

[www.SoftCivil.ir](http://www.SoftCivil.ir)

---

# سافت سیویل

مرجع دانلود فایل، پروژه و جزوه مهندسی عمران و معماری  
و سایر رشته های دانشگاهی

**09393754001**

آموزش نرم افزارهای مهندسی عمران

انجام پروژه های دانشگاهی فولاد و بتن

انجام محاسبات سازه

انجام سمینارهای مهندسی عمران در مقطع ارشد

به نام خدا

استاتیک  
پریسا سرتاجی

فصل اول

استاتیک ذره-نیروهای صفحه ای

## تعریف علم مکانیک

**تعریف علم مکانیک:** مکانیک شاخه ای از علم فیزیک است که در رابطه با سکون یا حرکت اجسام تحت اثر نیرو بحث می کند. علم مکانیک در بسیاری زمینه ها نظیر ارتعاشات، پایداری و مقاومت سازه ها و ساختمان ها، ماشین ها، راکت ها، هواپیماها، موتورهای احتراقی، جریان سیالات و ماشین های الکتریکی کاربرد دارد.

**تقسیم بندی علم مکانیک:** بر حسب نوع مسائل مکانیک متشکل از استاتیک و دینامیک است.

۱- استاتیک؛ یا علم ایستایی عبارتست از علم تعادل اجسام تحت بار.

۲- دینامیک؛ علم حرکت اجسام که خود شامل سینماتیک و سینتیک است.

از نظر ماهیت اجسام مکانیک به دو بخش زیر تقسیم می شود:

۱- مکانیک اجسام تغییرشکل پذیر و تغییرشکل ناپذیر

۲- مکانیک سیالات

## قوانین نیوتن

### قوانین نیوتن

**قانون اول نیوتن:** اگر برآیند نیروهای وارد بر ذره ای صفر باشد ذره در حال سکون است. (در این حالت اگر ذره دارای حرکت مستقیم الخط یکنواخت باشد با سرعت ثابت به حرکت خود ادامه می دهد).

**قانون دوم نیوتن:** شتاب یک ذره متناسب با برآیند نیروهای وارد بر آن است (یا نیرو متناسب با حاصلضرب جرم در شتاب حرکت است).

$$\vec{F} = m\vec{a}$$

**قانون سوم نیوتن:** نیروهای عمل و عکس العمل بین دو جسم در تماس از لحاظ مقدار با هم برابر و در یک امتداد و با جهت مخالف می باشد.

## سیستم واحدها

### سیستم واحدها:

در سیستم های اندازه گیری کمیتهای اصلی عبارتند از: طول، جرم و زمان.  
در سیستم بین المللی (جهانی) SI واحدهای کمیت های اصلی عبارتند از:  
واحد طول متر (m)، واحد جرم کیلوگرم (kg) و واحد زمان ثانیه (s) می باشد.

## کمیت‌های فیزیکی

### کمیت‌های فیزیکی:

۱- کمیت‌های عددی (اسکالر) : فقط با مقدار مشخص می‌گردد مانند: دما، کار، انرژی، حجم و سطح ...

۲- کمیت‌های برداری : علاوه بر مقدار توسط راستا، جهت و نقطه اثر مشخص می‌گردد مانند: نیرو، سرعت، تغییر مکان، شتاب و گشتاور.

### تعریف نیرو (Force) :

تأثیر یک جسم روی جسم دیگر نیرو نامیده می‌شود. نیرو عاملی است که باعث تغییر شکل یا تغییر حرکت یا سکون جسم می‌گردد. نیرو بردار است.

## مشخصات نیرو



### مشخصات نیرو:

۱- راستای (امتداد)

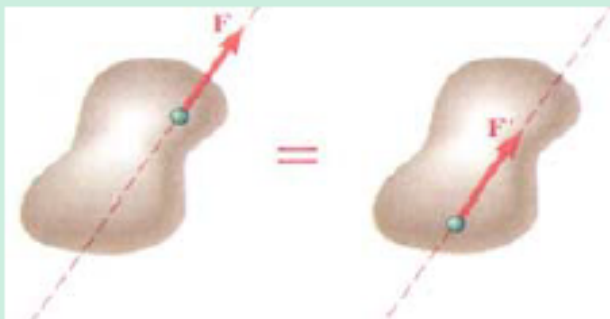
۲- جهت

۳- بزرگی (قدر مطلق) (مقدار)

۴- نقطه اثر

**اصل قابلیت انتقال نیرو:** چون در استاتیک اجسام را صلب فرض می کنیم لذا نیرو را می توان

روی امتدادش جابجا کرد.



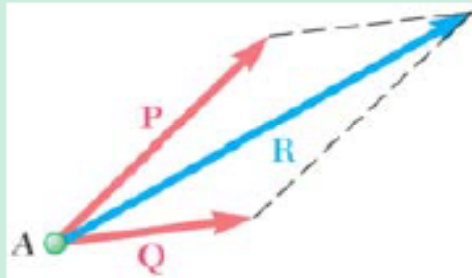
بنابراین مشخصه نیرو فقط **راستا، جهت و مقدار** است.



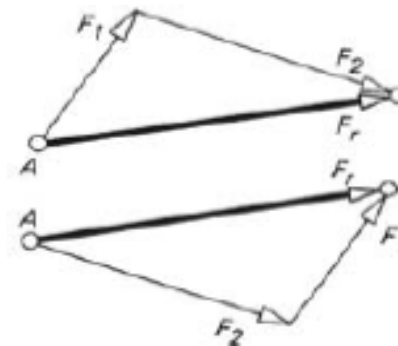
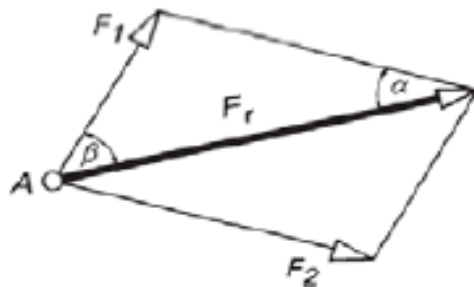
# قانون متوازی الاضلاع

## اصل اول استاتیک (قانون متوازی الاضلاع):

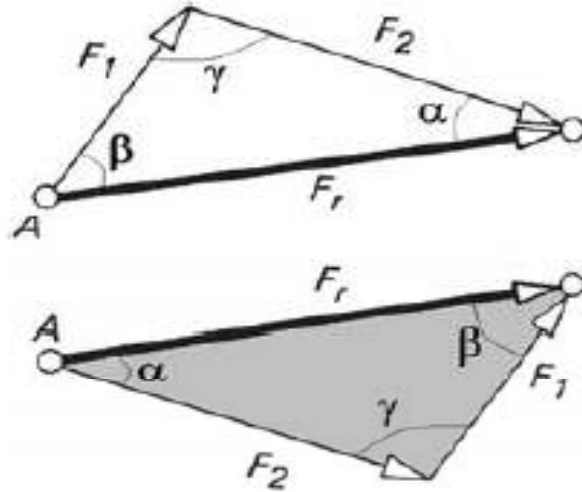
به جای دو نیروی مؤثر در یک جسم صلب می توان یک نیرو معادل با آن دو نیرو قرار داد. این نیرو قطر متوازی الاضلاعی است که با آن دو نیرو ساخته می شود و از محل تقاطع دو امتدادد نیرو می گذرد.



R معادل (برایند) P و Q است.



## قانون سینوسها و کسینوسها برای مثلث



$$\frac{F_1}{\sin \alpha} = \frac{F_2}{\sin \beta} = \frac{F_r}{\sin \gamma}$$

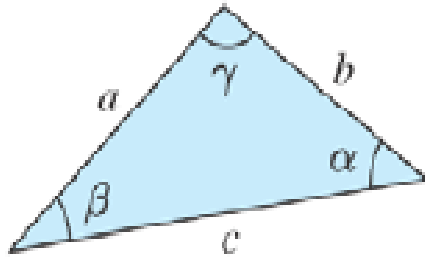
قانون سینوسها

$$F_r^2 = F_1^2 + F_2^2 - 2F_1F_2 \cos \gamma$$

قانون کسینوسها

$$\alpha + \beta + \gamma = 180^\circ$$

## قانون سینوسها و کسینوسها برای مثلث

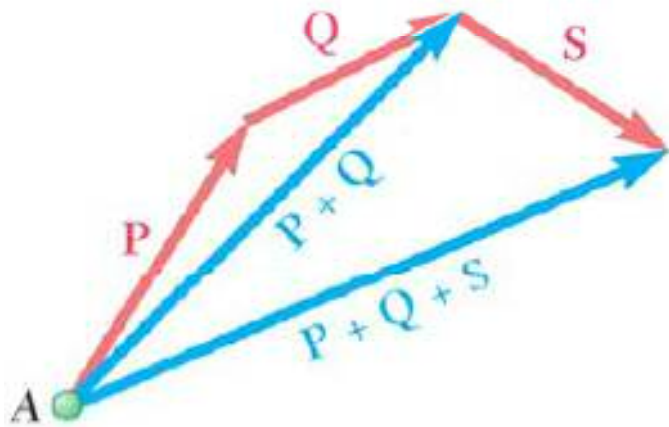


Law of sines	$\frac{a}{\sin \alpha} = \frac{b}{\sin \beta} = \frac{c}{\sin \gamma}$
Law of cosines	$a^2 = b^2 + c^2 - 2bc \cos \alpha$ $b^2 = c^2 + a^2 - 2ca \cos \beta$ $c^2 = a^2 + b^2 - 2ab \cos \gamma$

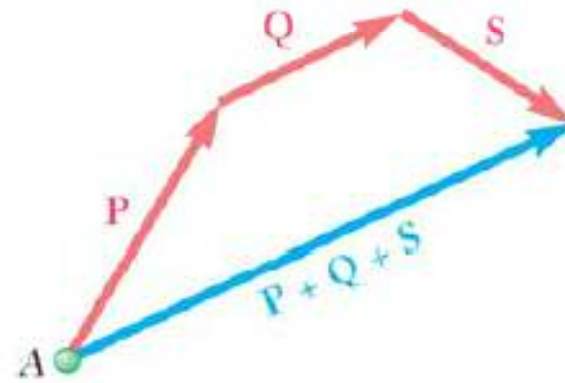
## قانون متوازی الاضلاع - چند ضلعی نیروها

### چند ضلعی نیروها:

بر اساس قانون متوازی الاضلاع میتوان تک تک نیروها را به دنبال هم ترسیم کرده و برآیند نیروها را (بارسم چند ضلعی نیروها) بدست آورد.

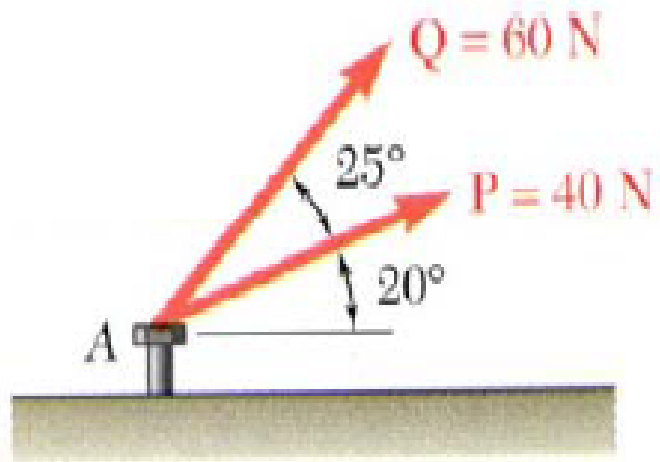


قانون متوازی الاضلاع



چند ضلعی نیروها

## مثال ۱- ترکیب یا برآیند دو نیرو



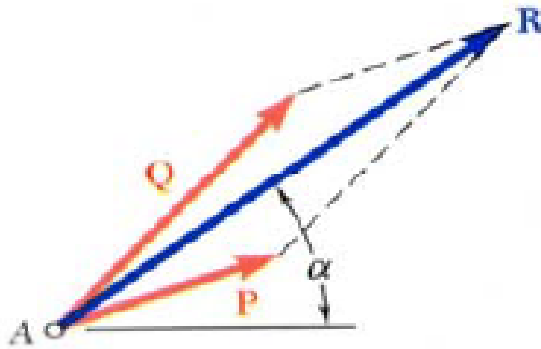
مثال ۱ - دو نیروی ۴۰ و ۶۰ نیوتونی مطابق شکل

به بیج مقابل اعمال شده است، مطلوبست:

الف) تعیین برآیند این دو نیرو

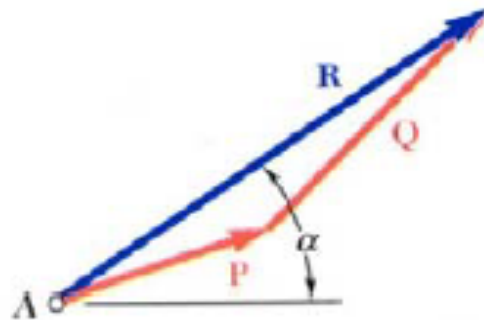
ب) تعیین امتداد برآیند

حل به روش ترسیمی (ترسیم متوازی الاضلاع و چندضلعی نیروها):



۱- بعد از ترسیم متوازی الاضلاع، طول بردار برآیند و امتداد آن اندازه گیری می شود.

$$R = 98 \text{ N} \quad \alpha = 35^\circ$$

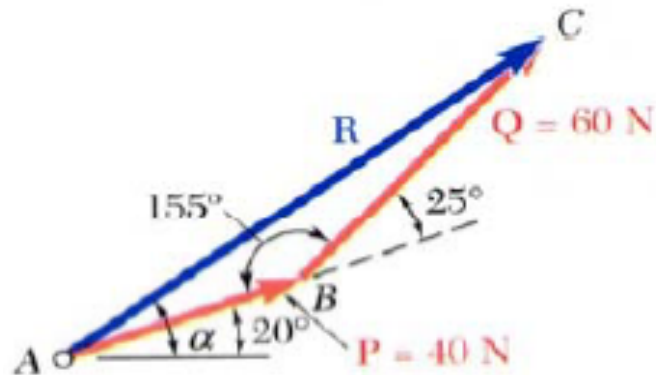


۲- بعد از ترسیم نیروها به دنبال هم، طول بردار برآیند و امتداد آن اندازه گیری می شود.

$$R = 98 \text{ N} \quad \alpha = 35^\circ$$

## حل به روش مثلثاتی

ترسیم مثلث نیروها و نوشتن قانون کسینوسها



$$R^2 = P^2 + Q^2 - 2PQ \cos B$$

$$R^2 = (40\text{N})^2 + (60\text{N})^2 - 2(40\text{N})(60\text{N})\cos 155^\circ$$

$$R = 97.73\text{N}$$

$$\frac{\sin A}{Q} = \frac{\sin B}{R}$$

سپس از قانون سینوسها داریم:

$$\sin A = \sin B \frac{Q}{R}$$

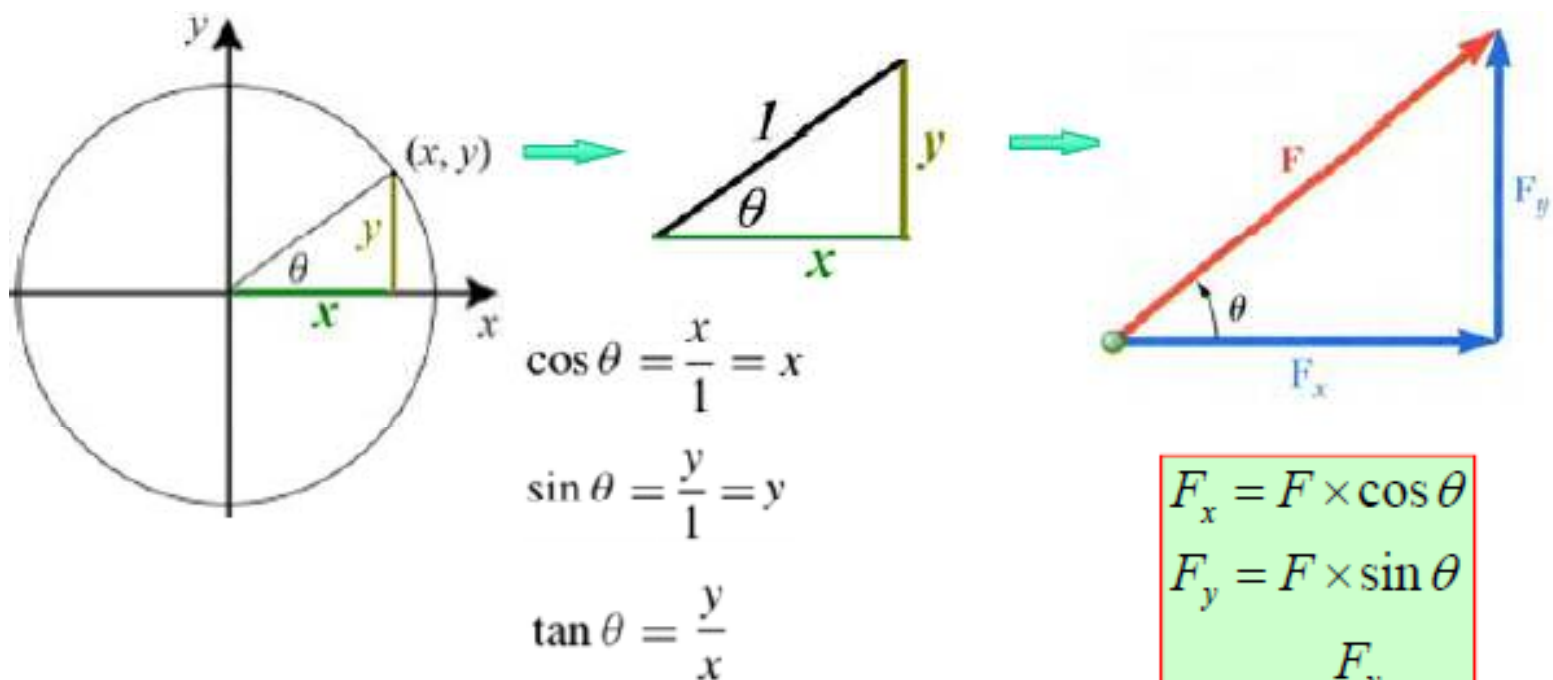
$$\sin A = \sin 155^\circ \frac{60\text{N}}{97.73\text{N}} = 0.26$$

$$A = 15.04^\circ$$

$$\alpha = 20^\circ + A$$

$$\alpha = 35.04^\circ$$

## دایره مثلثاتی-مثلث قائم الزاویه-مولفه های یک نیرو



در مثلث قائم الزاویه:

وتر ضلعی است که روبروی زاویه قائم قرار دارد که بلندترین ضلع مثلث نیز می باشد.

نسبت ضلع مقابل زاویه، به وتر را سینوس می گویند.

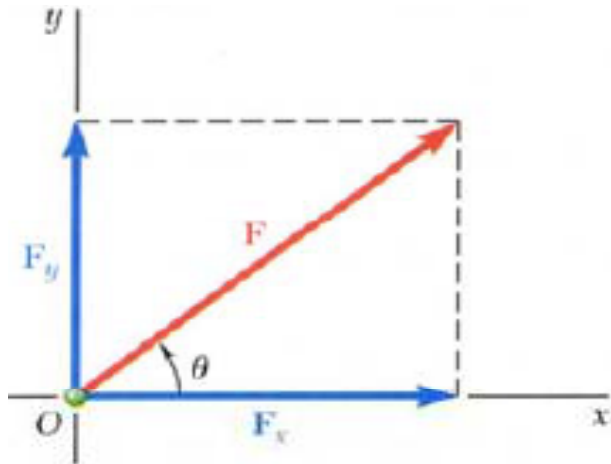
نسبت ضلع مجاور زاویه، به وتر را کسینوس می گویند.

نسبت ضلع مقابل زاویه به ضلع مجاور زاویه را تانژانت گویند.

$$F_x = F \times \cos \theta$$
$$F_y = F \times \sin \theta$$
$$\tan \theta = \frac{F_y}{F_x}$$



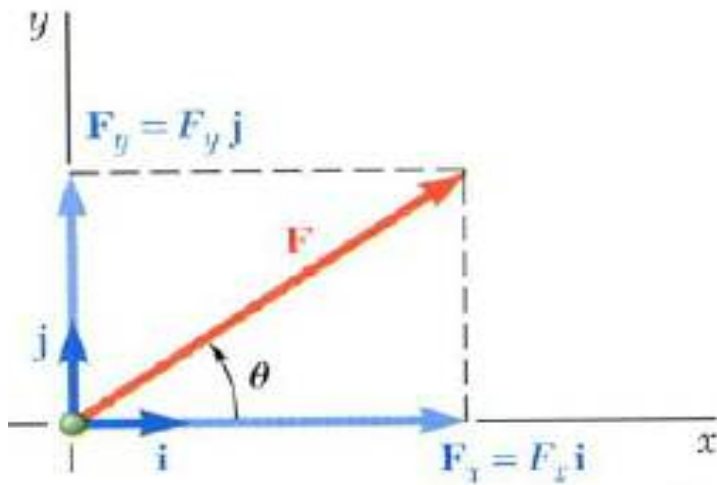
## مولفه های عمودی یک نیرو-بردار واحد



میتوان یک نیرو را به مولفه های عمودی تجزیه کرد. در این صورت متوازی الاضلاع نیروها یک مستطیل (دو مثلث قائم الزاویه) خواهد بود. اضلاع مثلث قائم الزاویه مولفه های نیرو در جهت  $x$  و  $y$  هستند که بصورت زیر تعیین می شوند:

$$F_x = F \times \cos \theta$$
$$F_y = F \times \sin \theta$$

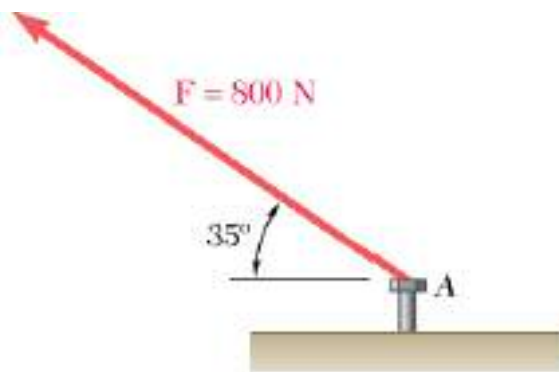
$F$  و  $\theta$  معلوم اند



نیروی  $F$  را میتوان بوسیله مولفه های قائم و به کمک بردارهای یکه بصورت زیر نشان داد.

$$\vec{F} = F_x \vec{i} + F_y \vec{j}$$

## مثال

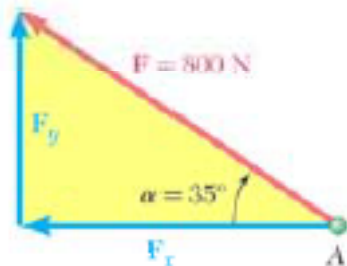


نیروی برابر ۸۰۰ نیوتن مطابق شکل به پیچ A اثر می کند.

مطلوبست:

الف) تعیین مولفه های عمودی نیرو

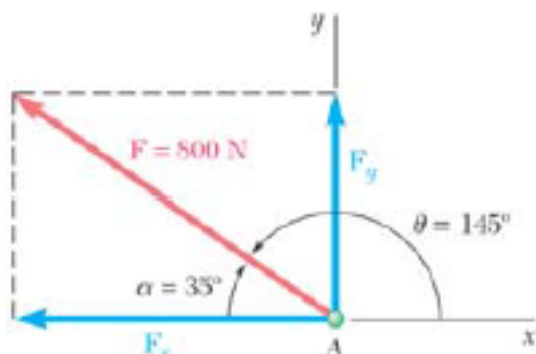
ب) بیان برداری نیرو



$$F_x = -F \times \cos \alpha = 800 \times \cos 35 = -655 \text{ N}$$

حل: الف

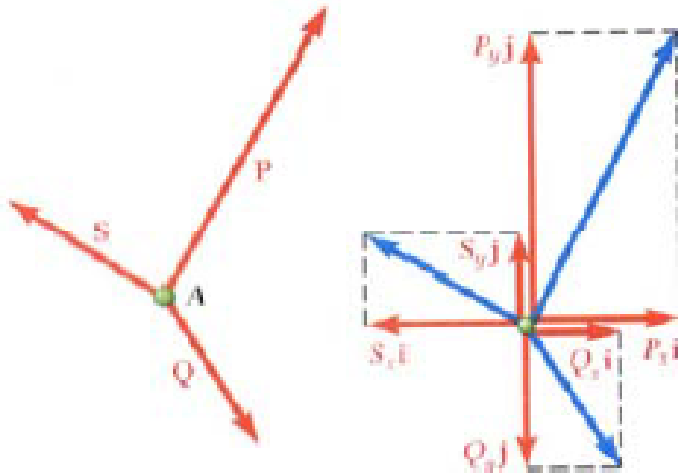
$$F_y = F \times \sin \alpha = 800 \times \sin 35 = 459 \text{ N}$$



حل: ب

$$\vec{F} = F_x \vec{i} + F_y \vec{j} = -655 \vec{i} + 459 \vec{j}$$

## ترکیب (برآیند) نیروها، با استفاده از مولفه های آنها



برایند ۳ نیروی P و Q و S را تعیین کنید (تعیین نیروی R).

