gövde donatılı ve simetrik donatılandırılmıştır.

 $\rho_{min}=0.01 \quad ve \ \rho_{maks}=0.04$

Kolonlarda en elverişsiz kesite göre hesap yapılmış, bulunan donatı kolon boyunca devam ettirilmiştir.

$$M = -330,85 \text{ kNm}$$

$$N = -1394,97 \text{ Kn}$$

$$n = \frac{N}{b \times h \times f_{cd}} = \frac{-1394,97}{0,4 \times 0,7 \times 17000} = 0,293$$

$$m = \frac{M}{b \times h^2 \times f_{cd}} = \frac{-330,85}{0,4 \times 0,7^2 \times 17000} = 0,1$$

$$w = 0,10$$

$$A_{s1} = A_{s2} = w \times \frac{b \times h}{\frac{f_{yd}}{f_{cd}}} = 0,10 \times \frac{40 \times 70}{\frac{365}{17}} = 13,04 \text{ cm}^2$$

Gövde donatisi = $A_{sg} = \frac{A_s}{3} = 4,35 \text{ cm}^2$

Seçilen donatı : $4\Phi 22$ (15,71 cm2)

Gövde donatısı : $4\Phi12$ (4,52 cm2)

$$\rho = \frac{35,94}{40 \times 70} = 0,012$$
...tamam

<u>l ve m kesitleri</u>;

$$M = -435,96 \text{ kNm}$$

$$N = -1394,97 \text{ Kn}$$

$$n = \frac{N}{b \times h \times f_{cd}} = \frac{-1394,97}{0,4 \times 0,7 \times 17000} = 0,293$$

$$m = \frac{M}{b \times h^2 \times f_{cd}} = \frac{-435,96}{0,4 \times 0,7^2 \times 17000} = 0,13$$

$$w = 0,10$$

$$A_{s1} = A_{s2} = w \times \frac{b \times h}{\frac{f_{yd}}{f_{cd}}} = 0,10 \times \frac{40 \times 70}{\frac{365}{17}} = 13,04 \text{ cm}^2$$

Gövde donatısı = $A_{sg} = \frac{A_s}{3} = 4,35 \text{ cm}^2$

Seçilen donatı : $4\Phi 22$ (15,71 cm2)

Gövde donatisi : $4\Phi 12$ (4,52 cm2)

$$\rho = \frac{35,94}{40 \times 70} = 0,012 \dots \text{tamam}$$

Kirişlerde kayma donatısı hesabı aşağıdaki gibi yapılmıştır;

<u>a-c kirişi:</u>

Statik çözüm sonucu en büyük kesme kuvveti (V_d) = 347,23 kN

İşletme yükleri altında mesnetlerde oluşan kesme kuvveti (V_{dy}) = 244,37 kN

Kirişin sağ ya da sol ucunda f_{cd} ve f_{yd} 'ye göre hesaplanan pozitif veya negatif taşıma gücü momenti (M _{ri} , M _{rj})

Deprem soldan sağa etkirken ;

M $_{ri}$, M $_{rj}$ = 0,9 x f $_{vd}$ x d x A $_{s}$

M $_{ri}$ = 0,9 \times 365000 \times 0,86 \times 30,98 \times 10 $^{-4}$ = 875,22 kNm

 $M_{rj} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 8.6 \times 10^{-4} = 242.96 \text{ kNm}$

Deprem sağdan sola etkirken ;

M _{ri} = $0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 8.6 \times 10^{-4} = 242.96$ kNm

 $M_{rj} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 14.42 \times 10^{-4} = 407.38 \text{ kNm}$

Pekleşmeli taşıma gücü momentleri ;

$$M_{pi} = 1,4 \times 875,22 = 1225,31 \text{ kNm}$$

$$M_{pj} = 1,4 \times 407,38 = 570,33 \text{ kNm}$$

$$V_e = V_{dy} \pm (M_{pi} + M_{pj})/ln$$

$$V_e = 244,37 + (1225,31 + 570,33)/11,18 = 404,98 \text{ kN}$$

$$V_r = 0,22 \times b_w \times d \times f_{cd} = 0,22 \times 40 \times 86 \times 1,7 = 1286,56 \text{ kN}$$

$$V_e \le V_r.....\text{kesit yeterlidir.}$$

$$V_e - V_{dy} = 404,98 - 244,37 = 160,61 \text{ kN}$$

$$0,5 \times V_d = 0,5 \times 347,23 = 173,62 \text{ kN}$$

$$V_e - V_{dy} \le 0,5 \times V_d.....\text{betonun katkısı göz önüne alınır.}$$

$$V_{cr} = 0,65 \times f_{ctd} \times b_w \times d = 0,65 \times 1,15 \times 400 \times 860 = 257,14 \text{ kN}$$

$$V_c = 0,8 \times V_{cr} = 205,71 \text{ kN}$$

 $V_{ws} = 404,98 - 205,71 = 199,27 \text{ kN}$ $\frac{n.A_o.d}{s}.f_{ywd} = 199,27 \text{ kN}.....\phi 10 \text{ etrive seçilirse}$ $\frac{2.79.860}{s}.365 = 199,27 \times 10^3.....s = 248 \text{ mm}$ etriye aralığı için şartlar; sarılma bölgesinde : $s \le \frac{h_k}{4} = 225 \text{ mm}, s \le 8\phi = 112 \text{ mm}, s \le 150 \text{ mm}$

orta bölgede : $s \le 300 mm$

s = 100 mm olmalıdır.

Sarılma bölgesinde : $\phi 10 / 10$ cm , orta bölgede : $\phi 10 / 20$ cm.

<u>d-f kirişi:</u>

Statik çözüm sonucu en büyük kesme kuvveti (V_d) = 433,61 kN

İşletme yükleri altında mesnetlerde oluşan kesme kuvveti (V_{dy}) = 554,32 kN

Kirişin sağ ya da sol ucunda f_{cd} ve f_{yd} 'ye göre hesaplanan pozitif veya negatif taşıma gücü momenti (M _{ri} , M _{rj})

Deprem soldan sağa etkirken ;

$$\begin{split} M_{ri} &, M_{rj} = 0.9 \text{ x } f_{yd} \text{ x } d \text{ x } A_s \\ M_{ri} &= 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 15.8 \times 10^{-4} = 446.37 \text{ kNm} \\ M_{rj} &= 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 8.6 \times 10^{-4} = 242.96 \text{ kNm} \\ \text{Deprem sağdan sola etkirken ;} \\ M_{ri} &= 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 8.6 \times 10^{-4} = 242.96 \text{ kNm} \\ M_{ri} &= 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 50.66 \times 10^{-4} = 1431.2 \text{ kNm} \end{split}$$

Pekleşmeli taşıma gücü momentleri ;

$$\begin{split} M_{pi} &= 1,4 \times 446,37 = 624,92 \text{ kNm} \\ M_{pj} &= 1,4 \times 1431,2 = 2003,68 \text{ kNm} \\ V_e &= V_{dy} \pm (M_{pi} + M_{pj})/\ln \\ V_e &= 554,37 + (624,92 + 2003,68)/11,18 = 789,49 \text{ kN} \\ V_r &= 0,22 \times b_w \times d \times f_{cd} = 0,22 \times 40 \times 86 \times 1,7 = 1286,56 \text{ kN} \end{split}$$

 $V_e \leq V_r$kesit yeterlidir.

$$V_{e} - V_{dy} = 789,49 - 554,37 = 235,12 \text{ kN}$$

$$0,5 \times V_{d} = 0,5 \times 433,61 = 216,81 \text{ kN}$$

$$V_{e} - V_{dy} > 0,5 \times V_{d}$$
.....betonun katkısı göz önüne alınmaz

$$V_{ws} = 789,49 \text{ kN}$$

$$\frac{n.A_{o}.d}{s}.f_{ywd} = 789,49 \text{ kN}.....\phi10 \text{ etriye seçilirse}$$

$$\frac{2.79.860}{s}.365 = 789,49 \times 10^{3}....s = 62 \text{ mm}$$

etriye aralığı için şartlar;
sarılma bölgesinde :

$$s \le \frac{h_k}{4} = 225 \text{mm}$$
, $s \le 8\phi = 112 \text{ mm}$, $s \le 150 \text{mm}$
orta bölgede: $s \le 300 \text{mm}$

s = 60 mm olmalıdır.

Sarılma bölgesinde : $\phi 10 / 6$ cm , orta bölgede : $\phi 10 / 12$ cm.

<u>i-k kirişi:</u>

Statik çözüm sonucu en büyük kesme kuvveti (V_d) = 666,44 kN

İşletme yükleri altında mesnetlerde oluşan kesme kuvveti (V_{dy}) = 548,53 kN

Kirişin sağ ya da sol ucunda f_{cd} ve f_{yd} 'ye göre hesaplanan pozitif veya negatif taşıma gücü momenti (M _{ri} , M _{rj})

Deprem soldan sağa etkirken ;

$$\begin{split} M_{ri} &, M_{rj} = 0,9 \ x \ f_{yd} \ x \ d \ x \ A_s \\ M_{ri} &= 0,9 \times 365000 \times 0,86 \times 66,87 \times 10^{-4} = 1889,14 \ kNm \\ M_{rj} &= 0,9 \times 365000 \times 0,86 \times 12,57 \times 10^{-4} = 355,12 \ kNm \\ Deprem sağdan sola etkirken ; \\ M_{ri} &= 0,9 \times 365000 \times 0,86 \times 12,57 \times 10^{-4} = 355,12 \ kNm \\ M_{rj} &= 0,9 \times 365000 \times 0,86 \times 14,45 \times 10^{-4} = 408,23 \ kNm \end{split}$$

Pekleşmeli taşıma gücü momentleri ; M $_{pi} = 1,4 \times 1889,14 = 2644,8 \text{ kNm}$ M $_{pj} = 1,4 \times 408,23 = 571,52 \text{ kNm}$

$$V_{e} = V_{dy} \pm (M_{pi} + M_{pj})/ln$$

$$V_{e} = 548,53 + (2644,8 + 571,52)/9,75 = 878,41 kN$$

$$V_{r} = 0,22 \times b_{w} \times d \times f_{cd} = 0,22 \times 40 \times 86 \times 1,7 = 1286,56 kN$$

$$V_{e} \leq V_{r}.....kesit yeterlidir.$$

$$V_{e} - V_{dy} = 878,41 - 548,53 = 329,88 kN$$

$$0,5 \times V_{d} = 0,5 \times 666,44 = 333,22 kN$$

$$V_{e} - V_{dy} < 0,5 \times V_{d}.....betonun katkısı göz önüne alınır.$$

$$V_{cr} = 0,65 \times f_{ctd} \times b_{w} \times d = 0,65 \times 1,15 \times 400 \times 860 = 257,14 kN$$

$$V_{ws} = 878,41 - 205,71 = 672,7 kN$$

$$\frac{n.A_{o}.d}{s}.f_{ywd} = 672,7 kN.....\phi10 etriye seçilirse$$

$$\frac{2.79.860}{s}.365 = 672,7 \times 10^{3}....s = 73 mm$$
etriye aralığı için şartlar;

sarılma bölgesinde:

$$s \le \frac{n_k}{4} = 225 \text{mm}$$
, $s \le 8\phi = 112 \text{ mm}$, $s \le 150 \text{mm}$
orta bölgede: $s \le 300 \text{mm}$

s = 70 mm olmalıdır.

Sarılma bölgesinde : $\phi 10 / 7$ cm , orta bölgede : $\phi 10 / 14$ cm.

<u>n-p kirişi:</u>

Statik çözüm sonucu en büyük kesme kuvveti (V_d) = 433,61 kN

İşletme yükleri altında mesnetlerde oluşan kesme kuvveti (V_{dy}) = 554,37 kN

Kirişin sağ ya da sol ucunda f_{cd} ve f_{yd} 'ye göre hesaplanan pozitif veya negatif taşıma gücü momenti (M _{ri} , M _{rj})

Deprem soldan sağa etkirken ;

M $_{ri}$, M $_{rj}$ = 0,9 x f $_{vd}$ x d x A $_{s}$

M _{ri} = $0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 16.65 \times 10^{-4} = 470.38$ kNm

 $M_{rj} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 27.85 \times 10^{-4} = 786.79 \text{ kNm}$

Deprem sağdan sola etkirken ;

M $_{ri}$ = 0,9 \times 365000 \times 0,86 \times 27,85 \times 10 $^{-4}$ = 786,79 kNm

 $M_{rj} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 16.65 \times 10^{-4} = 407.38 \text{ kNm}$

Pekleşmeli taşıma gücü momentleri ;

$$\begin{split} M_{pi} &= 1,4 \times 786,79 = 1101,51 \text{ kNm} \\ M_{pj} &= 1,4 \times 786,79 = 1101,51 \text{ kNm} \\ V_{e} &= V_{dy} \pm (M_{pi} + M_{pj})/ln \\ V_{e} &= 554,37 + (1101,51+1101,51)/11,18 = 751,42 \text{ kN} \\ V_{r} &= 0,22 \times b_{w} \times d \times f_{cd} = 0,22 \times 40 \times 86 \times 1,7 = 1286,56 \text{ kN} \\ V_{e} &\leq V_{r}......\text{kesit yeterlidir.} \\ V_{e} &= V_{dy} = 751,42 - 554,37 = 197,05 \text{ kN} \\ 0,5 \times V_{d} &= 0,5 \times 433,61 = 216,81 \text{ kN} \\ V_{e} &- V_{dy} &\leq 0,5 \times V_{d}.....\text{betonun katk1s1 göz önüne alınır.} \\ V_{cr} &= 0,65 \times f_{ctd} \times b_{w} \times d = 0,65 \times 1,15 \times 400 \times 860 = 257,14 \text{ kN} \\ V_{c} &= 0,8 \times V_{cr} = 205,71 \text{ kN} \\ V_{ws} &= 751,42 - 205,71 = 545,71 \text{ kN} \\ \frac{n.A_{o}.d}{s}.f_{ywd} &= 545,71 \text{ kN}.....\phi 10 \text{ etriye seçilirse} \\ \frac{2.79.860}{s}.365 = 545,71 \times 10^{3}....s = 90 \text{ mm} \\ \text{etriye aralığı için şartlar;} \end{split}$$

sarılma bölgesinde:

$$s \le \frac{h_k}{4} = 225 \text{mm}, s \le 8\phi = 112 \text{ mm}, s \le 150 \text{mm}$$

orta bölgede : $s \le 300$ mm

s = 90 mm olmalıdır.

Sarılma bölgesinde : $\phi 10 / 9$ cm , orta bölgede : $\phi 10 / 18$ cm.

<u>q-s kirişi:</u>

Statik çözüm sonucu en büyük kesme kuvveti (V_d) = 354,16 kN

İşletme yükleri altında mesnetlerde oluşan kesme kuvveti (V_{dy}) = 780,59 kN

Kirişin sağ ya da sol ucunda f_{cd} ve f_{yd} 'ye göre hesaplanan pozitif veya negatif taşıma gücü momenti (M _{ri} , M _{ri})

Deprem soldan sağa etkirken ;

M $_{ri}$, M $_{rj}$ = 0,9 x f $_{vd}$ x d x A $_{s}$

 $M_{ri} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 14.2 \times 10^{-4} = 401.16 \text{ kNm}$ $M_{rj} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 8.6 \times 10^{-4} = 242.96 \text{ kNm}$ Deprem sağdan sola etkirken ; $M_{ri} = 0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 8.6 \times 10^{-4} = 242.96 \text{ kNm}$

 $M_{rj} = ~0.9 \times 365000 \times 0.86 \times 42.41 \times 10^{-4} = 1198.12 \ kNm$

Pekleşmeli taşıma gücü momentleri ; $M_{pi} = 1,4 \times 401,16 = 561,62 \text{ kNm}$ $M_{pj} = 1,4 \times 1198,12 = 1677,37 \text{ kNm}$ $V_e = V_{dy} \pm (M_{pi} + M_{pj})/\ln$ $V_e = 780,59 + (561,62 + 1677,37)/11,18 = 980,86 \text{ kN}$ $V_r = 0,22 \times b_w \times d \times f_{ed} = 0,22 \times 40 \times 86 \times 1,7 = 1286,56 \text{ kN}$ $V_e \leq V_r.....\text{kesit yeterlidir.}$ $V_e - V_{dy} = 980,86 - 780,59 = 200,27 \text{ kN}$ $0,5 \times V_d = 0,5 \times 354,16 = 117,08 \text{ kN}$ $V_e - V_{dy} > 0,5 \times V_d.....\text{betonun katkısı göz önüne alınmaz.}$ $V_{ws} = 980,86 \text{ kN}......$0,58 \text{ kN}.....$0,58 \text{ kN}$ $\frac{n.A_o.d}{s}.f_{ywd} = 980,86 \text{ kN}.....$0,10 \text{ etriye seçilirse}$ $\frac{2.79.860}{s}.365 = 980,86 \times 10^3....s = 50 \text{ mm}$ etriye aralığı için şartlar; sarılma bölgesinde :

$$s \le \frac{h_k}{4} = 225 \text{mm}$$
, $s \le 8\phi = 112 \text{ mm}$, $s \le 150 \text{mm}$
orta bölgede: $s \le 300 \text{mm}$

Sarılma bölgesinde : $\phi 10 / 5$ cm , orta bölgede : $\phi 10 / 10$ cm.

