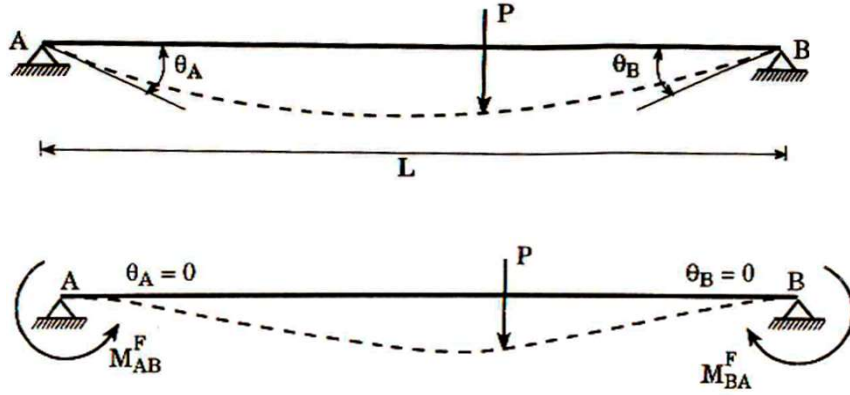


# YAPI STATİĞİ II

## CROSS METODU

(Moment-Dağıtma Yöntemi)

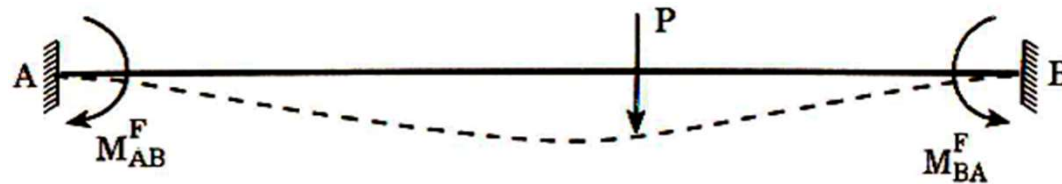
Hazırlayan: Dr.Öğretim Üyesi Kıvanç TAŞKIN



Basit kirişin yapmış olduğu deformasyon (elastik eğri), A ve B noktalarında sırasıyla  $\theta_A$  ve  $\theta_B$  açılarını (mesnet dönme açıları) oluşturur. Mesnetler mafsallı olduğu için analiz aşamasında bu açılar ile ilgilenilmez.

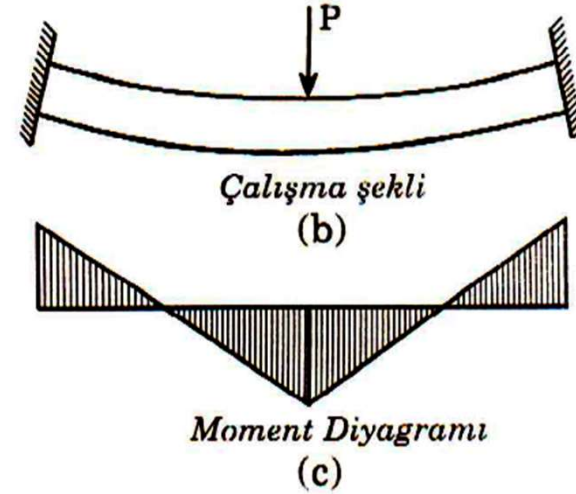
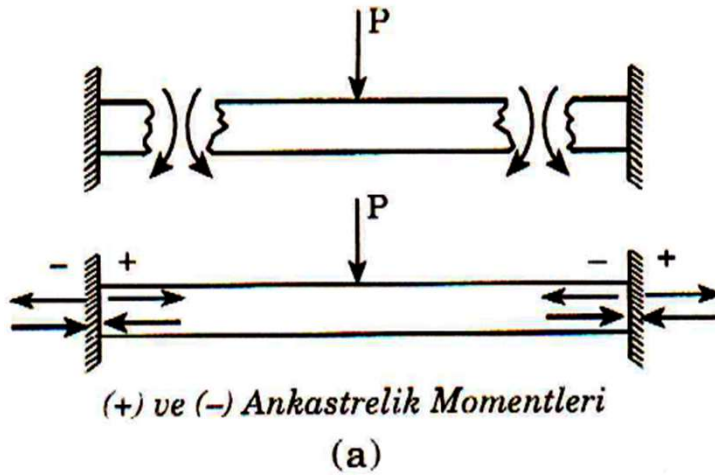
Basit kirişin mafsallarında dönmeye karşı bir önlem aldığımızı düşünelim. Bu durum, ancak mesnetlere birer moment yerleştirmek suretiyle mümkün olur.

Burada önemli olan, farklı moment şiddetlerinde  $\theta_A$  ve  $\theta_B$  açılarının alacağı değerler yerine,  $\theta_A$  ve  $\theta_B$  açılarını sıfır yapacak  $M_{AB}^F$  ve  $M_{BA}^F$  nın alacağı değerlerdir. Mesnet dönme açılarının sıfır olması durumunda ki  $M_{AB}^F$  ve  $M_{BA}^F$  moment değerlerine, ankastrelik momenti adı verilmektedir. Bu değerler tablolardan alınmaktadır.



## İşaret Kuralı:

Genel olarak, düğüm noktasını saat yönünde döndüren (kiriş tepkisi saat yönünün aksinde oluşur) ankastrelik momenti (+) kabul edilir. Bu durumda  $M_{AB}$  pozitif,  $M_{BA}$  negatiftir. (Ankastrelik momentler için geçerli)



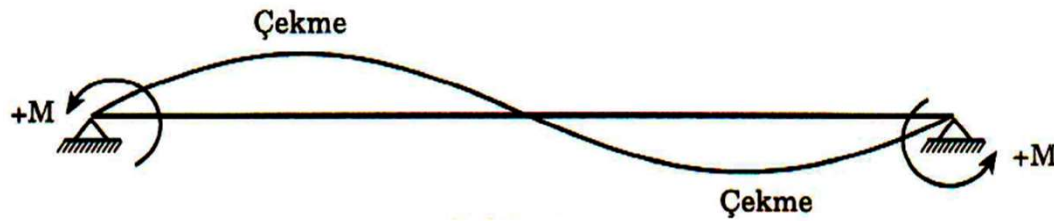
➡ **Statik çözümlemede** işaret yönü:

- ➡ Elemanlarda TERS SAAT YÖNÜ
- ➡ Düğüm noktalarında SAAT YÖNÜ

(+)

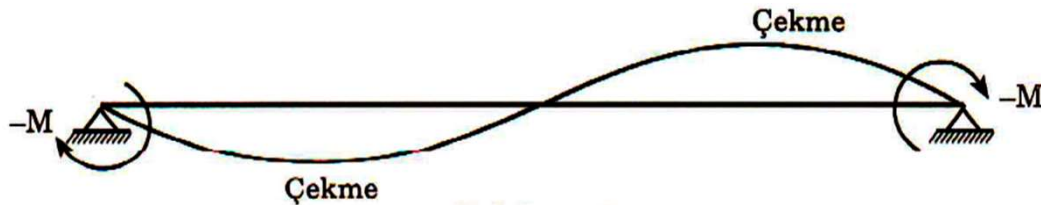
## İşlem Sonunda İşaret Kuralı:

Cross yöntemi uygulandıktan sonra ortaya çıkan moment değerlerinin işaret kuralı ise, ankastrelik momentlerinin işaret kuralından farklıdır. İşlem sonunda ortaya çıkan momentlerin kirişin alt yüzünde veya üst yüzünde meydana getirdiği çekme gerilmesine göre işaretler belirlenmektedir.



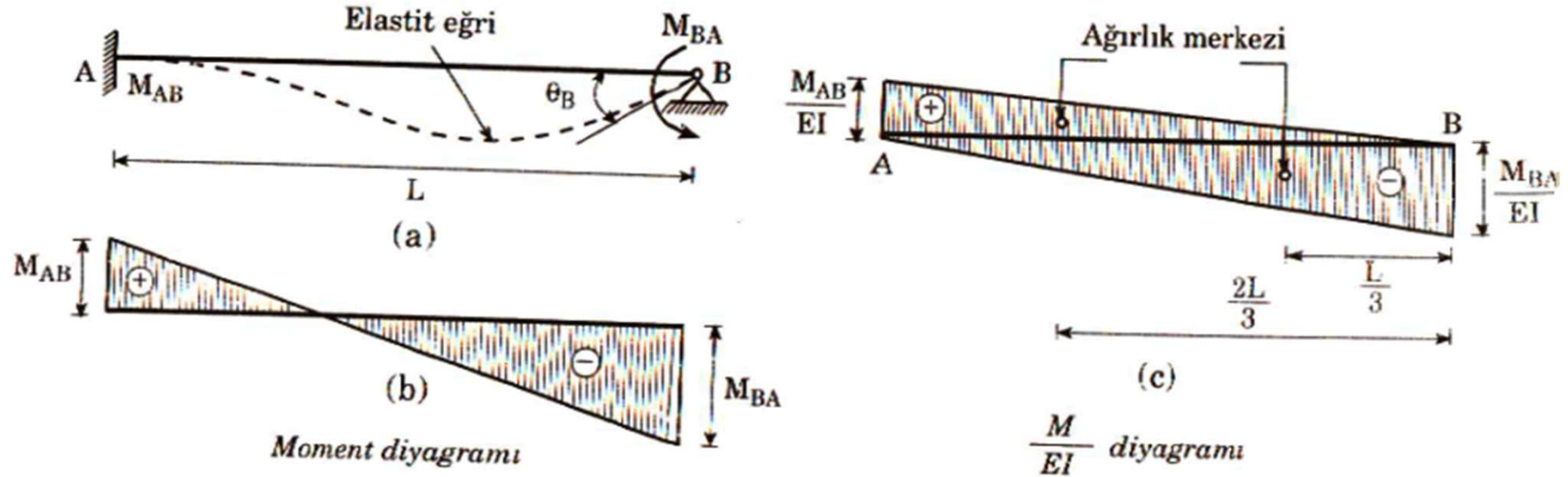
(+) ankastrelik momentleri kirişin sol mesnedinde üst yüzde çekme meydana getirirken, sağ alt mesnedinde ise alt yüzde çekme meydana getirmektedir.