چون نیرو بردار است، جمع (ترکیب) آنها بصورت برداری زیر انجام می شود:

$$\vec{R} = \vec{P} + \vec{Q} + \vec{S}$$

اگر بجای هر نیرو، مولفه های قائم آن را قرار دهیم، داریم:

$$\begin{aligned} R_x \vec{i} + R_y \vec{j} &= P_x \vec{i} + P_y \vec{j} + Q_x \vec{i} + Q_y \vec{j} + S_x \vec{i} + S_y \vec{j} \\ &= (P_x + Q_x + S_x) \vec{i} + (P_y + Q_y + S_y) \vec{j} \end{aligned}$$

نتیجه می شود که مولفه های برآیند، با جمع مولفه های نیروها برابر است. یعنی:

$$R_x = P_x + Q_x + S_x$$

$$R_y = P_y + Q_y + S_y$$

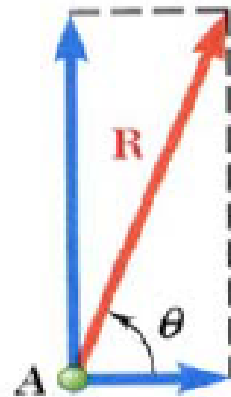
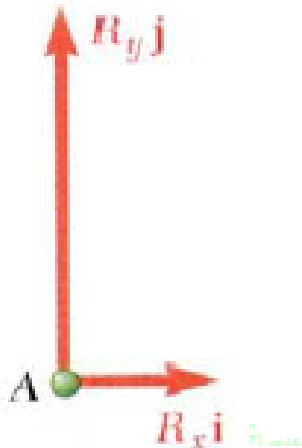
$$R_x = \sum F_x$$

$$R_y = \sum F_y$$

سپس برای پیدا کردن برآیند نیروها و جهت آن داریم:

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2}$$

$$\theta = \tan^{-1} \frac{R_y}{R_x}$$



تعیین برآیند دو یا چند نیرو

بنابراین برای تعیین برآیند دو یا چند نیرو میتوان به دو روش زیر عمل کرد:

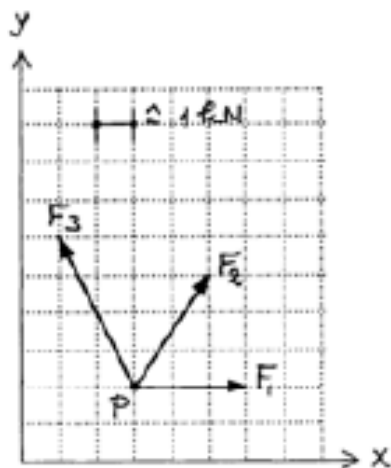
۱- روش برداری (ترسیم بردار نیروها به دنبال هم)

$$\vec{R} = \vec{P} + \vec{Q} + \vec{S}$$

۲- روش اسکالر (استفاده از مولفه های قائم)

$$\begin{aligned} R_x &= \sum F_x \\ R_y &= \sum F_y \end{aligned} \Rightarrow R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} \Rightarrow \theta = \tan^{-1} \frac{R_y}{R_x}$$

## مثال



مثال - سه نیرو مطابق شکل به نقطه P اثر می کند. مطلوبست:

الف) تعیین براینکه این سه نیرو به روش مجموع مولفه های قائم (اسکالر).

ب) تعیین براینکه این سه نیرو به روش ترسیمی (برداري).

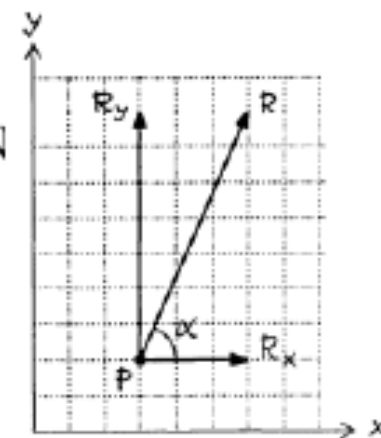
حل: الف

$$R_x = F_{x;1} + F_{x;2} + F_{x;3} = (3 \text{ kN}) + (2 \text{ kN}) + (-2 \text{ kN}) = 3 \text{ kN}$$

$$R_y = F_{y;1} + F_{y;2} + F_{y;3} = (0 \text{ kN}) + (3 \text{ kN}) + (4 \text{ kN}) = 7 \text{ kN}.$$

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = \sqrt{(3 \text{ kN})^2 + (7 \text{ kN})^2} = \sqrt{58} \text{ kN}.$$

$$\tan \alpha = \frac{R_y}{R_x} = \frac{7 \text{ kN}}{3 \text{ kN}} = 2.33 \Rightarrow \alpha = 66.8^\circ$$

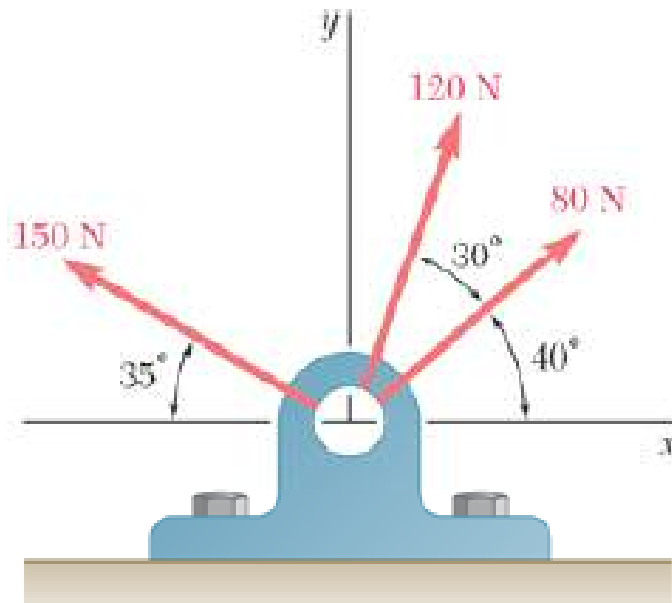


## مثال

مثال - سه نیرو مطابق شکل به یاتاقان اثر می کند. مطلوبست:

الف) تعیین برابند این سه نیرو .

ب) تعیین امتداد برابند.



حل: الف

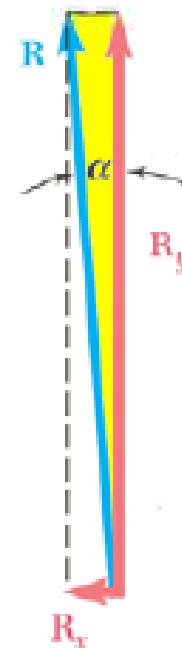
$$R_x = \sum F_x = 80 \cos 40 + 120 \cos 70 - 150 \cos 35 = -20.55 \text{ N}$$

$$R_y = \sum F_y = 80 \sin 40 + 120 \sin 70 + 150 \sin 35 = 250.22 \text{ N}$$

$$R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = \sqrt{(-20.55)^2 + 250.22^2} = 251 \text{ N}$$

$$\alpha = \tan^{-1} \frac{\text{مقابل}}{\text{محاور}} \Rightarrow \alpha = \tan^{-1} \frac{20.55}{250.22} = 4.7^\circ$$

حل: ب



## تعادل یک نقطه مادی (تعادل ذره)

طبق قانون اول نیوتن، برآیند نیروهای وارد بر یک ذره در حال تعادل صفر است. لذا داریم:

چه موقع برآیند نیروها صفر است؟

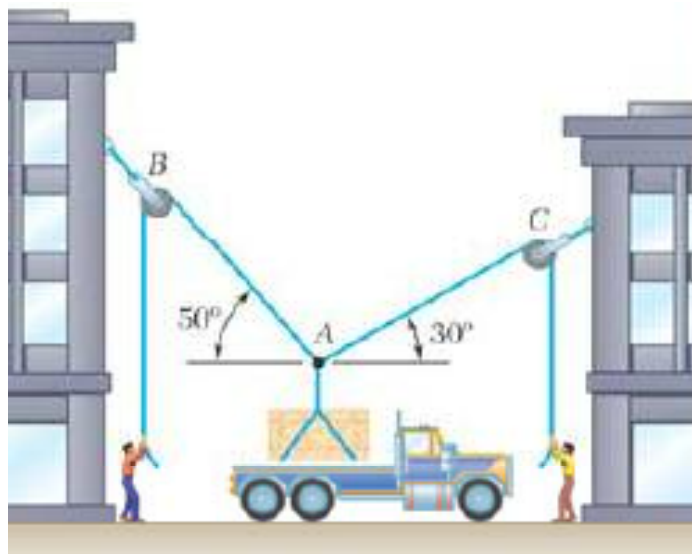
$$\vec{R} = \sum \vec{F} = 0 \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} \Rightarrow 1 - \text{ترسیم چند ضلعی بسته نیروها} \\ \Rightarrow 2 - \left\{ \begin{array}{l} R_x = 0 \Rightarrow \sum F_x = 0 \\ R_y = 0 \Rightarrow \sum F_y = 0 \end{array} \right. \end{array} \right. \begin{array}{l} \text{استفاده از} \\ \text{معادلات تعادل} \end{array}$$

بنابراین برای حل مسائل به روش تعادل ذره، باید یک نقطه مادی را در نظر بگیریم و ابتدا نمودار آزاد نقطه را ترسیم نموده به یکی از دو روش فوق عمل کنیم. یعنی:

۱- نیروهای وارد بر نقطه مادی را بدنبال یکدیگر ترسیم کرده و چند ضلعی بسته‌ای را ترسیم کنیم.

۲- معادلات تعادل را برای نیروهای وارد بر نقطه مادی بنویسیم.

## مثال



مثال - بار ۷۳۶ نیوتنی نشان داده شده، توسط دو کابل AC و AB نگه داشته شده است. مطلوبست تعیین نیروی کششی در هر یک از این دو کابل.

حل) در حل مسائل به روش تعادل به یکی از دو صورت زیر عمل می شود.

(روش اول) ترسیم چند ضلعی بسته نیروها :

۱- ترسیم نمودار آزاد

۲- ترسیم چند ضلعی بسته نیروها

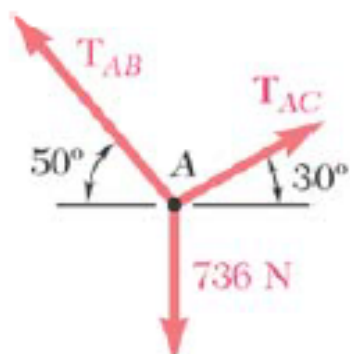
۳- تعیین نیروهای مجهول به کمک قوانین SIN و COS

(روش دوم) استفاده از معادلات تعادل :

۱- ترسیم نمودار آزاد

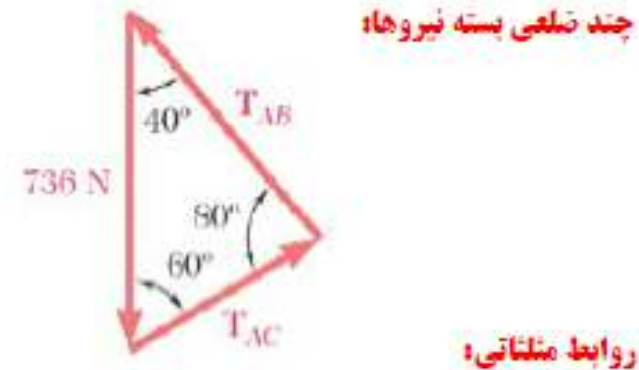
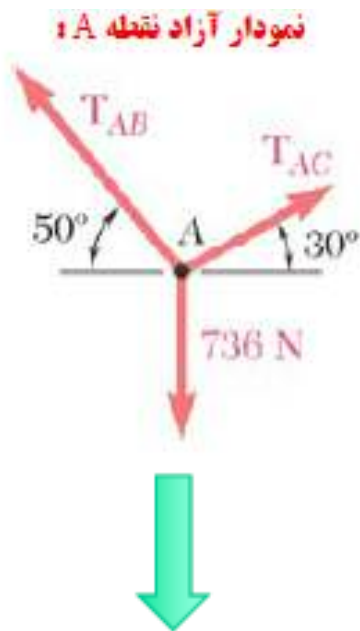
۲- نوشتن معادلات تعادل

۳- تعیین نیروهای مجهول به کمک حل این معادلات





ادامه حل:



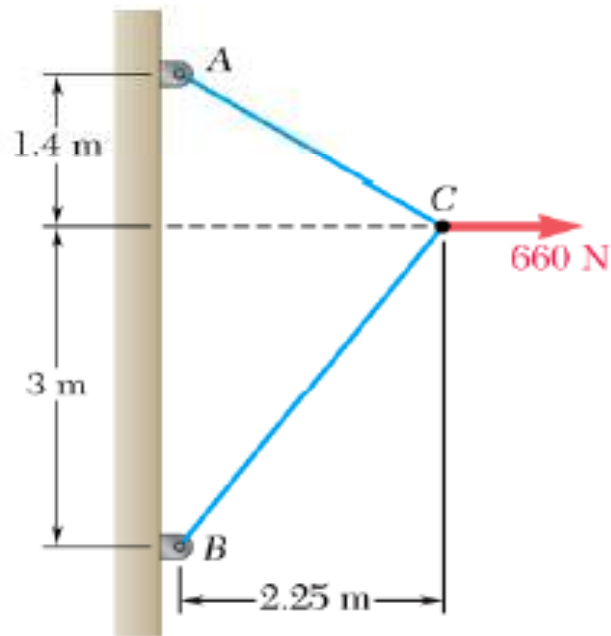
$$\frac{T_{AB}}{\sin 60^\circ} = \frac{T_{AC}}{\sin 40^\circ} = \frac{736 \text{ N}}{\sin 80^\circ}$$
$$T_{AB} = 647 \text{ N} \quad T_{AC} = 480 \text{ N}$$

$$\begin{cases} \sum F_x = 0 \\ \sum F_y = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} -T_{AB} \cos 50 + T_{AC} \cos 30 = 0 \\ T_{AB} \sin 50 + T_{AC} \sin 30 - 736 = 0 \end{cases} \quad \text{نوشتن معادلات تعادل:}$$

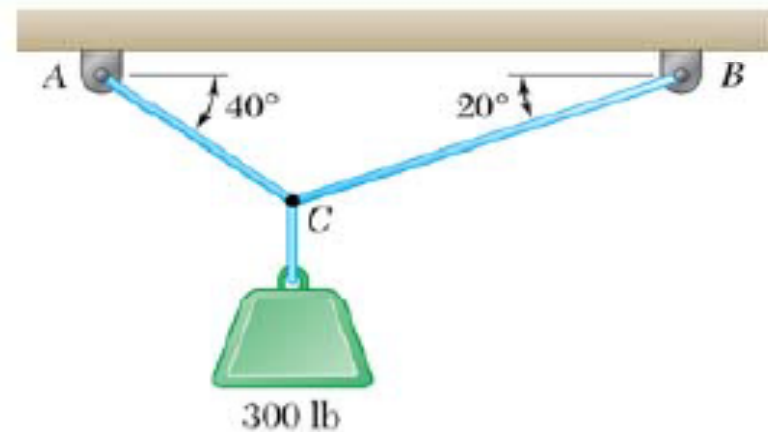
$$\begin{cases} T_{AB} = 1.347 T_{AC} \\ (1.347 T_{AC}) \sin 50 + T_{AC} \sin 30 = 736 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} T_{AB} = 647 \text{ N} \\ T_{AC} = 480 \text{ N} \end{cases} \quad \text{حل معادلات تعادل:}$$

## تمرین:

۱ و ۲- در شکل های داده شده، نیروی کشش در کابلهای AC و BC را بدست آورید.  
(از روش تعادل - هم با ترسیم چند ضلعی نیروها و هم با نوشتن معادلات تعادل)



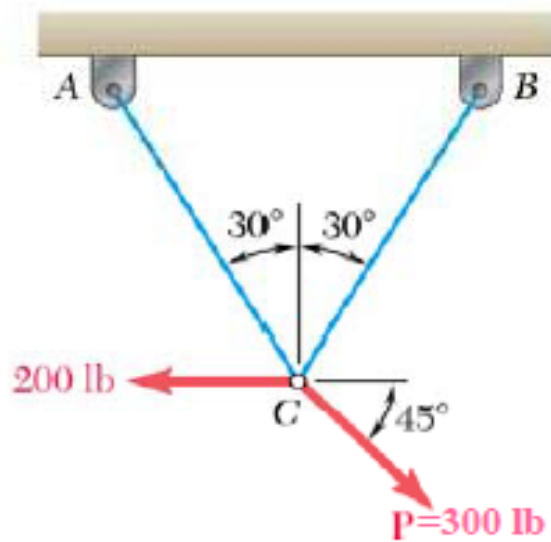
(Ans) :  $T_{AC} = 530 \text{ N}$ ,  $T_{BC} = 350 \text{ N}$ .



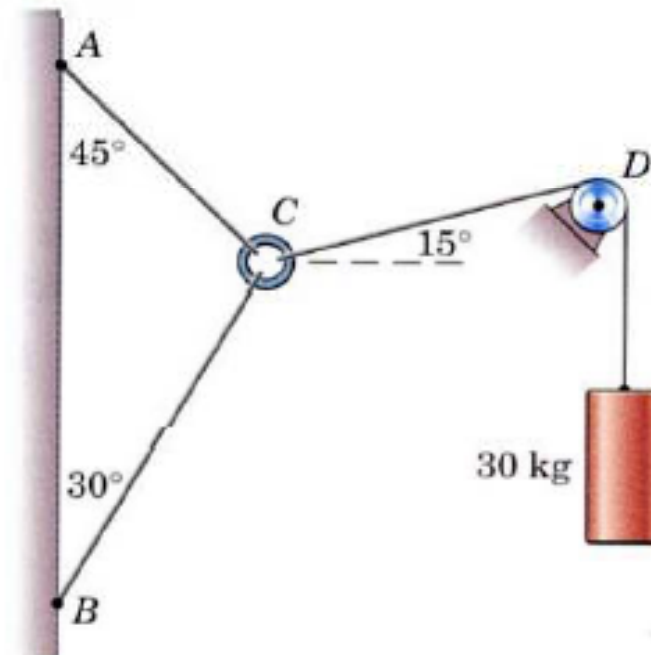
(Ans) :  $T_{AC} = 326 \text{ lb}$ ,  $T_{BC} = 265 \text{ lb}$ .

## تمرین:

۳ و ۴- کشش در کابلهای AC و BC را بدست آورید. (هم با ترسیم چند ضلعی نیروها و هم با نوشتن معادلات تعادل)



(Ans):  $T_{AC} = 134.6 \text{ lb}$  ,  $T_{BC} = 110.4 \text{ lb}$ .



(Ans):  $T_{AC} = 215 \text{ N}$  ,  $T_{BC} = 264 \text{ N}$

فصل دوم

گشتاور یک نیرو

## گشتاور یک نیرو در صفحه

گشتاور نیروی  $F$  را حول نقطه  $O$  بدست آورید .

حل:

با توجه به تعریف گشتاور (نیرو ضربدر فاصله عمودی)

$$M_o = F d \quad \text{داریم:}$$

با توجه به شکل (مثلث قائم الزاویه) داریم:

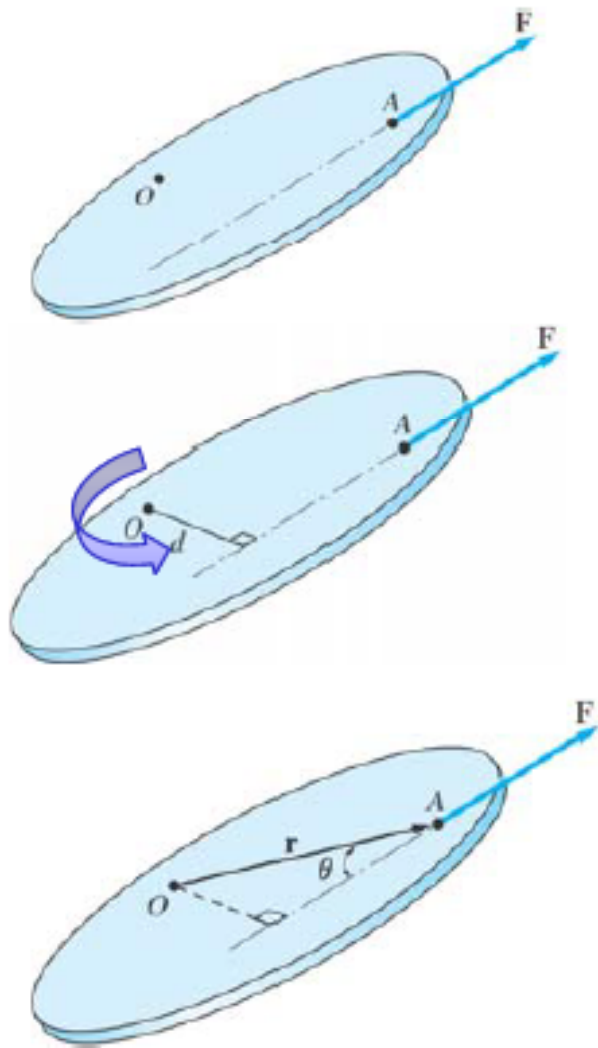
$$M_o = F d = F r \sin \theta$$

بنابراین از طریق ضرب برداری می توان گشتاور را اینچنین

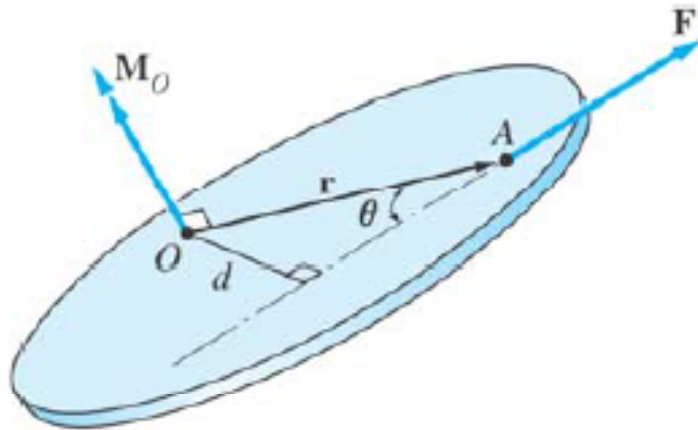
بدست آورد:

$$\vec{M}_o = \vec{r} \times \vec{F}$$

$$|\vec{M}_o| = |\vec{r} \times \vec{F}| = r F \sin \theta \quad \text{مقدار (اندازه) گشتاور:}$$



## گشتاور یک نیرو در صفحه



گشتاوری که از طریق ضرب برداری بدست می‌آید یک بردار خواهد بود. بنابراین می‌توان با استفاده از مولفه‌های این بردار: مقدار، امتداد و جهت گشتاور (یعنی مقدار گشتاور و جهت چرخش آن) را براحتی تعیین نمود.

$$\vec{M}_O = \vec{r}_{OA} \times \vec{F}$$

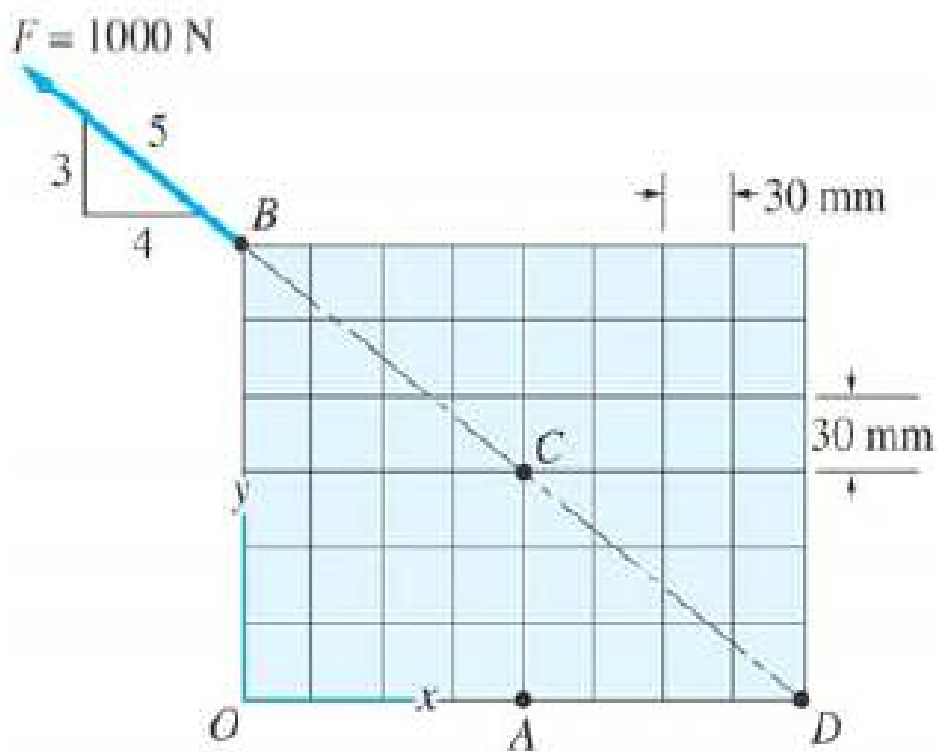
$$\vec{M}_O = M_x \vec{i} + M_y \vec{j} + M_z \vec{k}$$



اگر انگشت شصت دست راست را در جهت بردار گشتاور قرار دهیم، چهار انگشت دیگر (دست راست) جهت چرخش را نشان خواهد داد.