Kolonlarda kayma hesabı :

h-g kolonu :

 $V_{max} = 50,53 \text{ kN}$ $V_{cr} = 0.8 \times (0.65 \times f_{ctd} \times b_w \times d) = 0.8 \times (0.65 \times 1.15 \times 400 \times 650) \times 10^{-3} = 155,48 \text{ kN}$ $V_{cr} > V_{max}$ olduğu için minimum etriye yeterlidir. Sarılma bölgesi : $\phi 10/10$; orta bölgede : $\phi 10/20$

l-m kolonu :

 $V_{max} = 83,36 \text{ kN}$ $V_{cr} = 0.8 \times (0.65 \times f_{ctd} \times b_w \times d) = 0.8 \times (0.65 \times 1.15 \times 400 \times 650) \times 10^{-3} = 155,48 \text{ kN}$ $V_{cr} > V_{max}$ olduğu için minimum etriye yeterlidir. Sarılma bölgesi : $\phi 10/10$; orta bölgede : $\phi 10/20$

3. BİR İÇ KUVVET ÖLÇERİN TASARIMI

3.1. Ortadoğu Teknik Üniversitesi'nde Yapılan Çalışma Hakkında [9]

Ortadoğu Teknik Üniversitesi'nde yapılan çalışmanın amacı; açıklığı dolgu duvarlarla doldurulmuş betonarme bir çerçevede limit duruma ulaşıncaya kadar çerçeve ve dolgu duvarlar arasındaki kesme kuvveti dağılımını belirlemektir. Bu amaçla, çerçeveye yerleştirilecek iç kuvvet ölçerin tasarımı yapılmıştır. Orta açıklığında dolgu duvar olan üç açıklıklı, dört katlı bir çerçevenin alt sistemi olarak üç açıklıklı, iki katlı çerçeve belirlenmiştir. Bu yapıda, kolonlar ve dolgu duvar arasındaki kuvvet dağılımını hem deneysel hem analitik olarak, farklı yük kademeleri altında bulunması amaçlanmıştır.

Kesme kuvvetinin dağılımının yanında çerçevenin devirme momentinin hesaplanması amaçlanmıştır. Devirme momenti; dolgu duvar ve kolonların fleksibilite özellikleri ve kolonlara gelen eksenel kuvvet ile karşılanıyor. Kolonlardaki eksenel kuvvet ve momentin iç kuvvet ölçer tarafından ölçülebileceği düşünülmüş. Sonuçta ; kolonlarla karşılanan devirme momenti hesaplanmış olur. Geriye kalan moment ise dolgu duvarlar tarafından karşılanır. Böylece; devirme momenti dağılımı da belirlenmiş olur.

Bilgisayar yardımı ile sistemin çözüm yapıldıktan sonra, alt kat kolonlarındaki maksimum iç kuvvetlerin meydana geldiği kesitler ve iç kuvvet ölçerin yerleştirileceği kesitler belirlenmiştir. Tablo 3.1. de iç kuvvet ölçer seviyesindeki maksimum kesit zorları verilmiştir.

Tablo 3.1. Kolon taban seviyesinde iç kuvvet ölçere gelen yükler

Eksenel Kuvvet (kN)	Kesme Kuvveti (kN)	Moment (kNm)
· · · ·	· · · ·	

35	4	3

İki kolonun da taban kesitlerinde kesit zorlarını bulduktan ve iç kuvvet ölçere gelecek yükleri tesbit ettikten sonra iç kuvvet ölçerin tasarımı yapılmıştır. Uzay kafes olarak tasarlanan iç kuvvet ölçer; düşeyde 4 çubuk ve 2 çapraz çubuktan oluşur. Bu 4 düşey çubuğun eksenel kuvvet ve momenti ölçeceği kabul edilmiş. 2 çapraz çubukla ise kesme kuvvetini ölçeceği beklenmiştir.

Elemanların birleşimleri civatalı birleşim olarak yapılmış. İç kuvvet ölçerin tüm çubukları et kalınlığı 5 mm olan boru kesitli çubuklardır. Dıştan dışa çapları 20 mm, iç çapları 10 mm'dir. Çubuk et kalınlıkları orta kesitlerde 3 mm'e kadar düşmektedir. 30 mm uzunluğundaki bu ince kısımlarda gerilmelerin ve duyarlılığın yüksek olması sağlanmıştır. Çubuklar alt ve üst levhalara civatalarla sabitlenmiştir. Levha boyutları ; 250×250×27 mm. dir.

Deneyler sırasında; kolonlarda beklenmedik yükler meydana gelebilir düşüncesiyle, lineer elastik bölgenin aşılmaması için güvenlik katsayısı 2 olarak seçilmiştir.

Bu çalışmada, kolonların sürekliliğinin bozulmasını minimuma indirmek amacıyla kolon taban kesidi iç kuvvet ölçerin koyulacağı yer olarak belirlenmiştir. İç kuvvet ölçer, temele gömülmemiş kolon içine yerleştirilmiştir. Böylece kolon boyu, iç kuvvet ölçerin yüksekliği miktarında düşmüştür.



Şekil 3.1. İç kuvvet ölçerin düşey çubukları



Şekil 3.2. İç kuvvet ölçerde diagonal çubuklar ve enkesitler

Yüklemeler altında iç kuvvet ölçerin elemanlarındaki şekil değiştirmelerini ölçmek için sekil değiştirme ölçerler (strain gauge) kullanılmıştır. Şekil 3.3' deki gibi şekil değiştirme ölçerler çubuğun dört yanına yapıştırılmış.



Şekil 3.3. Şekil değiştirme ölçerlerin konumları

Daha sonraki aşamada; iç kuvvet ölçerin kalibrasyonu yapılmış. İç kuvvetler doğrudan ölçülemez ancak iç kuvvet ölçer bunlara bağlı büyüklükleri kolayca ölçebilir. İç kuvvet ölçerde, kuvvetlerin değerine onlara bağlı şekil değiştirme ölçümlerinden geçilebilir. Bu çalışmada, bulunması gereken değer ile ölçülen değer arasında oluşturulacak güvenilir bir formulasyona ihtiyaç vardır. Bu formulasyona

kullanılan sistemin kalibrasyonu denir. Kalibrasyonun önce matematiksel formulasyonu yapılmıştır.

En basit halde, ölçülen bir değere bağlı bilinmeyen bir değeri kalibrasyon fonksiyonu aşağıdaki gibidir.

$$\mathbf{y}=\mathbf{f}\left(\mathbf{x}\right)$$

x ; ölçüm sonucu elde edilen değer

y ; belirlenmek istenen değer

İç kuvvet ölçerde, toplam 6 adet ölçülen değer (4 adet dik, 2 adet diagonal çubuktan) ve belirlenmesi gereken 3 adet iç kuvvet (eksenel kuvvet, kesme kuvveti ve eğilme momenti) vardır. Sistem lineer elastik bölgede olacağı için , bağıntılar denklem....deki gibi olur.

$$y_1 = s_{11}x_1 + s_{12}x_2 + \dots + s_{16}x_6$$
$$y_2 = s_{21}x_1 + s_{22}x_2 + \dots + s_{26}x_6$$
$$y_3 = s_{31}x_1 + s_{32}x_2 + \dots + s_{36}x_6$$

 y_1, y_2 ve y_3 sırasıyla ; eksenel kuvvet, kesme kuvveti ve eğilme momentidir. Bağıntıların matris formu Denklem 3.1'deki gibidir.

$$\begin{cases} \mathbf{y}_{1} \\ \mathbf{y}_{2} \\ \mathbf{y}_{3} \end{cases} = \begin{bmatrix} \mathbf{s}_{11} & \mathbf{s}_{12} & \mathbf{s}_{13} & \mathbf{s}_{14} & \mathbf{s}_{15} & \mathbf{s}_{16} \\ \mathbf{s}_{21} & \mathbf{s}_{22} & \mathbf{s}_{23} & \mathbf{s}_{24} & \mathbf{s}_{25} & \mathbf{s}_{26} \\ \mathbf{s}_{31} & \mathbf{s}_{32} & \mathbf{s}_{33} & \mathbf{s}_{34} & \mathbf{s}_{35} & \mathbf{s}_{36} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \mathbf{x}_{1} \\ \mathbf{x}_{2} \\ \mathbf{x}_{3} \\ \mathbf{x}_{4} \\ \mathbf{x}_{5} \\ \mathbf{x}_{6} \end{bmatrix}$$
(3.1)

{Y}: iç kuvvetler matrisi

[S] : kalibrasyon matrisi

 $\{X\}$: ölçülen değerler matrisi

$$\{\mathbf{Y}\} = [\mathbf{S}]\{\mathbf{X}\} \tag{3.2}$$

Bir sonraki aşamada kalibrasyon düzeneği yapılmıştır. Eksenel kuvvete göre yapılan kalibrasyonun basit olmasına karşın sınır şartlarının dikkatlice sağlanması gerekir. İç kuvvet ölçerin eninin boyuna oranı bire çok yakın olduğu için, iç kuvvet ölçerin levhalarına gelen yükün üniform olarak dağılması önemlidir. Uniform dağılımı sağlamak için yükleme başlığı ile iç kuvvet ölçer arasına levhalar koyulmuştur. Yükler mafsallı eleman tarafından sağlanmıştır. Şekil 3.4.'te İç kuvvet ölçerin eksenel kalibrasyonu için hazırlanan düzeneği göstermektedir.



Şekil 3.4. İç kuvvet ölçerin eksenel kalibrasyonu için hazırlanan düzenek

Üst levhanın orta yüksekliği referans noktası olarak kabul edildiği için, kesme kalibrasyonu düzeneği oldukça basitleşmiştir. Şekil 3.5.'da İç kuvvet ölçerin kesme kalibrasyonu için hazırlanan düzeneği göstermektedir.



Şekil 3.5. İç kuvvet ölçerin kesme kalibrasyonu için hazırlanan düzenek

Moment, kesme kuvveti ve eksenel kuvvetin hepsinin birden etkidiği durum için yapılan kalibrasyon, belli bir uzaklıktan uygulanan kuvvet ile mümkündür. β açısını ve L uzaklığını değiştirmek suretiyle bu üç kuvvet çeşitli kombinasyonlar şeklinde elde edilir. Şekil 3.6.'de İç kuvvet ölçerin bileşik kuvvet uygulamasındaki kalibrasyonu için hazırlanan düzeneğini göstermektedir.



Şekil 3.6. İç kuvvet ölçerin bileşik kuvvet uygulamasındaki kalibrasyonu için hazırlanan düzenek

Toplamda kalibrasyon için her bir iç kuvvet ölçere sekiz farklı yükleme tipi uygulanmıştır. İlk dört uygulama moment, kesme kuvveti ve eksenel kuvvetin aynı anda etkimesi durumu için yapılmıştır. Beşinci ve sekizinci uygulama; eksenel basınç ve çekme durumları için yapılmıştır. Son olarak çok az moment uygulayarak altıncı uygulama pozitif kesme kuvveti için, yedinci uygulama ise negatif kesme kuvveti için yapılmıştır.

3.2. İç kuvvet ölçerin boyutlandırılması3.2.1. Çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçer

Bu çalışmanın başında ilk olarak düşünülen çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçerden bu bölümde bahsedilmiştir. Çubuk elemanlı olarak düşünülen iç kuvvet ölçeri oluşturan elemanlar çelik çubuklardır. Şekil 3.8.'da gösterilmiştir. Çubuk sayısı onikidir. Bunların sekiz tanesi birbirine çapraz olan diagonal çubuklar, dört tanesi ise düşey çubuklardır. Şekil 3.7'de yükleme durumu gösterilmiştir. İç kuvvet ölçerin kolon yarı yüksekliğine yerleştirileceği düşünülmüştür. Bu noktadaki kesit zorları ile çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçerin boyutlandırılması yapılmıştır.



Şekil 3.7. Çerçeve yükleme durumu



Şekil 3.8. Çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçer

Yüklemeler sonucu çubuk elemanlarda oluşan basınç ve çekme kuvvetleri için çubuk elemanların boyutlandırılmasıda kullanılan formüller aşağıda verilmiştir.

St37 için;
$$\sigma_{em} = 1.44 \text{ t/cm}^2$$
, $\sigma_{akma} = 2.4 \text{ t/cm}^2$
St52 için; $\sigma_{em} = 2.16 \text{ t/cm}^2$, $\sigma_{akma} = 3.6 \text{ t/cm}^2$
Çekme çubukları için;

F : çekme kuvveti , A : çubuk kesit alanı = $\frac{\pi D^2}{4}$ olmak üzere ;

$$\sigma = \frac{F}{A} \le \sigma_{em}$$

Basınç çubukları için;

 λ : narinlik, S_k: Burkulma boyu, i: çubuk enkesitinin atalet yarıçapı $\lambda = \frac{S_k}{i}$; w: Burkulma sayısı

$$\sigma \!=\! w. \frac{F}{A} \!\leq\! \sigma_{akma}$$

İç kuvvet ölçere kaynaklanan levhalar için; t : levhanın kalınlığı

M : Levhaya etkiyen eğilme momenti

W : kesit mukavemet momenti =
$$\frac{1.t^2}{6}$$

$$\sigma\!=\!\frac{M}{W}\!\leq\!\sigma_{em}$$

Sol kolon ortasında;

 $Md = 1,5 \times 2,45 = 3,68 \text{ kNm}$ $Nd = 1,5 \times -68,08 = -102,12 \text{ kN}$ $Td = 1,5 \times 48,85 = 73,28 \text{ kN}$

Sağ kolon ortasında; Md = $1,5 \times 2,75 = 4,12$ kNm Nd = $1,5 \times -134,79 = -202,18$ kN Td = $1,5 \times 49,25 = 73,87$ kN

Yatay kuvvetin çift yönlü olacağı düşünülerek; en elverişsiz kesit zorları ile hesap yapılmıştır.

 $Md = 4,12 \ kNm \qquad Nd = -202,18 \ kN \qquad Td = 73,87 \ kN$ $M_{Levha} = 9.03 \ kNm/m$ Belirtilen yüklemeler altında; çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçerin altına ve üstüne kaynaklanan levhalar 25 mm kalınlığında, 410×240 boyutlarında boyutlandırılmıştır. Levhalar St 37 çeliği olarak seçilmiştir.

Tüm çubuk elemanlar ise St37 çeliğinden ϕ 20 olarak belirlenmiştir.

İç kuvvet ölçerlerin kolon taban kesidine yerleştirilmesi halinde, boyutlandırılması aşağıda anlatılmıştır.

Sol kolon taban kesidinde ; $Md = 1,5 \times 24,84 = -37,26 \text{ kNm}$ $Nd = 1,5 \times -68,08 = -102,12 \text{ kN}$ $Td = 1,5 \times 48,85 = 73,28 \text{ kN}$

Sağ kolon taban kesidinde ; Md = $1,5 \times 25,06 = 37,6$ kNm Nd = $1,5 \times -134,79 = -202,18$ kN Td = $1,5 \times 49,25 = 73,87$ kN

Yatay kuvvetin çift yönlü olacağı düşünülerek; en elverişsiz kesit zorları ile hesap yapılmıştır.

