

8.2 Birleşik Yüklemede Gerilmeye Sebep Olan Durumlar

Birleşik Yükleme

Analizde izlenecek yöntem;

 Bu hesaplamalarda malzemenin homojen olması ve doğrusal elastik bir şekilde davranması gerekmektedir.

İç yüklemenin belirlenmesi;

- Gerilmenin belirleneceği noktada eksenine dik olarak elemanın kesiti alınır.
- Kesite etkiyen iç normal ve kesme kuvveti bileşenleri, eğilme ve burulma momenti bileşenleri denge denklemleri kullanılarak elde edilir.
- Kuvvet bileşenleri enine keitin merkezinden geçmelidir ve moment bileşenleri enine kesitin asal atalet eksenlerini temsil eden merkez eksenlerine göre hesaplanmalıdır.

Analizde izlenecek yöntem;

Gerilme Bileşenleri.

Her bir iç yükleme ile ilişkili gerilme bileşenlerin belirlenir.

Normal Kuvvet

• Normal kuvvet nedeniyle $\sigma = \frac{N}{A}$ formülü ile belirlenen düzgün dağılımlı bir normal gerilme vardır.

Kesme kuvveti

• Kesme kuvveti nedeniyle $au = rac{VQ}{It}$ formülü ile belirlenen kayma gerilmesi dağılımı vardır.

Eğilme Momenti

• Eğilme momenti düz elemanlarda, nötr eksende sıfırdan elemanın dış sınırında maksimuma değişen ve $\sigma = -\frac{My}{I}$ eğilme formülü ile belirlenen bir normal gerilme dağılımı meydana getirir.

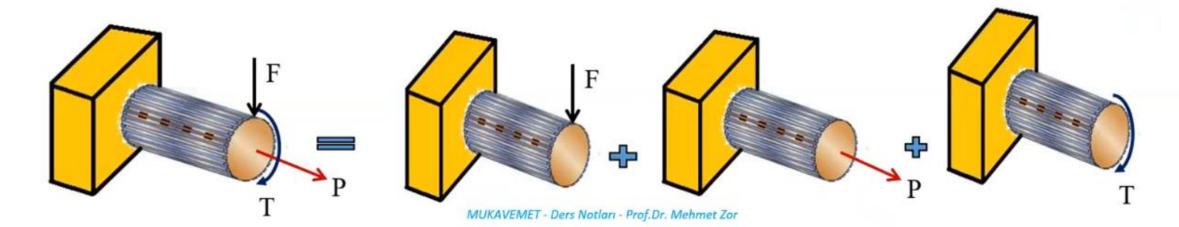
Analizde izlenecek yöntem;

Burulma Momenti

• Dairesel şaftlar ve borular için burulma momenti, şaftın ortasında sıfırdan şaftın dış sınırında maksimuma kadar değişen ve $au = rac{Tc}{I}$ formülü ile belirlenen bir kayma gerilmesi dağılımı meydana getirir.

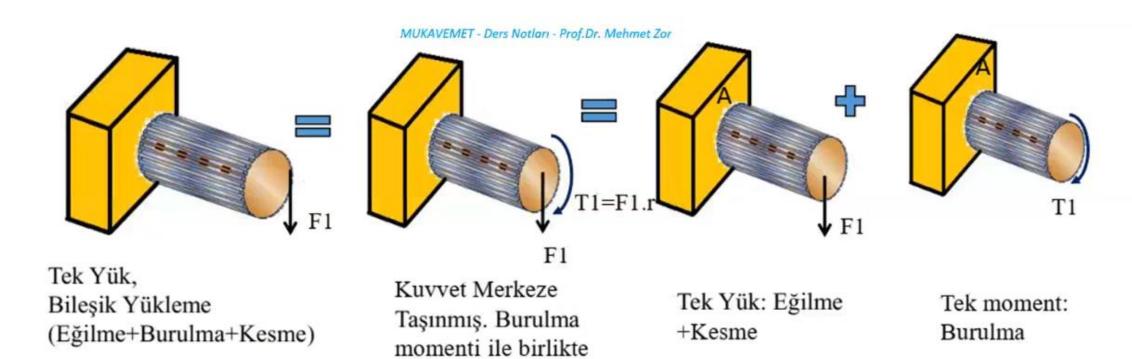
Süperpozisyon

- Her yükleme için gerilme bileşenleri hesaplandıktan sonra, süperpozisyon ilkesi kullanılarak oluşan normal ve kayma gerilmesi bileşenleri belirlenir.
- Sonuçlar bir noktada bulunan bir malzeme elemanı üzerinde temsil edilir veya elemanın kesit alanı üzerine etki eden gerilme dağılımı olarak gösterilir.



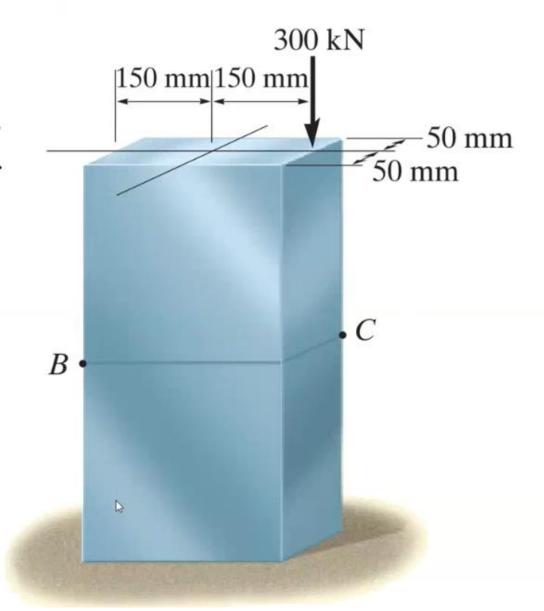
Analizde izlenecek yöntem;

Bazı durumlarda tek bir yük bileşik yükleme durumu oluşturabilir.