## مثال

گشتاور نیروی فضای  $F$  را حول نقطه  $A$  بدست آورید .



حل:

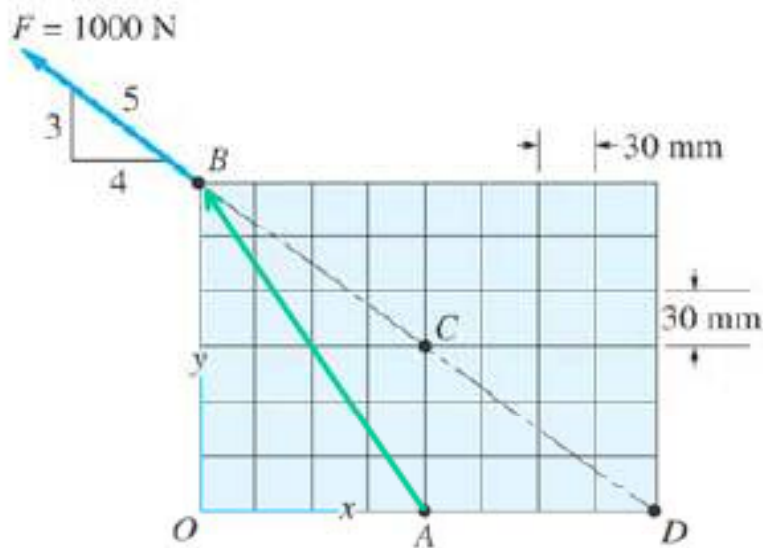
گشتاور نیروی فضای F را حول نقطه A بدست آورید.

حل:

(1) تعیین بردار نیروی F.

(2) تعیین بردار مکانی r.

(3) ضرب خارجی r در F.



$$\vec{F} = F_x \vec{i} + F_y \vec{j} = -F \cos \theta \vec{i} + F \sin \theta \vec{j}$$

$$\vec{F} = -800 \vec{i} + 600 \vec{j}$$

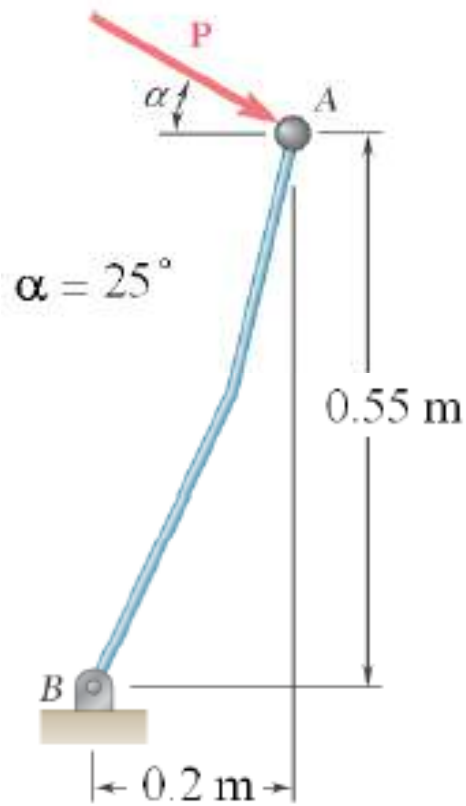
$$\vec{r}_{AB} = (x_B - x_A) \vec{i} + (y_B - y_A) \vec{j} + (z_B - z_A) \vec{k} = -120 \vec{i} + 180 \vec{j}$$

$$\vec{M}_A = \vec{r}_{AB} \times \vec{F}$$

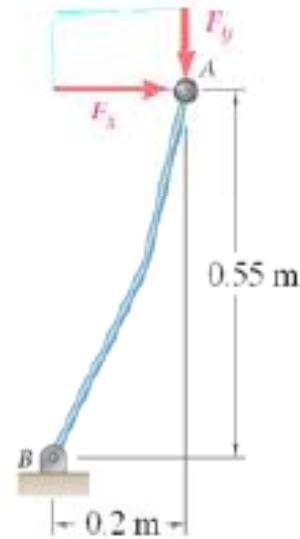
$$\vec{M}_A = \vec{r}_{AB} \times \vec{F} = \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ -120 & 180 & 0 \\ -800 & 600 & 0 \end{vmatrix} = (-120 \times 600 + 180 \times 800) \vec{k} = 72000 \vec{k}$$



## مثال



نیروی  $P=8\text{N}$  به نقطه A وارد می شود. گشتاور این نیرو را حول نقطه B بدست آورید.



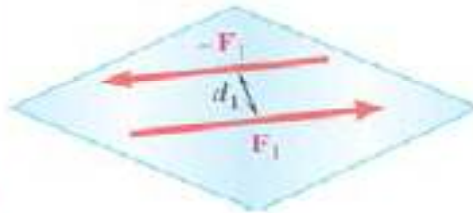
$$M_B = -F_x \times 0.55 - F_y \times 0.2$$

$$M_B = -8 \cos 25^\circ \times 0.55 - 8 \sin 25^\circ \times 0.2 = -4.664 \text{ N.m}$$

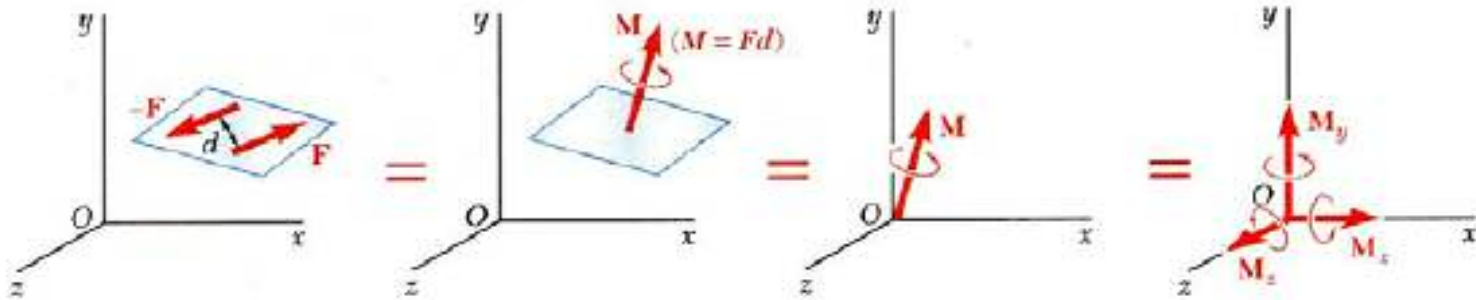
# گشتاور زوج نیرو



تعریف زوج نیرو (کوپل):  
 دو نیرو با امتداد مساوی و قدر مطلق مساوی و مختلف الجهد را  
 زوج نیرو می نامند.

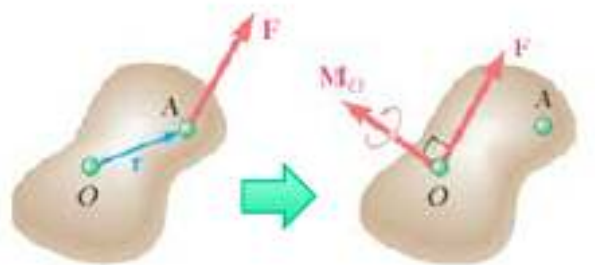
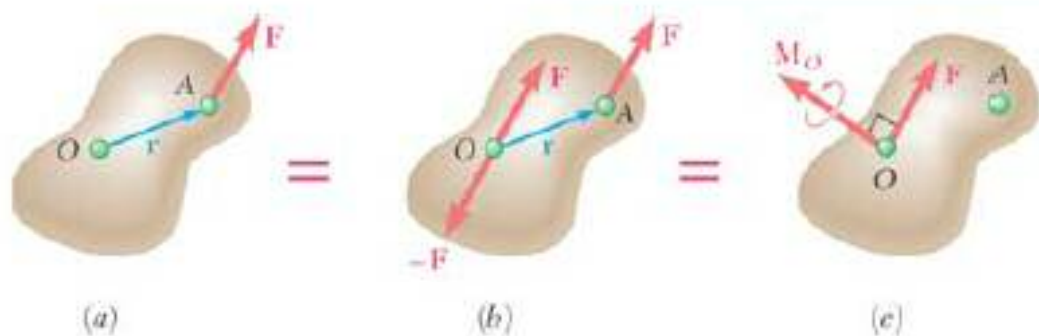


$$M_{\text{Couple}} = F \times d$$



## انتقال نیرو به موازات خود (سیستم کوپل نیروی معادل)

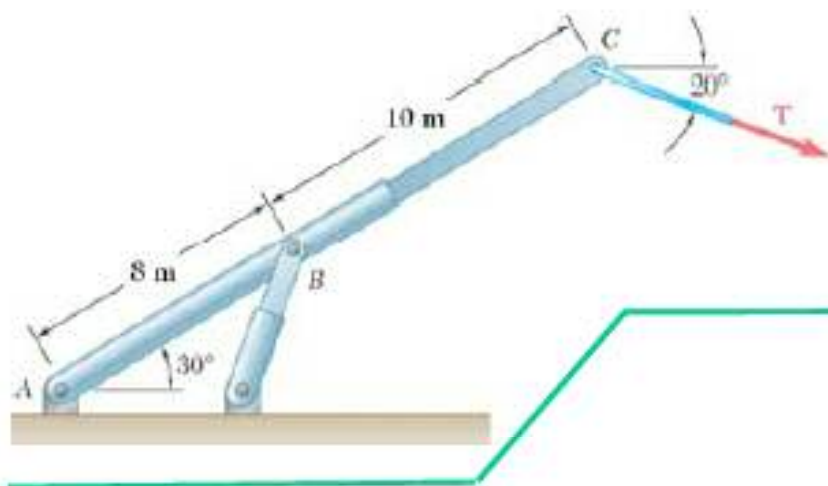
نیروی  $F$  را که به نقطه  $A$  اثر کرده است (به موازات خود) به نقطه  $O$  انتقال دهید.



$$\vec{M}_O = \vec{r}_{OA} \times \vec{F}$$

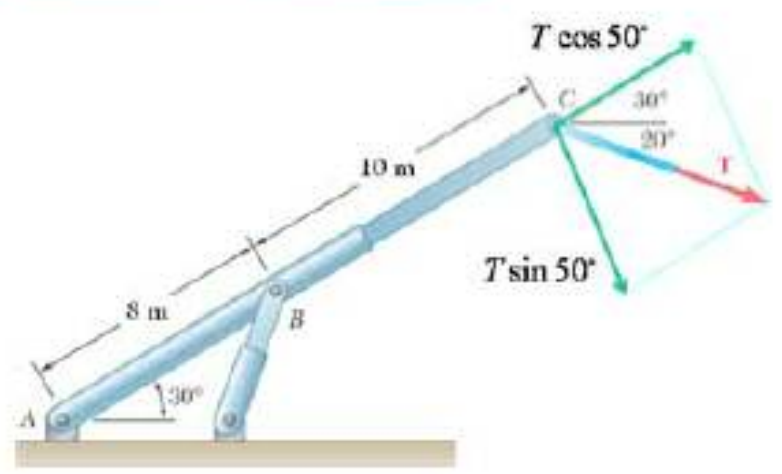
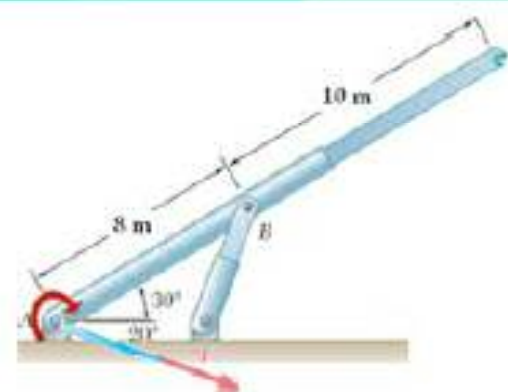
نتیجه:  
با انتقال نیروی  $F$  به نقطه  $O$ ، گشتاور آن هم به نقطه  $O$  انتقال می یابد.  
به نتیجه حاصله، سیستم کوپل نیروی در نقطه  $O$  نیز می گویند.

# مثال



کشش در کابل  $T=560\text{N}$  است. مطلوبست:  
الف) سیستم کوپل نیروی معادل در نقطه A.  
ب) سیستم کوپل نیروی معادل در نقطه B.

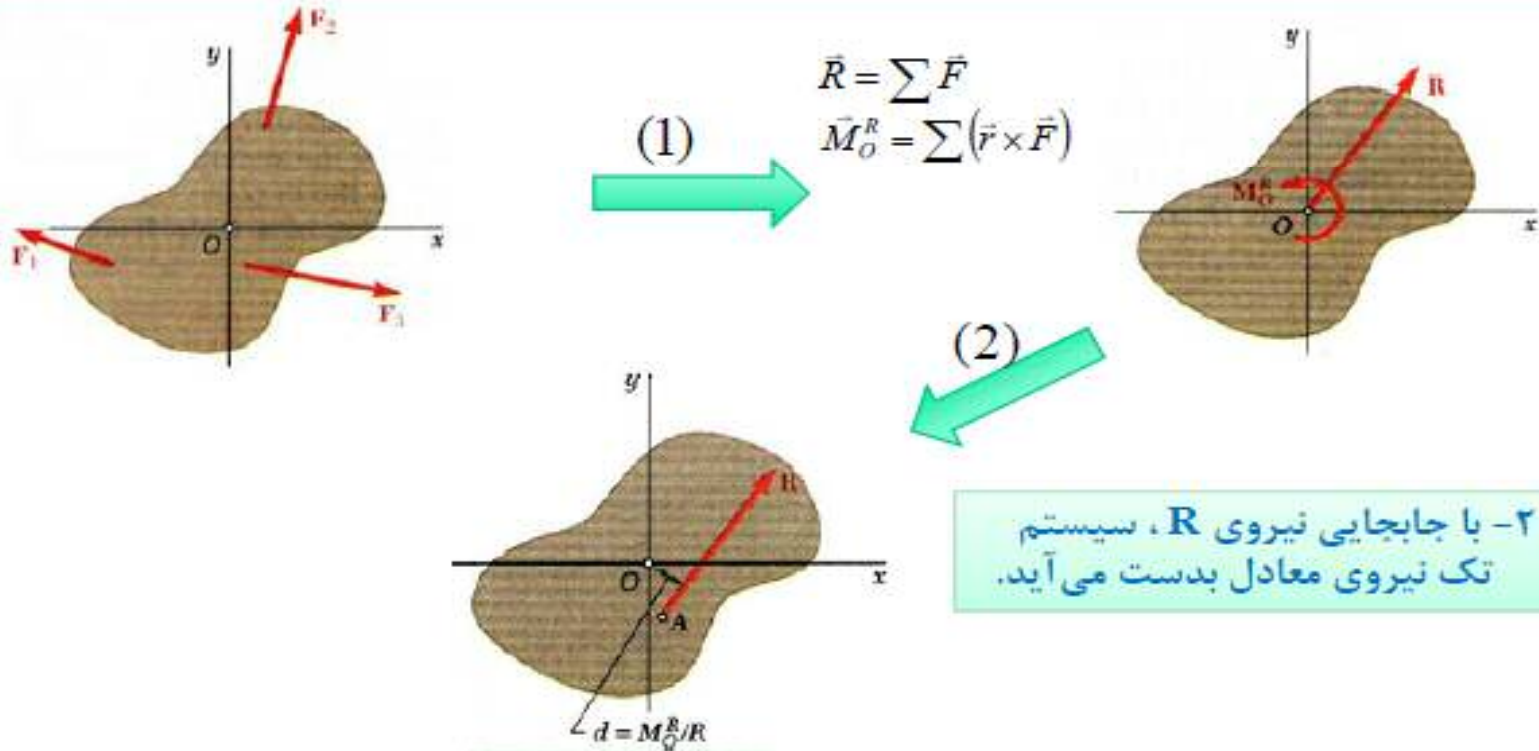
حل:



$$M_A = T \sin 50^\circ \times 18 = 7721.7 \text{ N.m}$$

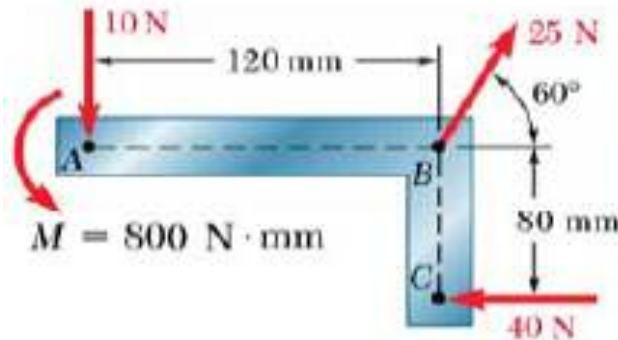
# تبدیل سیستم نیروها به یک نیروی معادل

۱- ابتدا سیستم نیروهای غیر متقارب را به یک سیستم کوپل نیروی معادل ( $\mathbf{R}$  و  $\mathbf{M}$ ) تبدیل می‌کنیم. برای این منظور هر یک از نیروها را به نقطه  $O$  منتقل می‌کنیم. با انتقال هر نیرو گشتاور آن نیز منتقل می‌شود. مجموع این گشتاورها  $\mathbf{M}$  را می‌سازد. از براینده نیروها  $\mathbf{R}$  بدست می‌آید.





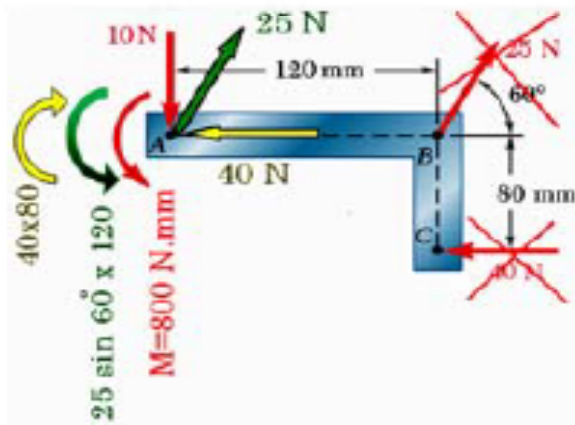
# مثال



سه نیرو و یک گشتاور مطابق شکل به جسم اعمال شده است. مطلوبست:

الف) سیستم کوپل نیروی معادل در نقطه A  
 ب) سیستم تک نیروی معادل را در نقطه‌ای روی امتداد AB تعیین کنید.

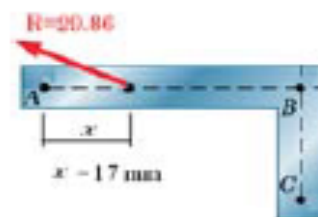
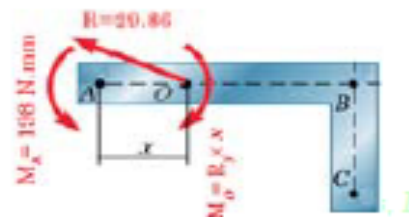
حل الف): ابتدا تمام نیروها را به نقطه A انتقال می‌دهیم. سپس برآیند نیروها و گشتاورها را در نقطه A تعیین می‌کنیم.



$$R_x = \sum F_x = -40 + 25 \cos 60^\circ = -27.5 \text{ N} \quad R = \sqrt{R_x^2 + R_y^2} = \sqrt{27.5^2 + 11.65^2} = 29.86 \text{ N}$$

$$R_y = \sum F_y = -10 + 25 \sin 60^\circ = 11.65 \text{ N} \quad \alpha = \tan^{-1}\left(\frac{11.65}{27.5}\right) = 23^\circ$$

$$M_A = \sum M = 800 + 25 \sin 60^\circ \times 120 - 40 \times 80 = 198 \text{ N}\cdot\text{mm}$$



$$M_A = M_D \Rightarrow x = \frac{198}{11.65} = 17 \text{ mm}$$

فصل ۳

## تعداد اجسام صلب

## تعادل اجسام صلب

۱- معادلات تعادل اجسام صلب (در فضا):

$$\text{تعادل حرکتی } \sum \vec{F} = 0 \Rightarrow \begin{cases} \sum F_x = 0 \\ \sum F_y = 0 \\ \sum F_z = 0 \end{cases}$$

$$\text{تعادل چرخشی } \sum \vec{M}_o = 0 \Rightarrow \begin{cases} \sum M_x = 0 \\ \sum M_y = 0 \\ \sum M_z = 0 \end{cases}$$

۲- معادلات تعادل اجسام صلب (در صفحه):

$$\text{تعادل حرکتی } \sum \vec{F} = 0 \Rightarrow \begin{cases} \sum F_x = 0 \\ \sum F_y = 0 \end{cases}$$

$$\text{تعادل چرخشی } \sum \vec{M}_o = 0 \Rightarrow \sum M_z = 0$$



## تعادل اجسام صلب

### ۳- حل مسائل استاتیک با روش تعادل :

برای حل مسائل استاتیک به روش تعادل، ابتدا نمودار آزاد جسم صلب ترسیم می‌شود. نمودار آزاد نموداری است که همه نیروها و گشتاورهای اعمالی به جسم (اعم از نیروها و گشتاورهای خارجی و تکیه‌گاهی) را نشان دهد. برای نشان دادن نیرو و گشتاور تکیه‌گاهی باید انواع تکیه‌گاه‌ها را بشناسیم.

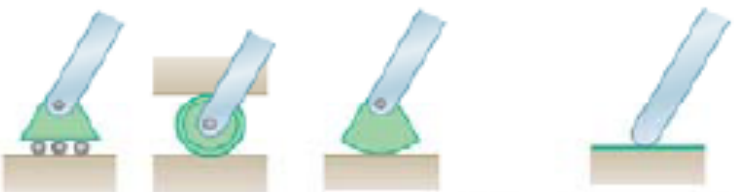



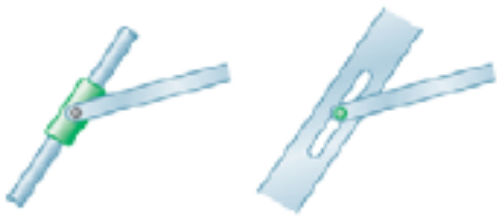
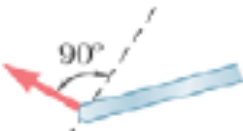
برای حل مسائل استاتیک به روش تعادل، به ترتیب زیر عمل می‌کنیم:

۱- ترسیم نمودار آزاد جسم

۲- نوشتن معادلات تعادل

۳- حل معادلات تعادل

## انواع تکیه گاهها

نوع تکیه گاه یا اتصال	عکس العمل	تعداد مجهولات
 <p>غاطکی      تماسی بدون اصطکاک</p>	 <p>نیرو با امتداد معلوم</p>	1
 <p>کابل کوتاه      میله کوتاه</p>	 <p>نیرو با امتداد معلوم</p>	1
 <p>تکیه گاه گشویی بدون اصطکاک</p>	 <p>نیرو با امتداد معلوم</p>	1

### انواع تکیه گاهها:

۱- تکیه گاه غلطکی،  
میله ای و لغزان (یک  
مجهولی)

۲- تکیه گاه مفصلی یا پینی  
(دو مجهولی)

۳- تکیه گاه گیردار (سه  
مجهولی)


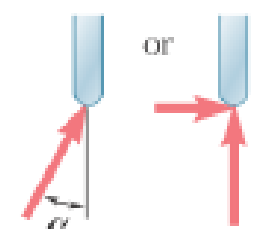
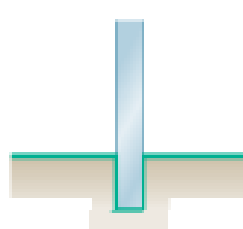
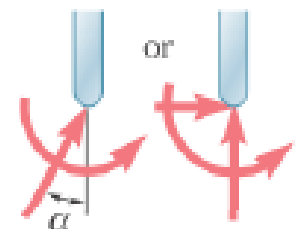
## انواع تکیه گاهها

### انواع تکیه گاهها:

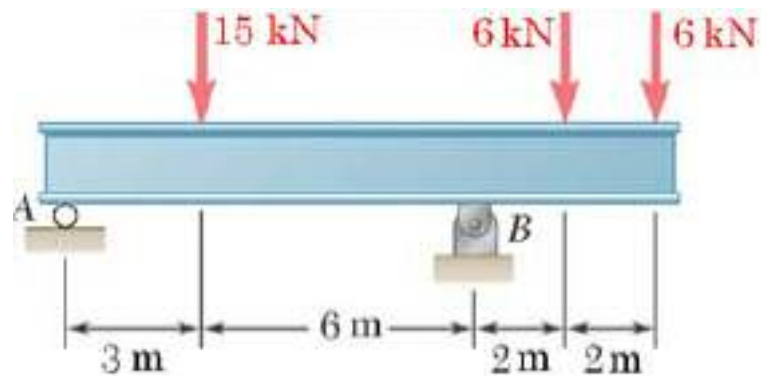
۱- تکیه گاه غلطکی،  
میله ای و لغزان (یک  
مجهولی)

۲- تکیه گاه مفصلی یا پینی  
(دو مجهولی)

۳- تکیه گاه گیردار (سه  
مجهولی)

نوع تکیه گاه یا اتصال	عکس العمل	تعداد مجهولات
 <p>تکیه گاه پینی      تماسی یا اصطکاگ</p>	 <p>نیرو و امتداد آن مجهول</p>	<p>2</p>
 <p>تکیه گاه گیردار</p>	 <p>نیرو و گشتاور مجهول</p>	<p>3</p>

## مثال ۱



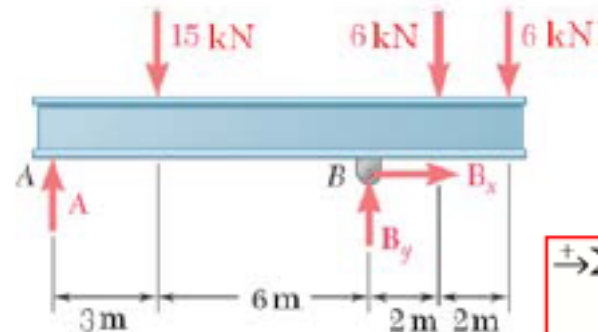
در تیر تحت بار مقابل مطلوبست: تعیین عکس  
العمل تکیه‌گاهی در A و B.