Bu nedenle, sol mesnette yer alan pozitif ankastrelik momenti negatif (-) değerli iken, sağ mesnette yer alan pozitif ankastrelik momenti ise pozitif (+) değerli olur. Grafikler bu kurala göre çizilir. Çerçeve sistemlerde yer alan kolon elemanlarda benzer işlem bakış yönüne göre yapılır.



(-) ankastrelik moment durumunda ki işaret kuralı şekilde verilmiştir.

# REDÖR (STIFFNESS), TAŞIMA VE DAĞITMA KATSAYILARI



Şekildeki kirişin B mesnedine  $M_{BA}$  momenti uygulayalım.  $M_{BA}$  momenti etkisinde B mesnedi dönmeye çalışacak ve  $\theta_B$  açısı oluşacaktır.  $M_{BA}$  momenti B mesnedini döndürürken, A mesnedi dönmeyecek ve bu mesnette  $M_{AB}$  momenti ortaya çıkacaktır.  $M_{AB}$  ve  $M_{BA}$  momentleri arasındaki bağıntı: (I veya J atalet momenti)

$$M_{AB} = \frac{M_{BA}}{2} \quad \text{veya} \quad \frac{M_{AB}}{M_{BA}} = 1/2 \quad \text{ve} \quad \theta_B = \frac{M_{BA} L}{4EJ} \quad \text{veya} \quad \frac{M_{BA}}{\theta_B} = \frac{4EJ}{L}$$

$$\frac{M_{AB}}{M_{BA}} = 1/2$$

Basit mesnede uygulanan  $M_{BA}$  momenti ile  $M_{AB}$  nın A mesnedinde oluşturduğu moment arasındaki ilişkiye *taşıma katsayısı* adı verilir.

$$\frac{M_{BA}}{\theta_B} = \frac{4EJ}{L}$$

B mesnedinde oluşan  $\theta_B$  dönmesi ile  $M_{BA}$  momenti arasındaki ilişkiye *redör* denilir.

### Moment- Alan Teoremleri:

- 1. Teorem:** İki nokta arasındaki moment diyagramının alanı, elastik eğrinin iki noktadaki tanjantlarının (eğimlerinin) arasındaki açığa eşittir.
- 2. Teorem:** İki nokta arasındaki moment diyagramının oluşturduğu alanın birinci noktaya göre statik (alan) momenti, birinci noktanın (statik moment alınan eksenin) deformasyonunu (deplasmanını) verir.

## 1. Teorem:

Ankastre mesnette dönme olamayacağı için  $\theta_A = 0$  olacaktır. A ve B noktaları arasındaki elastik eğirinin eğimlerinin değişimi (tanjantları arasındaki fark)  $\theta_B$  yi verecektir.

1. Moment–alan teoremini uygulayarak,  $\theta_B$  açısının değeri bulunabilir.

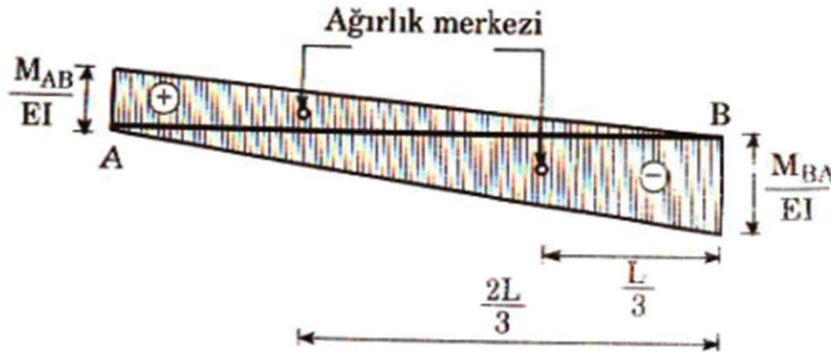
$$-\theta_B = -\frac{M_{BA}}{EJ} (L) \frac{1}{2} + \frac{M_{AB}}{EJ} (L) \frac{1}{2}$$

$$-\theta_B = \frac{L}{2EJ} (M_{AB} - M_{BA}) \quad M_{AB} = \frac{M_{BA}}{2} \text{ oranı yerine konursa}$$

$$-\theta_B = \frac{L}{2EJ} \left( \frac{M_{BA}}{2} - M_{BA} \right) \text{ olur.} \quad \theta_B = + \frac{M_{BA} L}{4EJ} \text{ elde edilir.}$$

$$\text{Buradan, } M_{BA} = \frac{4EJ \theta_B}{L} \text{ olarak bulunur.}$$

## 2. Teorem:



B noktasına göre moment alırsak

$$-\frac{M_{BA}}{EJ} (L) \frac{1}{2} \frac{L}{3} + \frac{M_{AB}}{EJ} (L) \frac{1}{2} \frac{2}{3} (L) = 0$$

$$\frac{M_{AB}}{EJ} \frac{L^2}{3} = \frac{M_{BA}}{EJ} \frac{L^2}{6} \text{ Burada, } M_{AB} = \frac{M_{BA}}{2} \text{ veya } \frac{M_{AB}}{M_{BA}} = \frac{1}{2}$$

Bir ucu mafsallı ve bir ucu ankastre olan bir kirişin mafsallı ucuna bir moment uygulandığında, ankastre mesnette oluşacak moment serbest uca uygulanan momentin yarısı kadardır.

*taşıma  
katsayısı*



Birim dönmenin ( $\theta_B = 1$ ) sağlanması için gerekli olan momente ( $M_{BA}$ ) *redör* ( $R=4EJ/L$ ) adı verilmektedir.  $E$ = sabit ise  $R=J/L$  olarak alınabilir.

### **Özetle;**

Eleman prizmatik ise Cross yönteminde;

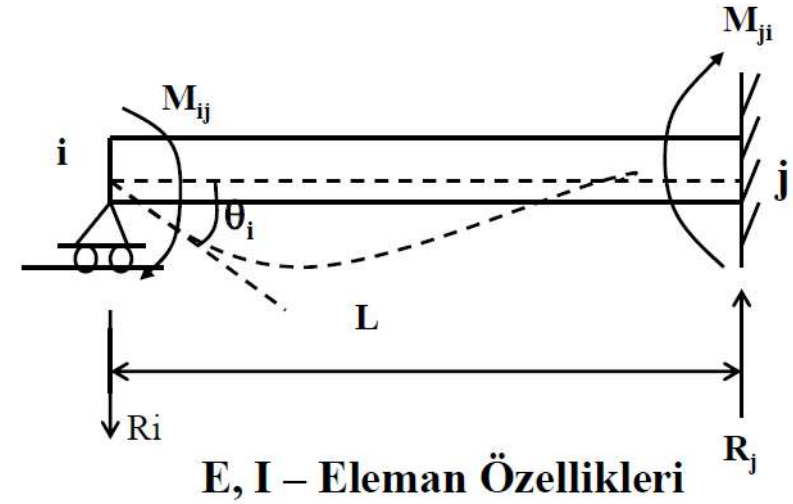
1. Ankastrelik momentleri yükleme durumuna ve açıklığa göre değişir.
2. Taşıma katsayısı iki uç momentin oranı olup,  $1/2$ 'dir.
3. Redör,  $J/L$  oranı, birim dönme meydana getirecek momenttir.



$$M_{ij} = \frac{4EI}{L} \cdot \theta_i + \frac{2EI}{L} \cdot \theta_j + M_{ij}^F + M_{ij}^\Delta$$

### Eleman Rijitlik Faktörü

i mafsallı kenar mesnet (yakın uç)  
j ankastre mesnet (uzak uç) olmak üzere



i düğüm noktasında  $\theta=1$  radyan birim dönmesi yapabilecek momente “eleman rijitlik faktörü” denir.