 $Md = 37,6 \text{ kNm} \qquad Nd = -202,18 \text{ kN} \qquad Td = 73,87 \text{ kN}$ $M_{\text{Levha}} = 16.12 \text{ kNm/m}$

Belirtilen yüklemeler altında; çubuk elemanlı olarak tasarlanan iç kuvvet ölçerin altına ve üstüne kaynaklanan levhalar 30 mm kalınlığında, 410×240 boyutlarının boyutlandırılmıştır.Levhalar St 37 çeliği olarak seçilmiştir.

Tüm çubuk elemanlar ise St37 çeliğinden üretilirse ϕ 30 olarak, St52 çeliğinden üretilirse ϕ 24 belirlenmiştir.

Çubuk elemanlardan oluşan iç kuvvet ölçerin kolon taban kesidine yerleştirilmesi halinde çelik levhaların ve çubukların boyutları artmaktadır. Bu durumun maliyeti

arttıracağı ve üretimin zorlaştıracağı düşüncesi ile çubuk elemanlardan oluşan iç kuvvet ölçerin kolon yarı yüksekliğine yerleştirilmesinin uygun olacağı görülmüştür.

3.2.2. Daire Kesitli Bir İç Kuvvet Ölçerin Tasarımı

İç kuvvet ölçer; 3 adet parçadan oluşmaktadır. Bunlar bir adet silindir gövde ve silindirin üstüne ve altına kaynaklanan kalın levhalardır. Bu bölümde iç kuvvet ölçerin silindir gövdesinin ve levhalarının boyutlandırılması anlatılmaktadır. Boyutlandırma iki durum için yapılmıştır;

- 1. İç kuvvet ölçerin kolon taban kesitlerine koyulması durumu
- 2. İç kuvvet ölçerin kolon yarı yüksekliğine koyulması durumu

İç kuvvet ölçerin yanlız bu numunede değil, başka tip numunelerde ve oldukça yüksek yüklemeler altında da kullanılması açısından hesap yükleri 100 kN mertebesinde seçilip, güvenlik katsayısı (1.5) ile arttırarak boyutlandırma yapılmış, 150 kN mertebesine çıkılmıştır. Tipik çerçeve numunesinin limit yükünün 100 kN'u aşmadığı geçmiş deneylerde görülmüştür. Sonuçta iç kuvvet ölçerin her zaman olabildiğince doğrusal elastik bölgede davranış yapması gerekmektedir.

Kolonların her ikisine de iç kuvvet ölçer koyulacağına karar verilmiştir. Yatay deprem kuvvetinin iki yönlü olduğu düşünülerek , tek yönlü yatay kuvvet altında en fazla zorlanan kolondaki kesit tesirlerine göre boyutlandırma yapılmıştır.

Şekil 3.9'da iç kuvvet ölçerin kullanılması düşünülen tipik çerçeve numunesinin özellikleri görülmektedir.



Şekil 3.9. Tipik Çerçeve Numunenin Özellikleri

Numunenin malzeme özellikleri : BS16, BÇI

Yapı yükü ; ($82 \times 12 + 20 \times 20.5$) × 195 cm = 0,27183 m³ 0,27183 m³ × 2,5 t / m³ = 0,68 t = 6,67 kN 0,68 / 1,95 m = 0,35 t/m = 3,5 kN/m= g


Şekil 3.10. Sistemin Geometrik Özellikleri ve Yükleme durumu



Şekil 3.11. Kolonlardaki Kesit Zorları

Tablo 3.2. Standart Olarak Üretilen St 37 Boru Kesitler

	Et kalınlığı (mm)				
Dıştan dışa çap (mm)	5.0	6.3	7.1	8.0	
168.3	+	+	+	-	
219.1	+	+	+	+	
273.1	+	+	+	+	
323.9	+	+	+	+	

İmal edilmesi düşünülen iç kuvvet ölçerin silindirik kısmının boyu 15 cm. olarak düşünülmüştür. Silindirik kısmın boyutlandırılmasında, iç kuvvet ölçerin kolona yerleştirildiği takdirde borunun alt ve üst kısmına denk gelen kesit zorları kullanılmıştır. Bu kesit zorları 1.5 güvenlik katsayısı ile arttırılmıştır. Sol kolonda normal kuvvet ve kesme kuvveti sağ kolondakilere göre fazladır, yatay kuvvetin yön değiştireceği düşünülerek her iki kolona da koyulacak iç kuvvet ölçerin boyutlandırılması için maksimum kesit zorları esas alınmıştır.

İç kuvvet ölçerin kolon taban kesidine koyulması halinde maksimum kesit zorları;

M _{üst} = $1.5 \times 29,82 = 44,73$ kNm M _{alt} = $1.5 \times 37.08 = 55,62$ kNm T = $1.5 \times 49,25 = 73,87$ kN N = $1.5 \times -134,79 = 202,18$ kN

Silindirik elemanın boyutlandırılmasında, TS648'de eksenel basınç ve eğilme etkisi altındaki çubuklar için verilen formüller kullanılmıştır. Standart olarak üretilen St37 boru kesitler Tablo 3.2'de verilmiştir.

Kolon taban kesidine koyulacak iç kuvvet ölçerin silindirik kısmının boyutları için standart üretilen boru kesitlerden faydalanılmıştır.

Seçilen kesit : dıştan dışa çapı 323,9 mm ; t (et kalınlığı) 6,3 mm olan St 37 olarak üretilen boru kesittir.

Bu kesitin özellikleri ; Kesit alanı : A = 62,86 cm² ; Atalet momentleri : I = I_x = I_y = 7928,9 cm⁴ Atalet yarıçapları : i = i_x = i_y = 11,23 cm; Mukavemet momenti : W_x = 489,59 cm³

Kesit tahkiki için yapılan hesaplar aşağıdaki gibidir ; σ_{eb} : yanlız (S) eksenel basınç kuvveti etkisi altında hesaplanan gerilme σ_{bem} :yanlız (S) eksenel basınç kuvveti etkisi altında uygulanacak emniyet gerilmesi σ_{bx}, σ_{by} : yanlız (M_x,M_y) eğilme momentleri etkisi altında hesaplanan (eğilme-basınç) başlığı gerilmeleri

 σ_{Bx}, σ_{By} : yanlız (M_x, M_y) eğilme momentleri etkisi altında uygulanacak (eğilme-basınç) başlığı gerilmeleri

 $\sigma'_{ex}, \sigma'_{ey}$: (x-x) ve (y-y) asal eksenleri etrafindaki burkulmalar için hesaplanan ve Euler gerilmesinden türetilen gerilmeler

 C_{mx} , C_{my} : M_x , M_y moment diyagramlarını ve hesap yapılan düzleme dik doğrultuda çubuğun tutulma düzenini gözönünde tutan katsayılar

olmak üzere;

$$(-\sigma_{eb}) = \frac{S}{F} = \frac{20,61 \text{ t}}{62,86 \text{ cm}^2} = 0,328 \text{ t}/\text{ cm}^2$$

$$(-\sigma_{bx}) = \frac{\max M_x}{W_x} = \frac{567 \text{ tcm}}{489.59 \text{ cm}^3} = 1.158 \text{ t/cm}^2$$

$$\lambda_{x} = \frac{\text{K.s}}{i_{x}} = \frac{15}{11.23} = 1.34 \le 20; \omega_{x} = 1; \ \sigma_{\text{bem}} = \frac{\sigma_{\text{cem}}}{\omega_{x}} = \frac{1.44 \text{ t/cm}^{2}}{1} = 1.44 \text{ t/cm}^{2}$$

M $_y$: eğilme momenti olmadığından ; $\sigma_{_{\rm by}}$, $\sigma_{_{\rm BY}}=0$

$$\lambda_{y} = \frac{S_{ky}}{i_{yb}} = \frac{0.70x15}{11.23} = 0.94$$

Moment diyagramının şekline göre;

$$C_{b} = 1.75 - 1.05 \left(\frac{M_{1}}{M_{2}}\right) + 0.3 \left(\frac{M_{1}}{M_{2}}\right)^{2} = 1.75 - 1.05 \left(\frac{4.56}{5.67}\right) + 0.3 \left(\frac{4.56}{5.67}\right)^{2} = 1.1$$

$$\lambda_{y} = 0.94 \le \sqrt{\frac{3.10^{7} \cdot C_{b}}{\sigma_{a}}} = \sqrt{\frac{3.10^{7} \cdot 1.1}{2400}} = 117.26$$
 olduğu için

$$(-\sigma_{\rm Bx}) = \left[\frac{2}{3} - \frac{\sigma_{\rm a} \cdot \lambda_{\rm yb}^2}{9.10^7 \cdot C_{\rm b}}\right] \cdot \sigma_{\rm a} = 1.6 \, \text{t/cm}^2$$

$$(-\sigma_{ex}) = \frac{829.10^4}{\lambda_x^2} = 4605.5 \text{ kg/cm}^2$$
, çubuk uçlarında yanal deplasman var ; C _{mx} =0.85

Kontroller aşağıdaki denklemlerle yapılır;

$$\frac{\sigma_{eb}}{\sigma_{bem}} + \frac{C_{mx}.\sigma_{bx}}{\left(1 - \frac{\sigma_{eb}}{\sigma_{ex}}\right).\sigma_{Bx}} + \frac{C_{my}.\sigma_{by}}{\left(1 - \frac{\sigma_{eb}}{\sigma_{ey}}\right).\sigma_{By}} \le 1,0$$

$$\frac{0.328}{1.44} + \frac{0.85 \times 1.158}{\left(1 - \frac{0.328}{4605.5}\right) 1.6} + 0 = 0.843 \le 1.0 \text{ (tamam)}$$

$$\frac{\sigma_{eb}}{0.6\sigma_{a}} + \frac{\sigma_{bx}}{\sigma_{Bx}} + \frac{\sigma_{by}}{\sigma_{By}} \le 1,0$$

$$\frac{0.328}{0.6x2.4} + \frac{1.158}{1.6} + 0 = 0.952 \le 1.0 \text{ (tamam)}$$

Aynı hesaplar St 52 olarak üretilen boru kesiti için de yapılmıştır.

Yapılan tahkikler sonucunda kolon taban kesidinde kullanılacak iç kuvvet ölçerin silindirik kısmı için ;

- 15 cm yüksekliğinde, dıştan dışa çapı 323.9 mm ve et kalınlığı 6.3 mm olan, St 37 çeliğinden üretilen standart boru eleman.
- 15 cm yüksekliğinde, dıştan dışa çapı 273.1 mm ve et kalınlığı 6.3 mm olan, St 52 çeliğinden üretilen standart boru eleman.

İç kuvvet ölçerin kolon yarı yüksekliğine (71 cm) koyulması durumunda maksimum kesit zorları aşağıdaki gibidir;

M _{ust} = $-1.5 \times 2,44 = -3,66$ kNm M _{alt} = $+1.5 \times 5,85 = 8,77$ kNm T = $1.5 \times 49,25 = 73,87$ kN N = $1.5 \times -134,79 = -202,18$ kN TS648'de eksenel basınç ve eğilme etkisi altındaki çubuklar için verilen formüllerle yapılan hesaplar sonucunda kolon yarı yüksekliğine koyulacak iç kuvvet ölçer 15 cm yüksekliğinde, dıştan dışa çapı 168.3 mm ve et kalınlığı 7.1 mm olan, St 37 çeliğinden üretilen standart boru eleman olarak belirlenmiştir.

İç kuvvet ölçerin silidirik kısmının altına ve üstüne kaynaklanacak levhaların boyutlandırılması için SAP2000 Yapı Analizi Bilgisayar Programı'nda kabuk sonlu elemanlar kullanılarak modelleme yapılmıştır. Modellemede silidirik kısım planda sırasıyla 16, 32, 64 eşit daire dilimine bölünmüştür. Silidirik kısmın altına ve üstüne gelen levhaların silindirik kısımla beraber çalışabilmesi ve gerilme dağılımlarının gerçeğe yakın olması için levhaların düğüm noktaları ile silindirik elemanın düğüm noktaları çakıştırılmıştır. 32 esit daire dilimine bölünmesi halinde elde edilen sonuçlar 16 eşit daire dilimine bölünmesi yani daha seyrek olan duruma göre daha doğru sonuçlar vermiştir. Ancak 64 eşit daire dilimine bölünmesi halinin daha güvenilir olması düsünülürken, elemanlarının boyutlarının çok küçülmesi ve düğüm noktalarının birbirine çok yaklaşması nedeniyle levhanın genel gerilme dağılımında beklenmedik bölgesel gerilmeler oluşmuştur. Levhalardaki maksimum momentin arandığı kesitte 32 eşit daire dilimine bölünmesi halinde belirlenen moment değeri ve 64 eşit daire dilimine bölünmesi halinde belirlenen moment değeri birbirine çok yakın çıkmıştır. Ancak 64 eşit daire dilimine bölünmesi halinde oluşan genel gerilme dağılımı güvenilir olmadığı için bundan sonraki hesaplarda ; 32 eşit daire dilimine bölünen silindirik kısım ve düğüm noktaları silindirik kısmın uç düğüm noktalarıyla çakışan levhalardan oluşan model esas alınacaktır.

İç kuvvet ölçerde üst levhalar seviyesinde meydana gelen maksimum kesit zorları Tablo 3.3.'te verildiği gibidir. Bu değerler güvenlik katsayısı (1.5) ile çarpıldıktan sonraki değerlerdir.

Kullanım Yeri	M (kNm)	n) N (kN) T(k			
Kolon yarı yüksekliği	-6,03	-202,18	73,87		
Kolon taban kesiti	42,82	-202,18	73,87		

Tablo 3.3. Levhalarda meydana gelen maksimum kesit zorları

Sonlu elemanlar modelinde kesitteki tekil yüklerin iç kuvvet ölçerin üst levhasına etkitilmesi aşağıda anlatıldığı gibidir.

Kesite etkiyen normal kuvvet değeri, iç kuvvet ölçerin üst levhasında kolonun oturduğu alana yani kolon taban alanına bölünmüştür. Bulunan bu değer birim alana etkiyen bir üniform yayılı yük değeridir. Kolonun levhaya oturduğu alanda levhayı temsil eden plak elemanlar vardır. Her bir plak elemana elde edilen üniform yayılı yük etkitilerek, normal kuvvetin levha üzerine etkitilmesi sağlanmıştır.

Kesite etkiyen kesme kuvveti değeri, iç kuvvet ölçerin üst levhasında kolonun oturduğu alandaki düğüm noktası sayısına bölünmüştür. Bulunan bu değer her bir düğüm noktasına tekil yük olarak etkitilmiştir. Böylece kesitteki kesme kuvvetinin levhaya dağıtılarak etkitilmesi sağlanmıştır.

Kesite etkiyen eğilme momenti değerini levhaya etkitmek için kuvvet çiftleri kullanılmıştır. Kolonların levhaya oturduğu alanda, levhanın dar kenar doğrultusunda iki plak eleman arasında kaç düğüm noktası olduğu tesbit edilmiştir. Kesite etkiyen eğilme momenti bu düğüm noktası sayısına bölünerek levhanın uzun kenarı doğrultusunda etkiyen çizgisel eğilme momenti değerine ulaşılmıştır. Bu eğilme moment değeri de uzun kenar doğrultusunda kuvvet çiftleri kullanılarak etkitilmiştir.



Şekil 3.12. Levhalarda gerilme dağılımı



Şekil 3.13. İç kuvvet ölçerde birim genişliğe etkiyen moment dağılımı

İç kuvvet ölçerin kolon yarı yüksekliğine yerleştirilmesi durumunda levhalarda maksimum momentler levha ve silindirin birleşim bölgesinde oluşmaktadır. SAP2000 Yapı Analizi Programında hazırlanan modelden görüldüğü gibi bu değer ; M max = 8.63 kNm/m'dir.