حل:

۱- ترسیم نمودار آزاد جسم

۲- نوشتن معادلات تعادل

۳- حل معادلات تعادل



$$\rightarrow \sum F_x = 0: \quad B_x = 0 \quad \boxed{B_x = 0}$$

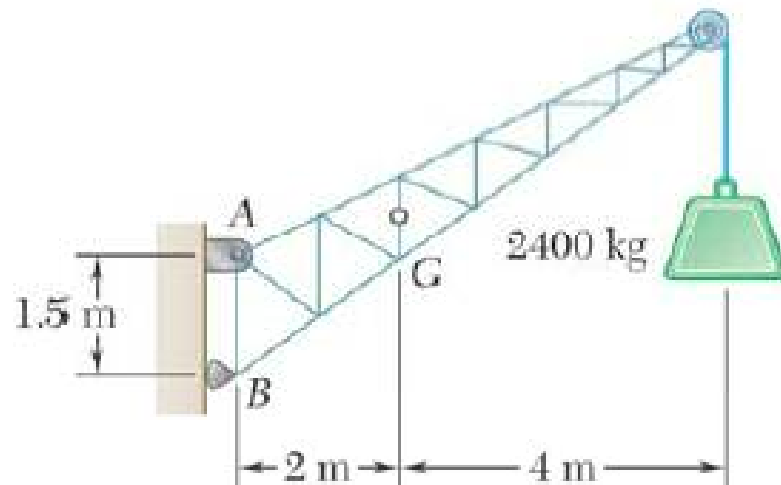
$$+\uparrow \sum M_A = 0: \quad -(15)(3) + B_y(9) - (6)(11) - (6)(13) = 0$$

$$B_y = +21 \quad \boxed{B_y = 21 \text{ kN } \uparrow}$$

$$+\uparrow \sum M_B = 0: \quad -A(9) + (15)(6) - (6)(2) - (6)(4) = 0$$

$$A = +6 \quad \boxed{A = 6 \text{ kN } \uparrow}$$

## مثال ۲



سازه مقابل دارای جرم ۱۰۰۰ کیلوگرم است و مرکز جرم آن در نقطه  $G$  قرار دارد. با اعمال بار ۲۴۰۰ کیلوگرم به آن مطلوبست:

الف) عکس العمل تکیه‌گاهی در  $B$ .

ب) عکس العمل تکیه‌گاهی در  $A$ .

حل:

۱- ترسیم نمودار آزاد جسم

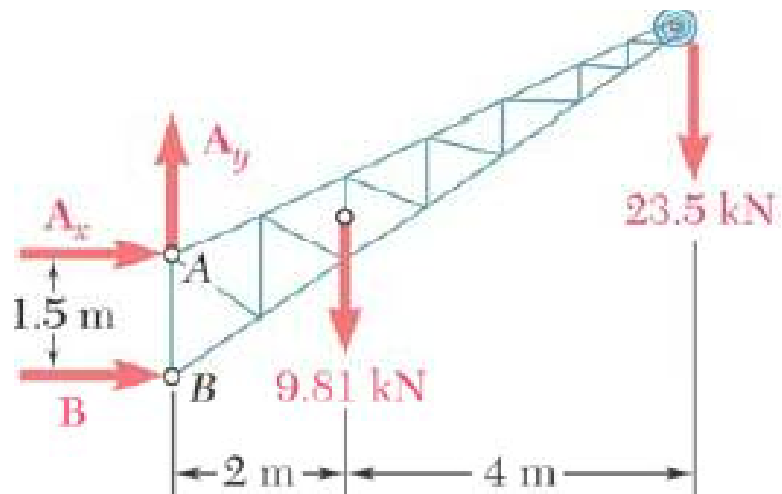
۲- نوشتن معادلات تعادل

۳- حل معادلات تعادل

$$W = 1000 \times 9.81 = 9810 \text{ N} = 9.81 \text{ kN}$$

$$F = 2400 \times 9.81 = 23500 \text{ N} = 23.5 \text{ kN}$$

حل:



$$\sum M_A = 0: +B(1.5) - 9.81(2) - 23.5(6) = 0$$

$$B = +107.1 \text{ kN}$$

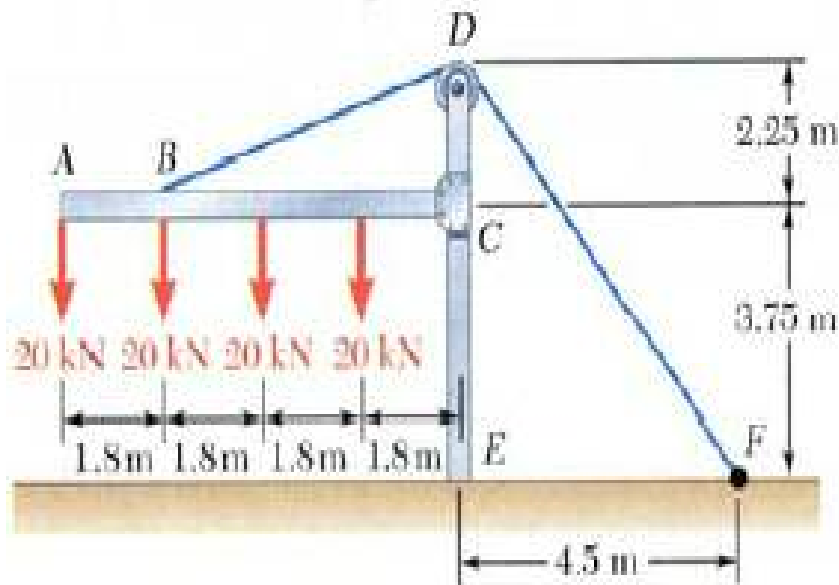
$$\sum F_x = 0: A_x + B = 0$$

$$A_x = -107.1 \text{ kN}$$

$$\sum F_y = 0: A_y - 9.81 - 23.5 = 0$$

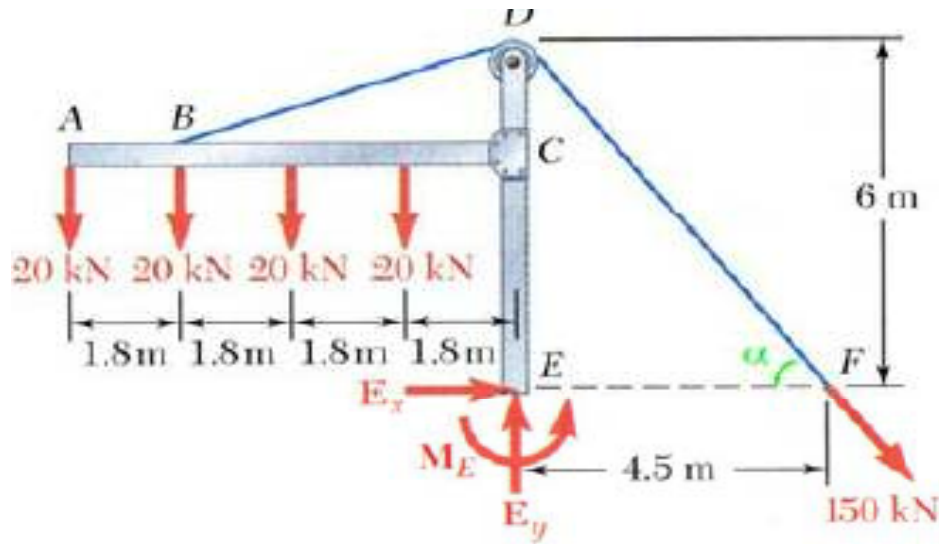
$$A_y = +33.3 \text{ kN}$$

## مثال ۳



قاب مقابل نیروهای سقف یک ساختمان کوچک را تحمل می‌کند. کشش در کابل برابر  $150 \text{ kN}$  است. عکس العمل در انتهای ثابت E را تعیین کنید.

حل:



$$\sum F_x = 0: E_x + 150 \cos \alpha = 0$$

$$E_x + \frac{4.5}{7.5} \times 150 = 0$$

$$E_x = -90.0 \text{ kN}$$

$$\sum F_y = 0: E_y - 4(20) - \frac{6}{7.5}(150) = 0$$

$$E_y = +200 \text{ kN}$$

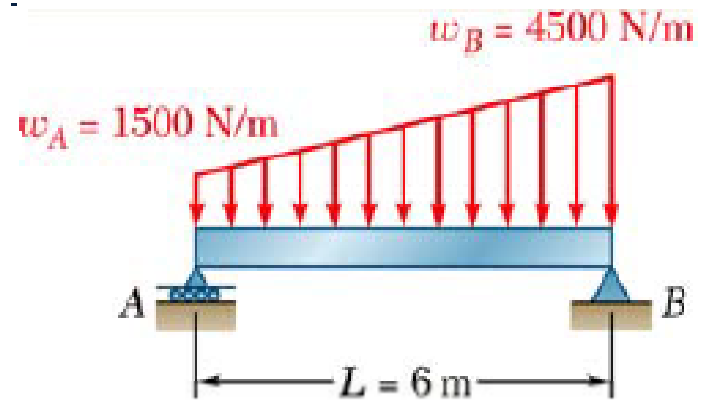
$$\sum M_E = 0:$$

$$+20(7.2) + 20(5.4) + 20(3.6) + 20(1.8) - \frac{6}{7.5}(150)4.5 + M_E = 0$$

$$M_E = 180.0 \text{ kN} \cdot \text{m}$$



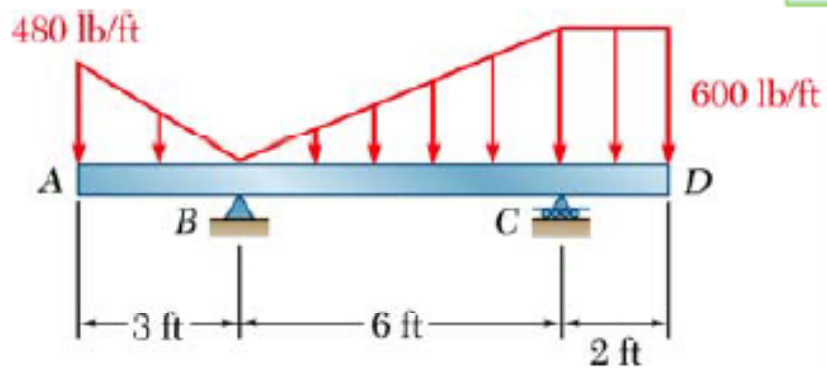
## تمرین



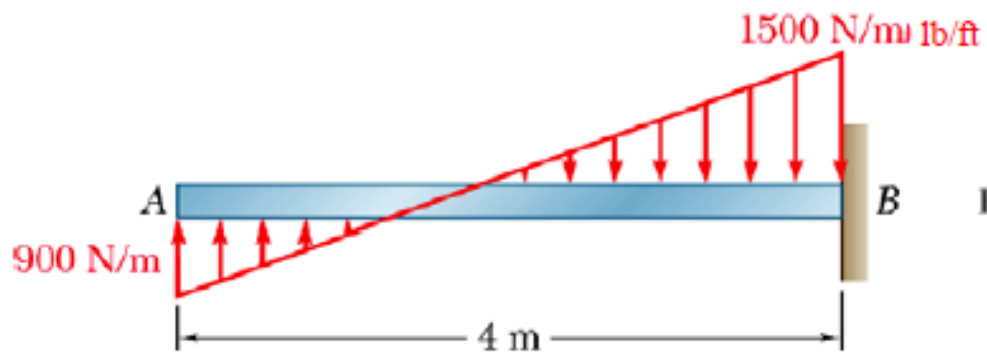
عکس العمل تکیه گاهی را در A و B بدست آورید.

## تمرین

عکس العمل تکیه گاهی را در A و B بدست آورید.



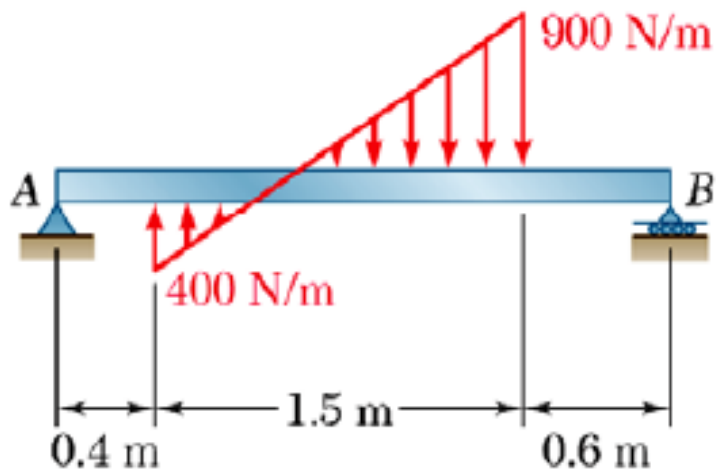
$$B = 1360 \text{ lb } \uparrow; C = 2360 \text{ lb } \uparrow.$$



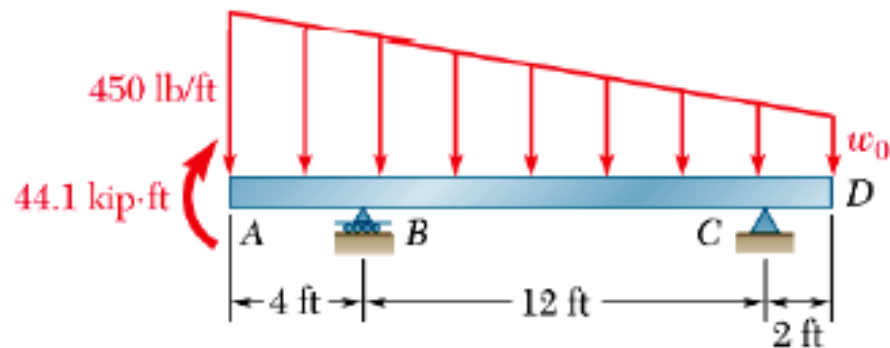
$$B = 1200 \text{ N } \uparrow, M_B = 800 \text{ N} \cdot \text{m } \curvearrowright.$$

## تمرین

عکس العمل تکیه گاهی را در A و B بدست آورید.



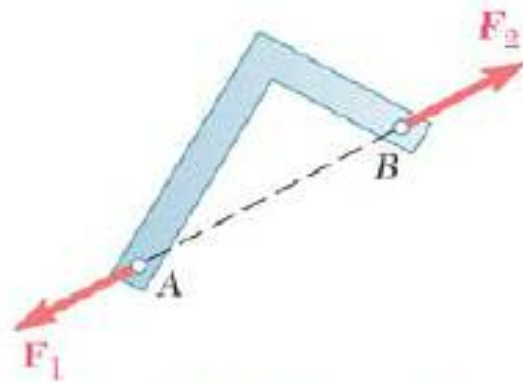
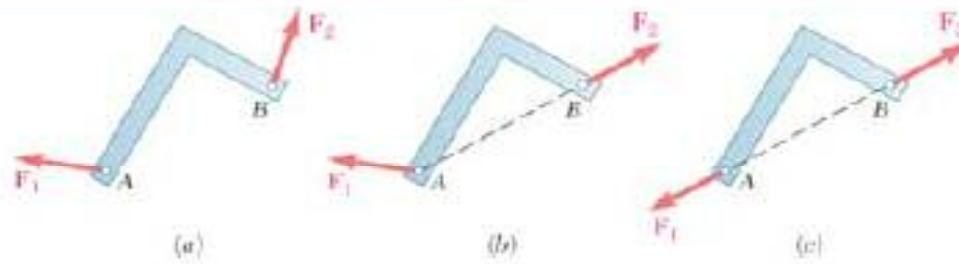
$$A = 105 \text{ N } \uparrow, B = 270 \text{ N } \uparrow$$



$$B = 150.0 \text{ lb } \uparrow; C = 5250 \text{ lb } \uparrow$$

## تعادل جسم دو نیرویی

اگر عضوی تحت اثر (فقط) دو نیرو قرار گرفته و در حال تعادل باشد، عضو دو نیرویی است. گشتاورگیری حول نقاط اثر نیرو، نتیجه می‌دهد که امتداد نیروها؛ خط واصل دو نقطه اثر است. همچنین با نوشتن معادله نیروها مشخص می‌شود که این دو نیرو با هم مساوی و مختلف جهت‌اند.

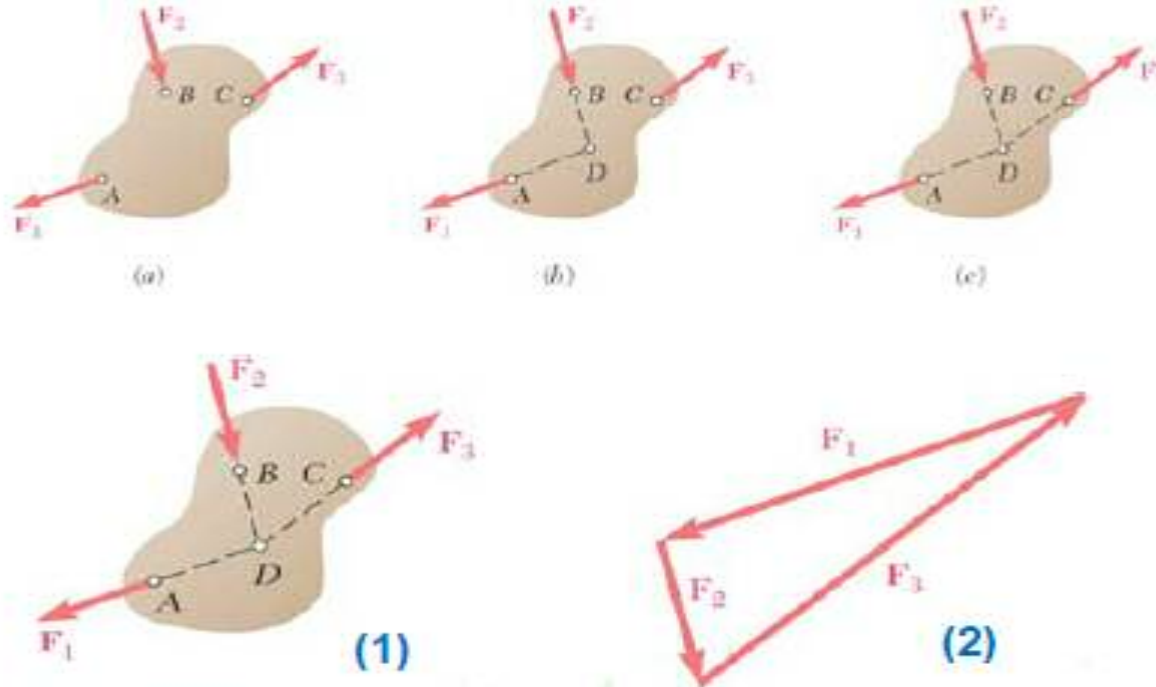


$$F_1 = F_2$$

## تعادل جسم سه نیرویی

اگر عضوی تحت اثر (فقط) سه نیرو قرار گرفته و در حال تعادل باشد، عضو سه نیرویی است. تعادل چرخشی و حرکتی نتیجه می‌دهد که در عضو سه نیرویی:

- ۱- امتداد سه نیرو از یک نقطه واحد (مشترک) می‌گذرد.
- ۲- چند ضلعی نیرو یک مثلث است.



فصل ۴

## تحليل تيرها

## تحلیل تیرها:

### تحلیل تیرها:

هدف ترسیم نمودار نیروی برشی و گشتاور خمشی در طول تیر می باشد که به کمک آن مقادیر

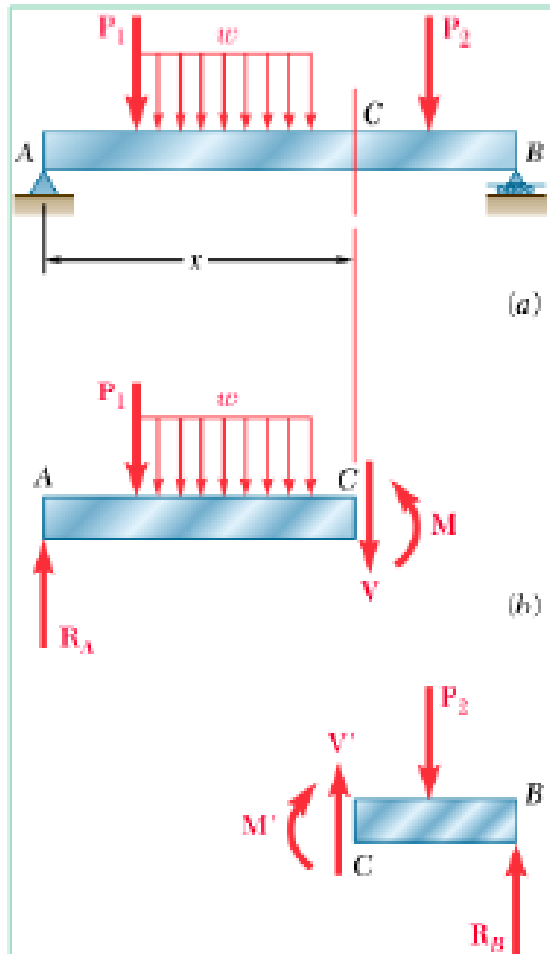
حداکثر آنها (نیرو و گشتاور) تعیین شده و جهت طراحی تیر مورد استفاده قرار می گیرد. برای

ترسیم نمودارهای مذکور از دو روش زیر استفاده می شود:

۱- روش برش

۲- روش سطح زیر منحنی (روش جمع زنی)

## روش برش برای ترسیم نمودار $M$ و $V$



در روش برش مراحل زیر (جهت ترسیم نمودار نیروی برشی و گشتاور خمشی) انجام می شود:

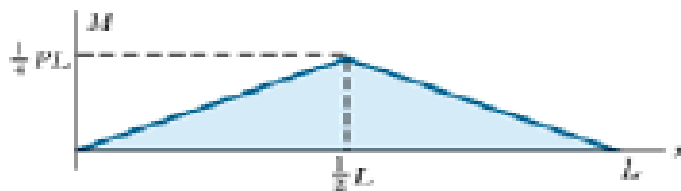
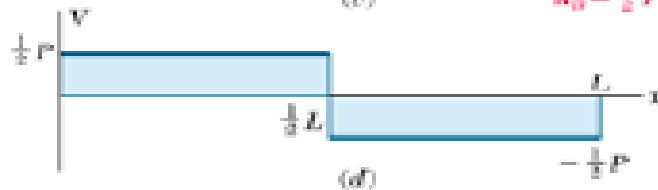
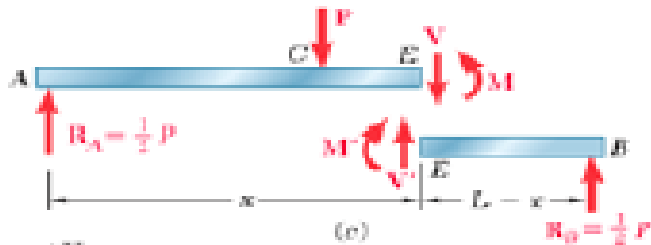
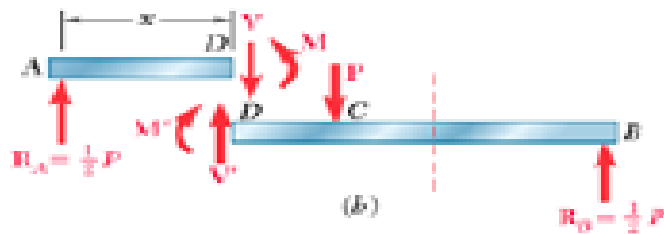
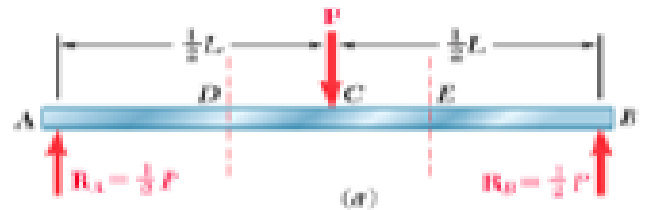
۱- تعیین نیروی عکس العمل تکیه گاهی.

۲- برش تیر در حد فاصل نیروهای اعمالی به آن. در مقطع برش، جهت‌های نیروی برشی و گشتاور خمشی بصورت مقابل در نظر گرفته می شود.

۳- نوشتن معادلات تعادل برای یکی از دو قسمت برش خورده. که براساس این معادلات، نیروی برشی  $V$  و گشتاور خمشی  $M$  بر حسب طول تیر  $x$  (در حد فاصل مورد نظر) تعیین می شود.