$$M_{ij} = M_{ij}^F + \frac{2EI}{L} \cdot (2 \cdot \theta_i + \theta_j - 3\Phi_{ij}) \Rightarrow \text{açı denkleminde } \theta=1 \text{ rad için:}$$

$$M_{ij} = 0 + \frac{2 \cdot E \cdot I}{L} \cdot (2 \cdot \theta_i + 0_j - 0) = \frac{4EI}{L} \cdot 1 = \frac{4EI}{L}$$

$$R = \frac{4EI}{L} \rightarrow \text{mutlak rijitlik matrisi (Redör)}$$

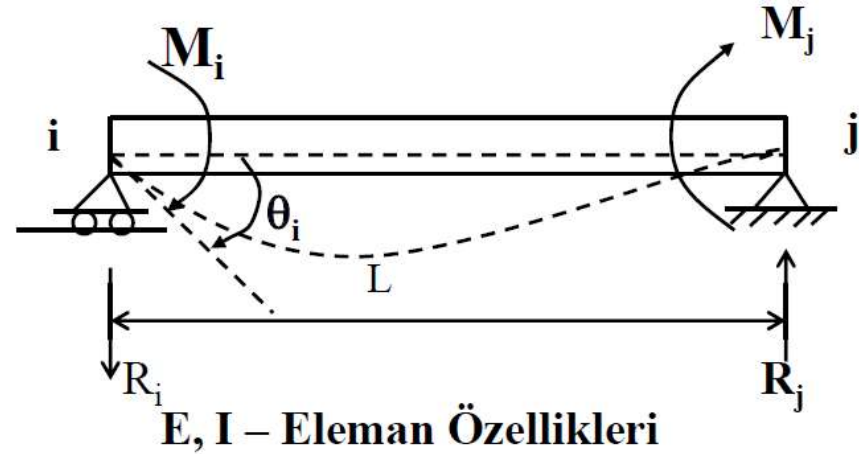
$$k = \frac{I}{L} \rightarrow \text{relatif rijitlik matrisi}$$

$$M_{ji} = \frac{1}{2} M_{ij} \rightarrow \text{dağıtma momenti}$$

$$M_{ij} = \frac{4EI}{L} \cdot \theta_i + \frac{2EI}{L} \cdot \theta_j + M_{ij}^F + M_{ij}^\Delta$$

### Eleman Rijitlik Faktörü

i mafsallı kenar mesnet (yakın uç)  
j mafsallı kenar mesnet (uzak uç) olmak üzere



i düğüm noktasında  $\theta=1$  radyan birim dönmesi yapabilecek momente “eleman rijitlik faktörü” denir.

$$M_{ij} = 0 + 0.75 \cdot \frac{2 \cdot E \cdot I}{L} \cdot (2 \cdot \theta_i + 0_j - 0) = \frac{3EI}{L} \cdot 1 = \frac{3EI}{L}$$

$$M_{ji} = 0$$

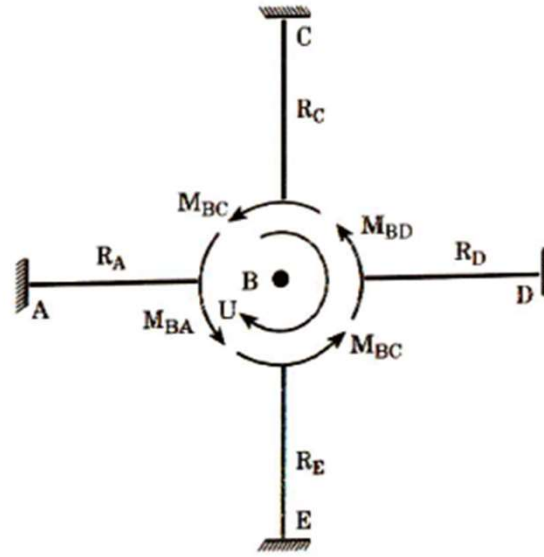
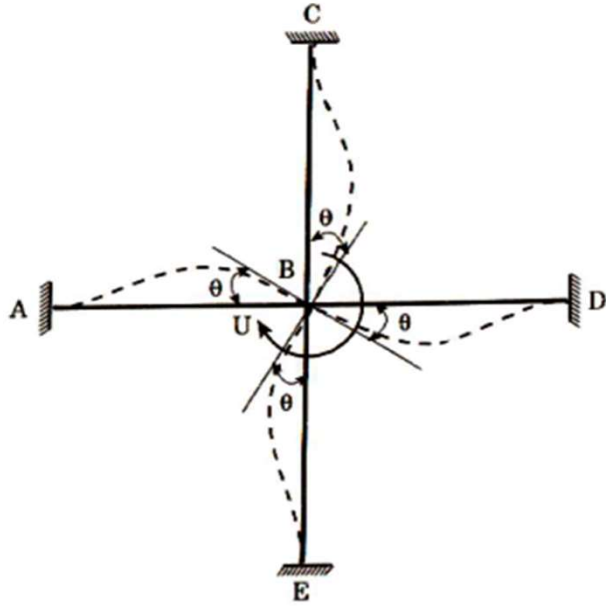
$$R = \frac{3EI}{L} \rightarrow \text{mutlak rijitlik matrisi (Redör)}$$

$$k = 0,75 \frac{I}{L} \rightarrow \text{relatif rijitlik matrisi}$$

#### DURUMLAR:

- sol ucu rijit sağ ucu mafsallı çubuk
- sol ucu mafsallı sağ ucu rijit çubuk

# BİR DÜĞÜM NOKTASINDAKİ MOMENTLERİN DAĞILIMI



B düğümünde denge denklemini ( $\sum M=0$ ) yazacak olursak;

BA Çubuğu için

$$M_{BA} = -U \frac{R_A}{R_A + R_D + R_C + R_E}$$

BC Çubuğu için

$$M_{BC} = -U \frac{R_C}{R_A + R_D + R_C + R_E}$$

BD Çubuğu için

$$M_{BD} = -U \frac{R_D}{R_A + R_D + R_C + R_E}$$

BE Çubuğu için

$$M_{BE} = -U \frac{R_E}{R_A + R_D + R_C + R_E}$$

Toplam

$$= -U \frac{R_A + R_D + R_C + R_E}{R_A + R_D + R_C + R_E} = -U$$

B noktasına (düğümüne) bir U momenti uygulayalım. B düğümünde bir dönme meydana gelecektir. Dolayısıyla tüm çubuklarda eşit  $\theta$  açısı oluşacaktır.

Düğümde birleşen tüm elemanlar U momentinden rijitlikleri oranında pay alacaktır. Çubuklardaki momentler dengeyi sağladığından dolayı, U momentinin aksi yönünde oluşacaklardır.

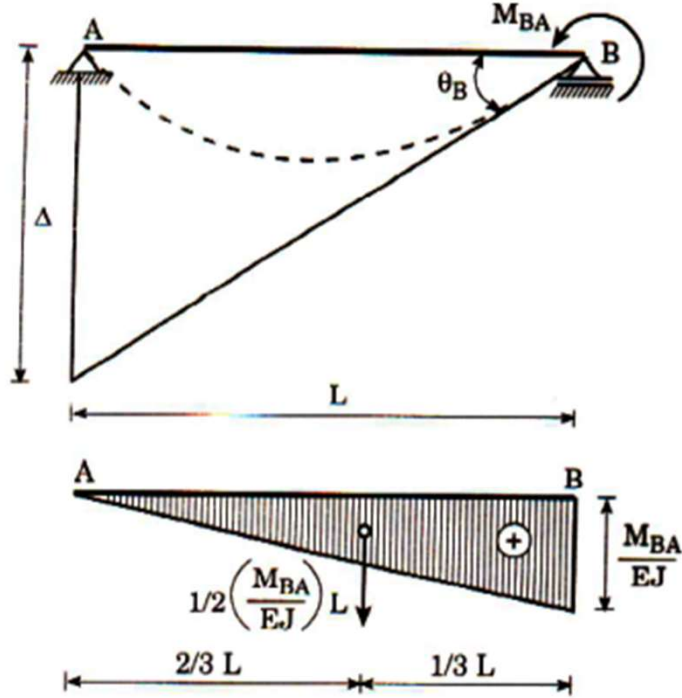
$\frac{R}{\Sigma R} (-U)$   $\implies$  Herhangi bir elemanda oluşacak momentin genel ifadesi

$\frac{R}{\Sigma R}$   $\implies$  *Dağıtma katsayısı*

$R \rightarrow$  eleman rijitliği (redör)  
 $\Sigma R \rightarrow$  dağıtılacak momentin bulunduğu düğüme saplanan çubukların toplam redörü

### Kirişlerin Bir Ucu Serbest ve Bir Ucu Ankastre Olması Halinde Redör:

B noktasına  $M_{BA}$  momenti uygulanmıştır. Bu moment altında, kirişin yapacağı deformasyon kesik çizgiyle ifade edilmiştir.  $M_{BA}$  momenti B noktasında  $\theta_B$  açısını oluşturmaktadır. İkinci moment alanı teoremini uygularsak A mesnedindeki  $\Delta$  mesafesi:



Şekil-18.12

$$\Delta = \frac{1}{2} \left( \frac{M_{BA}}{EJ} \right) L \left( \frac{2}{3} L \right) = \frac{M_{BA} L^2}{3EJ}$$

$$\text{tg } \theta_B = \frac{\Delta}{L}$$

olduğuna göre küçük açılıklar için

$$\theta_B = \frac{\Delta}{L} \text{ alınabilir.}$$

Yukarıdaki basitleştirme yapıldığında;

$$\theta_B = \frac{\Delta}{L} = \frac{M_{BA} L^2}{3EJL} = \frac{M_{BA} L}{3EJ} \text{ olur.}$$

$$M_{BA} = \frac{3EJ \theta_B}{L} \text{ veya } \frac{M_{BA}}{\theta_B} = \frac{3EJ}{L} \text{ olursa,}$$

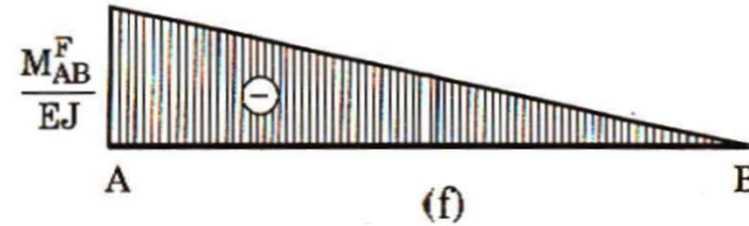
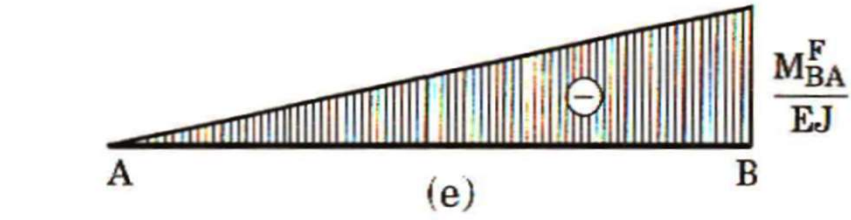
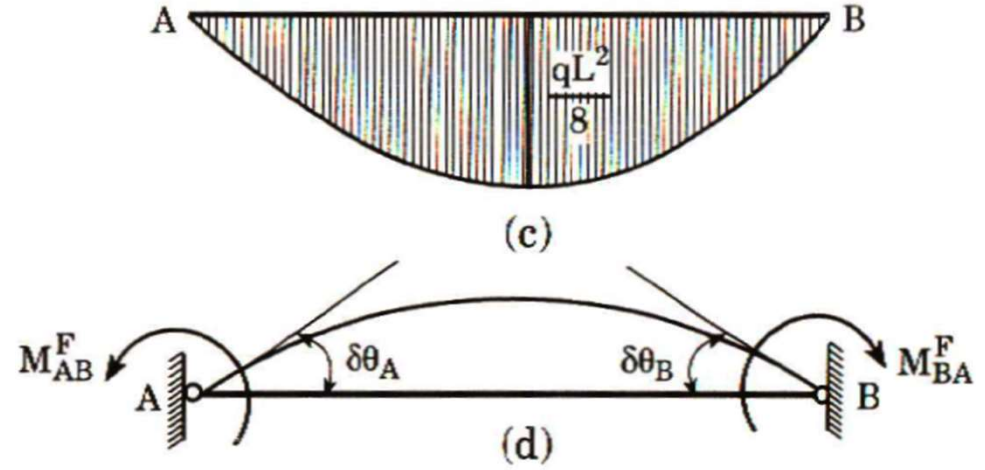
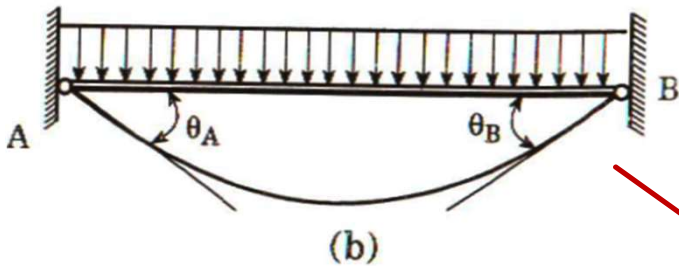
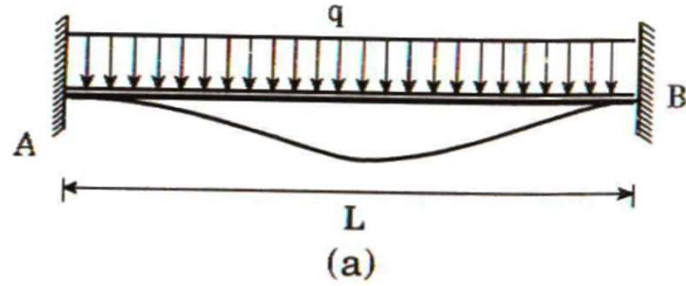
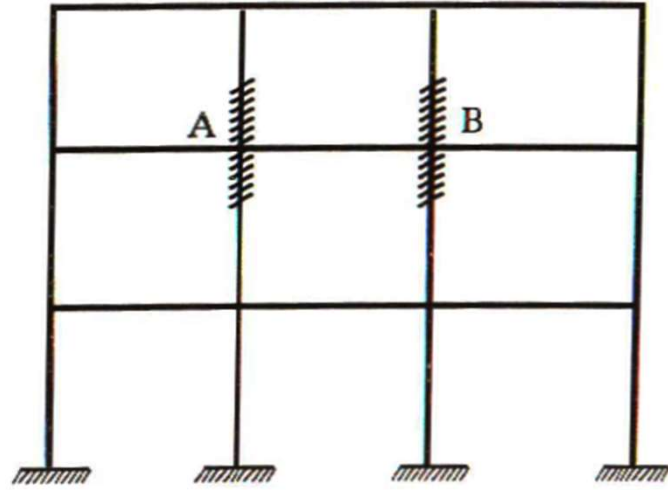
$$\theta_B = 1 \text{ için } M_{BA} = \frac{3EJ}{L} \text{ veya } R = \frac{3EJ}{L}$$

## **Cross Yönteminin Uygulanmasında İşlem Sırası:**

1. Sistemde dengelenecek düğüm noktaları saptanır.  
(Ankastre, sabit hareketli, pandül ve elastik ankastre mesnetler)
2. Sistemi oluşturan tüm elemanlar için, redörler dağıtma katsayıları ve moment taşıma katsayıları bulunur.
3. Sistemdeki düğüm noktaları dönmeye karşı kilitlenir (tutulur).
4. Sistemdeki elemanların tam ankastrelik momentleri bulunur.
5. Sistemde kilitlenen düğümlerden seçilen bir düğüm dönmeye karşı serbest bırakılır. O düğümden dengeyi bozan moment bulunur.  
(düğümden birleşen çubuklara ait momentlerin cebirsel toplamı)
6. Düğümden birleşen elemanlara, dağıtma katsayısı yardımıyla 5. maddede elde edilen moment dağıtılır.
7. 6. maddede bulunan moment, çubuk elemanların diğer ucuna taşıma katsayıları kullanılarak taşınır.
8. Düğüm denge sağlandıktan sonra, o düğüm tekrar kilitlenir. Başka bir düğüm seçilerek, seçilen düğüm dönmeye serbest bırakılır. Bu düğüm, 5., 6. ve 7. maddedeki işlemler tekrarlanır. Tüm düğümlerdeki birinci dengeleme sonuçlanıncaya kadar işlemlere devam edilir.
9. Birinci dengeleme turu sonunda, 5., 6., 7. ve 8. maddelerde yer alan işlemler yeniden tekrarlanır. Dengeyi bozan momentler sıfıra ininceye kadar (ya da ihmal edilebilecek sonuca yaklaşıncaya kadar) işlemlere devam edilir.
10. Her dengeleme turunun sonunda, düğümden birleşen elemanların uç momentleri cebirsel olarak toplanır ve sonuç momenti elde edilir.



# ANKASTRELİK MOMENTLERİ:



A ve B mesnetleri mafsallı kabul edersek elastik eğri şeklindeki gibi olur.