Bu momenti taşıyacak levha kalınlığı için yapılan hesap aşağıdaki gibidir;

Kesit mukavemet momenti = $W = \frac{1.t^2}{6}$; birim boy için

$$\sigma = \frac{M}{W} = \frac{8.63 \text{ kNm/m}}{\frac{t^2}{6}} = \sigma_{em} = 1.44 \text{ t/cm}^2$$
 $t \ge 1.92 \text{ cm}$

Hesap sonucunda levha kalınlığı güvenli tarafta kalınarak 25 mm olarak seçilmiştir.

Levhanın boyutları; 410×240 olarak belirlenmiştir. Levhalar, dikdörtgen kesitli kolona yerleştirileceği için dikdörtgen kesitli olarak seçilmiştir.

İç kuvvet ölçerin kolon taban kesidine yerleştirilmesi durumunda levhalarda maksimum momentler levha ve silindirin birleşim bölgesinde oluşmaktadır. SAP2000 Yapı Analizi Programında hazırlanan modelde bulunan bu değer ; M max = 17.36 kNm/m'dir.

Bu momenti taşıyacak levha kalınlığı için yapılan hesap aşağıdaki gibidir;

Kesit mukavemet momenti = $W = \frac{1.t^2}{6}$; birim boy için

$$\sigma = \frac{M}{W} = \frac{17.36 \text{ kNm/m}}{\frac{t^2}{6}} = \sigma_{em} = 1.44 \text{ t/cm}^2 \qquad t \ge 2.72 \text{ cm}$$

Hesap sonucunda levha kalınlığı güvenli tarafta kalınarak 30 mm olarak seçilmiştir. Levhanın boyutları; 520×400 olarak belirlenmiştir. Levhalar, dikdörtgen kesitli kolona yerleştirileceği için dikdörtgen kesitli olarak seçilmiştir.

İç kuvvet ölçerin levhalarının, kolondan gelen levhalara monte edilebilmesi için kullanılacak bulonların hesabı aşağıda yapıldığı gibidir;

Kolon yarı yüksekliğindeki kesidinde bulon hesabı ;

4 adet M20 bulonu kullanılması öngörülmüştür.



Şekil 3.14. Kaynaklanan levhalar ve bulonların yeri (kolon orta yüksekliğinde)

Hesaplarda M20 bulonu kullanılmış, civata kalitesi 10,9 ; levhalar St37

- Z: Çekme Kuvveti = 0
- T : Bulonların taşıması gereken kesme kuvveti = 73,87 kN

Fs : dişdibi en kesit alanı =
$$\frac{\pi \times d_s^2}{4} = \frac{\pi \times (0,86^2 \times 2)^2}{4} = 2,324$$
cm²

F : M20 enkesit alanı =
$$\frac{\pi \times d^2}{4} = \frac{\pi \times 2^2}{4} = 3,14$$
cm²

Kayma için SL birleşimli (kesme ve çekme aktaran yüksek mukavemetli bulon) $\tau_{sem}:2,4\,t/cm^2 \qquad,\qquad \sigma_{lem}:2,8\,t/cm^2$

$$\begin{split} \sigma_{z} &= \frac{Z}{n \times F_{s}} = 0 < \sigma_{zem} = 3,6 \text{ t/cm}^{2} \text{.....tamam} \\ T_{sem} &= F \times \tau_{sem} = 3,142 \times 2,4 = 7,54 \text{ t} = 73,97 \text{ kN} \\ T_{lem} &= d \times t_{min} \times \sigma_{lem} = 2 \times 2,5 \times 2,8 = 14 \text{ t} = 137,34 \text{ kN} \\ T_{1} : \text{bir bulonun aktarabileceği kesme kuvveti} &= \min \begin{pmatrix} T_{sem} \\ T_{lem} \end{pmatrix} = 73,97 \text{ kN} \\ T_{em} &= n \times T_{1} = 4 \times 73,97 = 295,87 \text{ kN} > T = 73,87 \text{ kN} \text{.....tamam} \\ \tau_{s} &= \frac{T}{n \times F} = \frac{7,54t}{4 \times 3,142} = 0,6 \text{ t/cm}^{2} < \tau_{sem} = 2,4 \text{ t/cm}^{2} \text{.....tamam} \\ \sigma_{v} : \text{kiyaslama gerilmesi} = \sqrt{\sigma_{z}^{2} + 3\tau_{s}^{2}} = \sqrt{0 + 3 \times 0,6^{2}} \\ &= 1,04 \text{ t/cm}^{2} < \sigma_{F} = 0,75 \times (\sigma_{a} = 9 \text{ t/cm}^{2}) \text{....tamam} \end{split}$$

Bulon yerleri için kontrol ; d = 2 cm 3,5d < e < 8d ; 7 < e < 16tamam 1,5d < e₂ < 3d ; 3 < e₂ < 6tamam 2d < e₁ < 3d ; 4 < e₁ < 6tamam

İç kuvvet ölçer kolon yarı yüksekliğine yerleştirildiği takdirde; levhaları monte etmek için 4 adet M20 bulon kullanılacaktır.

Kolon taban kesidinde bulon hesabı ;

4 adet M20 bulonu kullanılması öngörülmüştür.



Şekil 3.15. Kaynaklanan levhalar ve bulonların yeri (kolon taban kesidinde)

Hesaplarda M20 bulonu kullanılmış, civata kalitesi $10,\!9$; levhalar St37

Z : Çekme Kuvveti = 0,85 t = 8,5 kN

T : Bulonların taşıması gereken kesme kuvveti = 7,53 t = 73,87 kN

Fs : dişdibi en kesit alanı =
$$\frac{\pi \times d_s^2}{4} = \frac{\pi \times (0,86^2 \times 2)^2}{4} = 2,324$$
cm²

F: M20 enkesit alanı =
$$\frac{\pi \times d^2}{4} = \frac{\pi \times 2^2}{4} = 3,14$$
cm²

Kayma için SL birleşimli (kesme ve çekme aktaran yüksek mukavemetli bulon) $\tau_{sem}:2,4\,t/cm^2 \qquad,\qquad \sigma_{lem}:2,8\,t/cm^2$

$$\begin{split} \sigma_{z} &= \frac{Z}{n \times F_{s}} = \frac{0,85}{4 \times 3,14} = 0,07 < \sigma_{zem} = 3,6 \text{ t/cm}^{2} \text{.....tamam} \\ T_{sem} &= F \times \tau_{sem} = 3,142 \times 2,4 = 7,54 \text{ t} = 73,97 \text{ kN} \\ T_{lem} &= d \times t_{min} \times \sigma_{lem} = 2 \times 2,5 \times 2,8 = 14 \text{ t} = 137,34 \text{ kN} \\ T_{1} : \text{bir bulonun aktarabileceği kesme kuvveti} &= \min \begin{pmatrix} T_{sem} \\ T_{lem} \end{pmatrix} = 73,97 \text{ kN} \\ T_{em} &= n \times T_{1} = 4 \times 73,97 = 295,87 \text{ kN} > T = 73,87 \text{ kN} \text{.....tamam} \end{split}$$

 $\tau_{s} = \frac{T}{n \times F} = \frac{7,54t}{4 \times 3,142} = 0,6 \text{ t/cm}^{2} < \tau_{sem} = 2,4 \text{ t/cm}^{2} \dots \text{tamam}$ $\sigma_{v} : \text{kyaslama gerilmesi} = \sqrt{\sigma_{z}^{2} + 3\tau_{s}^{2}} = \sqrt{0,07^{2} + 3 \times 0,6^{2}}$ $= 1,04 \text{ t/cm}^{2} < \sigma_{F} = 0,75 \times (\sigma_{a} = 9 \text{ t/cm}^{2}) \dots \text{tamam}$

Bulon yerleri için kontrol ; d = 2 cm 3,5d < e < 8d ; 7 < e < 16tamam 1,5d < e₂ < 3d ; 3 < e₂ < 6tamam 2d < e₁ < 3d ; 4 < e₁ < 6tamam

İç kuvvet ölçer kolon taban kesidine yerleştirildiği takdirde; levhaları monte etmek için 4 adet M20 bulon kullanılacaktır.

Sonuç olarak deneyler için kalibrasyonu yapılacak olan iç kuvvet ölçerin boyutları aşağıdaki gibidir;

Silindirik kısım : 15 cm yüksekliğinde, dıştan dışa çapı 168.3 mm ve et kalınlığı 7.1 mm olan, St 37 çeliğinden üretilen standart boru eleman. Levhalar : 410×240 ; t = et kalınlığı= 2,5 cm ; St37 çeliğinden Bulonlar : 4 adet M20; 10.9 civata kalitesi.

3.3. İç kuvvet ölçerin kullanım yerinin irdelenmesi

İç kuvvet ölçerin kullanılması düşünülen kesitler; kolon taban kesitleri ve kolonlarda moment sıfır bölgesine yakın kesitlerdir. İç kuvvet ölçerin kullanılacağı tipik çerçeve numunesinin özellikleri Şekil 3.9.'da verilmiştir. Bu çalışmada iç kuvvet ölçerin kullanım yeri olarak öncelikle eğilme momentlerinin küçülerek sıfıra yaklaştığı bölge düşünülmüştür.

İç kuvvet ölçeri kolon taban kesidin de kullanmanın avantajı ; kolon sürekliliğinin çok fazla etkilenmemesi, sakıncası ise taban kesitlerinin zorlama açısından kritik bölgeler olmasıdır. Buna karşın kolondaki eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölgeler kolonda zorlanmanın en aza indiği bölgelerdir. Ancak bu bölgelere konulan iç kuvvet ölçerlerin , yapı sürekliliğini bozma sakıncası mevcuttur. Bu kısımda , iç kuvvet ölçerin kullanım yeri olarak öncelikle düşünülen moment sıfır (M=0) noktasının , 'Plastik Mafsal Hipotezi'ne' göre sabit düşey yükler ve artan yatay yükler altında , geometrik yerinin nasıl değiştiği incelenmiştir. Sistem 3. dereceden hiperstatik olduğundan mekanizma durumu için dört adet plastik mafsalın oluşması beklenir. Kolon kesitlerinin moment kapasiteleri kiriş kesitlerinin moment kapasitelerinden küçük olduğu için kat mekanizması oluşacaktır.

Önce sabit yükler için moment diyagramı bulunmuş, daha sonra da artan yatay yükler için moment diyagramları bulunarak süperpozisyon yapılmıştır.

Sabit yükler için hesap ; I _{KIRIŞ} = 10,2589E-4 m^4 = 3,94 I ;I _{KOLON} = 2,6042E-4 m^4 = I



Şekil 3.16. Sistem ve sabit yükler altında moment diyagramı



Şekil 3.17. Plastik mafsallaşmanın meydana gelebileceği kesitler

Tipik numune üzerinde yapılan önceki çalışmalarda elde edilen moment kapasite değerleri aşağıdaki gibidir; [12]

Tablo 3.4. Kesitlerin Moment Kapasiteleri

Kesit	1	2	3	4	5	6	7
Mp(kNm)(+)	56	76	56	38,6	38,6	34,7	34,7
Mp(kNm)(-)	42	16	42	42,7	42,7	34,7	34,7

Birinci plastik mafsalın oluşması;

Önce birim yatay kuvvet altında sistemin çözümü yapılmıştır.



Şekil 3.18. Birim yükleme diyagramları

$$\begin{split} \text{EI}\delta_{11} &= 2 \times 1.42 \times 1 \times 1 + \frac{1}{3.94} \times 1.95 \times 1 \times 1 = 3.335 \\ \text{EI}\delta_{12} &= 2 \times \frac{1}{2} \times 1.42 \times 1 \times 1 + \frac{1}{3.94} \times 1.95 \times 1 \times 1 = 1.915 \\ \text{EI}\delta_{13} &= 0 \\ \text{EI}\delta_{22} &= 2 \times \frac{1}{3} \times 1.42 \times 1 \times 1 + \frac{1}{3.94} \times 1.95 \times 1 \times 1 = 1.4416 \\ \text{EI}\delta_{23} &= 0 \\ \text{EI}\delta_{33} &= 2 \times 1.42 \times 1 \times 1 + 2 \times \frac{1}{3.94} \times \frac{1.95}{2} \times \frac{1}{3} \times 1 \times 1 = 3.005 \\ \text{EI}\delta_{10} &= \frac{1}{2} \times 1.42 \times 1.42 \times 1 + \frac{1}{2} \times 1.95 \times \frac{1}{3.94} \times 1.42 \times 1 = 1.36 \\ \text{EI}\delta_{20} &= \frac{1}{3} \times 1.42 \times 1.42 \times 1 + \frac{1}{2} \times 1.95 \times \frac{1}{3.94} \times 1.42 \times 1 = 1.0235 \\ \text{EI}\delta_{30} &= \frac{1}{2} \times 1.42 \times 1.42 \times 1 + \frac{1}{6} \times 1.95 \times \frac{1}{3.94} \times 1.42 \times (2 - 1) = 1.1253 \end{split}$$

$$\begin{bmatrix} 3.335 & 1.915 & 0\\ 1.915 & 1.4416 & 0\\ 0 & 0 & 3.005 \end{bmatrix} \begin{bmatrix} X_1\\ X_2\\ X_3 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1.360\\ 1.0235\\ 1.1253 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0\\ 0\\ 0 \end{bmatrix}$$

 $X_1 = -0.0005$, $X_2 = -0.70931$, $X_3 = -0.37448$



Şekil 3.19. P = 1 kN yatay kuvvet altında moment diyagramları

P = 1 kN moment diyagramı ile sabit yükler altındaki moment diyagramı süperpoze edilmiştir.

Birinci plastik mafsal için ne kadar yatay kuvvet gerektiğini belirlemek için yukarıda elde edilen moment değerleri ile kesit moment kapasiteleri kullanılmıştır. En düşük P değerini veren kesitte ilk plastk mafsal oluşacaktır. Plastik mafsalların kiriş ve kolon uçlarında oluşacağı beklenmektedir.

Kesit 1 : $0.336P - 0.45 = 56 \dots P = 168 \text{ kN}$ Kesit 2 : $0.001P + 1.2 = 76 \dots P >>$ Kesit 3 : $-0.3353P - 0.45 = -42 \dots P = 123,92 \text{ kN}$ Kesit 4 : $0.336P - 0.45 = 38.6 \dots P = 116,22 \text{ kN}$ Kesit 5 : $-0.3353P - 0.45 = -42.74 \dots P = 126,13 \text{ kN}$ Kesit 6 : $-0.375P + 0.23 = -34.77 \dots P = 93,33 \text{ kN}$ Kesit 7 : $0.374P + 0.23 = 34.77 \dots P = 92,35 \text{ kN}$

Birinci plastik mafsal Kesit 7'de yatay yük 92.35 kN iken oluşmaktadır. Bu yük altında moment diyagramı Şekil 3.20' de verilmiştir.



Şekil 3.20. Birinci plastik mafsal oluştuğu anda ki moment diyagramı

İkinci plastik mafsalın oluşması ;



$$EI\delta_{11} = 1.42 \times 1 \times 1 + \frac{1}{3.94} \times 1.95 \times \frac{1}{3} \times 1 \times 1 = 1.585$$

$$EI\delta_{12} = \frac{1}{2} \times 1.42 \times 1 \times 1 + \frac{1}{3.94} \times 1.95 \times \frac{1}{2} \times 1 \times 1 = 0.9575$$

$$EI\delta_{22} = 2 \times \frac{1}{3} \times 1.42 \times 1 \times 1 + \frac{1}{3.94} \times 1.95 \times 1 \times 1 = 1.4416$$

$$EI\delta_{10} = \frac{1}{2} \times 1.42 \times 1.42 \times 1 + \frac{1}{3} \times 1.95 \times \frac{1}{3.94} \times 1.42 \times 1 = 1.2425$$

$$EI\delta_{20} = \frac{1}{3} \times 1.42 \times 1.42 \times 1 + \frac{1}{2} \times 1.95 \times \frac{1}{3.94} \times 1.42 \times 1 = 1.0235$$

$$\begin{bmatrix} 1.585 & 0.9575 \\ 0.9575 & 1.4416 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} X_1 \\ X_2 \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 1.2425 \\ 1.0235 \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix}$$

$$X_1 = -0.58708$$
, $X_2 = -0.32583$



 $\Delta P = 1 \text{ kN}$

Kesit 1 : $0.5071 \Delta P + 30.58 = 56 \dots \Delta P = 50,13 \text{ kN}$ Kesit 2 : $0.2572 \Delta P + 12.47 = 76 \dots \Delta P = 247 \text{ kN}$ Kesit 3 : $-0.3258 \Delta P - 31.4 = -42 \dots \Delta P = 32,54 \text{ kN}$ Kesit 4 : $0.5071 \Delta P - 30.58 = 38.6 \dots \Delta P = 136,42 \text{ kN}$ Kesit 5 : $-0.3258 \Delta P - 31.4 = -42.74 \dots \Delta P = 34,8 \text{ kN}$ Kesit 6 : $-0.5871 \Delta P - 34.4 = -34.77 \dots \Delta P = 0,63 \text{ kN}$

P = 92.35 + 0.63 = 92.98 kN

İkinci plastik mafsal Kesit 6'da yatay yük 92.98 kN iken oluşmaktadır. Bu yük altında moment diyagramı Şekil 3.21' de verilmiştir.