Örnek;

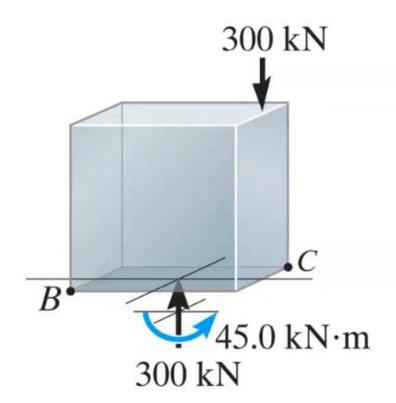
Şekilde gösterilen elemanın kenarına 300 kN şiddetinde bir kuvvet uygulanmıştır. Buna göre B ve C noktalarındaki gerilme durumunu belirleyiniz. (Elemanın ağırlığını ihmal ediniz.)

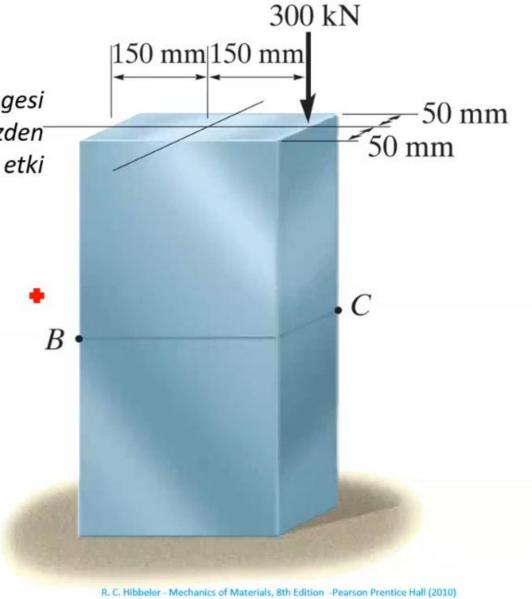


Çözüm;

İç Yükler;

B ve C noktaları boyunca elemanın kesiti alındığında; kesitin dengesi için, kesit merkezi boyunca 300 kN eksenel kuvvet ve merkezden geçen asal eksene göre 45 kN.m büyüklüğünde eğilme momenti etki etmelidir.



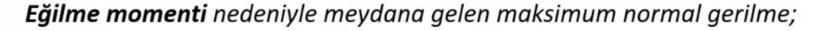


Çözüm;

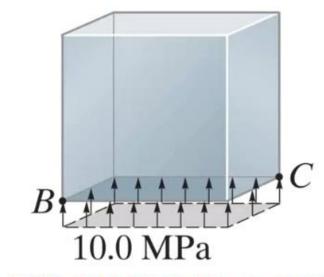
Gerime Bileşenleri;

Normal Kuvvet nedeniyle düzgün dağılımlı normal gerilme meydana gelir.

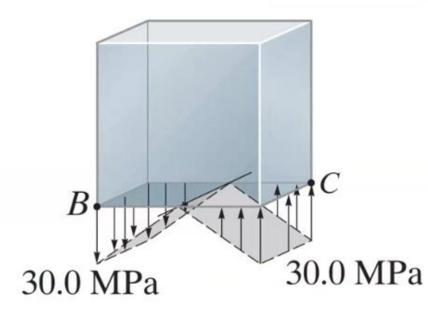
$$\sigma = \frac{N}{A} = \frac{300 (10^3) N}{(0.1m)(0.3m)} = 10(10^3) N/m^2$$



$$\sigma_{maks} = \frac{Mc}{I} = \frac{[45(10^3)Nm](0.15m)}{\frac{1}{12}(0.1m)(0.3m)^3} = 30(10^6)\frac{N}{m^2} = 30 Mpa$$



R. C. Hibbeler - Mechanics of Materials, 8th Edition - Pearson Prentice Hall (2010)



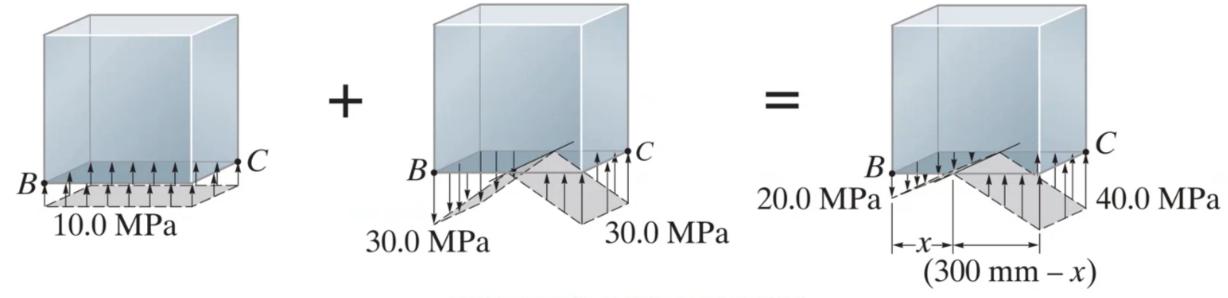
Çözüm;

Süperpozisyon İlkesi;

B ve C noktasındaki gerilmeleri matematiksel olarak topladığımızda;

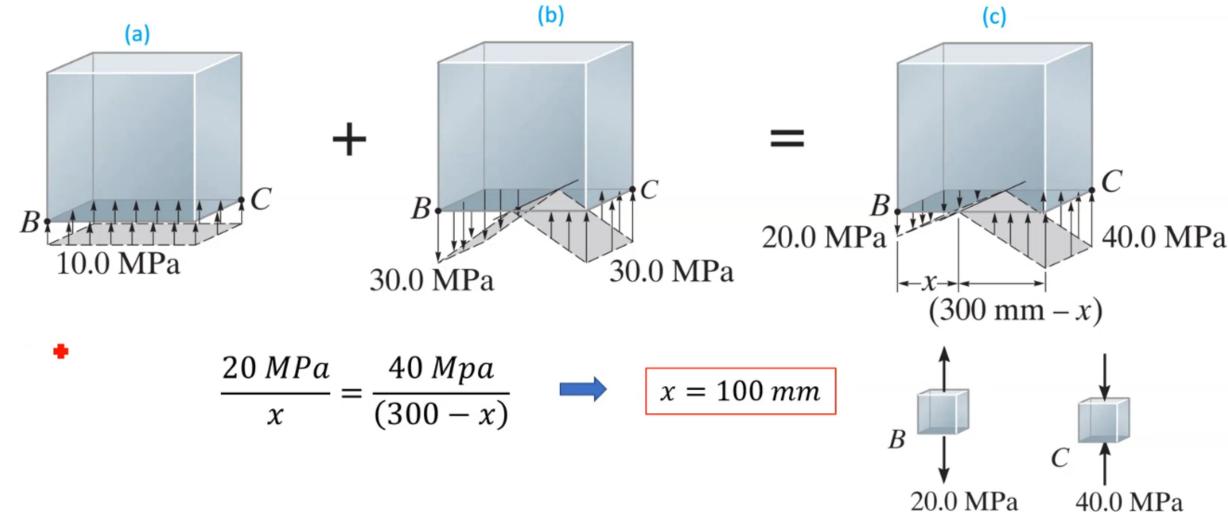
$$\sigma_B = -\frac{N}{A} + \frac{Mc}{I} = -10 \; Mpa + 30 \; Mpa = 20 \; Mpa \; (\c c)$$