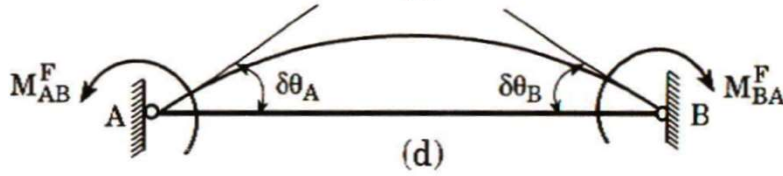
(c)

$\theta_A$  ve  $\theta_B$  açısı 1. moment teoremi kullanılarak bulunabilir:

$$\theta_A = \frac{1}{2} \left( \frac{2}{3} \cdot L \cdot \frac{qL^2}{8} \right)$$

$$\theta_A = \frac{qL^3}{24EJ}$$

$$\theta_B = \frac{qL^3}{24EJ}$$

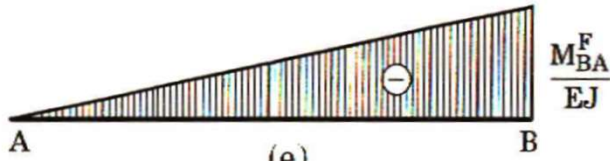


(d)

Kiriş A ve B mesnetlerinden  $M_{AB}^F$  ve  $M_{BA}^F$  momentleri uygulanırsa kirişte  $\delta\theta_A$ ,  $\delta\theta_B$  açıları oluşur. Bu açıları 1. moment teoremi kullanılarak bulunabilir:

$$\delta\theta_A = \frac{1}{2} \left( L \cdot M_{AB}^F \right) \frac{1}{EJ}$$

$$\delta\theta_A = \frac{1}{2} \left( L \cdot M_{BA}^F \right) \frac{1}{EJ}$$



(e)



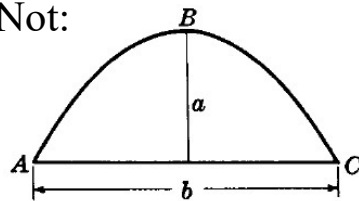
(f)

Ankastre mesnetli kirişlerde; kirişin A ve B mesnetlerinde açıların sıfıra eşit olacağı yazılırsa;

$$\theta_A - \delta\theta_A = 0$$

$$\theta_B - \delta\theta_B = 0$$

Not:



Parabol Alanı

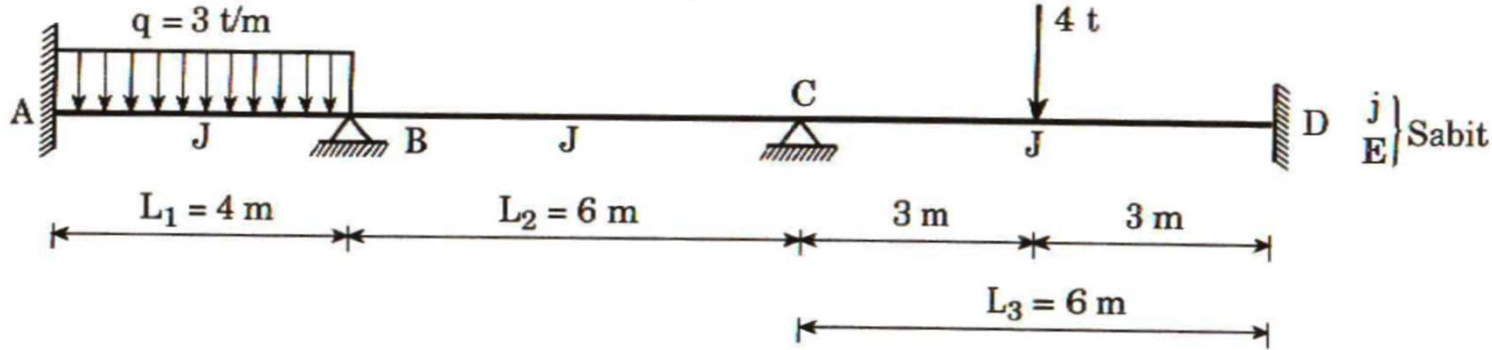
$$\text{Alan} = \left( \frac{2}{3} \right) ab$$

$$\frac{qL^3}{24EJ} = \frac{M_{AB}^F \cdot L}{2EJ} \rightarrow M_{AB}^F = \frac{qL^2}{12} \quad M_{BA}^F = -\frac{qL^2}{12}$$

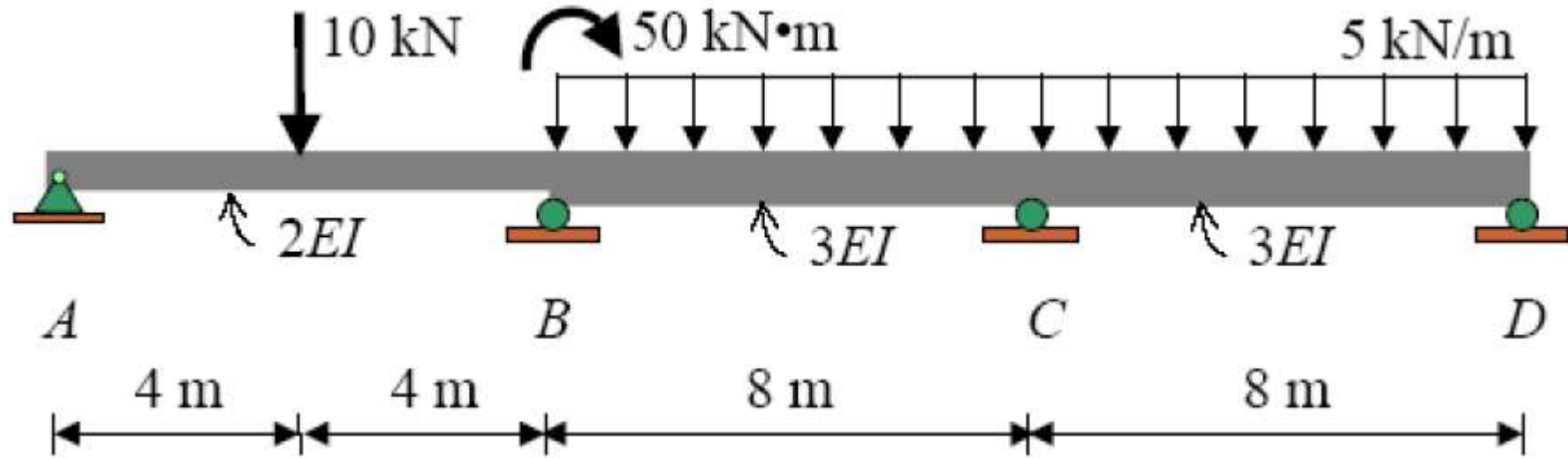
*Burada düzgün yayılı yüklerle yüklenmiş iki ucu ankastre kiriş için moment hesabı yapıldı. Diğer durumlar için ankastrelik momentler çizelgelerden elde edilebilir.*

# CROSS YÖNTEMİNİN SÜREKLİ KİRİŞLERE UYGULANMASI

**Örnek:** Şekilde yükleme durumu verilen üç açıklıklı sürekli kirişin mesnetlerinde oluşan moment değerlerini Cross yöntemiyle bulunuz.



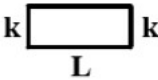

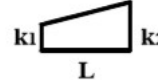

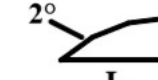
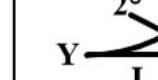

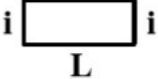
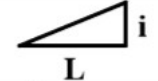

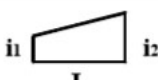
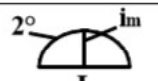
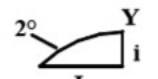

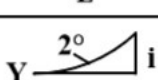
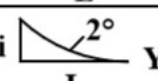

**Örnek:** Şekilde yükleme durumu verilen üç açıklıklı sürekli kirişin mesnet tepkilerini hesaplayınız. Moment ve kesme kuvveti diyagramlarını çiziniz.



		YÜK TERİMLERİ	
Yük Şekli	$L$	$R$	
1	$\frac{qL^2}{4}$	$\frac{qL^2}{4}$	
2	$\frac{qL^2}{4} [1 - \alpha^2(2 - \alpha)]$	$\frac{qL^2}{4} [1 - \alpha^2(2 - \alpha)]$	
3	$\frac{5}{32} qL^2$	$\frac{5}{32} qL^2$	
4	$\frac{3}{8} PL$	$\frac{3}{8} PL$	
5	$\frac{L^2}{60} (8q_1 + 7q_2)$	$\frac{L^2}{60} (7q_1 + 8q_2)$	
6	$\frac{8}{60} qL^2$	$\frac{7}{60} qL^2$	
7	$\frac{7}{60} qL^2$	$\frac{8}{60} qL^2$	
8	$\frac{1}{5} qL^2$	$\frac{1}{5} qL^2$	
9	$\frac{qc^2}{2} (3 - 2\gamma)$	$\frac{qc^2}{2} (3 - 2\gamma)$	
10	$\frac{qc^2}{4} (2 - \gamma)^2$	$\frac{qc^2}{4} (2 - \gamma)^2$	
11	$\frac{qc^2}{4} (2 - \gamma)^2$	$\frac{qc^2}{4} (2 - \gamma)^2$	
12	$qbc(1 - \beta^2 - \frac{\gamma^2}{4})$	$qac(1 - \alpha^2 - \frac{\gamma^2}{4})$	
13	$qLc [3\alpha(1 - \alpha) - \frac{\gamma^2}{4}]$	$qLc [3\alpha(1 - \alpha) - \frac{\gamma^2}{4}]$	