## نمودار برش و لنگر



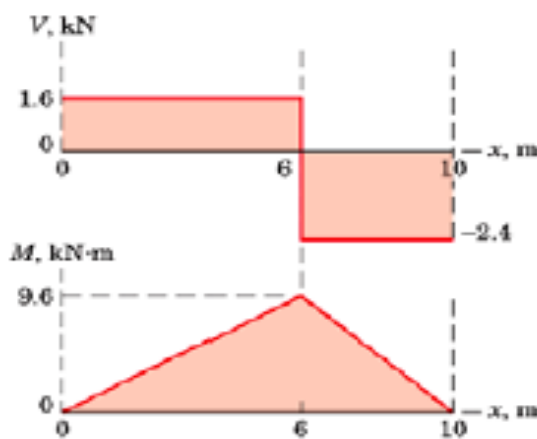
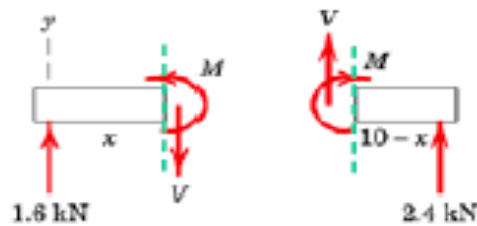
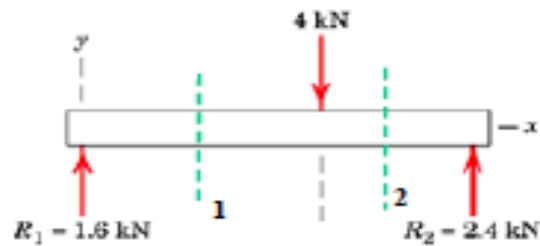
در نقطه D برش داده و عضو AD را در نظر می گیریم:

$$V = +P/2 \quad M = +Px/2$$

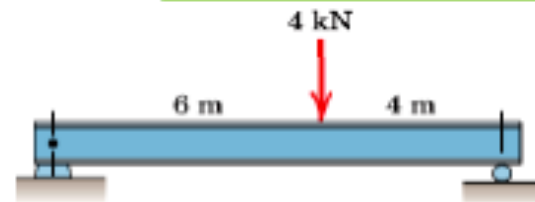
در نقطه E برش داده و عضو EB را در نظر می گیریم:

$$V = -P/2 \quad M = +P(L-x)/2$$

# مثال ۱



بر اساس روش برش، نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی را ترسیم نمایید.



بررسی تعادل سمت چپ برش ۱

$$[\sum F_y = 0]$$

$$1.6 - V = 0$$

$$V = 1.6 \text{ kN}$$

$$[\sum M_{R_1} = 0]$$

$$M - 1.6x = 0$$

$$M = 1.6x$$

بررسی تعادل سمت راست برش ۲

$$[\sum F_y = 0]$$

$$V + 2.4 = 0$$

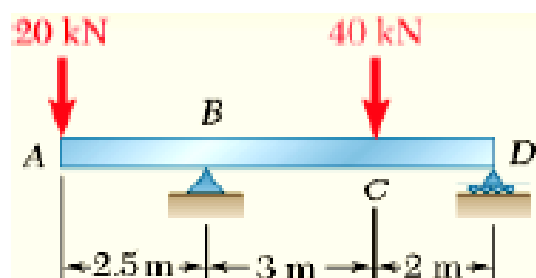
$$V = -2.4 \text{ kN}$$

$$[\sum M_{R_2} = 0]$$

$$-(2.4)(10 - x) + M = 0$$

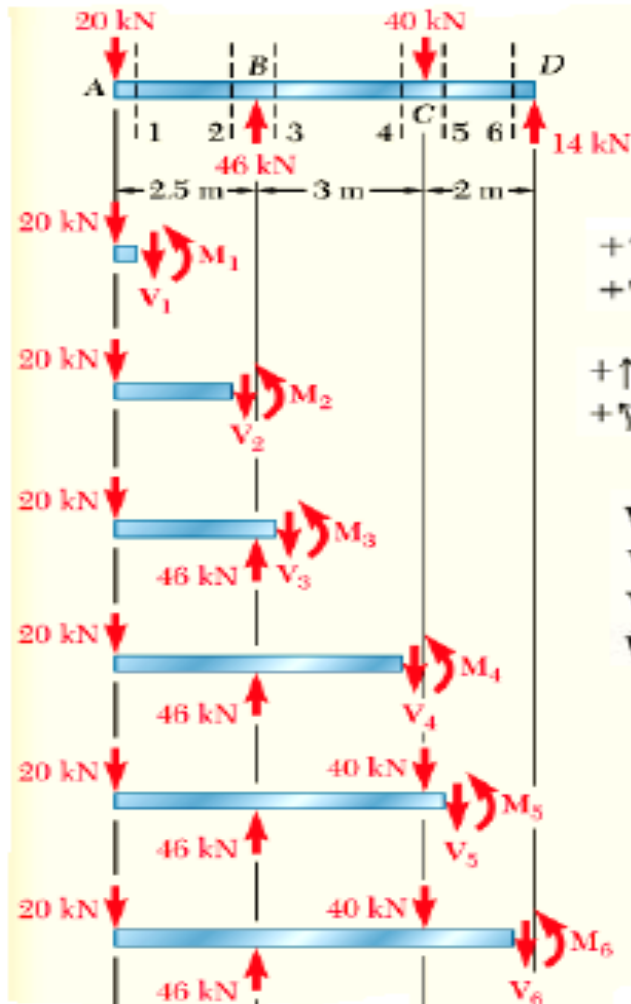
$$M = 2.4(10 - x)$$

## مثال ۲



بر اساس روش برش، نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی را برای تیر بارگذاری شده مقابل، ترسیم نمایید.

## حل مثال ٢:



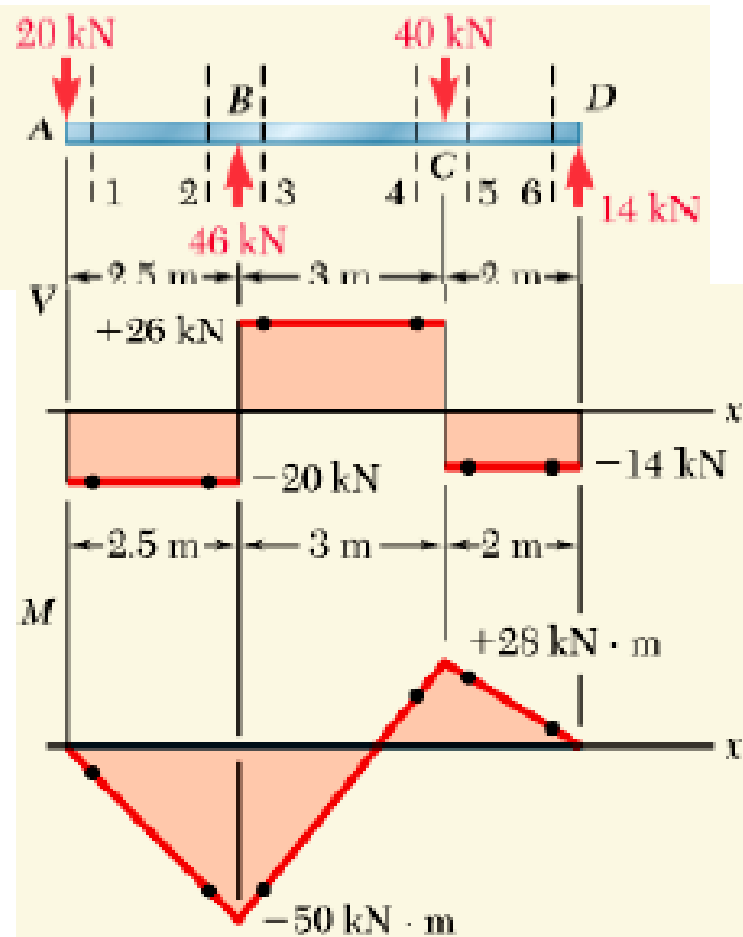
$$R_B = 46 \text{ kN } \uparrow \quad R_D = 14 \text{ kN } \uparrow$$

$$\begin{aligned}
 +\uparrow \Sigma F_y = 0: & \quad -20 \text{ kN} - V_1 = 0 & \quad V_1 = -20 \text{ kN} \\
 +\curvearrowright \Sigma M_1 = 0: & \quad (20 \text{ kN})(0 \text{ m}) + M_1 = 0 & \quad M_1 = 0
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 +\uparrow \Sigma F_y = 0: & \quad -20 \text{ kN} - V_2 = 0 & \quad V_2 = -20 \text{ kN} \\
 +\curvearrowright \Sigma M_2 = 0: & \quad (20 \text{ kN})(2.5 \text{ m}) + M_2 = 0 & \quad M_2 = -50 \text{ kN} \cdot \text{m}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 V_3 &= +26 \text{ kN} & M_3 &= -50 \text{ kN} \cdot \text{m} \\
 V_4 &= +26 \text{ kN} & M_4 &= +28 \text{ kN} \cdot \text{m} \\
 V_5 &= -14 \text{ kN} & M_5 &= +28 \text{ kN} \cdot \text{m} \\
 V_6 &= -14 \text{ kN} & M_6 &= 0
 \end{aligned}$$

## ادامه حل مثال ۲:



$$V_1 = -20 \text{ kN}$$

$$M_1 = 0$$

$$V_2 = -20 \text{ kN}$$

$$M_2 = -50 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$V_3 = +26 \text{ kN}$$

$$M_3 = -50 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$V_4 = +26 \text{ kN}$$

$$M_4 = +28 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

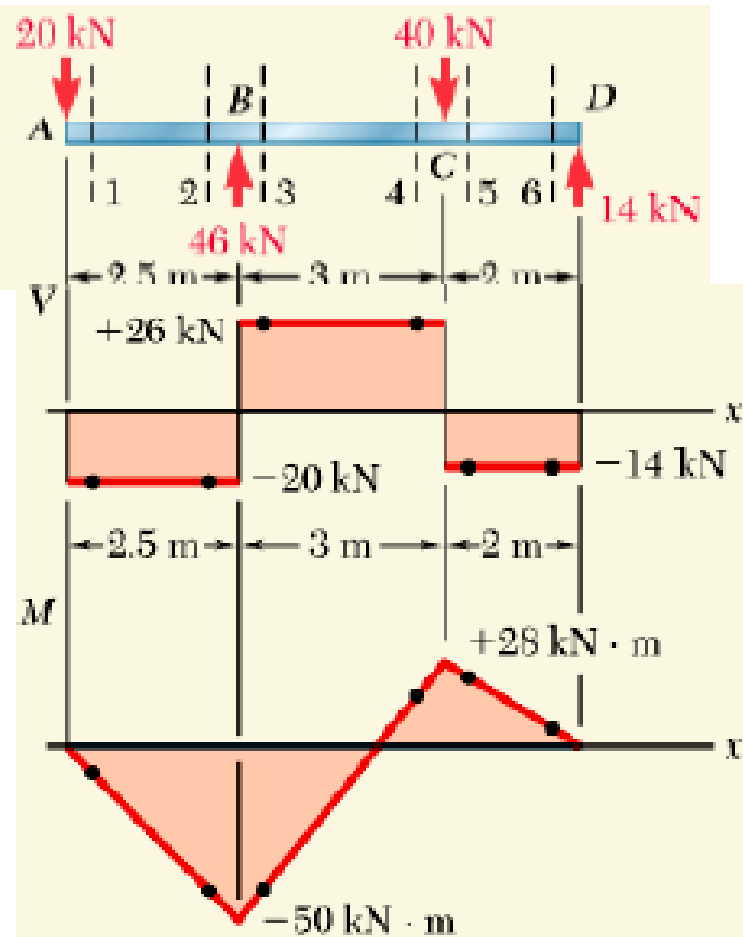
$$V_5 = -14 \text{ kN}$$

$$M_5 = +28 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$V_6 = -14 \text{ kN}$$

$$M_6 = 0$$

## ادامه حل مثال ۲:



$$V_1 = -20 \text{ kN}$$

$$M_1 = 0$$

$$V_2 = -20 \text{ kN}$$

$$M_2 = -50 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$V_3 = +26 \text{ kN}$$

$$M_3 = -50 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$V_4 = +26 \text{ kN}$$

$$M_4 = +28 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

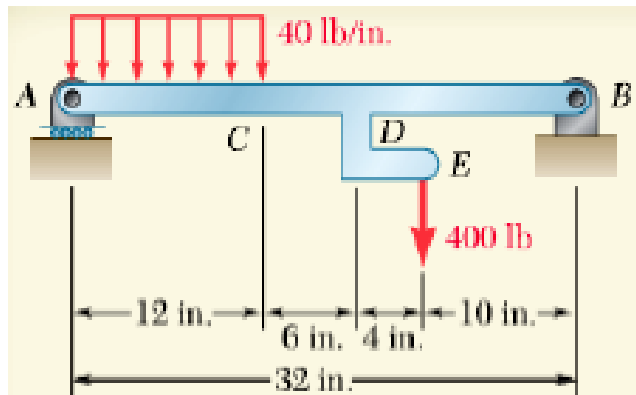
$$V_5 = -14 \text{ kN}$$

$$M_5 = +28 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

$$V_6 = -14 \text{ kN}$$

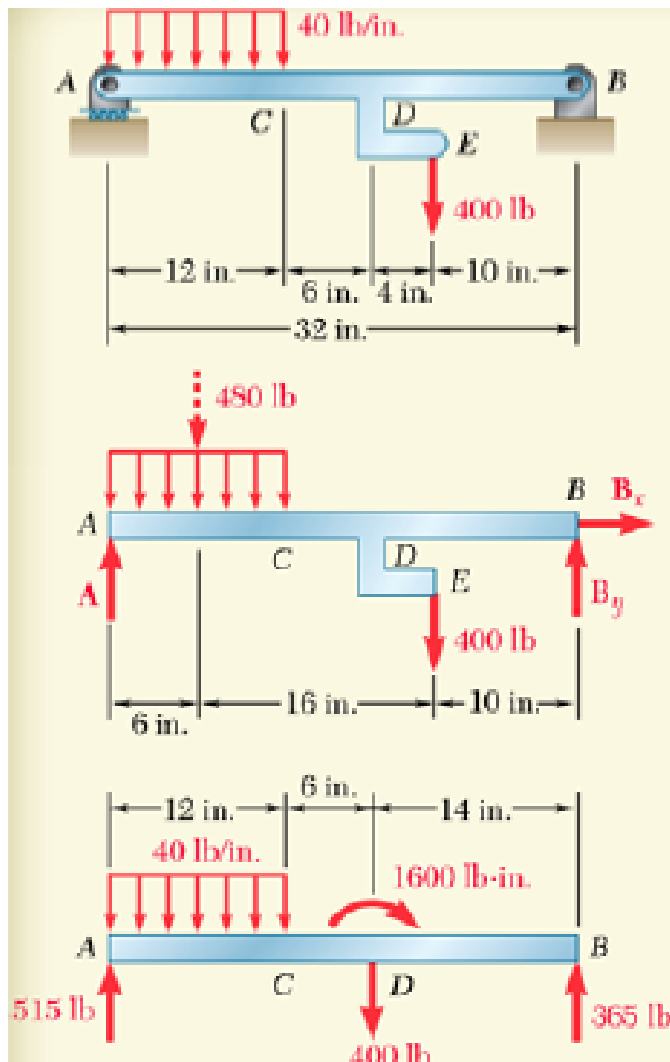
$$M_6 = 0$$

## مثال ۳



بر اساس روش برش، نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی را برای تیر بارگذاری شده مقابل، ترسیم نمایید.

## حل مثال ٣:



$$\sum M_A = 0 :$$

$$B_y(32 \text{ in.}) - (480 \text{ lb})(6 \text{ in.}) - (400 \text{ lb})(22 \text{ in.}) = 0$$

$$B_y = 365 \text{ lb}$$

$$\sum M_B = 0 :$$

$$(480 \text{ lb})(26 \text{ in.}) + (400 \text{ lb})(10 \text{ in.}) - A(32 \text{ in.}) = 0$$

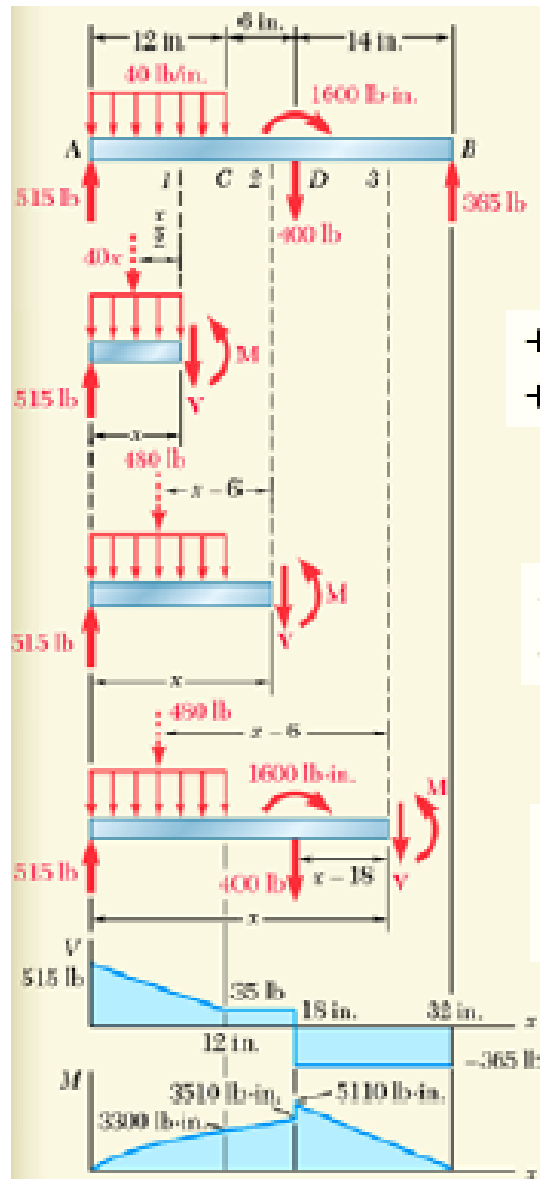
$$A = 515 \text{ lb}$$

$$\sum F_x = 0 :$$

$$B_x = 0$$



## ادامه حل:



$$0 < x < 12 \text{ in.}$$

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0: \quad 515 - 40x - V = 0$$

$$V = 515 - 40x$$

$$+\curvearrowright \Sigma M_1 = 0: \quad -515x + 40x\left(\frac{1}{2}x\right) + M = 0$$

$$M = 515x - 20x^2$$

$$12 \text{ in.} < x < 18 \text{ in.}$$

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0: \quad 515 - 480 - V = 0 \quad V = 35 \text{ lb}$$

$$+\curvearrowright \Sigma M_2 = 0: \quad -515x + 480(x - 6) + M = 0 \quad M = (2880 + 35x) \text{ lb} \cdot \text{in.}$$

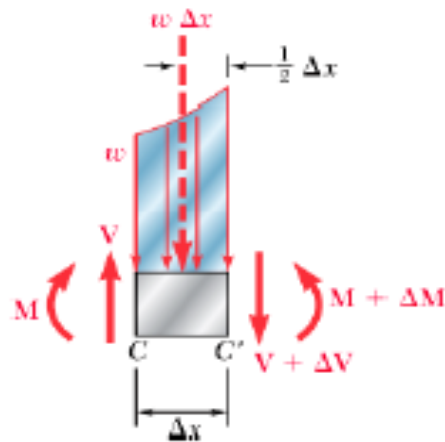
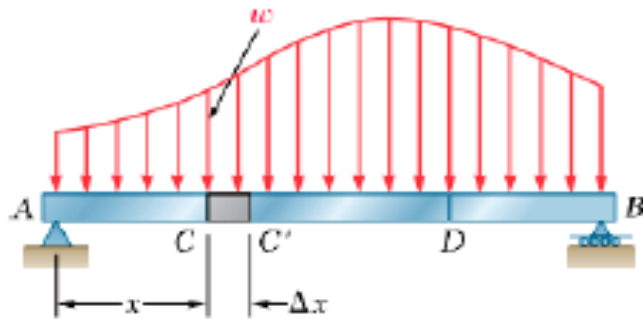
$$18 \text{ in.} < x < 32 \text{ in.}$$

$$+\uparrow \Sigma F_y = 0: \quad 515 - 480 - 400 - V = 0 \quad V = -365 \text{ lb}$$

$$+\curvearrowright \Sigma M_3 = 0: \quad -515x + 480(x - 6) - 1600 + 400(x - 18) + M = 0$$

$$M = (11,680 - 365x) \text{ lb} \cdot \text{in.}$$

## ارتباط بین بار، نیروی برشی و لنگر خمشی



- Relations between load and shear:

$$V - (V + \Delta V) - w\Delta x = 0$$

$$\frac{dV}{dx} = \lim_{\Delta x \rightarrow 0} \frac{\Delta V}{\Delta x} = -w$$

$$V_D - V_C = - \int_{x_C}^{x_D} w dx = -(\text{area under load curve})$$

- Relations between shear and bending moment:

$$(M + \Delta M) - M - V\Delta x + w\Delta x \frac{\Delta x}{2} = 0$$

$$\frac{dM}{dx} = \lim_{\Delta x \rightarrow 0} \frac{\Delta M}{\Delta x} = \lim_{\Delta x \rightarrow 0} \left( V - \frac{1}{2} w\Delta x \right) = V$$

$$M_D - M_C = \int_{x_C}^{x_D} V dx = (\text{area under shear curve})$$

## روش سطح زیر منحنی برای ترسیم نمودار $V$ و $M$ (روش جمع زنی)

$$w = -\frac{dV}{dx}$$

$$\int_{V_0}^V dV = -\int_{x_0}^x w dx$$

$V = V_0 +$  (the negative of the area under the loading curve from  $x_0$  to  $x$ )

$$V = \frac{dM}{dx}$$

$$\int_{M_0}^M dM = \int_{x_0}^x V dx$$

$M = M_0 +$  (area under the shear diagram from  $x_0$  to  $x$ )

در روش جمع زنی مراحل زیر (جهت ترسیم نمودار نیروی برشی و گشتاور خمشی) انجام می شود:

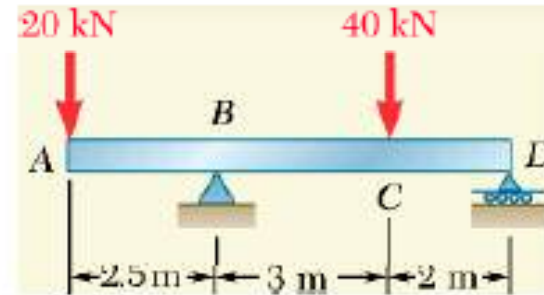
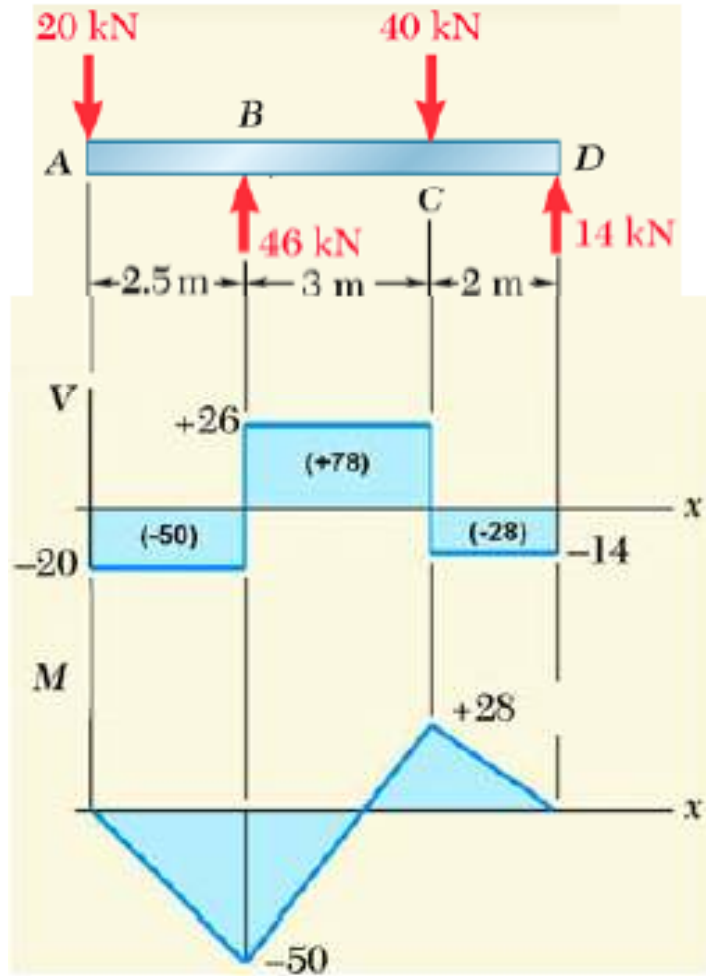
۱- تعیین نیروی عکس العمل تکیه گاهی و ترسیم نمودار برش. مجموع نیروها در جهت قائم (در طول) برابر صفر است.

۲- ترسیم نمودار گشتاور خمشی بر اساس سطح زیر منحنی نیروی برشی و گشتاورهای متمرکز اعمالی به تیر.