$$\sigma_C = \frac{N}{A} - \frac{Mc}{I} = -10 Mpa - 30 Mpa = -40 Mpa (Basma)$$



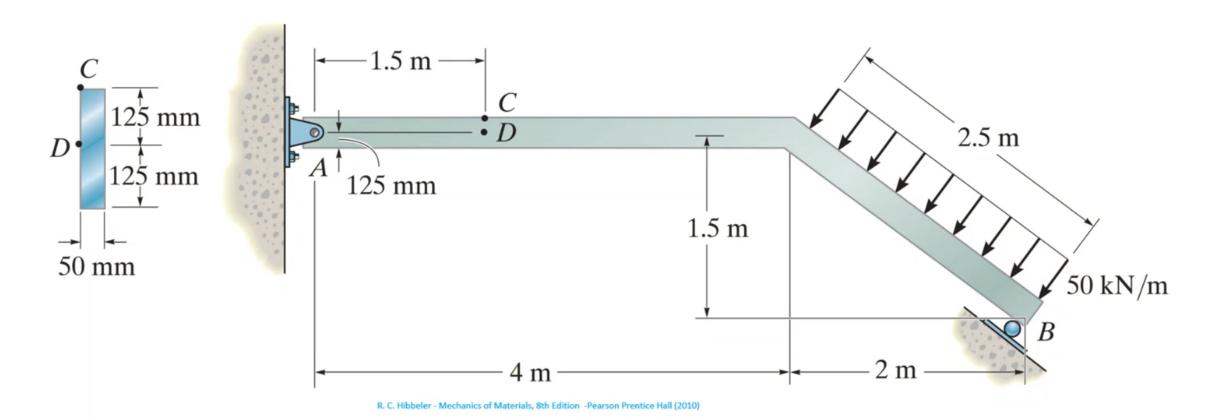
Çözüm;

NOT: Kesit üzerindeki nihai gerilme dağılımı Şekil C'de gösterilmiştir, burada gerilmenin sıfır olduğu çizginin yeri benzerlik ile belirlenebilir.



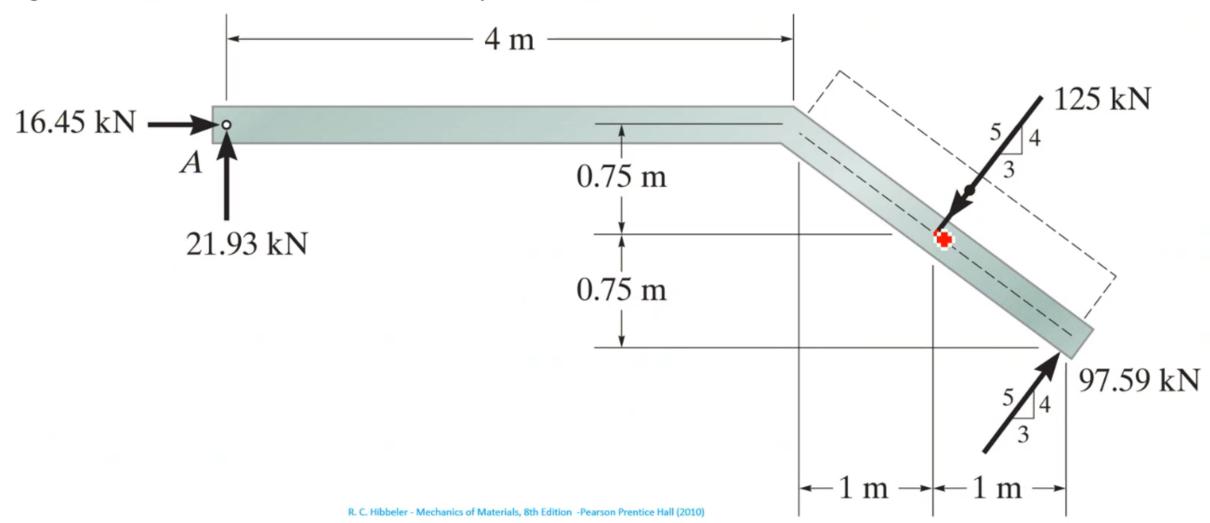
Örnek;

Şekildeki eleman dikdörtgen kesite sahiptir. Verilen yükleme durumu için kesitin C ve D noktalarında meydana gelen gerilme dağılımını belirleyiniz.



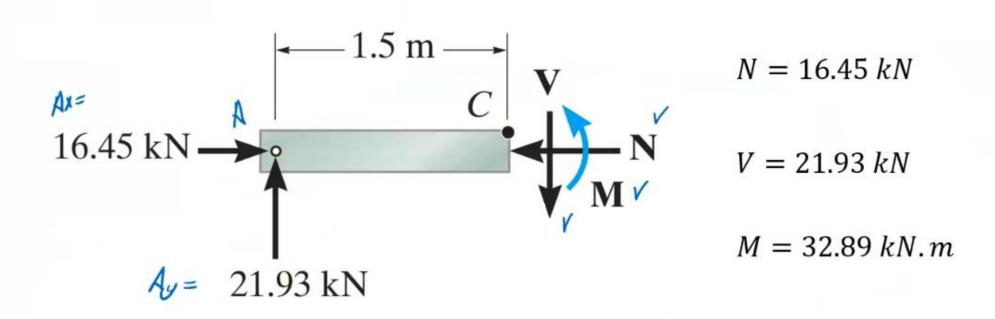
Çözüm;

Denge denklemleri kullanılarak mesnet reaksiyonları belirlenir.