		YÜK TERİMLERİ	
Yük Şekli	$L$	$R$	
14	$\frac{qL^2}{60} (1 + \beta)(7 - 3\beta^2)$	$\frac{qL^2}{60} (1 + \alpha)(7 - 3\alpha^2)$	
15	$\frac{qc^2}{3} (2 - 2,25\gamma + 0,6\gamma^2)$	$\frac{qc^2}{3} (1 - 0,6\gamma^2)$	
16	$\frac{qc^2}{3} (1 - 0,75\gamma + 0,15\gamma^2)$	$\frac{qc^2}{6} (1 - 0,3\gamma^2)$	
17	$\frac{qc^2}{4} (2 - \gamma)$	$\frac{qc^2}{4} (2 - \gamma)$	
18	$Pa\beta(1 + \beta)$	$Pb\alpha(1 + \alpha)$	
19	$2Pb(1 - \beta^2 - 0,75\gamma^2)$	$2Pa(1 - \alpha^2 - 0,75\gamma^2)$	
20	$M(1 - 3\beta^2)$	$M(3\alpha^2 - 1)$	
21	$3Pa(1 - \alpha)$	$3Pa(1 - \alpha)$	
22	$3EI \frac{\alpha_i \Delta t}{h}$	$3EI \frac{\alpha_i \Delta t}{h}$	
23	$\frac{6EI}{L^2} (\Delta v_B - \Delta v_A)$	$-\frac{6EI}{L^2} (\Delta v_B - \Delta v_A)$	



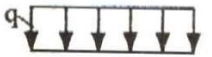
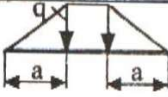
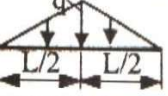
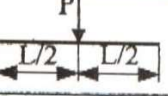

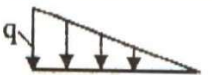

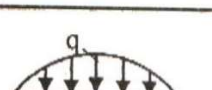
ÇARPIM TABLOSU ( $\int_0^L M_i \cdot M_k ds$ )

$M_i \backslash M_k$							
	$L i k$	$\frac{1}{2} L i k$	$\frac{1}{2} L i (k_1 + k_2)$	$\frac{2}{3} L i k_m$	$\frac{2}{3} L i k$	$\frac{1}{3} L i k$	$\frac{1}{2} L i k$
	$\frac{1}{2} L i k$	$\frac{1}{3} L i k$	$\frac{1}{6} L i (k_1 + 2k_2)$	$\frac{1}{3} L i k_m$	$\frac{5}{12} L i k$	$\frac{1}{4} L i k$	$\frac{1}{6} L (1+\alpha) i k$
	$\frac{1}{2} L i k$	$\frac{1}{6} L i k$	$\frac{1}{6} L i (2k_1 + k_2)$	$\frac{1}{3} L i k_m$	$\frac{1}{4} L i k$	$\frac{1}{12} L i k$	$\frac{1}{6} L (1+\beta) i k$
	$\frac{1}{2} L (i_1 + i_2) k$	$\frac{1}{6} L (i_1 + 2i_2) k$	$\frac{1}{6} L (2i_1 k_1 + i_1 k_2 + i_2 k_1 + 2i_2 k_2)$	$\frac{1}{3} L (i_1 + i_2) k_m$	$\frac{1}{12} L (3i_1 + 5i_2) k$	$\frac{1}{12} L (i_1 + 3i_2) k$	$\frac{1}{6} L k [(1+\beta) i_1 + (1+\alpha) i_2]$
	$\frac{2}{3} L i_m k$	$\frac{1}{3} L i_m k$	$\frac{1}{3} L i_m (k_1 + k_2)$	$\frac{8}{15} L i_m k_m$	$\frac{7}{15} L i_m k$	$\frac{1}{5} L i_m k$	$\frac{1}{3} L (1+\alpha \beta) i_m k$
	$\frac{2}{3} L i k$	$\frac{5}{12} L i k$	$\frac{1}{12} L i (3k_1 + 5k_2)$	$\frac{7}{15} L i k_m$	$\frac{8}{15} L i k$	$\frac{3}{10} L i k$	$\frac{1}{12} L (5-\beta-\beta^2) i k$
	$\frac{2}{3} L i k$	$\frac{1}{4} L i k$	$\frac{1}{12} L i (5k_1 + 3k_2)$	$\frac{7}{15} L i k_m$	$\frac{11}{30} L i k$	$\frac{2}{15} L i k$	$\frac{1}{12} L (5-\alpha-\alpha^2) i k$
	$\frac{1}{3} L i k$	$\frac{1}{4} L i k$	$\frac{1}{12} L i (k_1 + 3k_2)$	$\frac{1}{5} L i k_m$	$\frac{3}{10} L i k$	$\frac{1}{5} L i k$	$\frac{1}{12} L (1+\alpha+\alpha^2) i k$
	$\frac{1}{3} L i k$	$\frac{1}{12} L i k$	$\frac{1}{12} L i (3k_1 + k_2)$	$\frac{1}{5} L i k_m$	$\frac{2}{15} L i k$	$\frac{1}{30} L i k$	$\frac{1}{12} L (1+\beta+\beta^2) i k$
	$\frac{1}{2} L i k$	$\frac{1}{6} L (1+\alpha) i k$	$\frac{1}{6} L i [(1+\beta) k_1 + (1+\alpha) k_2]$	$\frac{1}{3} L (1+\alpha \beta) i k_m$	$\frac{1}{12} L (5-\beta-\beta^2) i k$	$\frac{1}{12} L (1+\alpha+\alpha^2) i k$	$\frac{1}{3} L i k$



Y harfi bulunan uclarda teğetler vatavdır.







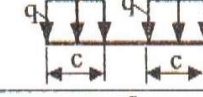
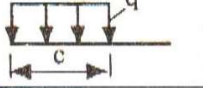
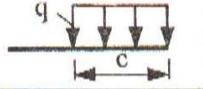
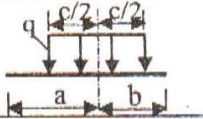
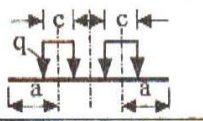
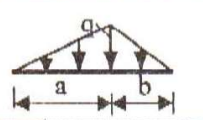
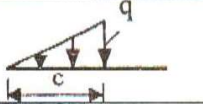

ÇİZELGE 2.4.1 ANKASTRELİK UÇ MOMENTLERİ

					
		$M_A$	$M_B$	$\bar{M}_A$	$\bar{M}_B$
1		$-\frac{qL^2}{12}$	$-\frac{qL^2}{12}$	$-\frac{qL^2}{8}$	$-\frac{qL^2}{8}$
2		$-\frac{qL^2}{12} [1 - \alpha^2 (2 - \alpha)]$	$-\frac{qL^2}{12} [1 - \alpha^2 (2 - \alpha)]$	$-\frac{qL^2}{8} [1 - \alpha^2 (2 - \alpha)]$	$-\frac{qL^2}{8} [1 - \alpha^2 (2 - \alpha)]$
3		$-\frac{5}{96} qL^2$	$-\frac{5}{96} qL^2$	$-\frac{5}{64} qL^2$	$-\frac{5}{64} qL^2$
4		$-\frac{1}{8} PL$	$-\frac{1}{8} PL$	$-\frac{3}{16} PL$	$-\frac{3}{16} PL$
5		$-\frac{L^2}{60} (3q_1 + 2q_2)$	$-\frac{L^2}{60} (2q_1 + 3q_2)$	$-\frac{L^2}{120} (8q_1 + 7q_2)$	$-\frac{L^2}{120} (7q_1 + 8q_2)$
6		$-\frac{1}{20} qL^2$	$-\frac{1}{30} qL^2$	$-\frac{1}{15} qL^2$	$-\frac{7}{120} qL^2$
7		$-\frac{1}{30} qL^2$	$-\frac{1}{20} qL^2$	$-\frac{7}{120} qL^2$	$-\frac{1}{15} qL^2$
8		$-\frac{1}{15} qL^2$	$-\frac{1}{15} qL^2$	$-\frac{1}{10} qL^2$	$-\frac{1}{10} qL^2$

$\alpha = a/L, \beta = b/L,$   
 $\gamma = c/L$

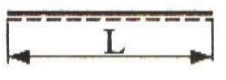

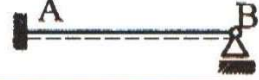

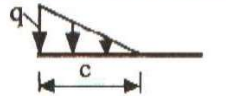
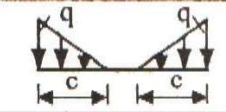
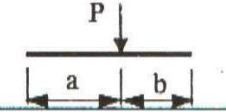
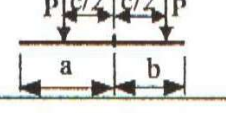
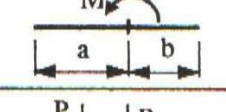