Şekil 3.21. İkinci plastik mafsal oluştuğu andaki moment diyagramı Üçüncü plastik mafsalın oluşması;



 $EI\delta_{11} = 1.4416$; $EI\delta_{10} = 1.0235$ 1.4416X + 1.0235 = 0....X = -0.71



 $\Delta P = 1 \text{ kN}$

Kesit 1 : $0.71 \Delta P + 30.9 = 56 \dots \Delta P = 35,35 \text{ kN}$ Kesit 3 : $-0.71 \Delta P - 31.6 = -42 \dots \Delta P = 14,65 \text{ kN}$ Kesit 4 : $0.71 \Delta P + 30.9 = 38.6 \dots \Delta P = 10,85 \text{ kN}$ Kesit 5 : $-0.71 \Delta P - 31.6 = -42.74 \dots \Delta P = 15.69 \text{ kN}$ P = 92.98 + 10.85 = 103.83 kN

Üçüncü plastik mafsal Kesit 4'te yatay yük 103.83 kN iken oluşmaktadır. Bu yük altında moment diyagramı Şekil 3.22' de verilmiştir.



Şekil 3.22. Üçüncü plastik mafsalın oluştuğu andaki moment diyagramı

Dördüncü plastik mafsalın oluşması;



Kesit 3 : $-1.42 \Delta P - 39.3 = -42 \dots \Delta P = 1,9 \text{ kN}$ Kesit 2 : $-0.71 \Delta P + 1.46 = -16 \dots \Delta P = 24.6 \text{ kN}$ Kesit 5 : $-1.42 \Delta P - 39.3 = -42.74 \dots \Delta P = 2,42 \text{ kN}$

Dördüncü plastik mafsal Kesit 3'te yatay yük 105,73 kN iken oluşmaktadır. Bu yük altında moment diyagramı Şekil 3.23' de verilmiştir.



Şekil 3.23. Son plastik mafsalın oluştuğu andaki moment diyagramı

Sistem 105,73 kN yatay yükü altında mekanizma durumuna geçmektedir.



Şekil 3.24. Plastik mafsalların oluştuğu kesitler

Kolonlarda Moment = 0 noktasının değişimini gösteren diyagramlar Tablo 3.5'de verilmiştir.

Kolon yüksekliği = 142 cm, kolon orta noktasının yüksekliği = 71 cm.

Tablo 3.5.Yatay yük arttıkça Moment = 0 noktasının geometrik yeri

	sol kolon	sağ kolon
1.plastik mafsal oluştuğunda	75.17 cm	74.62 cm
2.plastik mafsal oluştuğunda	75.18 cm	74.39 cm
3.plastik mafsal oluştuğunda	67.30 cm	66.66 cm
4.plastik mafsal oluştuğunda	67.30 cm	64.32 cm

Yatay yük arttıkça ; Moment = 0 noktasının geometrik yeri aşırı değişmeler göstermemekte, kolon yarı yüksekliğine yakın bölgelerde oluşmaktadır. İç kuvvet ölçer, kolon yüksekliğinin yarısına yerleştirilebilir.

Hesaplarda da görüldüğü gibi; plastik mafsallaşmanın başlamasıyla iç kuvvet dağılımındaki simetri bozulmaya başlar. Meydana gelen yeni iç kuvvet dağılımının belirlenmesi amacıyla iç kuvvet ölçerin kullanılması gerekir.

Plastik mafsalların oluştuğu yatay yükler ve sabit yükler altındaki moment diyagramaları ile o durumlara ait birim yatay kuvvet altında oluşan birim moment diyagramlarının çarpımı EI δ ' yı verir. δ ; yanal deplasman değeridir. Birim moment diyagramları aşağıdaki gibidir.



Şekil 3.25. yatay deplasmanın bulunması için kullanılan birim moment diyagramları

 $M.\overline{M} = EI\delta$ $P_1 = 92,35 \text{ kN}....\delta_1 = 1,83 \text{ mm}$ $P_2 = 92,98 \text{ kN}...\delta_2 = 1,85 \text{ mm}$ $P_3 = 103,83 \text{ kN}...\delta_3 = 2,72 \text{ mm}$ $P_4 = 105,73 \text{ kN}...\delta_4 = 3,05 \text{ mm}$

Yatay yük – yanal deplasman grafiği Şekil 3.26'daki gibi bulunmuştur.



Şekil 3.26. Yatay yük – tepe deplasman grafiği

3.4. Süreksizliğin irdelenmesi

Bu bölümde kolon yarı yüksekliğine yerleştirilerek kolonun iki parçasını birbirine elastik bir birleşimle bağlayacak olan iç kuvvet ölçere ait rijitlik matrisinin kurulması ve bu amaçla yapılan varsayımlar üzerinde durulmuştur. İç kuvvet ölçerin rijitlik matrisi kurulurken; yüklemeler doğrultusunda silindiri temsil eden kabuk elemanlar ile levhayı temsil eden plak elemanın birleşim bölgesindeki noktalarda meydana gelen yerdeğiştirme ve dönme değerleri kullanılmıştır. Öncelikle iç kuvvet ölçere birim yüklemeler yapılarak birim kuvvet matrisinin terimleri ayrı ayrı bulunmuştur. Yüklemeler sonlu elemanlar modelinde Bölüm 3.2.2'de anlatıldığı gibi yapılmıştır. Yüklemelerin yapıldığı bölge Şekil 3.26'da görülmektedir.



Şekil 3.26. Birim yüklemelerin dağıtıldığı alan

Birim yüklemeler ve yerdeğiştirmeleri ile dönmeleri bulunarak birim kuvvet matrisinin oluşturulmasında dikkate alınan noktalar Şekil 3.27'de verilmiştir. Birim kuvvet matrisi oluşturulurken A ve B noktalarının yatay ve düşey yerdeğiştirmeleri kullanılmıştır. Matrisler oluşturulurken birim olarak 'kN've 'm' kullanılmıştır.



Şekil 3.27. Birim yüklemeler ve dikkate alınan noktalar

$$\begin{bmatrix} f \end{bmatrix}_{ii} = \begin{bmatrix} 5.10E - 5 & 0 & -4.06E - 6 \\ 0 & 2.45E - 7 & 0 \\ -4.06E - 6 & 0 & 1.37E - 6 \end{bmatrix} ; \qquad [k] = \begin{bmatrix} f \end{bmatrix}^{-1}$$

$$\begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{ii} = \begin{bmatrix} 25647,54204 & 0 & 75868,13893 \\ 0 & 4089979,55 & 0 \\ 75868,13893 & 0 & 953023,4201 \end{bmatrix}$$

$$Ti = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & 1 \\ 0 & -1 & 0 \end{bmatrix} Tj = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 0 & -1 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$
$$T_{i}^{T} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$
$$T_{i}^{T} = \begin{bmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \end{bmatrix}$$

 $k_{ixix} = T_i \cdot k_{ii} \cdot T_i^T$

$$\begin{bmatrix} k \end{bmatrix}_{i \times i \times} = \begin{bmatrix} 25647,54204 & 75868,13893 & 0 \\ 75868,13893 & 953023,4201 & 0 \\ 0 & 0 & 4089979,55 \end{bmatrix}$$

İç kuvvet ölçerin, denge denklemleri kullanılarak tamamlanan rijitlik matrisi göre aşağıdaki gibi elde edilmiştir.

$$k_{ij} = \begin{bmatrix} 25647,54204 & 75868,13893 & 0 & -14267,3212 & -75868,13893 & 0 \\ 75868,13893 & 953023,4201 & 0 & 67085,37409 & -953023,4201 & 0 \\ 0 & 0 & 4089979,55 & 0 & 0 & -4089979,55 \\ -14267,3212 & 67085,37409 & 0 & 24330,12731 & -67085,37409 & 0 \\ -75868,13893 & -953023,4201 & 0 & -67085,37409 & 953023,4201 & 0 \\ 0 & 0 & -4089979,55 & 0 & 0 & 4089979,55 \end{bmatrix}$$

Daha sonra iç kuvvet ölçerler çerçevenin içindeyken, sistemin iç kuvvet diyagramları Matris Yerdeğiştirme Yöntemi kullanılarak bulunmuştur. Sistem ve yüklemeler Şekil 3.28'de görüldüğü gibidir. Çerçevenin kesit özellikleri önceki bölümlerde verilmiştir.



Şekil 3.28. Sistemin geometrik özellikleri ve yüklemeler

Sistem simetrik, yükleme antimetriktir. Sistemin tümü gözönüne alınarak hesap yapılacaktır. Sistemin rijitlik matrisini oluşturmadan önce; (2-1) ve (1-1') elemanlarının rijitlik matrisleri birleştirilip Gauss Eliminasyon Yöntemi ile (2-1') elemanını temsil eden yeni bir rijitlik matrisi bulunmuştur.

	25647,54204	75868,13893	0	-14267,3212	-75868,13893	0]
	75868,13893	953023,4201	0	67085,37409	-953023,4201	0
12	0	0	4089979,55	0	0	-4089979,55
к _{11'} =	-14267,3212	67085,37409	0	24330,12731	-67085,37409	0
	-75868,13893	-953023,4201	0	-67085,37409	953023,4201	0
	0	0	-4089979,55	0	0	4089979,55
	44291,90551	104626,5485	0	22145,95276	-104626,5485	0]
	104626,5485	329532,436	0	104626,5485	-329532,436	0
Ŀ	0	0	2125984,252	0	0	-2125984,252
κ ₂₁ =	22145,95276	104626,5485	0	44291,90551	-104626,5485	0
	-104626,5485	-329532,436	0	-104626,5485	329532,436	0
	0	0	-2125984, 252	0	0	2125984, 252

1'

	69939,45	-28758,41	0,00	22145,95	104626,55	0,00	-14267,32	-75868,14	0,00
1	0,00	1270730,68	0,00	-95520,35	-286511,03	0,00	61218,79	-984219,65	0,00
	0,00	0,00	6215963,80	0,00	0,00	-2125984,25	0,00	0,00	-4089979,55
2	0,00	0,00	0,00	30099,28	49960,18	0,00	9119,46	-49960,18	0,00
	0,00	0,00	0,00	49960,18	108415,90	0,00	35146,30	-108415,90	0,00
	0,00	0,00	0,00	0,00	0,00	1398855,01	0,00	0,00	-1398855,01
	0,00	0,00	0,00	9119,46	35146,30	0,00	18470,38	-35146,30	0,00
1'	0,00	0,00	0,00	-49960,18	-108415,90	0,00	-35146,30	108415,90	0,00
	0,00	0,00	0,00	0,00	0,00	-1398855,01	0,00	0,00	1398855,01

2

1

k _{21'} =	30099,2786	49960,1828	0,0000	9119,4649	-49960,1828	0,0000
	49960,1829	108415,9013	0,0000	35146,2996	-108415,9013	0,0000
	0,0000	0,0000	1398855,0112	0,0000	0,0000	-1398855,0115
	9119,4649	35146,2996	0,0000	18470,3803	-35146,2997	0,0000
	-49960,1828	-108415,9009	0,0000	-35146,2997	108415,9008	0,0000
	0,0000	0,0000	-1398855,0112	0,0000	0,0000	1398855,0115

Daha sonra da; (2-1') ve (1'-3) elemanlarının rijitlik matrisleri birleştirilip Gauss Eliminasyon Yöntemi ile (2-3) elemanını temsil eden yeni bir rijitlik matrisi bulunmuştur.

k _{1'3} =	44291,33915	104625,2092	0	22145,66958	-104625,2092	0 -
	104625,2092	329528,218	0	104625,2092	-329528,218	0
	0	0	2125984,252	0	0	-2125984,252
	22145,66958	104625,2092	0	44291,33915	-104625,2092	0
	-104625,2092	-329528,218	0	-104625,2092	329528,218	0
	0	0	-2125984,252	0	0	2125984,252

		1'			2			3	
	62761,72	69478,91	0,00	9119,46	35146,30	0,00	22145,67	-104625,21	0,00
1'	0,00	361029,10	0,00	-60055,68	-147323,80	0,00	80109,36	-213705,30	0,00
	0,00	0,00	3524839,26	0,00	0,00	-1398855,01	0,00	0,00	-2125984,25
	0,00	0,00	0,00	18784,18	20346,63	0,00	10108,02	-20346,63	0,00
2	0,00	0,00	0,00	20346,63	28616,25	0,00	20288,45	-28616,25	0,00
	0,00	0,00	0,00	0,00	0,00	843710,45	0,00	0,00	-843710,45
	0,00	0,00	0,00	10108,02	20288,45	0,00	18701,57	-20288,45	0,00
3	0,00	0,00	0,00	-20346,63	-28616,25	0,00	-20288,45	28616,25	0,00
	0,00	0,00	0,00	0,00	0,00	-843710,45	0,00	0,00	843710,45

k ₂₃ =	18784,18356	20346,62509	0	10108,02371	-20346,62516	0]
	20346,62511	28616,24742	0	20288,44515	-28616,24748	0
	0	0	843710,4511	0	0	-843710,451
	10108,02369	20288,44504	0	18701,56911	-20288,44503	0
	-20346,62509	-28616,24716	0	-20288,44502	28616,24708	0
	0	0	-843710,4511	0	0	843710,451

 $k_{23} = k_{45}$

Böylece üç ayrı elemandan oluşan kolon, tek bir (2-3) elemanı olarak hesaba katılacaktır. Elde edilen (2-3) elemanının rijitlik matrisi simetri nedeniyle (4-5) elemanı için de geçerlidir. Sistem rijitlik matrisi de 6 düğüm noktası hesaba katılarak oluşturulmak yerine 2 düğüm noktası (2 ve 4 düğüm noktaları) üzerine kurulacaktır.