Çözüm;

Elemanın sol segmenti AC dikkate alındığında, kesite etkiyen iç yükler normal kuvvet, kesme kuvveti ve eğilme momentinden oluşur.



Çözüm;

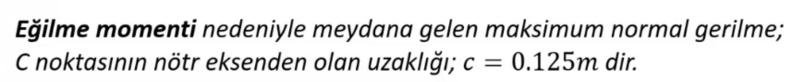
C noktasındaki gerilme bileşenleri;

Normal Kuvvet nedeniyle düzgün dağılımlı normal gerilme meydana gelir.

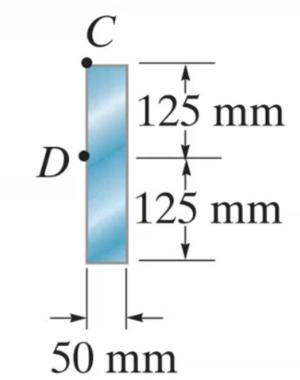
$$(\sigma_C)_n = \frac{N}{A} = \frac{16.45 (10^3) N}{(0.050m)(0.250m)} = 1.32 Mpa$$

Kesme Kuvveti nedeniyle meydana gelen kayma gerilmesi

$$au_C = rac{VQ}{It}$$
 C noktası kesitin en üstünde olduğundan $A' = 0$ Bu nedenle; $Q = ar{y}'A' = 0$ $au_C = 0$



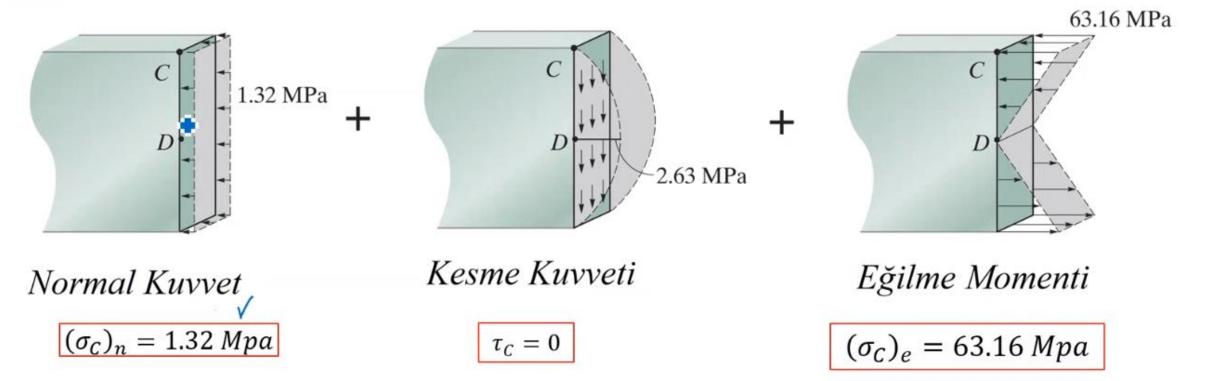
$$(\sigma_C)_e = \frac{Mc}{I} = \frac{[32.89(10^3)Nm](0.125m)}{\frac{1}{12}(0.050m)(0.250m)^3} = 63.16 Mpa$$



$$\begin{array}{c|c}
 & -1.5 \text{ m} \\
\hline
 & C \\
\hline
 & M
\end{array}$$

$$\begin{array}{c}
 & 16.45 \text{ kN} \\
\hline
 & 21.93 \text{ kN}
\end{array}$$

Çözüm;



Süperpozisyon Prensibi;

C noktasında kayma gerilmesi yoktur.

$$\sigma_C = 63.16 \, Mpa + 1.32 \, Mpa = 64.5 \, Mpa$$

Çözüm;

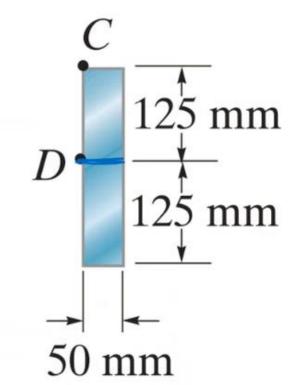
D noktasındaki gerilme bileşenleri;

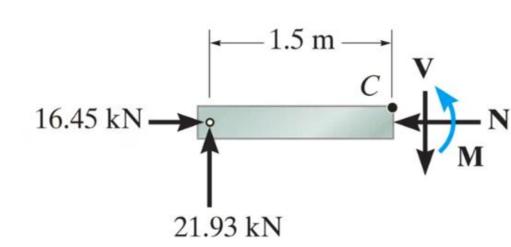
Normal Kuvvet nedeniyle meydana gelen normal gerilme C noktasındaki ile normal gerilme ile aynı büyüklüktedir. \checkmark

$$(\sigma_D)_n = \frac{N}{A} = \frac{16.45 (10^3) N}{(0.050m)(0.250m)} = 1.32 Mpa$$

D noktası tarafsız eksen üzerinde olduğundan (y=0) **eğilme momenti** nedeniyle meydana gelen normal gerilme sıfırdır.

$$(\sigma_D)_e = \frac{My}{I} = 0 Mpa$$





Çözüm;

D noktasındaki gerilme bileşenleri;

Kesme Kuvveti nedeniyle meydana gelen kayma gerilmesi

$$\tau_D = \frac{VQ}{It}$$

D noktası kesitin orta noktası olduğundan;

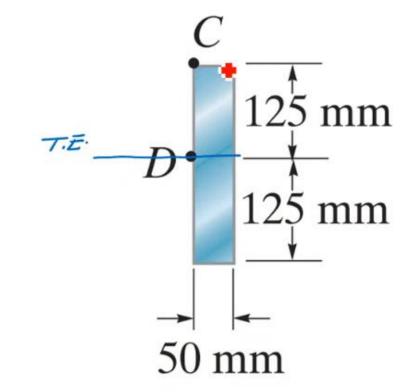
$$Q = \bar{y}'A' = (125/2mm)(125mm)(50mm)$$