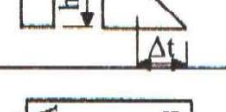
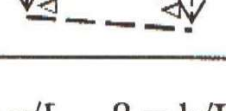
Çizelgedeki pozitif yönler   
 Cross ve Açı yöntemi pozitif yönleri 

ÇİZELGE 2.4.1 DEVAMI ANKASTRELİK UÇ MOMENTLERİ

					
		$M_A$	$M_B$	$\bar{M}_A$	$\bar{M}_B$
9		$-\frac{qc^2}{6}(3-2\gamma)$	$-\frac{qc^2}{6}(3-2\gamma)$	$-\frac{qc^2}{4}(3-2\gamma)$	$-\frac{qc^2}{4}(3-2\gamma)$
10		$-\frac{qc^2}{3}(1,5-2\gamma+0,75\gamma^2)$	$-\frac{qc^2}{3}\gamma(1-0,75\gamma)$	$-\frac{qc^2}{8}(2-\gamma)^2$	$-\frac{qc^2}{8}(2-\gamma^2)$
11		$-\frac{qc^2}{3}\gamma(1-0,75\gamma)$	$-\frac{qc^2}{3}(1,5-2\gamma+0,75\gamma^2)$	$-\frac{qc^2}{8}(2-\gamma^2)$	$-\frac{qc^2}{8}(2-\gamma)^2$
12		$-qc\left[a\beta^2 + \frac{\gamma^2}{12}(L-3b)\right]$	$-qc\left[b\alpha^2 + \frac{\gamma^2}{12}(L-3a)\right]$	$-\frac{qbc}{2}(1-\beta^2-0,25\gamma^2)$	$-\frac{qac}{2}(1-\alpha^2-0,25\gamma^2)$
13		$-qLc\left[\alpha(1-\alpha) - \frac{\gamma^2}{12}\right]$	$-qLc\left[\alpha(1-\alpha) - \frac{\gamma^2}{12}\right]$	$-\frac{qLc}{2}\left[3\alpha(1-\alpha) - \frac{\gamma^2}{4}\right]$	$-\frac{qLc}{2}\left[3\alpha(1-\alpha) - \frac{\gamma^2}{4}\right]$
14		$-\frac{qL^2}{30}\left[1+\beta+\beta^2 - \frac{3\beta^3}{2}\right]$	$-\frac{qL^2}{30}\left[1+\alpha+\alpha^2 - \frac{3\alpha^3}{2}\right]$	$-\frac{qL^2}{120}(1+\beta)(7-3\beta^2)$	$-\frac{qL^2}{120}(1+\alpha)(7-3\alpha^2)$
15		$-\frac{qc^2}{3}\left[1-1,5\gamma+0,60\gamma^2\right]$	$-\frac{qc^2}{4}\gamma(1-0,8\gamma)$	$-\frac{qc^2}{6}\left[2-2,25\gamma+0,60\gamma^2\right]$	$-\frac{qc^2}{6}(1-0,6\gamma^2)$
$\alpha = a/L, \quad \beta = b/L,$ $\gamma = c/L$		Çizelgedeki pozitif yönler Cross ve Açılı yöntemi pozitif yönleri			



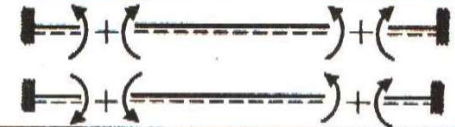
ÇİZELGE 2.4.1 DEVAMI ANKASTRELİK UÇ MOMENTLERİ

					
					
Yük Şekli		$\mathcal{M}_A$	$\mathcal{M}_B$	$\bar{\mathcal{M}}_A$	$\bar{\mathcal{M}}_B$
16		$-\frac{qc^2}{6} [1 - \gamma + 0,3\gamma^2]$	$-\frac{qc^2}{12} \gamma(1 - 0,6\gamma)$	$-\frac{qc^2}{6} [1 - 0,75\gamma + 0,15\gamma^2]$	$-\frac{qc^2}{12} (1 - 0,3\gamma^2)$
17		$-\frac{qc^2}{12} (2 - \gamma)$	$-\frac{qc^2}{12} (2 - \gamma)$	$-\frac{qc^2}{8} (2 - \gamma)$	$-\frac{qc^2}{8} (2 - \gamma)$
18		$-Pa\beta^2$	$-Pb\alpha^2$	$-\frac{1}{2} Pa\beta(1 + \beta)$	$-\frac{1}{2} Pb\alpha(1 + \alpha)$
19		$-P(2a\beta^2 + \frac{ay^2}{2} - by^2)$	$-P(2b\alpha^2 + \frac{by^2}{2} - ay^2)$	$-Pb(1 - \beta^2 - 0,75\gamma^2)$	$-Pb(1 - \alpha^2 - 0,75\gamma^2)$
20		$-M\beta(3\alpha - 1)$	$-M\alpha(1 - 3\beta)$	$-\frac{M}{2} (1 - 3\beta^2)$	$-\frac{M}{2} (3\alpha^2 - 1)$
21		$-Pa(1 - \alpha)$	$-Pa(1 - \alpha)$	$-\frac{3}{2} Pa(1 - \alpha)$	$-\frac{3}{2} Pa(1 - \alpha)$
22		$-EI \frac{\alpha_t \Delta t}{h}$	$-EI \frac{\alpha_t \Delta t}{h}$	$-\frac{3}{2} EI \frac{\alpha_t \Delta t}{h}$	$-\frac{3}{2} EI \frac{\alpha_t \Delta t}{h}$
23		$-\frac{6EI}{L^2} (\Delta B - \Delta A)$	$\frac{6EI}{L^2} (\Delta B - \Delta A)$	$-\frac{3EI}{L^2} (\Delta B - \Delta A)$	$\frac{3EI}{L^2} (\Delta B - \Delta A)$

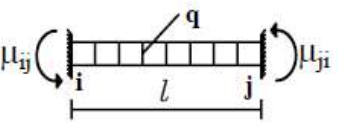
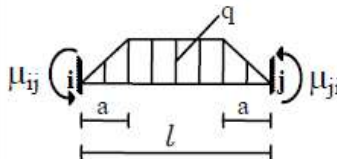
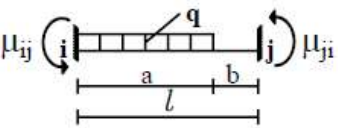
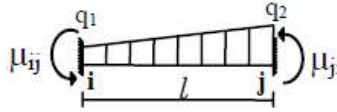
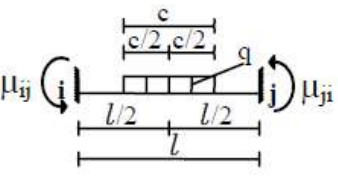
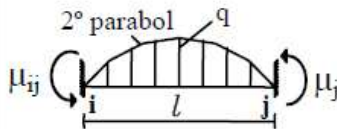
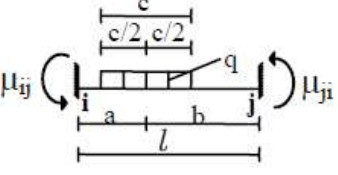
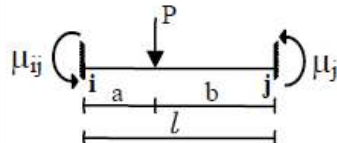
$\alpha = a/L, \beta = b/L,$   
 $\gamma = c/L$

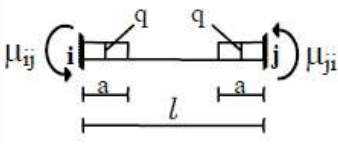
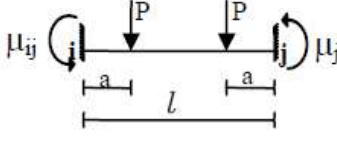
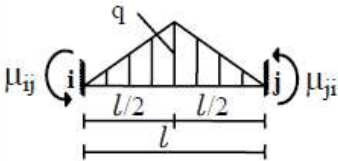
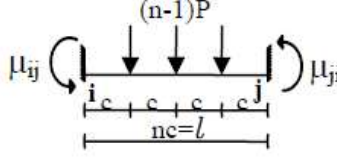
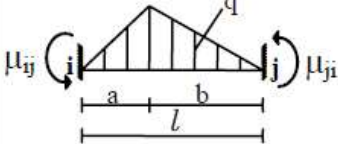
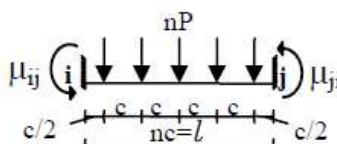
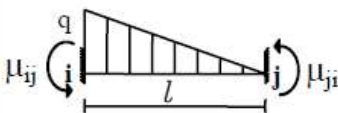
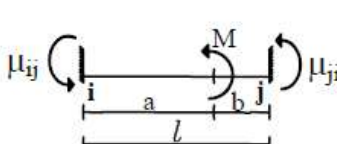
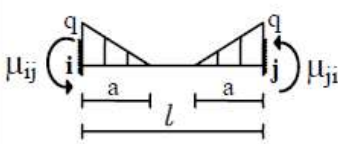
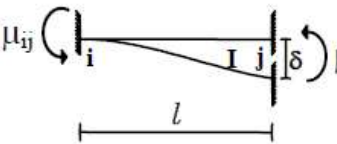
Çizelgedeki pozitif yönler