	568187090,7	0	-437066992,8	284093545,4	0	437066992,8
k ₂₄ =	0	1930153,846	0	0	-1930153,846	0
	-437066992,8	0	448273838,8	-437066992,8	0	-448273838,8
	284093545,4	0	-437066992,8	568187090,7	0	437066992,8
	0	-1930153,846	0	0	1930153,846	0
	437066992,8	0	-448273838,8	437066992,8	0	448273838,8

Sistem rijitlik matrisi aşağıdaki gibidir;

			2			4	
		568205874,884	20346,625	-437066992,800	284093545,400	0,000	437066992,800
	2	20346,625	1958770,093	0,000	0,000	-1930153,846	0,000
		-437066992,800	0,000	449117549,251	-437066992,800	0,000	-448273838,800
S =		284093545,400	0,000	-437066992,800	568205874,884	20346,625	437066992,800
	4	0,000	-1930153,846	0,000	20346,625	1958770,093	0,000
		437066992,800	0,000	-448273838,800	437066992,800	0,000	449117549,251

Yükleme matrisi =
$$[p_0] = \begin{bmatrix} \sum P_{02x} \\ \sum P_{04x} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 1,109 \\ 0 \\ -3,4125 \\ -1,109 \\ 0 \\ -1,109 \end{bmatrix}$$

Düğüm noktalarına etkiyen yükler için =
$$\begin{bmatrix} 0\\100\\100\\0\\0\\100\end{bmatrix}$$

$$[S][d]+[p_0]=[q]$$

$$d = \begin{bmatrix} d_{2x} \\ d_{4x} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} -4,41336E-05 \\ 0,001791492 \\ 7,95836E-05 \\ -4,41239E-05 \\ 0,001765778 \\ 0,000165554 \end{bmatrix}$$

Uç kuvvetleri düğüm noktalarının yerdeğiştirmelerine ve yükleme matrislerine bağlı olarak;

$$[P]_{ix} = [k]_{ixix} [d]_{ix} + [k]_{ixjx} [d]_{jx} + [P_0]_{ix}$$

$$\left[\mathbf{P}\right]_{i} = \left[\mathbf{T}\right]_{i}^{\mathrm{T}} \left[\mathbf{P}\right]_{i \mathrm{x}}$$

2-3 çubuğunda;

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} 35,62181239 \\ -67,1455291 \\ 50,36782243 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_3 = \begin{bmatrix} 35,90049333 \\ -67,1455291 \\ 50,36782243 \end{bmatrix}$$

2-4 çubuğunda;

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_2 = \begin{bmatrix} -35,62181239 \\ -49,63217757 \\ -32,8544709 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_4 = \begin{bmatrix} -35,09879838 \\ -49,63217757 \\ -39,6794709 \end{bmatrix}$$

4-5 çubuğunda;

$$\begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_4 = \begin{bmatrix} 35,09879838 \\ -139,6794709 \\ 49,63217757 \end{bmatrix} ; \qquad \begin{bmatrix} P \end{bmatrix}_5 = \begin{bmatrix} 35,37889166 \\ -139,6794709 \\ 49,63217712 \end{bmatrix}$$

İç kuvvet ölçerin kolon yarı yüksekliğine yerleştirilmesiyle meydana gelebilecek en önemli sorun kolon elemanının ve çerçevenin davranışındaki sürekliliğinin bozulmasıdır. Bu problem, SAP2000 Yapı Analizi Programında modellenen 3-boyutlu iç kuvvet ölçer modelini 2-boyutlu modellenen çerçevede kolon yarı yüksekliğine yerleştirilmesi durumunda irdelenmiştir. Burada iç kuvvet ölçerin levhaları ve silindirik gövdesi kabuk elemanlardan, çerçevenin kolon ve kirişleri ise çubuk elemanlardan oluşturulmuştur. Kolonları temsil eden çubuk elemanların iç kuvvet ölçere bağlanan uç noktaları, iç kuvvet ölçerin levhalarının merkezindeki düğüm noktalarına ankastre olarak bağlanmıştır. Bu modelde kolonlardan iç kuvvet ölçerin üst levhasına yükler tekil olarak etkimektedir. Moment diyagramlarındaki çok az farkın bundan kaynaklandığı düşünülmektedir.



Şekil 3.29. İç kuvvet ölçerler yerleştirilmeden önceki kesit zorları



Şekil 3.30. İç kuvvet ölçerler yerleştirildikten sonra kesit zorları(SAP2000)



Şekil 3.31. İç kuvvet ölçerler yerleştirildikten sonra kesit zorları(Matris Deplasman)

Teorik olarak; iç kuvvet ölçerlerin kolonlara yerleştirilmesi ile kesit zorlarında önemli değişiklikler meydana gelmemektedir, süreksizlik sorunu oluşmamaktadır. Farklılıkları azaltmak için; iç kuvvet ölçerin yerleştirileceği bölgedeki kolon elemanı ile aynı rijitliği sağlayacak biçimde iç kuvvet ölçerin boyutlandırılması yapılabilir.

3.5. İç kuvvet ölçerin kalibrasyonu

Bir iç kuvvet ölçerin, bir laboratuar ortamında bir çerçeveye yerleştirildiğinde maruz kaldığı yüklemeler altında nasıl şekil değiştirmelerin meydana geldiğini belirlemek için yükleme deneyleri ile uyarlaması yapılır. Şekil 3.32'de deney düzeneği görülmektedir. Bunun için iç kuvvet ölçerin dört yüzüne şekil değiştirme ölçerler yapıştırılmıştır. Toplam oniki tane şekil değiştirme ölçer kullanılmıştır. Bir yüzünde üç tane vardır; bunlardan bir tanesi düşey , diğer ikisi düşeyle 45 derece açı yapacak şekilde yerleştirilmiştir. Şekil 3.33'de şekil değiştirme ölçerlerin konumları görülmektedir.



Şekil 3.32: Kalibrasyon deney düzeneği

Kalibrasyon için yapılan yüklemelerde kullanılan şekil değiştirme ölçerlerin özellikleri aşağıdaki gibidir;

- ➢ FLA-6-11-5LT tipi
- ➢ Ölçüm boyu = 6 mm
- Ölçüm genişliği = 2.2 mm
- > Nominal direnç değeri = 120 ± 0.3
- > Isı yalıtımlı ; genleşme katsayısı = $\lambda = 11 \times 10^{-6}/C$
- ➢ Kablo uzunluğu = 5 m

Ohmmetre ile şekil değiştirme ölçerlerin nominal direnç değerleri kontrol edilmiştir. Ölçülen direnç değerleri öngörülen 120 ± 0.3 Ohm sınırları içinde kalmıştır.



Şekil 3.33. Şekil değiştirme ölçerlerinin konumları

Eksenel yük altında kalibrasyon için dört adet yükleme yapılmıştır. Eksenel yükün tam olarak iç kuvvet ölçerin üst levhasının merkezinden (M noktası) etkimesine dikkat edilmiştir. Böylece eksantrik olmayan 'Konsantrik Yükleme' yapılmaya çalışılmıştır. Yüklemelerde 100 kN'a çıkılmıştır.

Yapılan dört adet yüklemelerin özellikleri;

- Yükleme 1 : Eksenel yük doğrudan iç kuvvet ölçerin üst levhasına
- Yükleme 2 : İç kuvvet ölçerin üst levhasının üstüne bir adet levha koyularak
- Yükleme 3 : Yükleme aletinin merkez ayarı yapılarak, ek levhasız
- Yükleme 4 : Alt levha işkence ile sıkıştırılarak, ek levhasız

Her yükleme sonucu elde edilen şekil değiştirme değerlerinin, düşey şekil değiştirme ölçerlerde simetrik oldukları için aynı çıkması beklenmektedir.





Grafikteki şekil değiştirme değerleri; Microstrain olarak verilmektedir.

Microstrain; $\varepsilon \times 10^6$; CH (i) : i nolu şekil değiştirme ölçeri ifade etmektedir.



Şekil 3.35. Yükleme 1'de düşey şekil değiştirmeler

Şekil 3.35. 'de Yükleme 1 sonucunda elde edilen şekil değiştirilmelerin artan eksenel yük altında grafiği verilmiştir.

Simetri nedeniyle aynı çıkması beklenen CH2, CH5, CH8, CH11 şekil değiştirme ölçerlerdeki değerlerin birbirinden farklı olduğu gözlemlenmiştir. Grafikler beklenildiği gibi doğrusala yakın çıkmıştır. Bu dört farklı doğrusal grafiğin ortalaması alınarak Yükleme 1 için Yük-Şekil Değiştirme grafiği elde edilmiştir.

Yükleme 1'deki hataları önlemek amacıyla; iç kuvvet ölçerin üzerine iç kuvvet ölçerin kendi levhası ile aynı özellikleri taşıyan bir levha daha koyularak, konsantrik yükleme yapılmıştır. Böylece yüklemenin iç kuvvet ölçere üniform etkimesi sağlanmaya çalışılmıştır.



Şekil 3.36. Yükleme 2'de düşey şekil değiştirmeler

Şekil 3.36. 'de Yükleme 2 sonucunda elde edilen şekil değiştirilmelerin artan eksenel yükler altında grafiği verilmiştir. Simetri nedeniyle aynı çıkması beklenen CH2, CH5, CH8, CH11 şekil değiştirme ölçerlerdeki değerlerin birbirinden belirli ölçülerde farklı olduğu gözlemlenmiştir. Grafikler Yükleme 1 'e göre beklenenden daha başarısız olarak elde edilmiştir. Bu noktada ek olarak koyulan levhanın olumsuz etkidiği düşünülmüştür. Grafikler beklenildiği gibi doğrusal çıkmıştır ancak CH11'in grafiği doğrusaldan uzaklaşmıştır. Bu dört farklı doğrusal grafiğin ortalaması alınarak Yükleme 2 için Yük-Şekil Değiştirme grafiği elde edilmiştir.

Ek levhanın doğurduğu olumsuz sonuçlar nedeniyle Yükleme 3'te levha geri çıkarılmıştır. Tekrar merkez ayarı yapılarak, konsantrik yükleme yapılmıştır.



Şekil 3.37. Yükleme 3'de düşey şekil değiştirmeler

Şekil 3.37 'de Yükleme 3 sonucunda elde edilen şekil değiştirilmelerin artan eksenel yükler altında grafiği verilmiştir. CH11 için grafik tam doğrusal değildir, ve bu dört şekil değiştirme ölçerlerde beklenildiği gibi aynı değerler gözlenmemiştir. Bu dört farklı doğrusal grafiğin ortalaması alınarak Yükleme 3 için Yük-Şekil Değiştirme grafiği elde edilmiştir.

Yükleme 4'te iç kuvvet ölçerin alt levhasını, üzerinde durduğu düzeneğe iyice oturması için işkence aleti ile sıkılaştırarak konsantrik yükleme yapılmıştır.



Şekil 3.38. Yükleme 4'de düşey şekil değiştirmeler

Şekil 3.38 'de Yükleme 4 sonucunda elde edilen şekil değiştirilmelerin artan eksenel yük altında grafiği verilmiştir. Simetri nedeniyle aynı çıkması beklenen CH2, CH5, CH8, CH11 şekil değiştirme ölçerlerdeki değerlerin birbirinden farklı olduğu gözlemlenmiştir. Grafikler beklenildiği gibi doğrusal çıkmıştır. Bu dört farklı doğrusal grafiğin ortalaması alınarak Yükleme 1 için Yük-Şekil Değiştirme grafiği elde edilmiştir.

İç kuvvet ölçerin eksenel yükleme altında kalibrasyonu için her yükleme (Yükleme 1-2-3-4) sonucunda elde edilen ortalama grafiklerin tekrar ortalaması alınarak tek bir yük-şekil değiştirme grafiği elde edilmiştir. SAP2000 Yapı Analiz Programında yapılan iç kuvvet ölçer modeline de aynı yükleme yapılarak teorik olarak eksenel yük-şekil değiştirme grafiği çıkarılmıştır. Deneyler sonucu elde edilen eksenel yük-şekil değiştirme grafiği ile teorik olarak elde edilen eksenel yük-şekil değiştirme grafiği ile teorik olarak elde edilen eksenel yük-şekil değiştirme grafiği gözlemlenmiştir. Şekil 3.39'da her yükleme sonucu elde edilen ortalama grafik ve teorik olarak elde edilen eksenel yük-şekil değiştirme grafiği aynı anda verilmiştir.



Şekil 3.39. Eksenel yük için ortalama diyagramlar

Böylelikle iç kuvvet ölçerin eksenel yük için uyarlama grafiği elde edilmiştir.



Şekil 3.40. Konsantrik yüklemelerin ortalama grafik ve teorik olarak elde edilen grafik
Daha sonra iç kuvvet ölçere ; (+x) yönünde ex = 4,21 cm yani iç kuvvet ölçerin silindirik kısmının yarıçapının yarısı kadar eksantrisite olacak şekilde yükleme yapılmıştır.



Şekil 3.41. (+) yönünde eksantrisite durumu

Artan yük altında yine düşey olarak konumlandırılmış şekil değiştirme ölçerlerde elde edilen değerlerle Yük-Şekil değiştirme grafikleri elde edilmiştir.



Şekil 3.42. x ekseninde eksantrisite olması durumunda CH2 ve CH5

Şekil 3.42.'de CH2 ve CH5 şekil değiştirme ölçerlerde aynı değerler çıkması beklenirken CH5 şekil değiştirme ölçerde daha büyük şekil değiştirme değerleri ölçülmüştür. Bu da y ekseni üzerinde de bir eksantrisitenin olduğunu göstermiştir. Bu eksantrisite CH5 şekil değiştirme ölçerine yakın yani -y yönündedir.



Şekil 3.43. x ekseninde eksantrisite olması durumunda CH8 ve CH11

Şekil 3.43'de görüldüğü gibi yükleme merkezinin yakın olduğu CH11 iç kuvvet ölçerde yükleme merkezine uzak olan CH8 iç kuvvet ölçere göre daha büyük şekil değiştirmeler gözlemlenmiştir.Bütün grafikler doğrusala yakın çıkmıştır.



Şekil 3.44. x ekseninde eksantrisite olması durumunda CH2,CH5,CH8 ve CH11

Daha sonra +x yönünde ex = 4,21 cm eksantrisite verildiği durumda orta eksendeki şekil değiştirme grafiği ile konsantrik yüklemedeki şekil değiştirme grafikleri karşılaştırılmıştır. Teorik olarak eksantrik yüklemede CH8 ve CH11 şekil değiştirme ölçerlerde okunan değerlerin ortalaması merkezden geçen eksendeki şekil değiştirme değerlerini verir, bu değerlerin de konsantrik yükleme durumunda ki değerlere eşit çıkması beklenir. k = $\frac{CH11+CH8}{2}$.



Şekil 3.45. Eksantrisitenin olduğu eksendeki şekil değiştirmeler

Ancak -y yönünde de eksantrisitenin olduğu düşünülerek CH5 ve CH2 de okunan şekil değiştirme değerlerinin de ortalaması alınarak iç kuvvetin ölçerin ortasından geçen eksendeki şekil değiştirme bulunmuştur. Her iki yönde de ortalama alarak merkezdeki şekil değiştirmeler için grafikler elde edilmiştir. Elde edilen bu iki grafiğin de ortalaması alınarak ex = 4,21 cm eksantrik yüklemesi için merkezden geçen eksen üzerindeki şekil değiştirme grafiği elde edilmiştir. Eksantrisitenin olmadığı konsantrik yükleme durumundaki grafik ile elde edilen grafik karşılaştırıldığında bu iki grafiğin çakıştığı gözlemlenmiştir.



Şekil 3.46. Konsantrik yükleme için elde edilen yük – şekil değiştirme grafikleri ile ex var iken x ekseni merkezindeki yük – şekil değiştirme grafiği

Şekil 3.46.'de konsantrik yüklemedeki değerler ile x ekseni üzerindeki ortalama değerlerin karşılaştırılması gösterilmiştir. Grafikler çakışmamaktadır.



Şekil 3.47. Konsantrik yükleme için elde edilen yük – şekil değiştirme grafikleri ile ex var iken y ekseninin merkezindeki yük – şekil değiştirme grafiği

Şekil 3.47'de konsantrik yüklemedeki değerler ile y ekseni üzerindeki ortalama değerlerin karşılaştırılması gösterilmiştir. Grafikler çakışmamaktadır.



Şekil 3.48. Konsantrik yükleme için elde edilen yük –şekil değiştirme grafikleri ile ex var iken orta nokta için yük – şekil değiştirme grafiği

Şekil 3.48'de konsantrik yüklemedeki değerler ile x ve y ekseni üzerindeki değerlerin ortalamalarının grafiği ile karşılaştırılması gösterilmiştir. Grafikler birbirine yakın çıkmıştır.



Şekil 3.49. x ekseni üzerinde eksantrisite varken dönme durumu

Eksantrik yükleme altında y ekseni etrafındaki dönmenin değeri ;

(CH11-CH8) / D 'dir. D = 16,83 cm.

Yük değerleri ex = 4,21 cm eksantrisitesi ile çarpılarak y-ekseni Moment-dönme grafiği elde edilmiştir. Grafikler tam doğrusal elde edilemediği için Regresyon Analizi yapılarak bu eğrileri oluşturan noktaların tümünü temsil eden doğrusal grafikler elde edilmiştir.