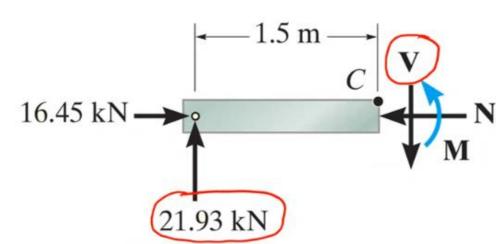
$$I = \frac{1}{12}bh^3 = \frac{1}{12}(50)(250mm)^3$$

$$t = 50 mm$$

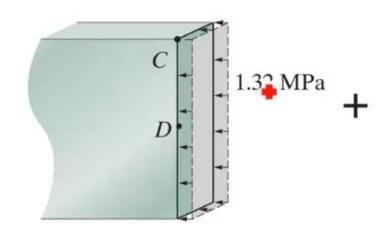
Ya da kesit dikdörtgen olduğundan özel olarak;

$$\tau_D = 1.5 \frac{V}{A} = 1.5 \left[\frac{21.93(10^3) N}{(0.25m)(0.050m)} \right] = 2.63 Mpa$$



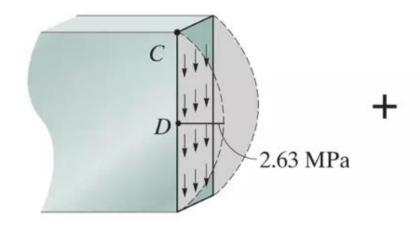


Çözüm;



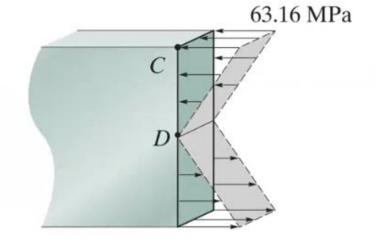
Normal Kuvvet

$$(\sigma_D)_n = 1.32 Mpa$$



Kesme Kuvveti

$$\tau_D = 2.63 Mpa$$



Eğilme Momenti

$$(\sigma_C)_e = 0 Mpa$$

Süperpozisyon Prensibi;

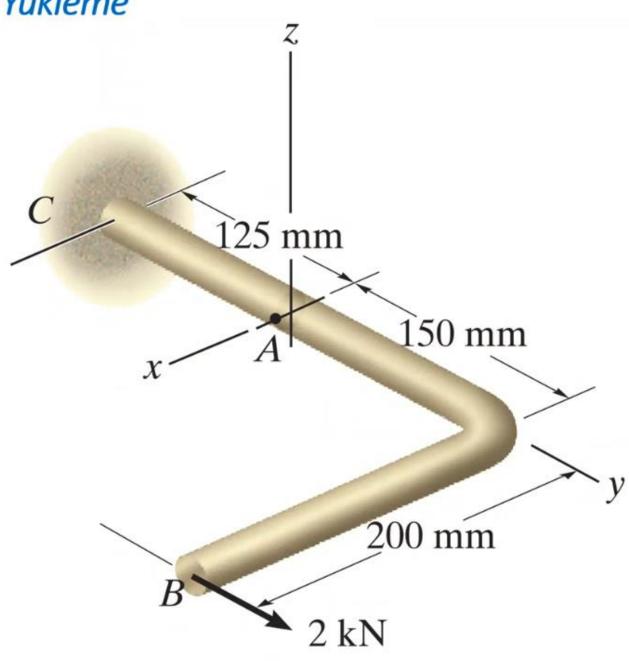
D noktasındaki gerilme dağılımı;

 Örnek 8.7

Birleşik Yükleme

Örnek;

Şekilde gösterilen içi dolu çubuğun yarıçapı 20 mm'dir. B noktasından 2 kN şiddetinde bir yük uygulanmaktadır. Buna göre A noktasındaki gerilme durumunu belirleyiniz.



Çözüm;

İç kuvvetlerin belirlenmesi;

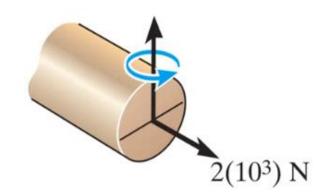
Çubuk, A noktası boyunca kesilir. AB segmentinin serbest cisim diyagramı kullanılarak kesite etki eden iç yükler denge denklemlerinden elde edilir. AC segmentinde ise bu yüklere eşit fakat ters yöndeki bileşenler olarak gösterilir.

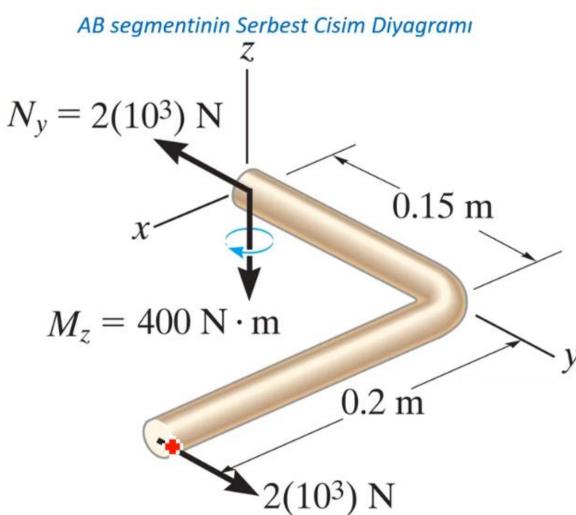
$$\Sigma F_y = 0;$$
 $2(10^3)N - N_y = 0$ $N_y = 2(10^3)N$