Cross ve Açılı yöntemi pozitif yönleri

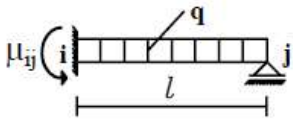
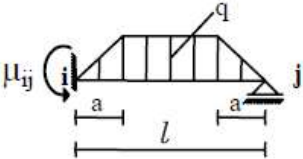
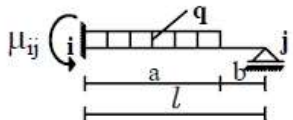
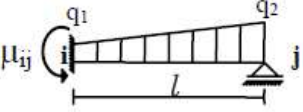
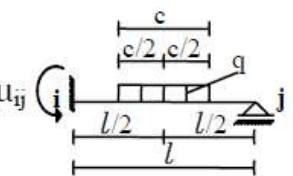
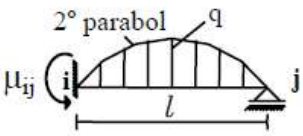
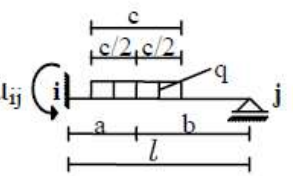
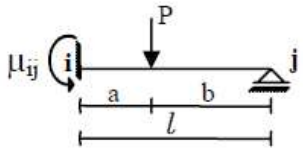


# ANKASTRELİK MOMENTLERİ TABLOSU

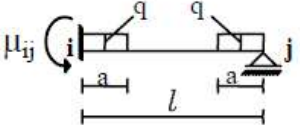
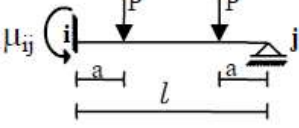
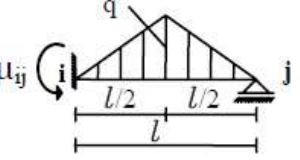
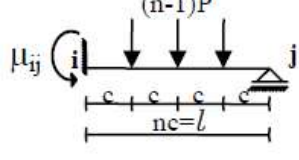
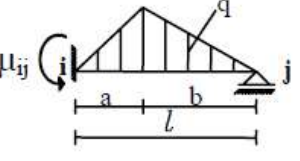
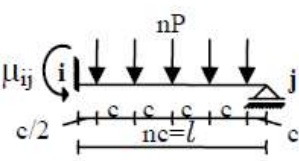
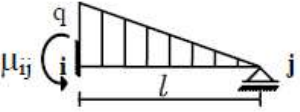
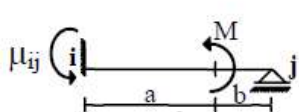
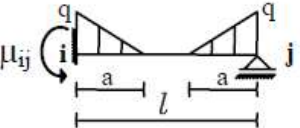
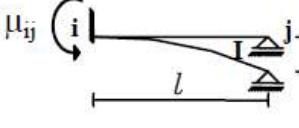
Yük	Ankastrelik Momentleri	Yük	Ankastrelik Momentleri
	$\mu_{ij} = \frac{ql^2}{12}$ $\mu_{ji} = -\frac{ql^2}{12}$		$\mu_{ij} = \frac{q}{12} \left[ l^2 - a^2 \left( 2 - \frac{a}{l} \right) \right]$ $\mu_{ji} = -\frac{q}{12} \left[ l^2 - a^2 \left( 2 - \frac{a}{l} \right) \right]$
	$\mu_{ij} = \frac{qa^2}{4} \left[ 2 - \frac{a}{l} \left( \frac{8}{3} - \frac{a}{l} \right) \right]$ $\mu_{ji} = -\frac{qa^3}{12l^2} (4l - 3a)$		$\mu_{ij} = \frac{l^2}{60} (3q_1 + 2q_2)$ $\mu_{ji} = -\frac{l^2}{60} (2q_1 + 3q_2)$
	$\mu_{ij} = \frac{qc}{24l} (3l^2 - c^2)$ $\mu_{ji} = -\frac{qc}{24l} (3l^2 - c^2)$		$\mu_{ij} = \frac{ql^2}{15}$ $\mu_{ji} = -\frac{ql^2}{15}$
	$\mu_{ij} = \frac{qc}{12l^2} \left[ (4l^2 - c^2)(2b - a) - 4(2b^3 - a^3) \right]$ $\mu_{ji} = -\frac{qc}{12l^2} \left[ (4l^2 - c^2)(2a - b) - 4(2a^3 - b^3) \right]$		$\mu_{ij} = Pa \frac{b^2}{l^2} \qquad \mu_{ji} = -Pb \frac{a^2}{l^2}$ <p>Özel hal: <math>a=b=\frac{l}{2}, \mu_{ij} = \frac{Pl}{8}, \mu_{ji} = -\frac{Pl}{8}</math></p>

	$\mu_{ij} = \frac{qa^2}{6l}(3l - 2a)$ $\mu_{ji} = -\frac{qa^2}{6l}(3l - 2a)$		$\mu_{ij} = \frac{Pa}{l}(l - a)$ $\mu_{ji} = -\frac{Pa}{l}(l - a)$
	$\mu_{ij} = \frac{5}{96}ql^2$ $\mu_{ji} = -\frac{5}{96}ql^2$		$\mu_{ij} = \frac{Pl}{12}\left(n - \frac{1}{n}\right)$ $\mu_{ji} = -\frac{Pl}{12}\left(n - \frac{1}{n}\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{q}{180l}\left[7l^3 - 7l^2(a - 2b) + 3l(a^2 - 2b^2) + 3(a^3 - 2b^3)\right]$ $\mu_{ji} = -\frac{q}{180l}\left[7l^3 + 7l^2(2b - a) - 3l(2a^2 - b^2) - 3(2a^3 - b^3)\right]$		$\mu_{ij} = \frac{Pl}{12}\left(n + \frac{1}{2n}\right)$ $\mu_{ji} = -\frac{Pl}{12}\left(n + \frac{1}{2n}\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{ql^2}{20}$ $\mu_{ji} = -\frac{ql^2}{30}$		$\mu_{ij} = M\frac{a}{l}\left(4 - 3\frac{a}{l} - \frac{l}{a}\right)$ $\mu_{ji} = -M\frac{a}{l}\left(3\frac{a}{l} - 2\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{qa^2}{12l}(2l - a)$ $\mu_{ji} = -\frac{qa^2}{12l}(2l - a)$		$\mu_{ij} = \frac{6EI}{l^2}\delta$ $\mu_{ji} = \frac{6EI}{l^2}\delta$

## ANKASTRELİK MOMENTLERİ TABLOSU

Yük	Ankastrelık Momentleri	Yük	Ankastrelık Momentleri
	$\mu_{ij} = \frac{ql^2}{8}$		$\mu_{ij} = \frac{q}{8} \left[ l^2 - a^2 \left( 2 - \frac{a}{l} \right) \right]$
	$\mu_{ij} = \frac{qa^2}{8} \left( 2 - \frac{a}{l} \right)^2$		$\mu_{ij} = \frac{l^2}{120} (8q_1 + 7q_2)$
	$\mu_{ij} = \frac{qc}{16l} (3l^2 - c^2)$		$\mu_{ij} = \frac{ql^2}{10}$
	$\mu_{ij} = \frac{qbc}{8l^2} \left[ 4(l^2 - b^2) - c^2 \right]$		$\mu_{ij} = \frac{Pab(b+l)}{2l^2}$ Özel hal: $a=b=\frac{l}{2}$ , $\mu_{ij} = \frac{3}{16}Pl$



	$\mu_{ij} = \frac{qa^2}{4l}(3l - 2a)$		$\mu_{ij} = \frac{3}{2}Pa\left(1 - \frac{a}{l}\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{5}{64}ql^2$		$\mu_{ij} = \frac{Pl}{8}\left(n - \frac{1}{n}\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{ql}{120}(l + b)\left(7 - 3\frac{b^2}{l^2}\right)$		$\mu_{ij} = \frac{Pl}{8}\left(n + \frac{1}{2n}\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{ql^2}{15}$		$\mu_{ij} = M\frac{a}{l}\left(3 - \frac{3a}{2l} - \frac{l}{a}\right)$
	$\mu_{ij} = \frac{qa^2}{8l}(2l - a)$		$\mu_{ij} = \frac{3EI}{l^2}\delta$

“i” ucu mafsallı, “j” ucu ankastre mesnet olması durumunda  $\mu_{ij}=0$  olur.  $\mu_{ji}$  ler ise “a” ankastre mesnetten olan uzaklığı göstermek üzere, yukarıdaki formüllerle bulunan değerlerin negatif işaretlisine eşittir.