Şekil 3.50. x ekseninde eksantrisite var iken yükleme sonucu y-ekseni etrafında oluşan dönme değerlerini veren grafik



Şekil 3.51. x ekseninde eksantrisite var iken eğilme momenti ve y-ekseni etrafında dönme grafiği

Yanlız x ekseninde değil y ekseninde de eksantirisitenin olduğu gözlemlendiği için y ekseni üzerinde de yük-dönme grafiği çıkarılmıştır. Sıfır çıkması beklenen dönme değerleri çok küçük ama sıfır çıkmamıştır. (CH5-CH2)/D 'dir. D = 16,83 cm.



Şekil 3.52. x ekseninde eksantrisite var iken yükleme ve x ekseni etrafındaki dönme arasında ilişkiyi veren grafik

Daha sonra iç kuvvet ölçere ; (-y) yönünde ey = 4,21 cm yani iç kuvvet ölçerin silindirik kısmının yarıçapının yarısı kadar eksantrisite olacak şekilde yükleme yapılmıştır.



Şekil 3.53. y ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumu

Artan yük altında yine düşey olarak konumlandırılmış şekil değiştirme ölçerlerde elde edilen değerlerle Yük-Şekil değiştirme grafikleri elde edilmiştir.



Şekil 3.54. y ekseninde eksantrisitenin olması durumunda CH2 ve CH5 için yük – şekil değiştirme grafikleri

Şekil 3.54'da görüldüğü gibi yükleme merkezinin yakın olduğu CH5 iç kuvvet ölçerde yükleme merkezine uzak olan CH2 iç kuvvet ölçere göre daha büyük şekil değiştirmeler gözlemlenmiştir.



Şekil 3.55. y ekseninde eksantrisitenin olması durumunda CH8 ve CH11 için yük- şekil değiştirme grafikleri

Şekil 3.55.'te CH8 ve CH11 şekil değiştirme ölçerlerde aynı değerler beklenirken CH11 şekil değiştirme ölçerde daha büyük şekil değiştirme değerleri ölçülmüştür. Bu da x ekseni üzerinde de bir eksantrisitenin olduğunu göstermiştir. Bu eksantrisite CH11 şekil değiştirme ölçerine yakın yani +x yönündedir. Bütün grafikler doğrusala yakın çıkmıştır.



Şekil 3.56. y ekseninde eksantrisitenin olması durumunda CH2, CH5, CH8 ve CH11 için yük-şekil değiştirme grafikleri

Daha sonra –y yönünde ey = 4,21 cm eksantrisite verildiği durumda orta eksendeki şekil değiştirme grafiği ile konsantrik yüklemedeki şekil değiştirme grafikleri karşılaştırılmıştır. Teorik olarak eksantrik yüklemede CH2 ve CH5 şekil değiştirme ölçerlerde okunan değerlerin ortalaması merkezden geçen eksendeki şekil değiştirme değerlerini verir, bu değerlerin de konsantrik yükleme durumunda ki değerlere eşit çıkması beklenir. k = $\frac{CH5 + CH2}{2}$.



Şekil 3.57. y ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumu

Ancak +x yönünde de eksantrisitenin olduğu düşünülerek CH11 ve CH8 de okunan şekil değiştirme değerlerinin de ortalaması alınarak iç kuvvetin ölçerin ortasından geçen eksendeki şekil değiştirme bulunmuştur.

Her iki yönde de ortalama alarak merkezdeki şekil değiştirmeler için grafikler elde edilmiştir. Elde edilen bu iki grafiğin de ortalaması alınarak ey = 4,21 cm eksantrik yüklemesi için merkezden geçen eksen üzerindeki şekil değiştirme grafiği elde edilmiştir. Eksantrisitenin olmadığı konsantrik yükleme durumundaki grafik ile elde edilen grafik karşılaştırıldığında bu iki grafiğin çakıştığı gözlemlenmiştir.



Şekil 3.58. Konsantrik yükleme için elde edilen ve y-ekseni üzerinde eksantrisite olması durumunda y-ekseni orta noktası için yük-şekil değiştirme grafikleri

Şekil 3.58.'de konsantrik yüklemedeki değerler ile y ekseni üzerindeki ortalama değerlerin karşılaştırılması gösterilmiştir. Grafikler çakışmamaktadır.



Şekil 3.59. Konsantrik yükleme için elde edilen ve y-ekseni üzerinde eksantrisite olması durumunda x-ekseni orta noktası için yük-şekil değiştirme grafikleri

Şekil 3.59.'da konsantrik yüklemedeki değerler ile x ekseni üzerindeki ortalama değerlerin karşılaştırılması gösterilmiştir. Grafikler çakışmamaktadır.



Şekil 3.60. Konsantrik yükleme için elde edilen ve y-ekseni üzerinde eksantrisite olması durumunda orta nokta için elde edilen yük-şekil değiştirme grafikleri

Şekil 3.60'ta konsantrik yüklemedeki değerler ile x ve y ekseni üzerindeki değerlerin ortalamalarının grafiği ile karşılaştırılması gösterilmiştir. Grafikler çakışmaktadır.



Şekil 3.61. y ekseni üzerinde eksantrisite olması halinde dönme durumu

Eksantrik yükleme altında x ekseni etrafındaki dönmenin değeri ;

(CH5-CH2) / D 'dir. D = 16,83 cm.

Yük değerleri ey = 4,21 cm eksantrisitesi ile çarpılarak y-ekseni Moment-dönme grafiği elde edilmiştir.



Şekil 3.62. y- ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumunda yükleme ve x-ekseni etrafında dönme değerleri arasındaki ilişkiyi veren grafik



Şekil 3.63. y-ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumunda Eğilme momenti – x ekseni etrafında dönme grafiği

Yanlız y ekseninde değil x ekseninde de eksantirisitenin olduğu gözlemlendiği için x ekseni üzerinde de yük-dönme grafiği çıkarılmıştır. Sıfır çıkması beklenen dönme değerleri çok küçük ama sıfır çıkmamıştır. (CH11-CH8)/D 'dir. D = 16,83 cm.



Şekil 3.64. y- ekseni üzerinde eksantrisitenin olması durumunda yükleme ve y-ekseni etrafında dönme değerleri arasındaki ilişkiyi veren grafik

Daha sonra iç kuvvet ölçere ; (- y) yönünde ey = 4,21 cm ve (+x) yönünde ex = 4,21 cm yani iç kuvvet ölçerin silindirik kısmının yarıçapının yarısı kadar iki eksende de eksantrisite olacak şekilde yükleme yapılmıştır.



Şekil 3.65. Her iki eksende de eksantrisitenin olması durumu

Artan yük altında yine düşey olarak konumlandırılmış şekil değiştirme ölçerlerde elde edilen değerlerle Yük-Şekil değiştirme grafikleri elde edilmiştir.



Şekil 3.66. Her iki eksende de eksantrisite var iken CH5 ve CH11 için Yük-Şekil değiştirme grafiği

Şekil 3.66.'da görüldüğü gibi yükleme merkezinin yakın olduğu CH5 ve C11 iç kuvvet ölçerde yaklaşık olarak aynı şekil değiştirmeler gözlemlenmiştir.



Şekil 3.67. Her iki eksende de eksantrisite var iken CH2 ve CH8 için Yük-Şekil değiştirme grafiği

Şekil 3.67.'de CH2 ve CH8 şekil değiştirme ölçerlerde aynı değerler beklenirken CH2 şekil değiştirme ölçerde basınç (+), CH8 şekil değiştirme ölçerde çekme (-) gözlemlenmiştir. Ancak CH8 de grafik doğrusal değildir. CH8'in çekme çıkmasının nedeninin ex > ey olduğu düşünülmüştür.

Daha sonra -y yönünde ey = 4,21 cm ve +x yönünde ex = 4,21 cm eksantrisite verildiği durumda orta eksendeki şekil değiştirme grafiği ile konsantrik yüklemedeki şekil değiştirme grafikleri karşılaştırılmıştır. Teorik olarak eksantrik yüklemede CH2 ve CH5 şekil değiştirme ölçerlerde okunan değerlerin ortalaması merkezden geçen eksendeki şekil değiştirme değerlerini verir, bu değerlerin de konsantrik yükleme durumunda ki değerlere eşit çıkması beklenir. k = $\frac{CH5 + CH2}{2}$.



Şekil 3.68. y ekseni üzerindeki eksantrisiteden meydana gelen şekil değiştirmeler

Teorik olarak eksantrik yüklemede CH11 ve CH8 şekil değiştirme ölçerlerde okunan değerlerin farkının yarısı merkezden geçen eksendeki şekil değiştirme değerlerini verir, bu değerlerin de konsantrik yükleme durumunda ki değerlere eşit çıkması

beklenir. k =
$$\frac{\text{CH11-CH8}}{2}$$
.



Şekil 3.69. x ekseni üzerindeki eksantrisiteden meydana gelen şekil değiştirmeler

Şekil 3.70.'te konsantrik yüklemedeki değerler ile y ekseni üzerindeki ortalama değerlerin ve x ekseni üzerinde orta nokta değerlerinin karşılaştırılması gösterilmiştir. Bu iki grafiğin ortalaması konsantrik yüklemelerde elde edilen grafikle çakışmaktadır.



Şekil 3.70. Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda orta nokta için Yük – Şekil değiştirme grafiği



Şekil 3.71. y ekseni üzerindeki eksantrisiteden meydana gelen dönme durumu

Eksantrik yükleme altında x ekseni etrafındaki dönmenin değeri ;

(CH5-CH2) / D 'dir. D = 16,83 cm.

Önce yük-dönme grafiği elde edilmiş, daha sonra y ekseninde ki yük değerleri ey = 4,21 cm eksantrisitesi ile çarpılarak y-ekseni Moment-dönme grafiği elde edilmiştir.



Şekil 3.72. Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda yükleme ile x-ekseni etrafındaki dönme değerleri arasında ilişkiyi veren grafik



Şekil 3.73. Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda Eğilme momenti ve x-ekseni etrafındaki dönme değerleri arasında ilişkiyi veren grafik



Şekil 3.74. x ekseni üzerinde eksantrisiteden meydana gelen dönme durumu Eksantrik yükleme altında y ekseni etrafındaki dönmenin değeri ;

(CH11+CH8) / D 'dir. D = 16,83 cm.

Yük değerleri ex = 4,21 cm eksantrisitesi ile çarpılarak y-ekseni Moment-dönme grafiği elde edilmiştir. Grafikler tam doğrusal elde edilemediği için Regresyon Analizi yapılarak bu eğrileri oluşturan noktaların tümünü temsil eden doğrusal grafikler elde edilmiştir.



Şekil 3.75. Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda yükleme ile y-ekseni etrafındaki dönme değerleri arasında ilişkiyi veren grafik



Şekil 3.76. Her iki eksende de eksantrisite olması durumunda Eğilme momenti ve y-ekseni etrafındaki dönme değerleri arasında ilişkiyi veren grafik

Yanlız x-ekseninde, yanlız y-ekseninde ve her iki eksende de eksantrisite olması durumlarında elde edilen Yük-Dönme grafikleri Şekil 3.77'de birlikte verilmiştir. İç kuvvet ölçerin dönel simetrisinden dolayı grafiklerin çakışması beklenmektedir.



Şekil 3.77. Üç tip eksantrisite durumunda her iki eksen için Yükleme ile Dönme değerleri arasındaki ilişkiyi veren grafik

Yanlız x-ekseninde, yanlız y-ekseninde ve her iki eksende de eksantrisite olması durumlarında elde edilen Moment-Dönme grafikleri Şekil 3.78.'de birlikte verilmiştir. İç kuvvet ölçerin dönel simetrisinden dolayı grafiklerin çakışması beklenmektedir.



Şekil 3.78. Üç tip eksantrisite durumunda her iki eksen için Eğilme momenti ile Dönme değerleri arasındaki ilişkiyi veren grafik

Moment-Dönme grafiklerinin ortalaması alınarak tek bir Moment-Dönme grafiği elde edilmiştir. Ortalama alırken ex-(CH11-CH8)/D ve exy-(CH11+CH8)/D eğrilerinin Regresyon Analizi sonucu elde edilen doğrusal halleri kullanılmıştır.

Elde edilen tüm bu grafikler sonucunda; iç kuvvet ölçerin laboratuar ortamında bir çerçeveye yerleştirilmesi halinde kullanılacak Eksenel Yük-Şekil değiştirme ve Moment-Dönme grafikleri bir sonraki sayfada verildiği gibidir.



Şekil 3.79. Eksenel kuvvet-Şekil değiştirme Grafiği



Şekil 3.80.Eğilme momenti-Dönme Grafiği



Şekil 3.81. İç kuvvet ölçerler yerleştirilmiş bir çerçeve ve yükleme durumu



Şekil 3.82. Şekil değiştirme ölçerlerin konumları

Elde edilen grafiklerin kullanımı aşağıda anlatılmıştır.

İç kuvvet ölçer laboratuar ortamında betonarme bir çerçeve numunesinin kolonlarının orta yüksekliğine yerleştirilecektir. Çerçeve ve yüklemeler Şekil 3.81.'deki gibi olabilir.

Çerçeveye yüklemeler yapıldığında kolonlarda oluşacak eksenel kuvveti belirlemek için Şekil 3.79.'daki grafik kullanılacaktır.

Yükleme sırasında; iç kuvvet ölçerin üzerine düşey olarak yapıştırılmış CH2,CH5,CH8 ve CH11 şekil değiştirme ölçerlerde okunan şekil değiştirme değerlerinin aritmetik ortalaması alınır. Değerler işaretleri ile alınır. Grafikler çizilirken; şekil değiştirme ölçerlerde okunan değerler (-) ile çarpılmıştır. Çarpım sonucundaki (+) değerler basıncı, (-) değerler çekmeyi göstermektedir. Ortalama alınarak bulunan şekil değiştirme değeri, grafikte x-ekseni üzerine koyulur. Bu değerin, grafikte KONS-ORT doğrusunda y-ekseninde karşı gelen değerine bakılır. Bulunan değer iç kuvvet ölçerin üst levhasına etkiyen (A ve B kesitleri) eksenel yükü verir. Bu değer kolonda meydana gelen eksenel kuvvettir.

Örneğin düşey şekil değiştirme ölçerlerde ölçülen değerlerin aritmetik ortalaması 90'dır.

 $(CH2 + CH5 + CH8 + CH11) / 4 = \epsilon = 90$

Grafikte KONS-ORT doğrusunda $\varepsilon = 90$ ' a karşı gelen yük değeri = 73,38 kN kolondaki eksenel kuvvettir.

Diğer bir yolda; ortalama şekil değiştirme değeri ε 'u doğrunun eğimi ile çarpmak suretiyle eksenel kuvvete ulaşılır.

- m : doğrunun eğimi = 0,8153
- N : eksenel kuvvet = $m \times \epsilon$
- $\epsilon = 90$ ise N = 0,8153 × 90 = 73,38 kN

Şekil 3.79'daki N- ε grafiği ve bu grafiğin eğimi kolonlarda yanlız eksenel kuvvet varken kullanılacağı gibi kolonlarda eğilme momenti var olduğu zaman da kullanılabilir.

Çerçeveye yüklemeler yapıldığında; kolonlara yerleştirilen iç kuvvet ölçerin üst levhasının üstündeki kesitlerde (A ve B kesitleri) oluşan eğilme momentlerini belirlemek için Şekil 3.80.'deki grafik kullanılacaktır. Kolon kesitlerinde yanlız x-ekseni etrafında dönme, yanlız y-ekseni etrafında dönme veya her iki eksen etrafında dönme olabilir.

x-ekseni etrafındaki dönmenin (θ_x) değeri, CH5 ve CH2 şekil değiştirme ölçerlerden okunan şekil değiştirme değerleri ile bulunur.