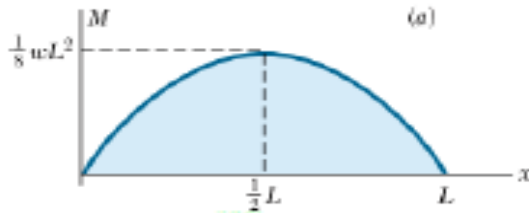
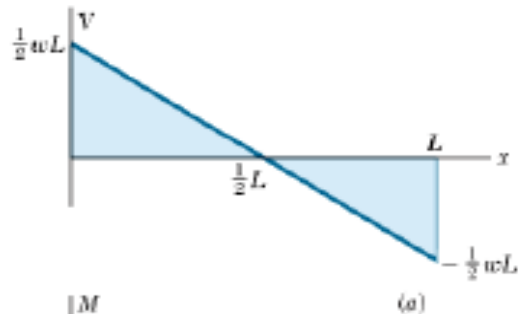
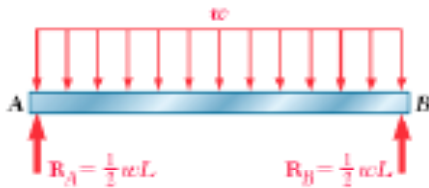
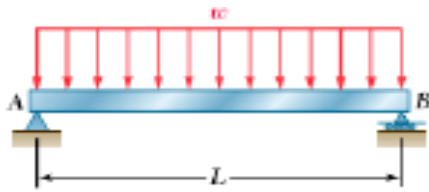
۳- در صورت نیاز، استفاده از روابط بین بار، برش و گشتاور.

# مثال ۱

بر اساس روش جمع زنی، نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی را برای تیر بارگذاری شده مقابل، ترسیم نمایید.



## رابطه بین بار، نیروی برشی و لنگر خمشی



- Reactions at supports,  $R_A = R_B = \frac{wL}{2}$

- Shear curve,

$$V - V_A = -\int_0^x w dx = -wx$$

$$V = V_A - wx = \frac{wL}{2} - wx = w\left(\frac{L}{2} - x\right)$$

- Moment curve,

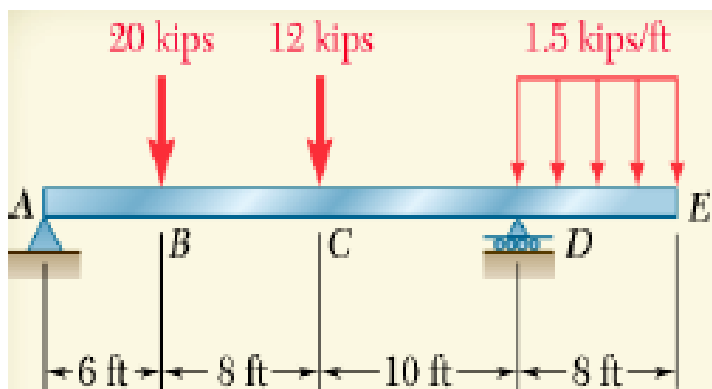
$$M - M_A = \int_0^x V dx$$

$$M = \int_0^x w\left(\frac{L}{2} - x\right) dx = \frac{w}{2}(Lx - x^2)$$

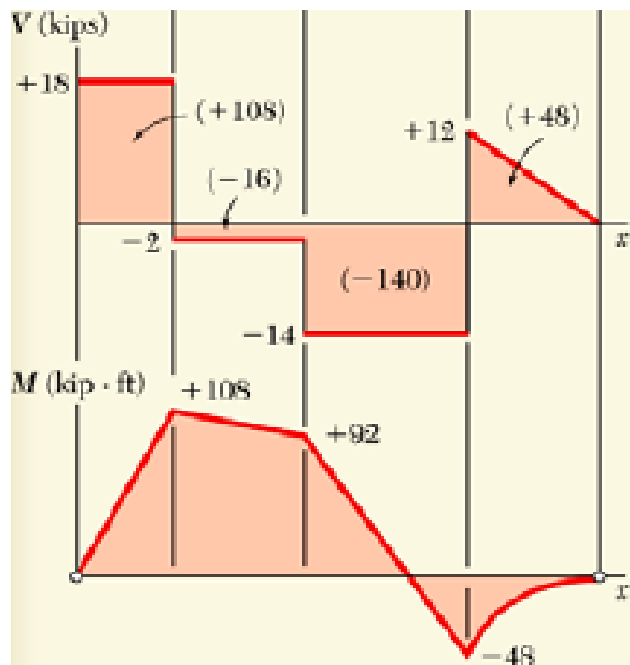
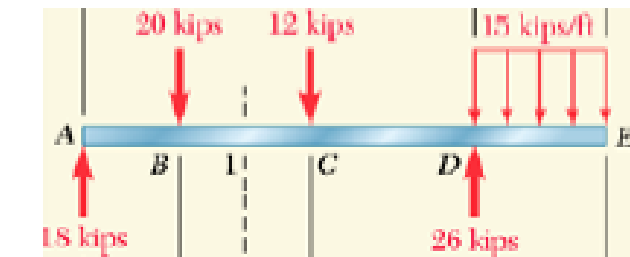
$$M_{\max} = \frac{wL^2}{8} \quad \left( M \text{ at } \frac{dM}{dx} = V = 0 \right)$$

## مثال ۲

بر اساس روش جمع زنی، نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی را برای تیر بارگذاری شده مقابل، ترسیم نمایید.



حل:



$$\sum M_A = 0 :$$

$$D(24 \text{ ft}) - (20 \text{ kips})(6 \text{ ft}) - (12 \text{ kips})(14 \text{ ft}) - (12 \text{ kips})(28 \text{ ft}) = 0$$

$$D = 26 \text{ kips}$$

$$\sum F_y = 0 :$$

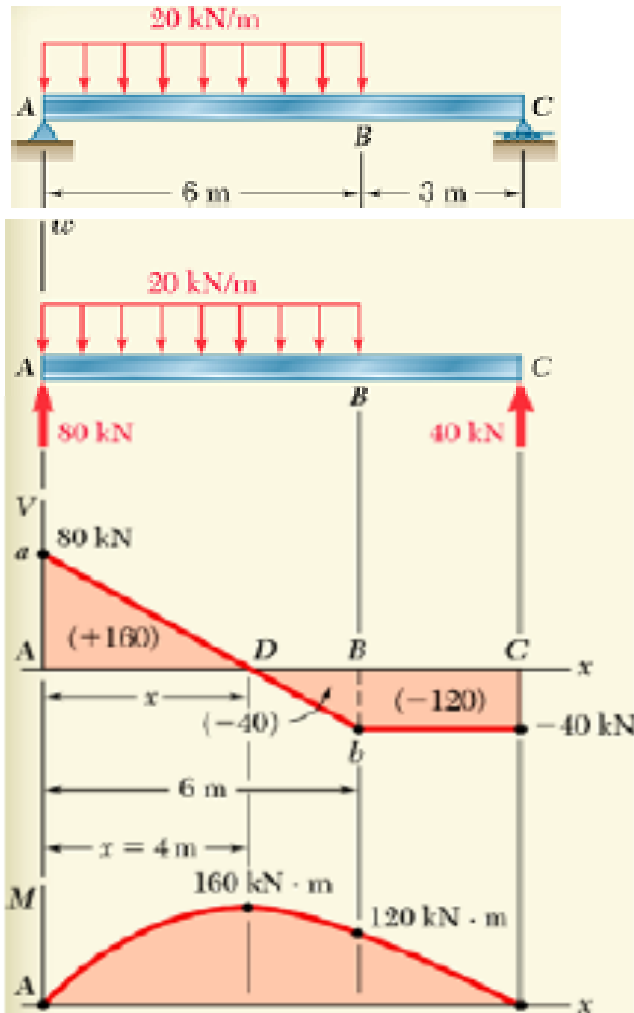
$$A_y - 20 \text{ kips} - 12 \text{ kips} + 26 \text{ kips} - 12 \text{ kips} = 0$$

$$A_y = 18 \text{ kips}$$

- Between concentrated load application points,  $dV/dx = -w = 0$  and shear is constant.

## مثال ۳

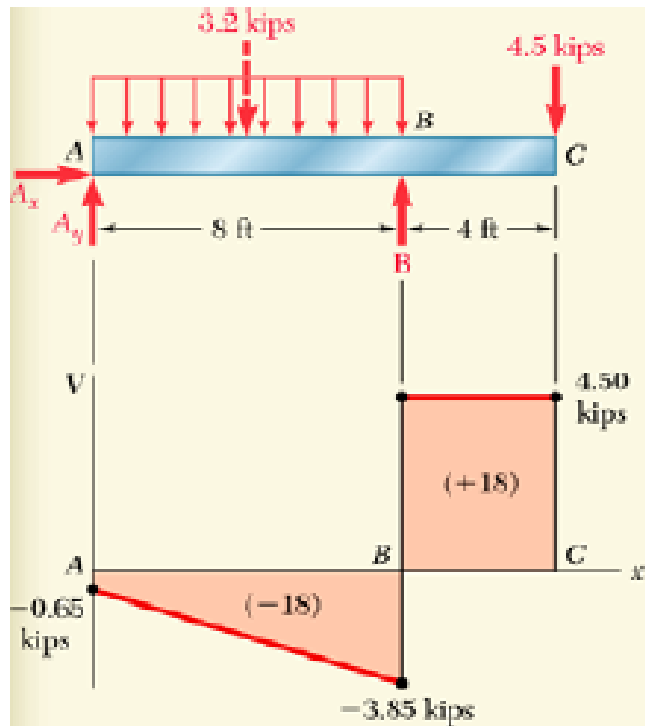
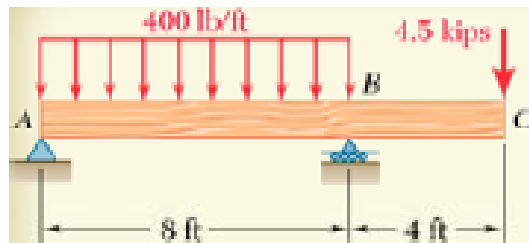
مطلوبست ترسیم نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی  
برای تیر بارگذاری شده مقابل.



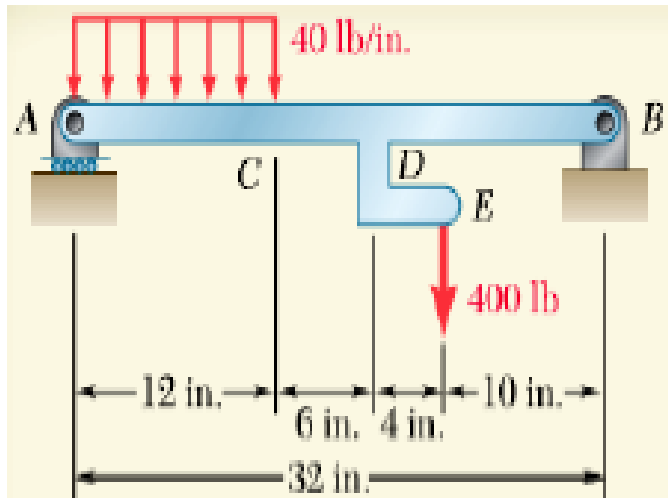


## مثال ۴

مطلوبست ترسیم نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی  
برای تیر بارگذاری شده مقابل.

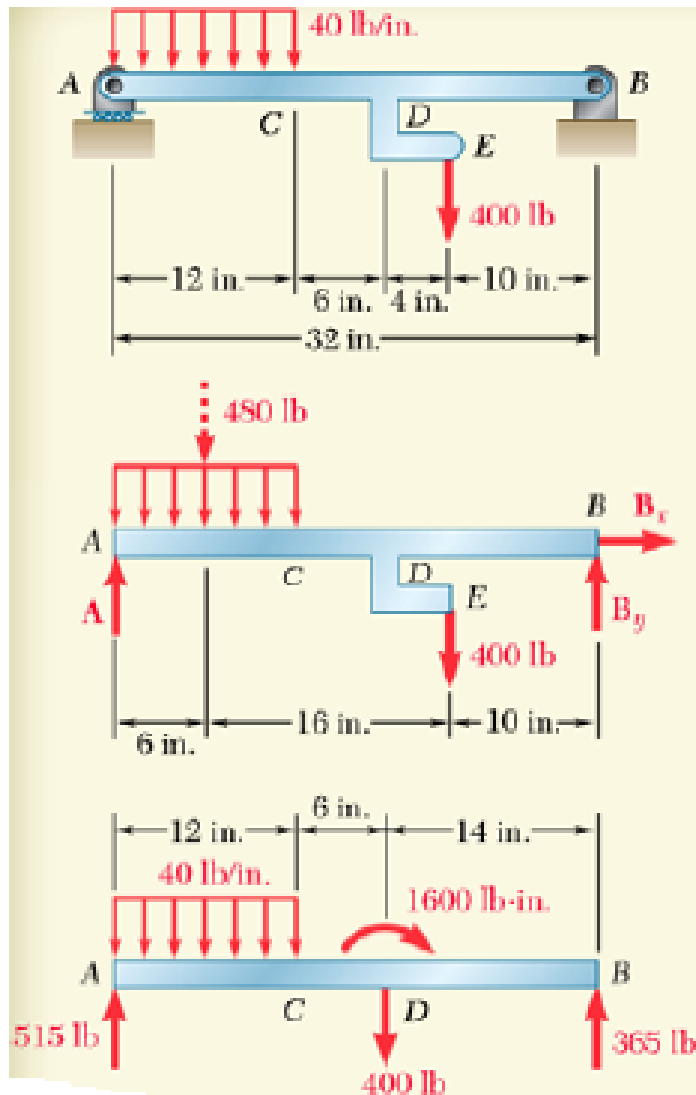


## مثال ۵



مطلوبست ترسیم نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی  
برای تیر بارگذاری شده مقابل.

حل:



$$\sum M_A = 0 :$$

$$B_y(32 \text{ in.}) - (480 \text{ lb})(6 \text{ in.}) - (400 \text{ lb})(22 \text{ in.}) = 0$$

$$B_y = 365 \text{ lb}$$

$$\sum M_B = 0 :$$

$$(480 \text{ lb})(26 \text{ in.}) + (400 \text{ lb})(10 \text{ in.}) - A(32 \text{ in.}) = 0$$

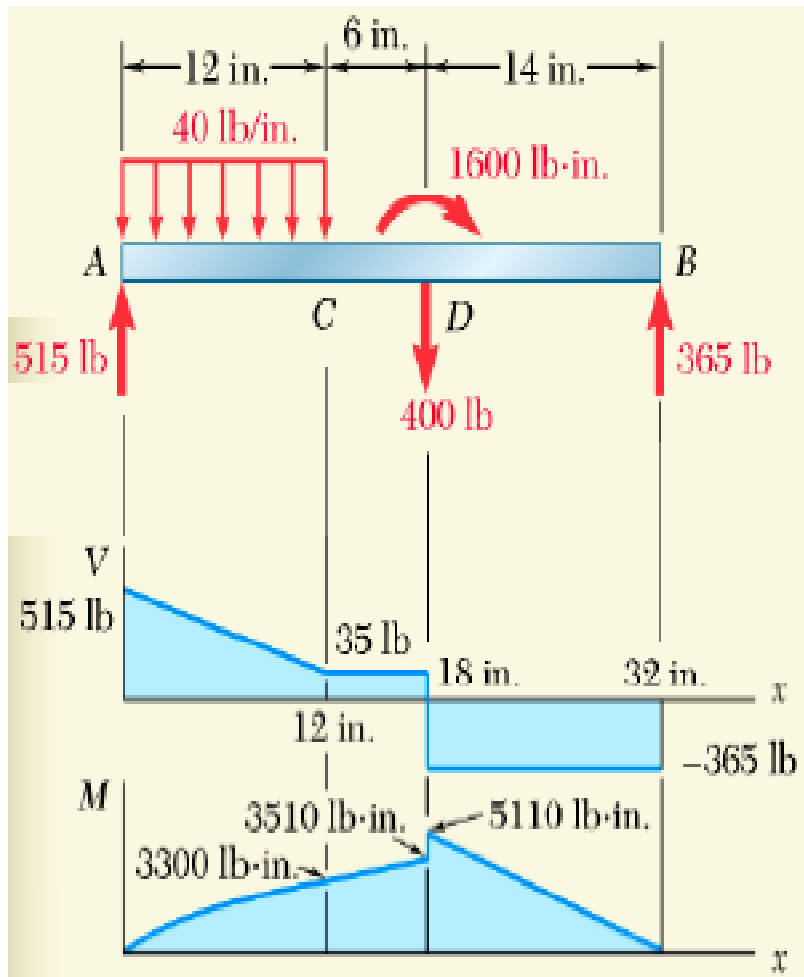
$$A = 515 \text{ lb}$$

$$\sum F_x = 0 :$$

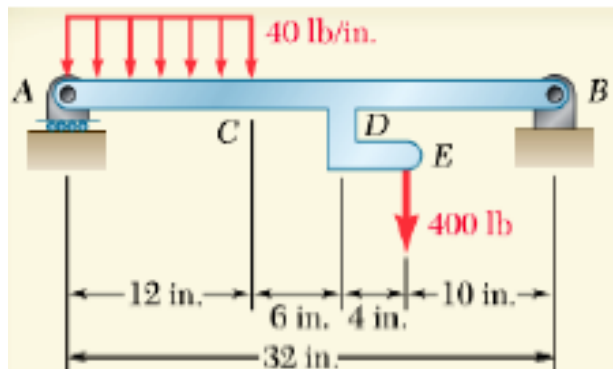
$$B_x = 0$$

- Note: The 400 lb load at E may be replaced by a 400 lb force and 1600 lb-in. couple at D.

حل:

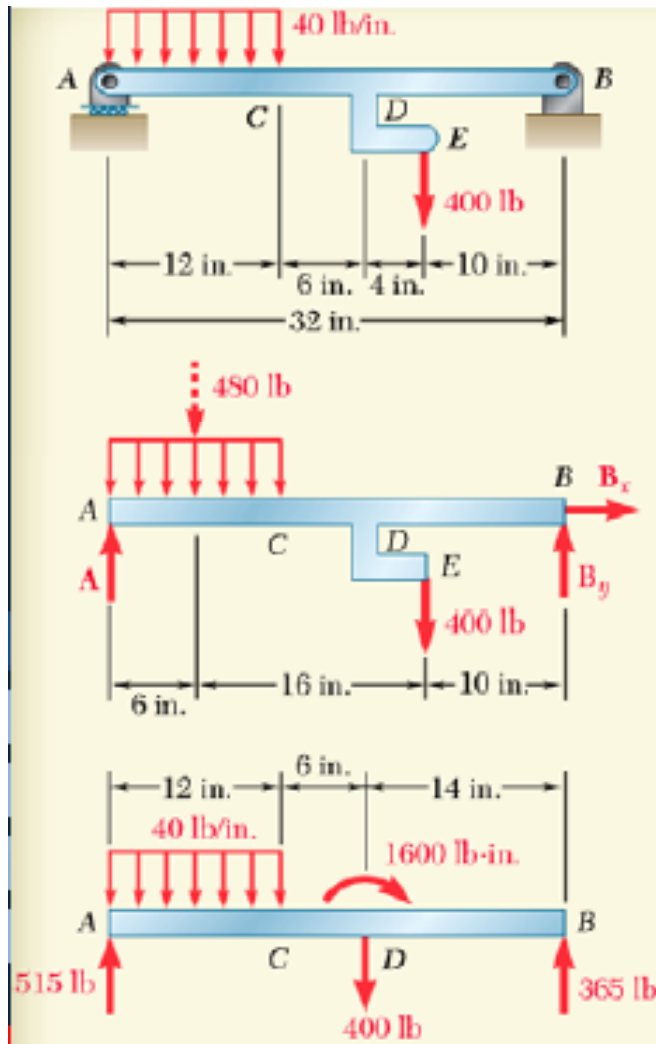


## مثال ۶



مطلوبست ترسیم نمودار نیروی برش و گشتاور خمشی  
برای تیر بارگذاری شده مقابل.

حل:



SOLUTION:

$$\sum M_A = 0:$$

$$B_y(32 \text{ in.}) - (480 \text{ lb})(6 \text{ in.}) - (400 \text{ lb})(22 \text{ in.}) = 0$$

$$B_y = 365 \text{ lb}$$

$$\sum M_B = 0:$$

$$(480 \text{ lb})(26 \text{ in.}) + (400 \text{ lb})(10 \text{ in.}) - A(32 \text{ in.}) = 0$$

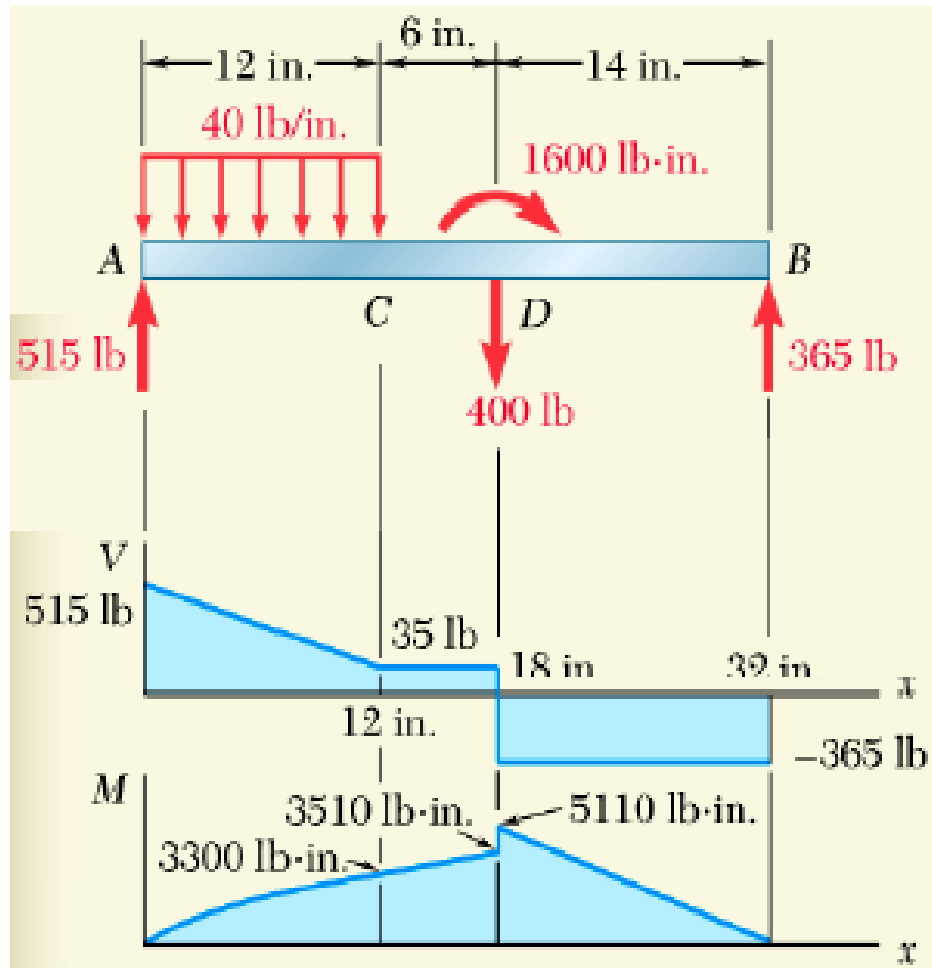
$$A = 515 \text{ lb}$$

$$\sum F_x = 0:$$

$$B_x = 0$$

- Note: The 400 lb load at E may be replaced by a 400 lb force and 1600 lb-in. couple at D.

ادامه حل:



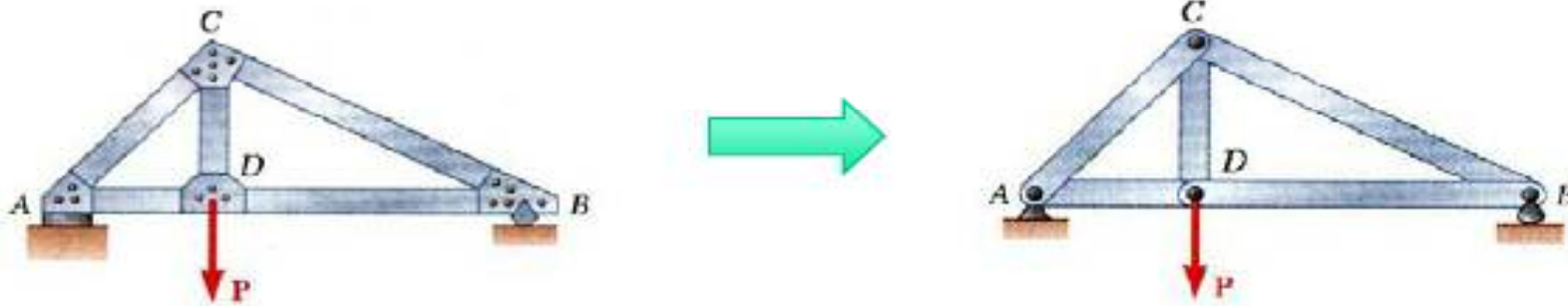
فصل ۵

خرپا

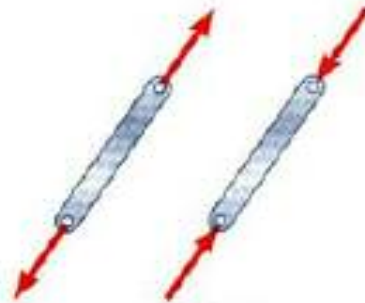


## تعریف خرپا

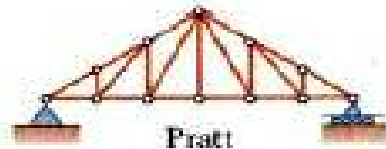
**تعریف خرپا:** خرپاها مثل تیرها برای تحمل بار طراحی می‌شوند. خرپاها از تعدادی عضو دوتیرویی مستقیم تشکیل می‌شوند که توسط نقاط انتهایی شان به یکدیگر متصل می‌شوند.