$$\Sigma M_z = 0;$$
 $[2(10^3)N](0.2m) - M_z = 0$

$$M_z = 400 \, N.m$$

AC segmentinin Serbest Cisim Diyagramı; 400 N·m





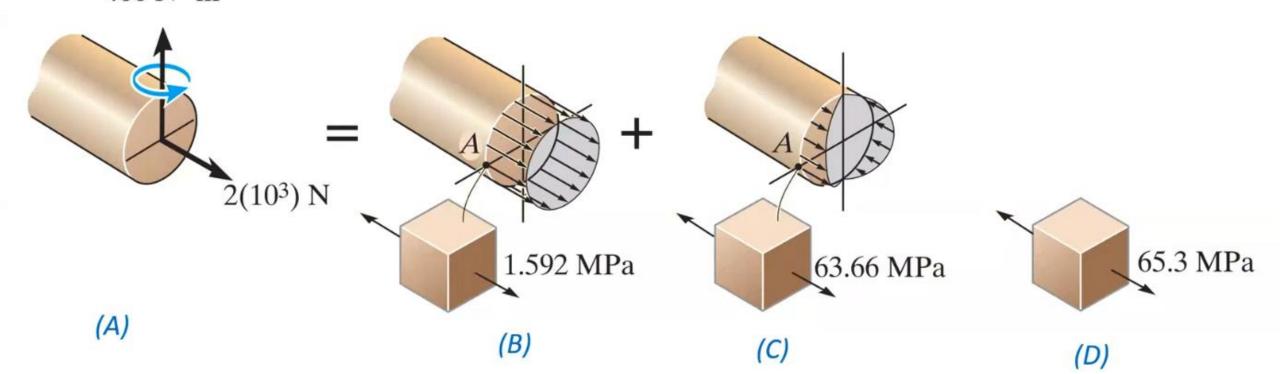
Çözüm;

Gerilme Bileşenleri;

Normal Kuvvet; Normal kuvvet nedeniyle A noktasında normal gerilme meydana gelecektir. (Şekil-B)

$$(\sigma_A)_y = \frac{N}{A} = \frac{2(10^3) \text{ N}}{\pi (0.02 \text{ m})^2} = 1.592(10^6) \text{ N/m}^2 = 1.592 \text{ MPa}$$

 $400 \text{ N} \cdot \text{m}$



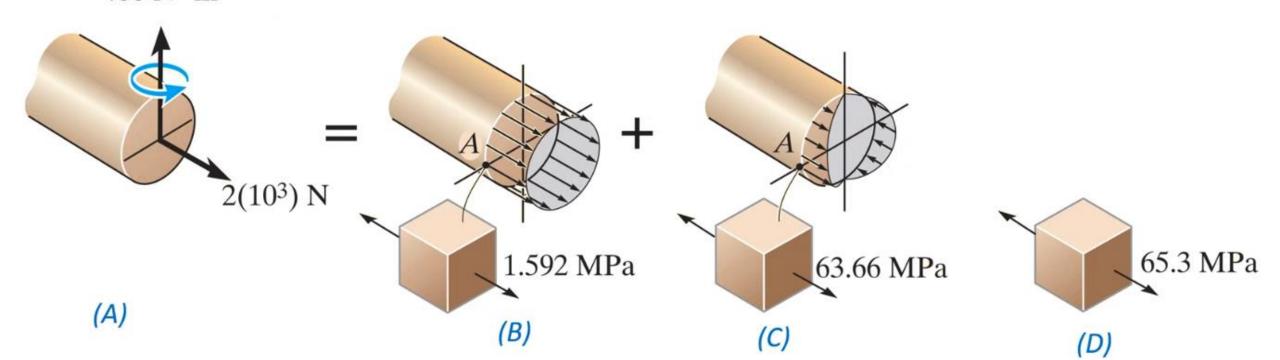
Çözüm;

Gerilme Bileşenleri;

Eğilme Momenti; Eğilme momenti nedeniyle Z-eksenine göre lineer değişen eğilme gerilmeleri meydana gelecektir.(Şekil-C). A noktası için c=0.02m olduğundan;

$$(\sigma_A)_y = \frac{Mc}{I} = \frac{(400 \text{ N} \cdot \text{m})(0.02 \text{ m})}{\frac{\pi}{4}(0.02 \text{ m})^4} = 63.662(10^6) \text{ N/m}^2 = 63.662 \text{ MPa}$$

 $400 \,\mathrm{N} \cdot \mathrm{m}$



Çözüm;

Süperpozisyon;

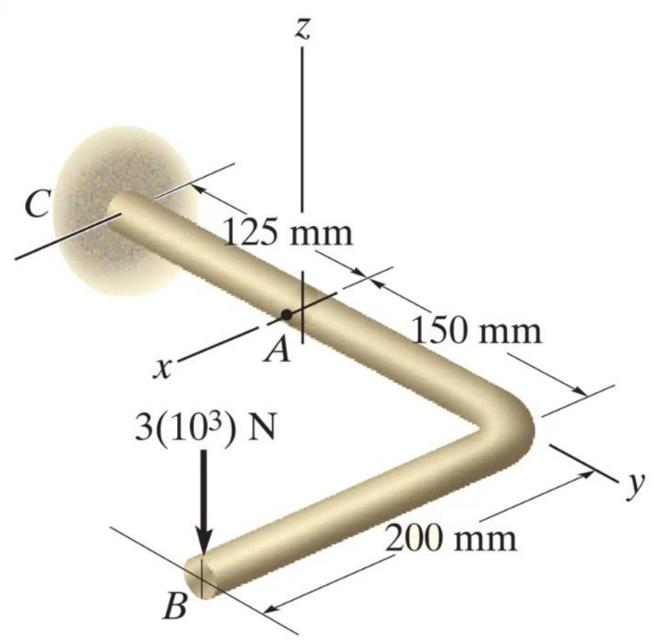
Yukarıdaki sonuçlar süperpozisyon ilkesine göre üst üste bindirildiğinde, Şekil-D'deki gibi A noktasındaki hacim elemanının 65.3 MPa büyüklüğünde bir normal gerilmeye maruz kaldığı görülmektedir.

$$(\sigma_A)_v = 1.592 \text{ MPa} + 63.66 \text{ MPa} = 65.25 \text{ MPa} = 65.3 \text{ MPa}$$

 $400 \,\mathrm{N} \cdot \mathrm{m}$ $2(10^3) \text{ N}$ 65.3 MPa 1.592 MPa 63.65 MPa (A) (B)

Örnek;

Şekilde gösterilen içi dolu çubuğun yarıçapı 20 mm'dir. B noktasından 3 kN şiddetinde bir yük uygulanmaktadır. Buna göre A noktasındaki gerilme durumunu belirleyiniz.