 $D = 16.83 \text{ cm}; \theta_x : 1/\text{cm}$

Her iki şekil değiştirme ölçerde basınç (+) değerler okunmuşsa ;

$$\theta_{x} = \frac{\text{CH5-CH2}}{\text{D}} = \frac{\text{CH5-CH2}}{16.83 \text{ cm}} \rightarrow \begin{bmatrix} \theta_{x} & (+) \text{ ise } M_{x}(+) \\ \theta_{x} & (-) \text{ ise } M_{x}(-) \end{bmatrix}$$

Bu iki şekil değiştirme ölçerlerden birinde çekme (-) değeri diğerinde basınç (+) değeri okunmuşsa;

$$\theta_{x} = \frac{\text{CH5} + \text{CH2}}{\text{D}} = \frac{\text{CH5} + \text{CH2}}{16.83 \text{ cm}} \rightarrow \begin{bmatrix} |\text{CH5}| > |\text{CH2}| \text{ ise } M_{x}(+) \\ |\text{CH2}| > |\text{CH5}| \text{ ise } M_{x}(-) \end{bmatrix}$$

y-ekseni etrafındaki dönmenin (θ_y) değeri, CH11 ve CH8 şekil değiştirme ölçerlerden okunan şekil değiştirme değerleri ile bulunur.

 $D = 16.83 \text{ cm}; \theta_x : 1/\text{cm}$

Her iki şekil değiştirme ölçerde basınç (+) değerler okunmuşsa ;

$$\theta_{y} = \frac{\text{CH11-CH8}}{\text{D}} = \frac{\text{CH11-CH8}}{16.83 \text{ cm}} \rightarrow \begin{bmatrix} \theta_{y} \ (+) \text{ ise } M_{y}(+) \\ \theta_{y} \ (-) \text{ ise } M_{y}(-) \end{bmatrix}$$

Bu iki şekil değiştirme ölçerlerden birinde çekme (-) değeri diğerinde basınç (+) değeri okunmuşsa;

$$\theta_{y} = \frac{\text{CH11} + \text{CH8}}{\text{D}} = \frac{\text{CH11} + \text{CH8}}{16.83 \text{ cm}} \rightarrow \begin{bmatrix} |\text{CH11}| > |\text{CH8}| \text{ ise } M_{y}(+) \\ |\text{CH8}| > |\text{CH11}| \text{ ise } M_{y}(-) \end{bmatrix}$$

Kesitte her iki eksen etrafında dönme varsa;

 (θ_x) ve (θ_y) dönme değerleri ile Mx ve My değerleri bulunur.

Kolonlara yerleştirilen iç kuvvet ölçerin üst levhasının üst kesitindeki (A ve B kesitlerinde) eğilme momentinin değeri ;

$$M = \sqrt{M_x^2 + M_y^2}$$

Eğilme momenti-Dönme grafiğinin kullanımı ile ilgili sayısal örnekler aşağıda verilmiştir.

Yanlız x-ekseni etrafında dönme var ise θ_x bulunur, grafikte θ_x dönme değerine karşı gelen ordinat Mx eğilme momentini verir. θ_x değerini doğrunun eğimi ile çarparak Mx eğilme momenti bulunur.

Örneğin, $\theta_x = 10.4 \text{ 1/cm}$ ise Mx = $0.2917 \theta_x = 0.2917 \times 10.4 = 3.03 \text{ kNm}$

Yanlız y-ekseni etrafında dönme var ise θ_y bulunur, grafikte θ_y dönme değerine karşı gelen ordinat My eğilme momentini verir. θ_y değerini doğrunun eğimi ile çarparak My eğilme momenti bulunur.

Örneğin, $\theta_y = 35 \text{ 1/cm}$ ise My = 0.2917 $\theta_y = 0.2917 \times 35 = 10.2 \text{ kNm}$

Her iki eksende de dönme var ise ;

 $\theta_x = 25.3 \ 1/cm \rightarrow M_x = 0.2917\theta_x \rightarrow M_x = 7.38 \ kNm$ $\theta_y = 42.1 \ 1/cm \rightarrow M_y = 0.2917\theta_y \rightarrow M_y = 12.28 \ kNm$ $M = \sqrt{M_x^2 + M_y^2} = \sqrt{7.38^2 + 12.28^2} = 14.33 \ kNm$

4. SONUÇLAR

4.1. Yapı Sistemlerinin Hesap Yöntemlerinin Karşılaştırılması

Bu çalışmanın ilk kısmını oluşturan 'Yapı Sistemlerinin Hesap Yöntemlerinin Karşılaştırılması' bölümünde yapılan hesaplara dayanılarak çıkarılan sonuçlar aşağıda özetlenmiştir.

1. Yalnız yapı (ölü) yüklerinin ve bütün ilave yüklerinin gözönüne alınması ve uygun bir donatı oranı seçilmesi suretiyle yapılan ön boyutlandırma sonucunda elde edilen enkesit boyutlarının kesin hesaplar sonucunda yeterli olduğu görülmüştür.

2. Matris Yerdeğiştirme Yönteminde, düğüm noktalarında ne kadar çok eleman birleşirse, bilinmeyen sayısı o kadar az olmaktadır. Matris Kuvvet Yönteminde ise sistemi teşkil eden çerçevelerde ne kadar çok eleman varsa ve mafsal vb. gibi bulunursa bilinmeyen sayısı o kadar az olur.

3. Bir kırıklı çubuğun birim deplasman sabitlerinin bulunması; Matris Yerdeğiştirme ve Matris Kuvvet Yöntemleri ile sistemin çözümü yapılırken matrislerin oluşturulması sırasında dikkate alınacak düğüm noktası sayısının azalmasını sağlamıştır. Böylece matrislerin boyutları küçülmüş ve hesaplar basitleşmiştir. Buna karşın elastik mesnetlerin hesaba katılması durumunda, fiktif çubuk kullanılmıştır. Fiktif çubuk kullanıldığı için de düğüm noktası sayısı artmıştır.

4. Matris Yerdeğiştirme Yöntemi, bilinmeyenlerin seçiminin sınırlı olması ve denklem takımının stabilitesinin iyileştirilmesi olanağının az olmasına karşılık, Matris Kuvvet Yöntemine göre daha sistematik ve programlamaya daha elverişlidir.

5. Eleman rijitlik matrisleri bir kez bulunduktan sonra; her türlü yükleme durumunda ve sınır koşullarında sistemin çözümü kolayca yapılabilir.

6. Kirişlerde eksenel basınç kuvvetlerinin büyük olmaları nedeniyle, kiriş donatı hesaplarında eksenel kuvvetlerin etkisi göz önüne alınmış ve gerekli donatı alanlarının önemli ölçüde azaldığı gözlemlenmiştir.

4.2. Bir İç Kuvvet Ölçerin Tasarımı

Bu çalışmanın ikinci kısmını oluşturan 'Bir İç Kuvvet Ölçerin Tasarımı' bölümünde elde edilen sonuçlar aşağıda özetlenmiştir.

1. İç kuvvet ölçerin boru kesitten oluşması, çubuk elemanlardan oluşturulmasından daha basit ve daha az maliyetli olduğu görülmüştür. Diğer elverişli bir yönü dönel simetrinin bulunmasıdır.

2. Laboratuar ortamında hiperstatik betonarme bir çerçeve içinde kullanıldığı zaman iç kuvvet ölçerin, yüklemeler altında, doğrusal elastik bölgede kalmasına dikkat edilmelidir. Bu nedenle tasarım yapılırken yükleme aralığını geniş tutmak önemlidir.

3. İç kuvvet ölçerin matematik modeli kurulurken Sonlu Elemanlar Yöntemine başvurulmuş ve kabuk sonlu elemanlardan yararlanılmıştır. Daire sırasıyla 16,32 ve 64 daire dilimine bölünmüştür. Gerçekçi bir yaklaşım olması için 16 daire dilimine bölünmüş model dikkate alınmamıştır. 64 daire dilimine bölünmüş olan modelde ise bazı bölgelerde güvenilir olmayan gerilme dağılımları gözlemlenmiştir. Bunun sebebi eleman boyutlarının çok küçülmesi ve düğüm noktalarının çok yakınlaşmasıdır. 16 daire dilimine bölünmesi halinde 594 düğüm noktası ve 584 kabuk eleman oluşmuştur. 32 daire dilimine bölünmesi halinde 1742 düğüm noktası ve 960 kabuk eleman oluşmuştur. 64 daire dilimine bölünmesi halinde ise 6298 düğüm noktası ve 3158 kabuk eleman oluşmuştur. Sonuçta en uygun olan 32 daire dilimine bölünmüş model ile teorik hesaplar yapılmıştır.

4. İç kuvvet ölçerin kullanım yeri olarak iki kesit üzerinde durulmuştur; kolon taban kesidi ve kolon orta yüksekliği (Eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölge). Kesit zorlarının fazla olduğu kritik kesit olması nedeniyle kolon taban kesidi tercih edilmemiştir. Maliyet açısından da kolon taban kesidine yerleştirilecek iç kuvvet ölçerin boyutlarının büyümesi nedeniyle de uygun görülmemiştir.

5. İç kuvvet ölçerin, eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölgelere yerleştirilmesi düşünüldüğü zaman; sistemin doğrusal olmayan davranış gösterdiği ve plastik mafsalların oluşmaya başladığı evrelerde bu bölgenin gösterebileceği değişmeler için Yük Artım Yöntemi ile bir hesap yapılmıştır. İncelenen sistemde artan yatay yükler altında limit duruma ulaşıncaya kadar eğilme momentinin sıfıra yaklaştığı bölgenin çok fazla yerdeğiştirmediği görülmüştür. Bu, tüm deney süresince iç kuvvet ölçerden aynı etkinlikle yararlanılabileceğini göstermektedir.

6. İç kuvvet ölçerin kolon orta yüksekliğine koyulması durumunda teorik olarak kesit zorlarında bir süreksizlik meydana gelmemektedir. İç kuvvet ölçerin boyutlandırılması yapılırken, yerine yerleştirileceği kolon elemanının rijitliği ile aynı olacak şekilde boyutlar seçilirse; iç kuvvet dağılımları aynı yükler altında iç kuvvet ölçer varken ve yokken daha da yakın olacaktır. Ancak iç kuvvet ölçerin çerçeve içinde kullanılması aşamasında montaj yapılırken çok dikkatli olmak gerekmektedir.

7. İç kuvvet ölçerin eksenel yük için kalibrasyonu yapılabilmiştir. İç kuvvet ölçerin laboratuarda yatay ve düşey olarak yüklenecek hiperstatik betonarme çerçeve numunesi içinde kullanılması halinde Bölüm 3.5 'te elde edilen eksenel kuvvet-şekil değiştirme grafiği kullanılabilir. Böylece iç kuvvet ölçer üzerindeki düşey şekil değiştirme ölçerlerin verdiği şekil değiştirme değerlerine grafikte karşı gelen yük değeri ile o kesitteki eksenel kuvvete ulaşılmış olur. Diğer bir deyişle, grafiğin eğimi ile ölçülen şekil değiştirmelerin çarpımı o kesitteki eksenel kuvveti verir.

8. İç kuvvet ölçerin eğilme momenti için kalibrasyonunda; yanlız x-ekseninde, yanlız y-ekseninde ve her iki eksende de eksantrisite olması halinde kullanılacak tek bir Moment-Dönme grafikleri elde edilmiştir. İç kuvvet ölçerin laboratuarda yatay ve düşey olarak yüklenecek hiperstatik betonarme çerçeve numunesi içinde kullanılması halinde Bölüm 3.5 'te elde edilen Moment-Dönme grafiği kullanılabilir. Böylece iç kuvvet ölçer üzerindeki düşey şekil değiştirme ölçerlerin verdiği şekil değiştirme değerlerinden elde edilen dönme değerlerine; grafikte karşı gelen moment değerleri ile o kesitteki eğilme momentine ulaşılmış olur. Diğer bir deyişle, grafiklerin eğimleri ile ölçülen şekil değiştirmelerden elde edilen dönme değerlerinin çarpımı o kesitteki eğilme momentini verir.

9. Eksantrik yüklemeler sonucunda ölçülen şekil değiştirme değerleri ile Eksenel Kuvvet-Şekil değiştirme grafikleri de elde edilmiştir. Bu grafiklerle Konsatrik Yüklemeler sonucu elde edilen Eksenel Kuvvet-Şekil Değiştirme grafiklerinin örtüştüğü gözlemlenmiştir.

10. İç kuvvet ölçerin bilgisayar programı ile oluşturulan sonlu elemanlar modelinde, deneylerde şekil değiştirme ölçerlerin yapıştırıldığı noktalardaki şekil değiştirme değerleri elde edilmiştir. İç kuvvet ölçer laboratuarda 100 kN'a kadar çıkılarak yüklenmiştir. Sonlu elemanlar modelinde de aynı yük değeri kullanılmıştır. Bilgisayar çözümünde elde edilen şekil değiştirme değerleri ile Yük-Şekil değiştirme grafikleri çizilmiştir. Bu grafiklerle deneyler sonucu elde edilen grafiklerin örtüştüğü gözlemlenmiştir.

KAYNAKLAR

- [1] **TS500,** Şubat 2000, Betonarme Yapıların Hesap ve Yapım Kuralları, *Türk Standartları Enstitüsü,* Ankara
- [2] **Betonarme Tablo ve Abaklar,** 2001, Betonarme Yapılar Çalışma Grubu İ.T.Ü. İnşaat Fakültesi Yayını,
- [3] Çakıroğlu, A., Özmen, G., Özden, E., 1992, Yapı Sistemlerinin Hesabı için Matris Metodları ve Elektronik Hesap Makinası Programları, Cilt I, İ.T.Ü. İnşaat Fakültesi Yayını.
- [4] Çakıroğlu, A., Özmen, G., Özden, E., 1992, Yapı Sistemlerinin Hesabı için Matris Metodları ve Elektronik Hesap Makinası Programları, Cilt II, İ.T.Ü. İnşaat Fakültesi Yayını.
- [5] Çakıroğlu, A., Çetmeli, E., 1983, Yapı Statiği, Cilt I, T.K.Y
- [6] Çakıroğlu, A., 1984, Hiperstatik Sistemlerin Hesap Metodları, İ.T.Ü. İnşaat Fakültesi Yayını
- [7] Afet Bölgelerinde Yapılacak Yapılar Hakkında Yönetmelik,1997
 Bayındırlık ve İskan Bakanlığı, Ankara.
- [8] Odabaşı, Y., 1997, Ahşap ve Çelik Yapı Elemanlar, Beta Basım Yayım, İstanbul
- [9] Canbay, E., 2001. Betonarme Dolgu Duvarların Yapıların Sismik Davranışı Üzerine Etkileri, *Doktora Tezi*, O.D.T.Ü. Fen Bilimleri Enstitüsü, Ankara.
- [10] Kaya, T., 1991.Yapı Sistemlerinin Hesap Yöntemlerinin Karşılaştırılması Gelişigüzel Kesitlerin Bileşik Eğilmeye Göre Ekonomik Hesabı, Yüksek Lisans Tezi, İ.T.Ü. Fen Bilimleri Enstitüsü, İstanbul.
- [11] Kan, F., 1995. Yapı Sistemlerinin Hesap Yöntemlerinin Karşılaştırılması ve Büyük Boşluklu Perdelerin Dinamik Hesabı, Yüksek Lisans Tezi, İ.T.Ü. Fen Bilimleri Enstitüsü, İstanbul.

[12] Yüksel, E., 1998. Bazı Düzensizlikler İçeren Üç Boyutlu Büyük Yapı Sistemlerinin Doğrusal Olmayan Çözümlenmesi, *Doktora Tezi*, İ.T.Ü. Fen Bilimleri Enstitüsü, İstanbul.

ÖZGEÇMİŞ

1978 yılında Eskişehir'de doğan Burak BOZKURT, ilk öğrenimini Eskişehir Millizafer İlkokulu'nda, orta ve lise öğrenimini Eskişehir Kılıçoğlu Anadolu Lisesi'nde tamamladı. 1996 yılında başladığı İ.T.Ü. İnşaat Fakültesi İnşaat Mühendisliği Bölümü'nden 2000 yılında mezun oldu. Aynı yıl İ.T.Ü. Fen Bilimleri Enstitüsü İnşaat Mühendisliği Bölümü Yapı Analizi ve Boyutlandırılması Programı'nda yüksek lisans öğrenimine başladı.