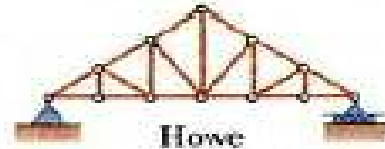
عضو دوتیرویی تحت  
کشش یا فشار



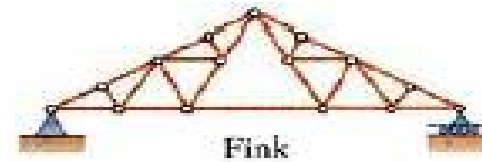
# انواع خریا



Pratt



Howe

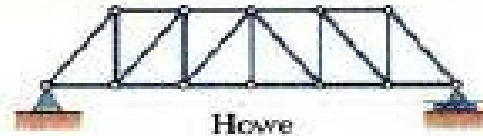


Fink

Typical Roof Trusses



Pratt



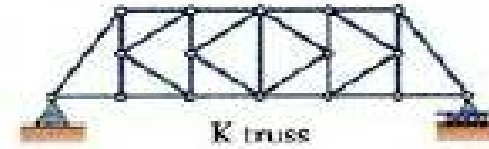
Howe



Warren

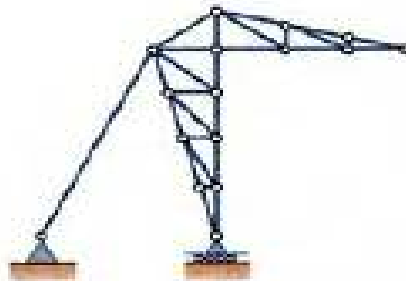


Baltimore

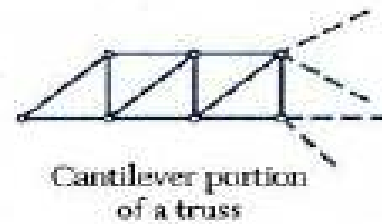


K truss

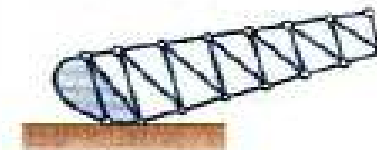
Typical Bridge Trusses



Stadium



Cantilever portion  
of a truss



Bascule

Other Types of Trusses

## تحلیل خرپا

### تحلیل خرپا:

نیروی تکیه‌گاهی در خرپاها، با استفاده از روش تعادل (بررسی تعادل کل خرپا) تعیین می‌شود. همچنین برای تعیین نیروی داخلی هر عضو از خرپا، از روش تعادل مفصل و تعادل مقطع استفاده می‌گردد. لذا برای تحلیل خرپا از دو روش زیر استفاده می‌شود:

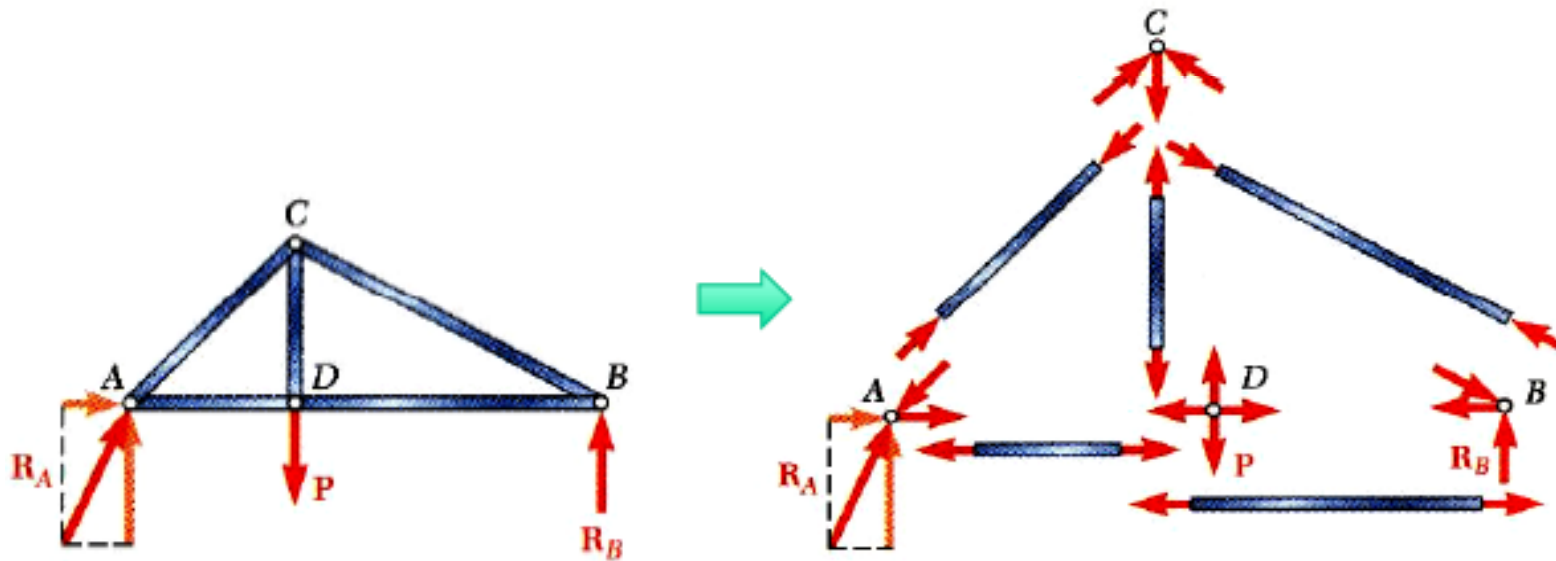
۱- تحلیل خرپا به روش تعادل مفصل (روش گره)

۲- تحلیل خرپا به روش برش (روش مقاطع)

# روش تعادل مفصل برای حل مسائل خرپا

## ۱- تحلیل خرپا به روش تعادل مفصل (روش گره)

در این روش بعد از تعیین نیروی عکس العمل تکیه گاهی، با بررسی تعادل هر مفصل، نیرو و در عضوهای مرتبط به آن مفصل تعیین می گردد.



تعیین عکس العمل تکیه گاهی

بررسی تعادل هر مفصل و  
تعیین نیروی داخلی اعضا

## تعادل یک نقطه مادی (تعادل ذره)

طبق قانون اول نیوتن، برآیند نیروهای وارد بر یک ذره در حال تعادل صفر است. لذا داریم:

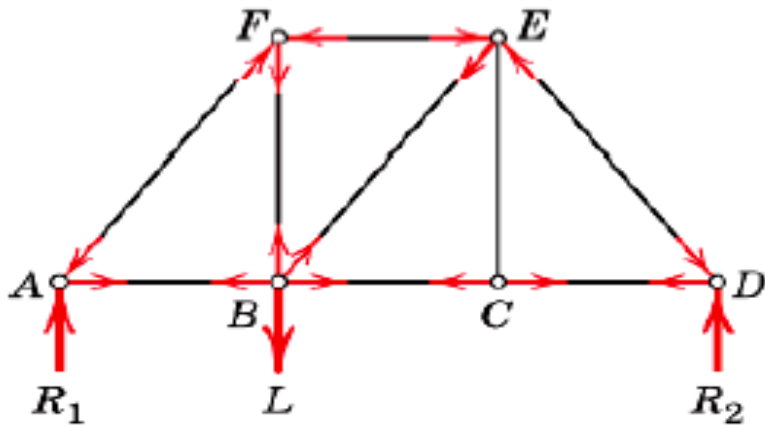
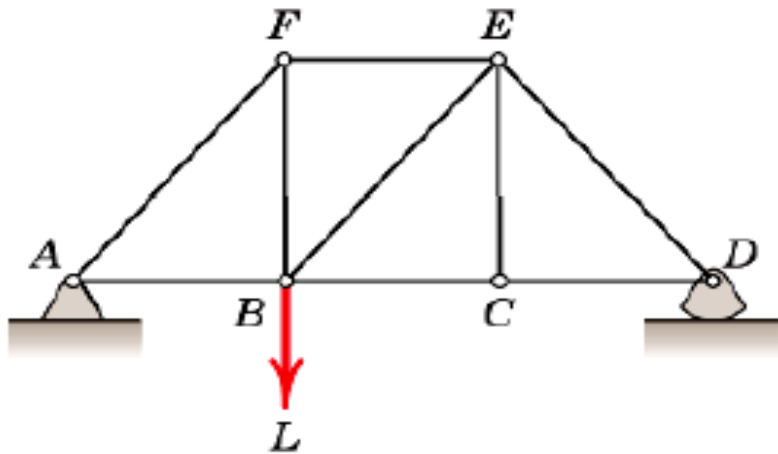
$$\vec{R} = \sum \vec{F} = 0 \Rightarrow \left\{ \begin{array}{l} \Rightarrow 1 - \text{ترسیم چند ضلعی بسته نیروها} \\ \Rightarrow 2 - \begin{cases} R_x = 0 \Rightarrow \sum F_x = 0 \\ R_y = 0 \Rightarrow \sum F_y = 0 \end{cases} \end{array} \right.$$

بنابراین برای حل مسائل به روش تعادل ذره، باید یک نقطه مادی را در نظر بگیریم و ابتدا نمودار آزاد نقطه را ترسیم نموده به یکی از دو روش فوق عمل کنیم. یعنی:

۱- نیروهای وارد بر نقطه مادی را بدنبال یکدیگر ترسیم کرده و چند ضلعی بسته‌ای را ترسیم کنیم.

۲- معادلات تعادل را برای نیروهای وارد بر نقطه مادی بنویسیم.

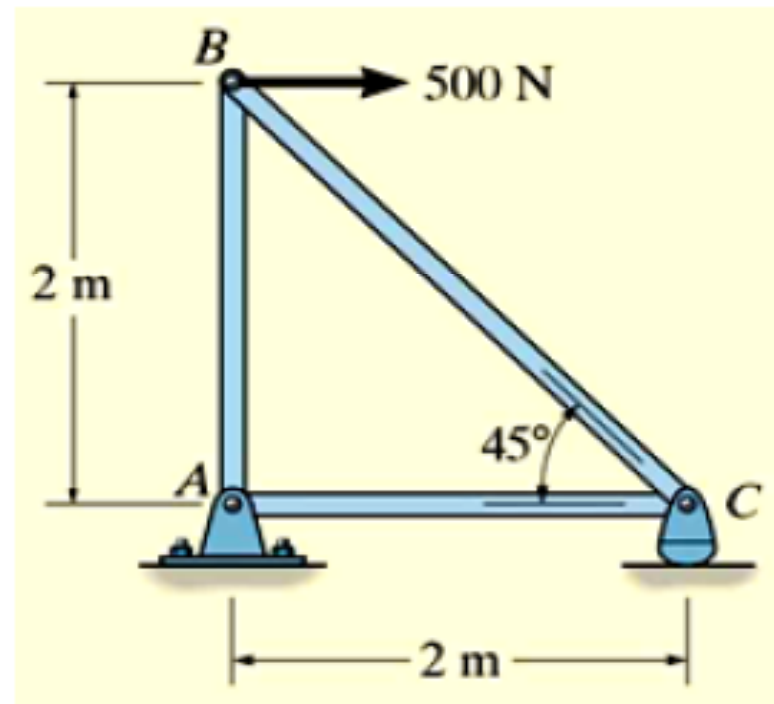
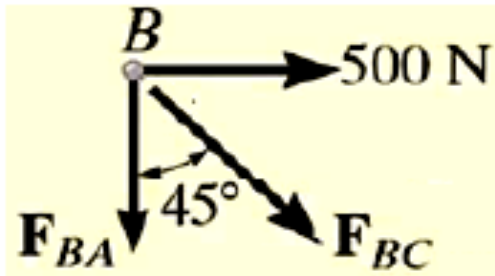
## مثال تعادل مفصل در خرپا



## مثال ۱

بر اساس روش مفصل (تبادل مفصل)، نیروی داخلی هر عضو را تعیین کنید.

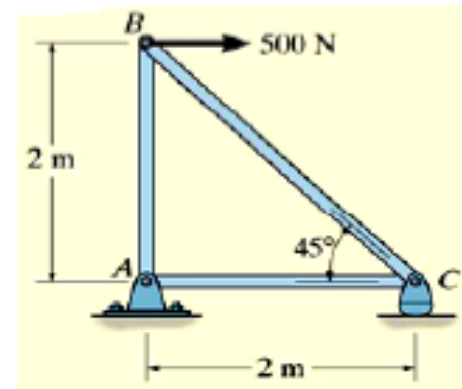
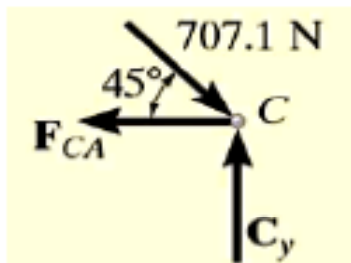
بررسی تعادل گره B



$$\begin{aligned} \rightarrow \Sigma F_x = 0; & \quad 500 \text{ N} + F_{BC} \sin 45^\circ = 0 & F_{BC} = -707.1 \text{ N} \quad (\text{C}) \\ + \uparrow \Sigma F_y = 0; & \quad -F_{BC} \cos 45^\circ - F_{BA} = 0 & F_{BA} = 500 \text{ N} \quad (\text{T}) \end{aligned}$$

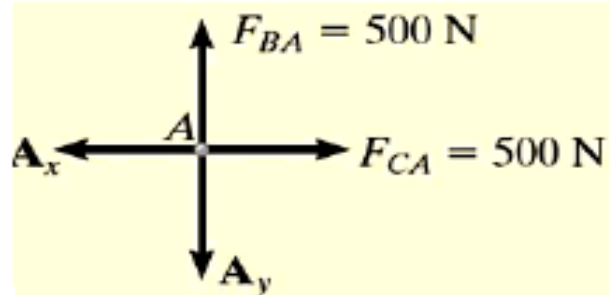
حل:

### بررسی تعادل گره C



$$\begin{aligned} \pm \rightarrow \sum F_x = 0; & \quad -F_{CA} + 707.1 \cos 45^\circ \text{ N} = 0 & \quad F_{CA} = 500 \text{ N (T)} \\ + \uparrow \sum F_y = 0; & \quad C_y - 707.1 \sin 45^\circ \text{ N} = 0 & \quad C_y = 500 \text{ N} \end{aligned}$$

### بررسی تعادل گره A



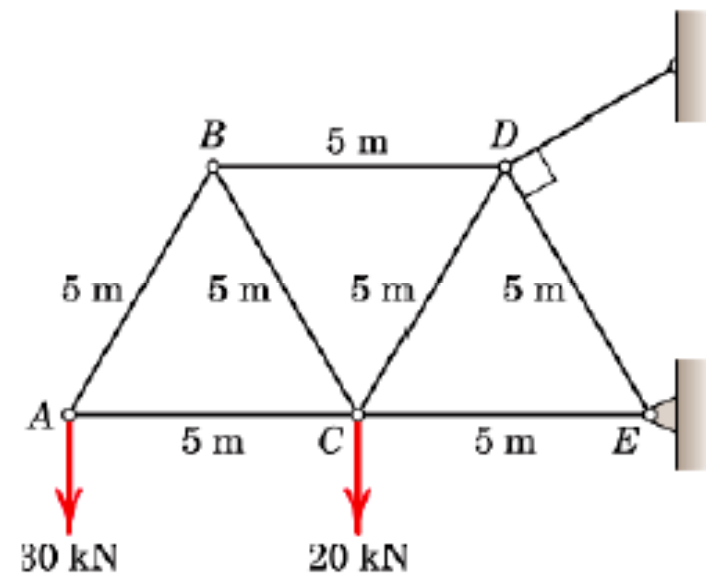
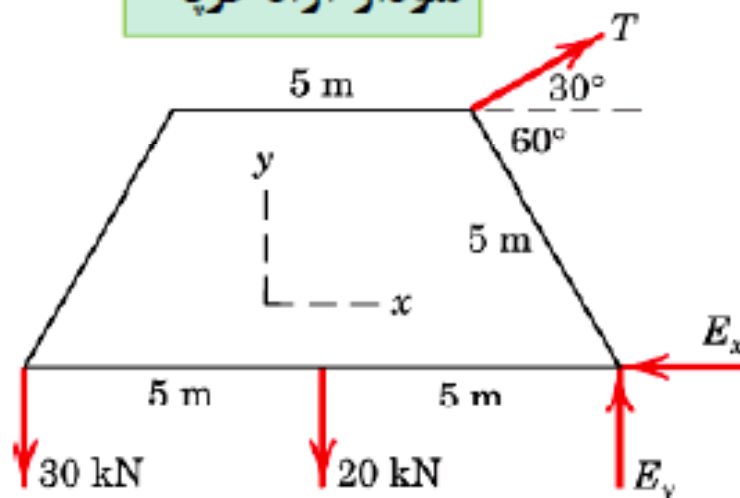
$$\begin{aligned} \pm \rightarrow \sum F_x = 0; & \quad 500 \text{ N} - A_x = 0 & \quad A_x = 500 \text{ N} \\ + \uparrow \sum F_y = 0; & \quad 500 \text{ N} - A_y = 0 & \quad A_y = 500 \text{ N} \end{aligned}$$



## مثال ۲

بر اساس روش مفصل (تبادل مفصل)، نیروی داخلی هر عضو را تعیین کنید.

نمودار آزاد خریا

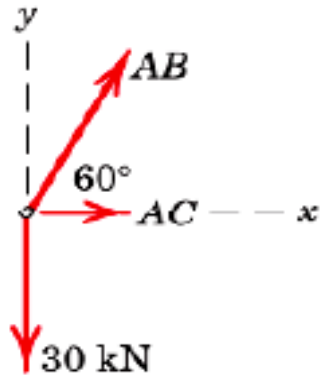


$$[\Sigma M_E = 0] \quad 5T - 20(5) - 30(10) = 0 \quad T = 80 \text{ kN}$$

$$[\Sigma F_x = 0] \quad 80 \cos 30^\circ - E_x = 0 \quad E_x = 69.3 \text{ kN}$$

$$[\Sigma F_y = 0] \quad 80 \sin 30^\circ + E_y - 20 - 30 = 0 \quad E_y = 10 \text{ kN}$$

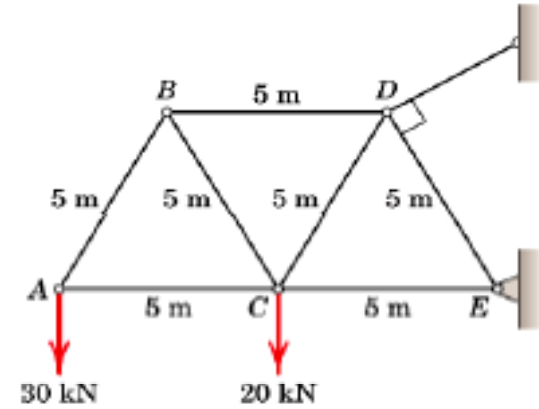
حل:



بررسی تعادل مفصل A:

$$[\Sigma F_y = 0] \quad 0.866AB - 30 = 0 \quad AB = 34.6 \text{ kN} \quad T$$

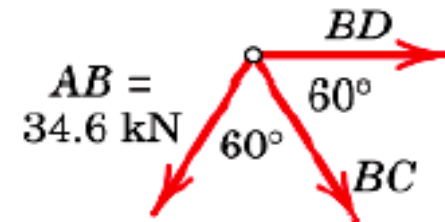
$$[\Sigma F_x = 0] \quad AC + 0.5(34.6) = 0 \quad AC = -17.32 \text{ kN} \quad C$$



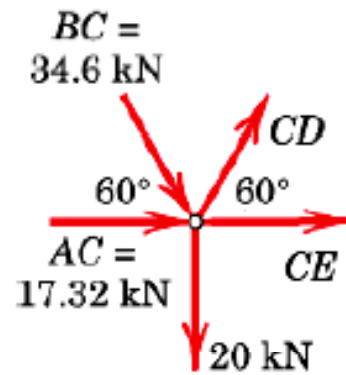
بررسی تعادل مفصل B:

$$[\Sigma F_y = 0] \quad -0.866BC - 0.866(34.6) = 0 \quad BC = -34.6 \text{ kN} \quad C$$

$$[\Sigma F_x = 0] \quad BD - (0.5)(34.6) + (0.5)(-34.6) = 0 \quad BD = 34.6 \text{ kN} \quad T$$



حل:



بررسی تعادل مفصل C:

$$[\Sigma F_y = 0]$$

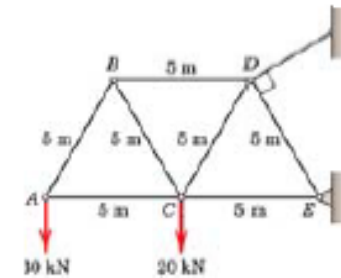
$$0.866CD - 0.866(34.6) - 20 = 0$$

$$CD = 57.7 \text{ kN } T$$

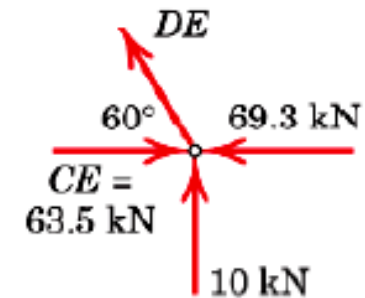
$$[\Sigma F_x = 0]$$

$$CE + 17.32 + 0.5(34.6) + 0.5(57.7) = 0$$

$$CE = -63.5 \text{ kN } C$$



بررسی تعادل مفصل E:



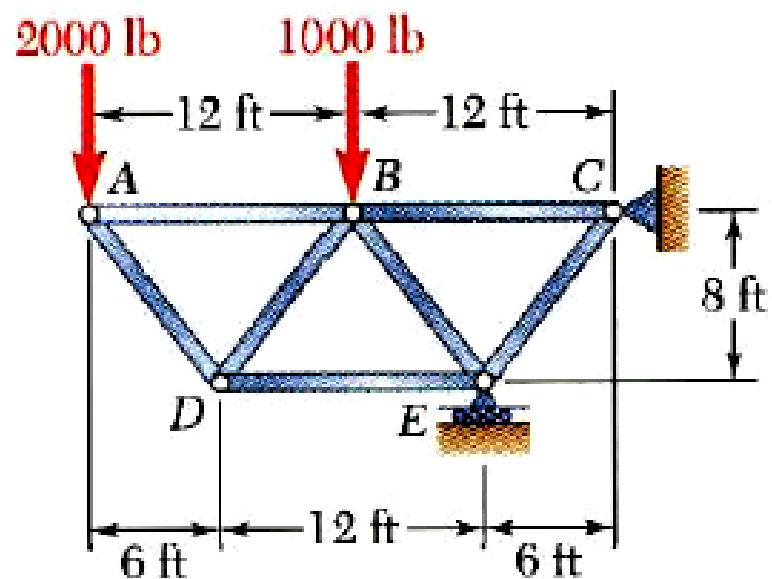
$$[\Sigma F_y = 0]$$

$$0.866DE + 10 = 0$$

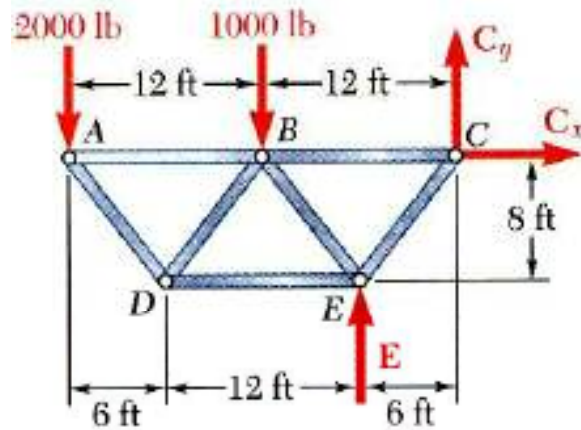
$$DE = -11.55 \text{ kN } C$$

## مثال

بر اساس روش مفصل (تبادل مفصل)، نیروی داخلی هر عضو را تعیین کنید.



حل:



حل:

ابتدا با بررسی تعادل کل خرپا، عکس  
العمل تکیه گاهی تعیین می شود.

$$\sum M_c = 0$$

$$(2000 \text{ lb})(24 \text{ ft}) + (1000 \text{ lb})(12 \text{ ft}) - E(6 \text{ ft}) = 0$$

$$E = 10,000 \text{ lb} \uparrow$$

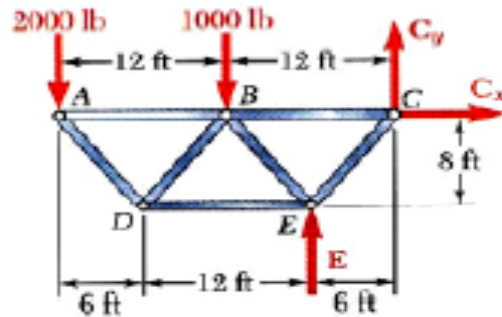
$$\sum F_x = 0 = C_x$$

$$C_x = 0$$

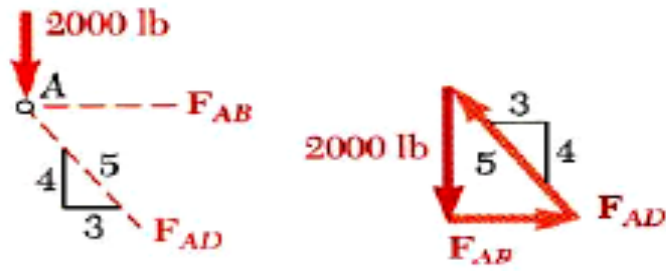
$$\sum F_y = 0 = -2000 \text{ lb} - 1000 \text{ lb} + 10,000 \text{ lb} + C_y$$

$$C_y = 7000 \text{ lb} \downarrow$$

حل



بررسی تعادل مفصل A.