Çözüm;

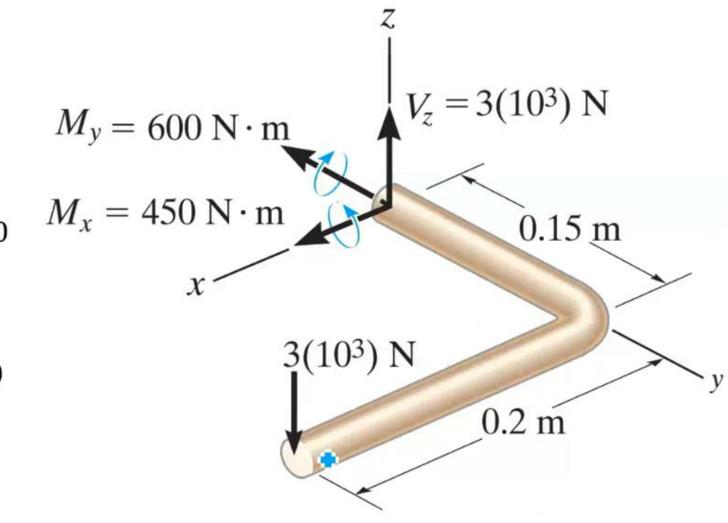
İç kuvvetlerin belirlenmesi;

Çubuk, A noktası boyunca kesilir. AB segmentinin serbest cisim diyagramı kullanılarak kesite etki eden iç yükler denge denklemlerinden elde edilir. AC segmentinde ise bu yüklere eşit fakat ters yöndeki bileşenler olarak gösterilir.

$$\Sigma F_z = 0;$$
 $V_z - 3(10^3)N = 0$
$$V_z = 3(10^3)N$$

$$\Sigma M_x = 0;$$
 $M_x - [3(10^3)N](0.15m) = 0$
$$M_x = 450 N.m$$

$$\Sigma M_y = 0;$$
 $-T_y + [3(10^3)N](0.2m) = 0$
$$T_y = 600 N.m$$



Çözüm;

Gerilme Bileşenleri;

Kesme Kuvveti

Çubuk kesiti dairesel olduğu için A noktası için Q değerini hesaplarken yarı dairesel kesit göz önüne alınmalıdır.

$$Q = \bar{y}'A' = \left[\frac{4(0.02m)}{3\pi}\right] \left[\frac{1}{2}\pi(0.02m)^2\right]$$

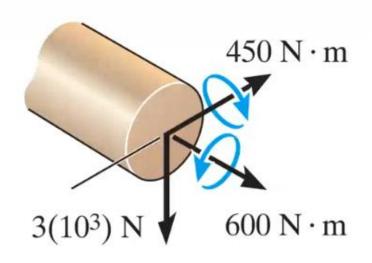


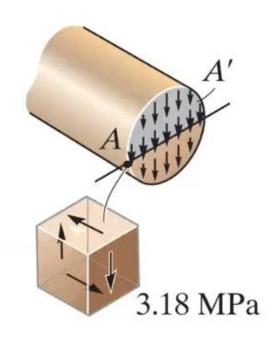
$$Q = 5.3333(10^{-6})m^3$$

$$\left[\left(\tau_{yz} \right)_{V} \right]_{A} = \frac{VQ}{It} = \frac{[3(10^{3})N][5.333(10^{-6})m^{3}]}{\left[\frac{\pi}{4} (0.02m)^{4} \right] [2(0.02m)]} = 3.183(10^{6})N/m^{2}$$



$$\left[\left(au_{yz}\right)_{V}\right]_{A}=3.18\ \mathrm{MPa}$$





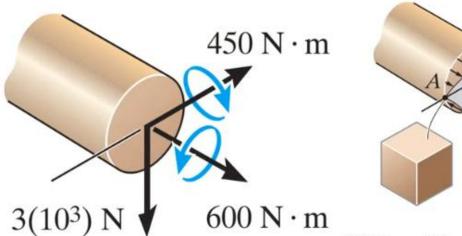
Kesme Kuvveti

Çözüm;

Eğilme Momenti;

A noktası tarafsız eksen üzerinde olduğu için eğilme momenti nedeniyle meydana gelen normal gerilme sıfırdır.

$$(\sigma_e)_A = 0$$



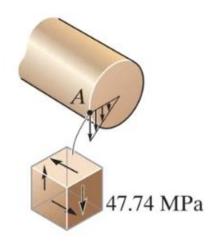
Eğilme Momenti

Burulma Momenti;

A noktasında $ho_A=c=0.02m$ olduğundan kayma gerilmesi;

$$\left[\left(\tau_{yz} \right)_T \right]_A = \frac{Tc}{J} = \frac{(600N.m)(0.02m)}{\left[\frac{\pi}{2} (0.02m)^4 \right]} = 47.746 \ (10^6) N/m^2$$

$$\left[\left(au_{yz}\right)_{T}\right]_{A}=47.74\ \mathrm{MPa}$$

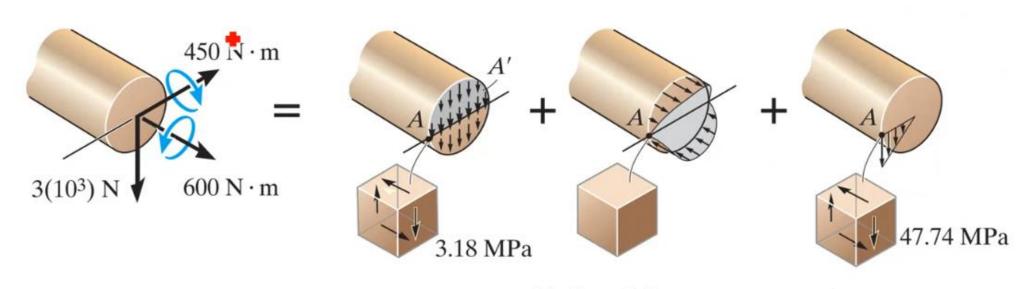


Burulma Momenti

Çözüm;

Süperpozisyon

$$\left[\left(\tau_{yz} \right)_T \right]_A = 3.18 \text{ Mpa} + 47.74 \text{ MPa} = 50.9 \text{ MPa}$$





Kesme Kuvveti

Eğilme Momenti

Burulma Momenti

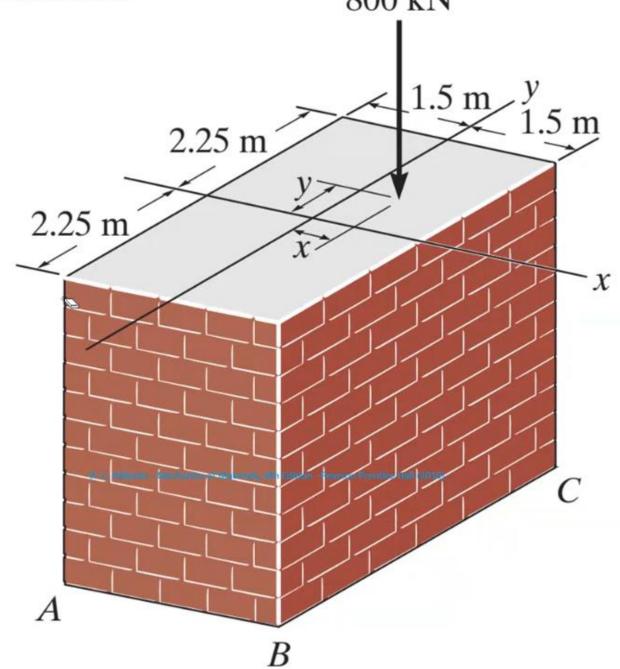
Örnek 7.8-54 (Problems)

Birleşik Yükleme

$800 \, \mathrm{kN}$

Örnek;

Şekilde gösterilen yığma kolon 800 kN'luk yüke maruz kalmaktadır. x = 0.25m, y = 0.5 m olduğuna göre kolonun A, B, C, D (gösterilmemiştir) köşelerindeki normal gerilmeyi belirleyiniz. Kolonun ağırlığını ihmal ediniz.



Çözüm;

Kesitin alanı, x ve y eksenlerine göre atalet momentleri;

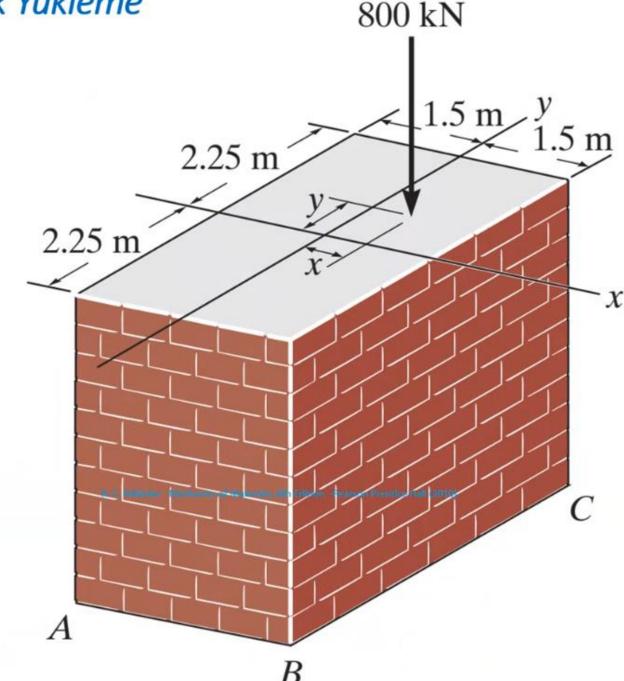
$$A = 3(4.5) = 13.5 \text{ m}^2$$

$$I_x = \frac{1}{12} (3)(4.5^3) = 22.78125 \text{ m}^4$$

$$I_y = \frac{1}{12} (4.5)(3^3) = 10.125 \text{ m}^4$$

$$M_x = [800(10^3)N](0.5m) = 400 kN.m$$

$$M_{\nu} = [800(10^3)N](0.25m) = 200 \, kN.m$$



$$\sigma = \frac{P}{A} + \frac{M_x y}{I_x} + \frac{M_y x}{I_y}$$

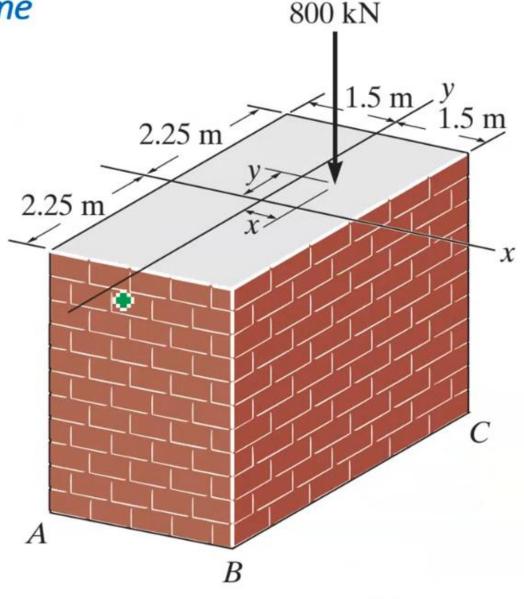
A noktasındaki gerilme durumu;

$$\sigma_A = \frac{-800(10^3)}{13.5} + \frac{400(10^3)(2.25)}{22.78125} + \frac{200(10^3)(1.5)}{10.125}$$

B noktasındaki gerilme durumu;

$$\sigma_B = \frac{-800(10^3)}{13.5} + \frac{400(10^3)(2.25)}{22.78125} - \frac{200(10^3)(1.5)}{10.125}$$

$$= -49.4 \text{ kPa} = 49.4 \text{ kPa}$$
 (Basma)



800 kN

Çözüm;

$$\sigma = \frac{P}{A} + \frac{M_x y}{I_x} + \frac{M_y x}{I_y}$$

C noktasındaki gerilme durumu;

$$\sigma_C = \frac{-800(10^3)}{13.5} - \frac{400(10^3)(2.25)}{22.78125} + \frac{200(10^3)(1.5)}{10.125}$$

$$l = -128 \text{ kPa} = 128 \text{ kPa}$$
 (Basma)

D noktasındaki gerilme durumu;

$$\sigma_D = \frac{-800(10^3)}{13.5} - \frac{400(10^3)(2.25)}{22.78125} + \frac{200(10^3)(1.5)}{10.125}$$

$$= -69.1 \text{ kPa} = 69.1 \text{ kPa}$$
 (Basma)