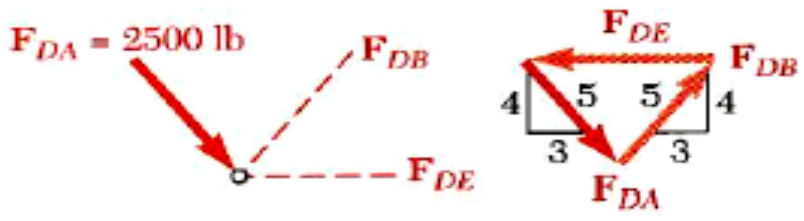


$$\frac{2000 \text{ lb}}{4} = \frac{F_{AB}}{3} = \frac{F_{AD}}{5}$$

$$F_{AB} = 1500 \text{ lb } T$$

$$F_{AD} = 2500 \text{ lb } C$$

بررسی تعادل مفصل D.



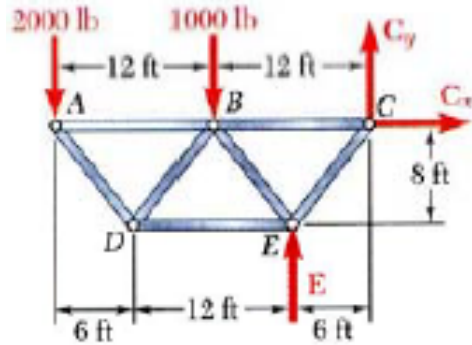
$$F_{DB} = F_{DA}$$

$$F_{DE} = 2\left(\frac{3}{5}\right)F_{DA}$$

$$F_{DB} = 2500 \text{ lb } T$$

$$F_{DE} = 3000 \text{ lb } C$$

حل:



بررسی تعادل مفصل B.

$$\sum F_y = 0 = -1000 - \frac{4}{5}(2500) - \frac{4}{5}F_{BE}$$

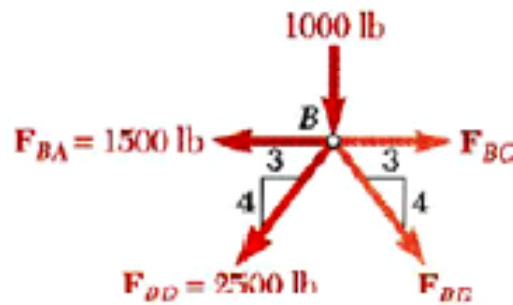
$$F_{BE} = -3750 \text{ lb}$$

$$F_{BE} = 3750 \text{ lb } C$$

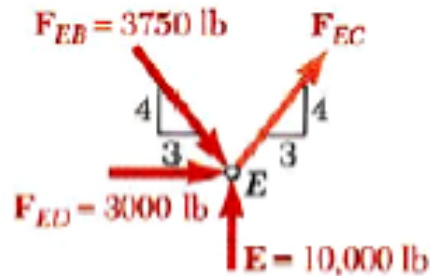
$$\sum F_x = 0 = F_{BC} - 1500 - \frac{3}{5}(2500) - \frac{3}{5}(3750)$$

$$F_{BC} = +5250 \text{ lb}$$

$$F_{BC} = 5250 \text{ lb } T$$



بررسی تعادل مفصل E.



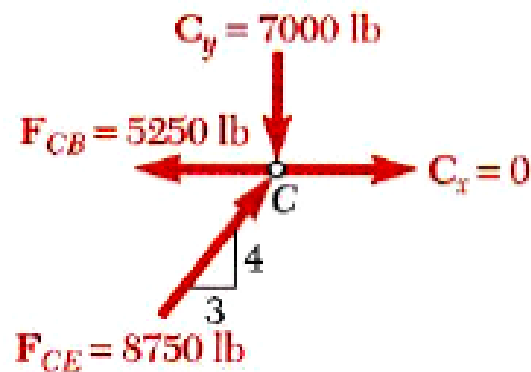
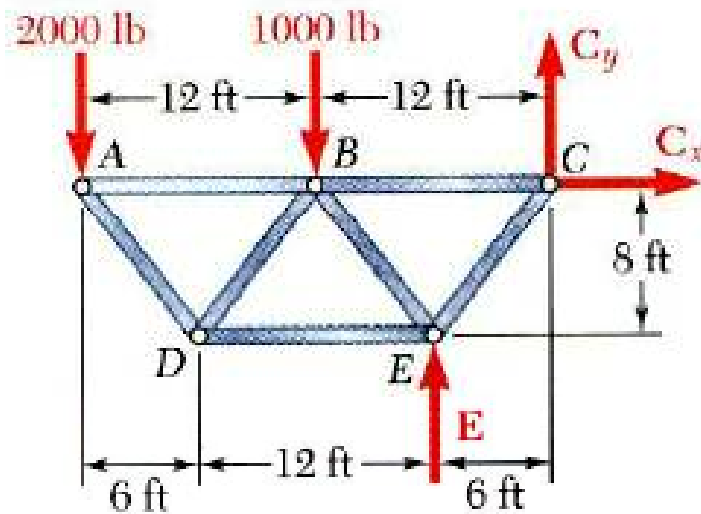
$$\sum F_x = 0 = \frac{3}{5}F_{EC} + 3000 + \frac{3}{5}(3750)$$

$$F_{EC} = -8750 \text{ lb}$$

$$F_{EC} = 8750 \text{ lb } C$$

حل:

بررسی تعادل مفصل C برای کنترل  
جوابهای بدست آمده:



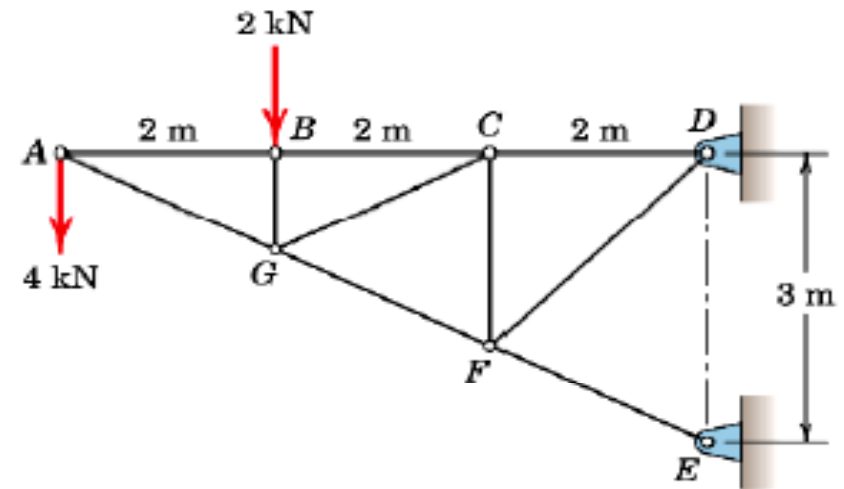
$$\sum F_x = -5250 + \frac{3}{5}(8750) = 0 \quad (\text{checks})$$

$$\sum F_y = -7000 + \frac{4}{5}(8750) = 0 \quad (\text{checks})$$



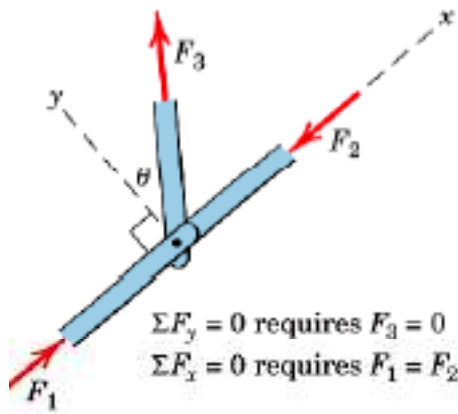
## تمرین

بر اساس روش مفصل (تبادل مفصل)، نیروی داخلی عضو  $GC$  و  $FC$  را تعیین کنید.

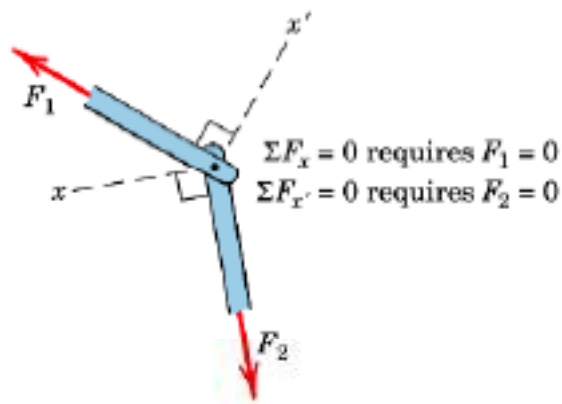


$$CG = 2.24 \text{ kN } T, \quad CF = 1 \text{ kN } C$$

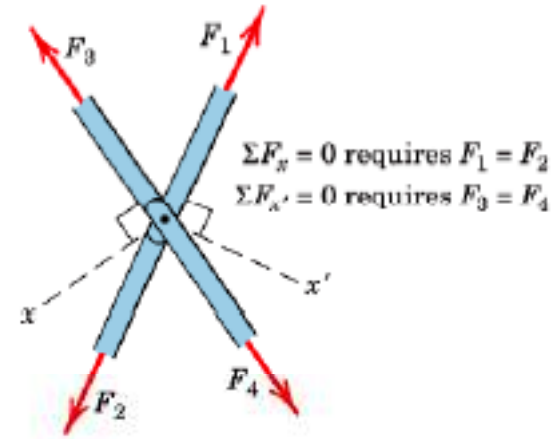
# عضوهای صفر



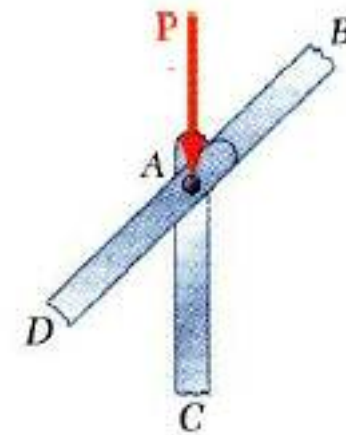
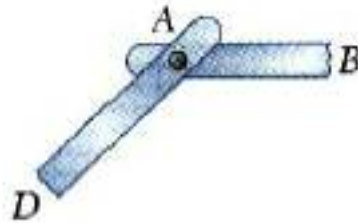
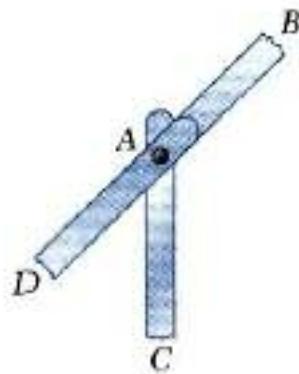
(a)



(b)



(c)





## روش برش برای حل مسائل خرپا

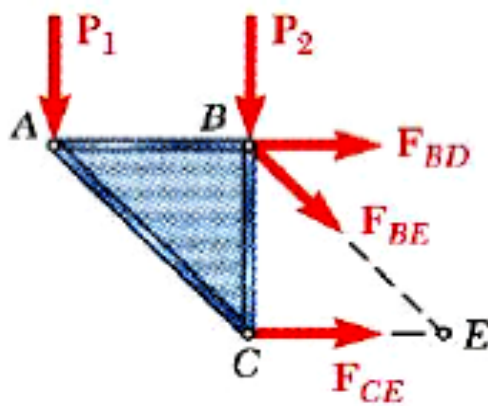
### ۲- تحلیل خرپا به روش برش (روش مقاطع)

روش برش، برای وقتی که تنها نیروی یک یا چند عضو از خرپا مورد نظر باشد کارآمدتر است.

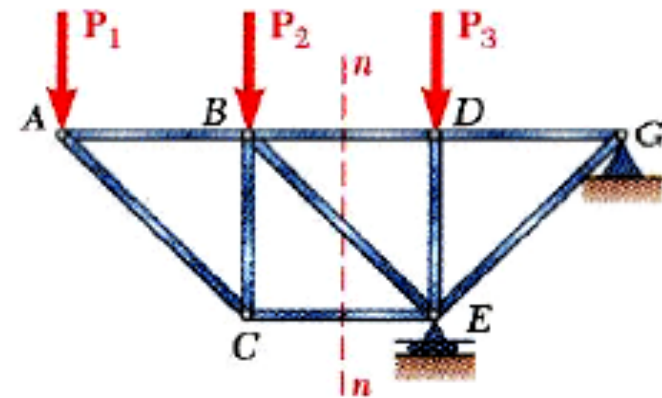
در این روش بعد از تعیین نیروی عکس العمل تکیه گاهی، دو گام زیر اجرا می شود:

۱- تعیین مسیر برش بگونه ای که عضو مورد نظر و حداکثر سه عضو از خرپا برش بخورد.

۲- با بررسی تعادل یکی از دو قسمت برش خورده می توان نیروهای اعضا برش خورده را بدست آورد (سه مجهول حل می شود).



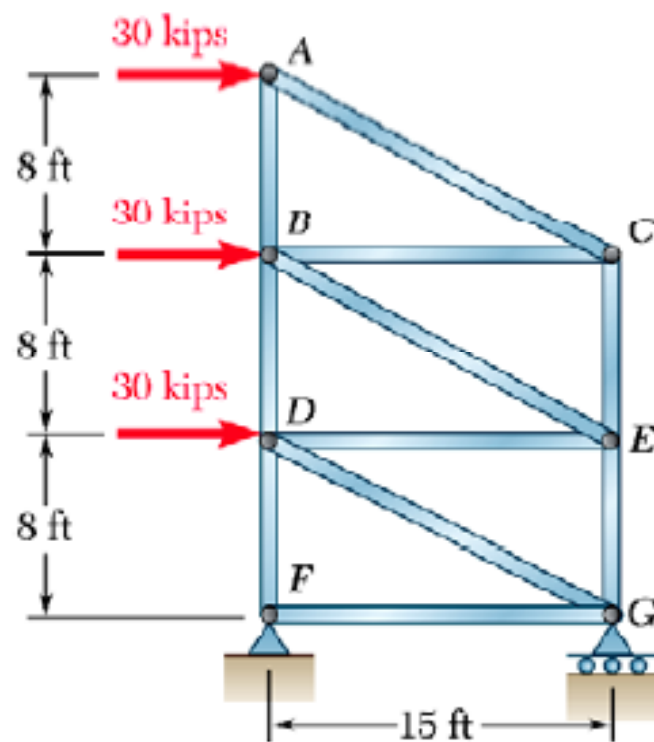
بررسی تعادل سمت چپ برش  $nn$



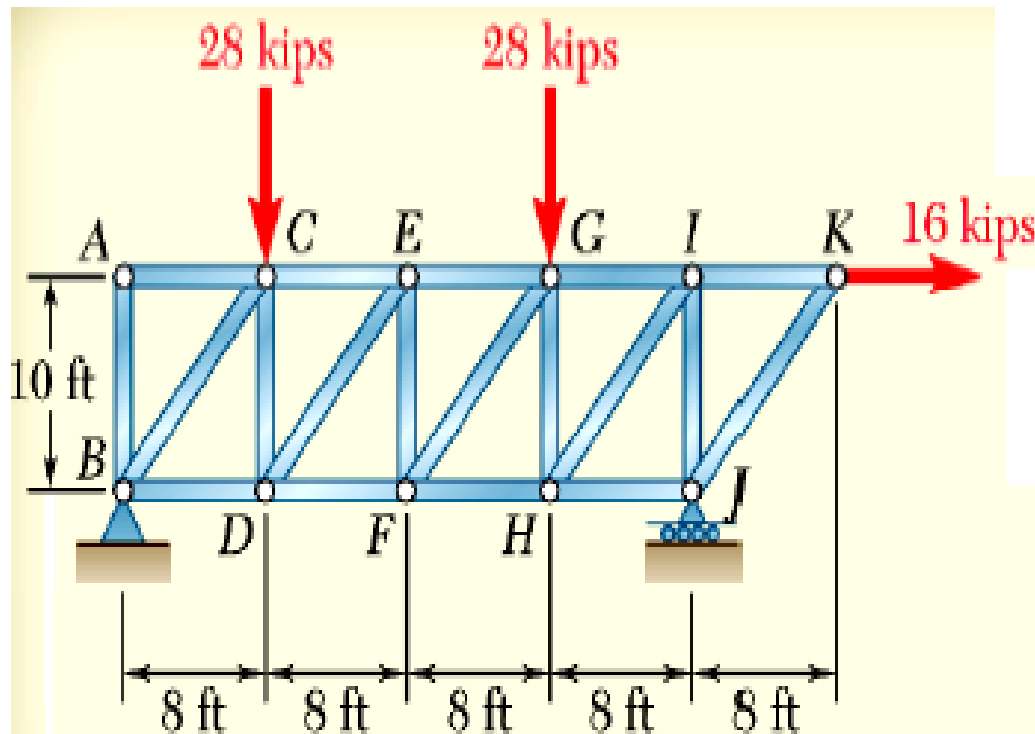
تعیین مسیر برش

## مثال

بر اساس روش برش، نیروی داخلی عضوهای BD و DE را تعیین کنید.

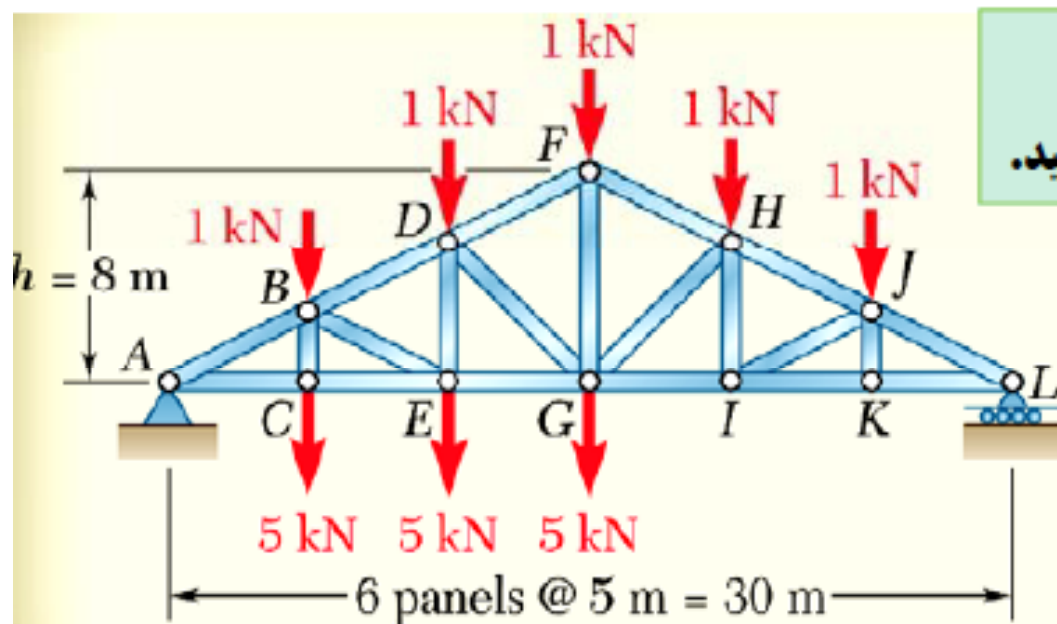


## مثال



بر اساس روش برش، نیروی داخلی  
عضوهای EF و GI را تعیین کنید.

## مثال



بر اساس روش برش، نیروی داخلی  
عضوهای FH و GI و GH را تعیین کنید.

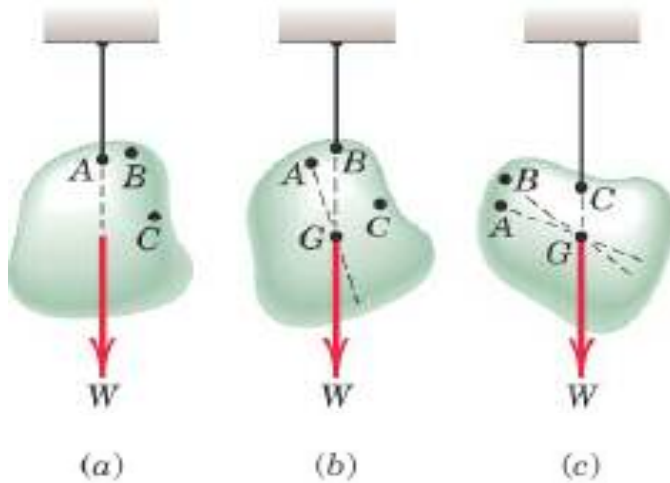
فصل ۶

مرکز هندسی، گشتاور اول سطح

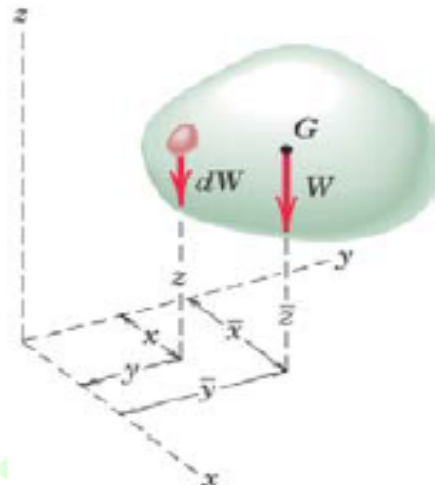


# مرکز ثقل یک جسم

مرکز ثقل یک جسم و موقعیت آن.



نیروی وزن اجسام به یک نقطه به نام مرکز ثقل جسم (نقطه G) اثر می کند :



مطابق قضیه وارینیون، گشتاور یک نیرو با گشتاور مولفه های آن نیرو برابر است. یعنی:

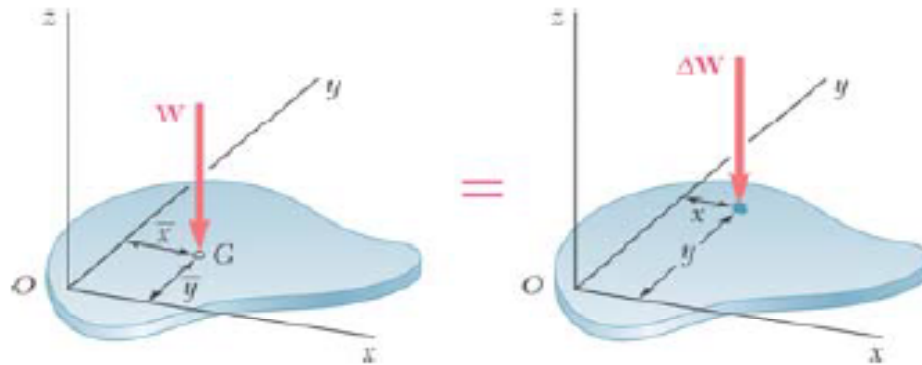
$$\bar{x}W = \int x dW$$

نهایتاً موقعیت مرکز جرم اجسام بصورت زیر قابل تعیین است:

$$\bar{x} = \frac{\int x dW}{W} \quad \bar{y} = \frac{\int y dW}{W} \quad \bar{z} = \frac{\int z dW}{W}$$

## مرکز ثقل یک صفحه

موقعیت مرکز ثقل و مرکز سطح صفحه نشان داده شده (دارای مساحت  $A$  و ضخامت  $t$ ) را بدست آورید.



حل:

ابتدا تعیین  $\bar{y}$ :

اگر وزن کل  $W$  را به چندین جز  $\Delta W$  تقسیم کنیم، خواهیم داشت:

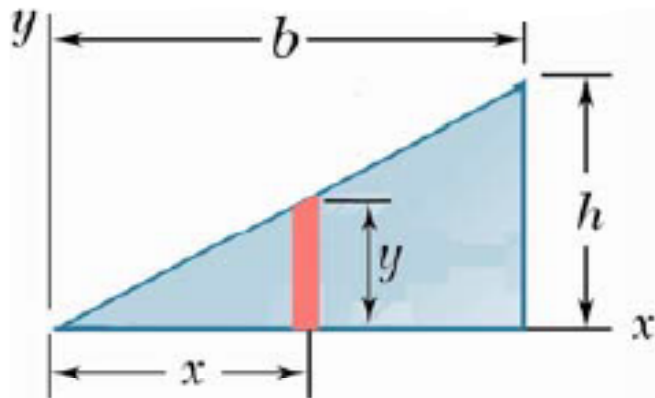
$$\sum M_x: \Rightarrow \bar{y} W = \sum y \Delta W \Rightarrow \bar{y} = \frac{\sum y \Delta W}{W} \Rightarrow \bar{y} = \frac{\int y dW}{W}$$

$$W = \rho g V = \rho g t A \Rightarrow \bar{y} = \frac{\sum y \Delta A}{A} \Rightarrow \bar{y} = \frac{\int y dA}{A}$$

نهایتاً برای مرکز سطح، نتیجه می شود:

$$\bar{y} = \frac{\int y dA}{A} \quad \text{and} \quad \bar{x} = \frac{\int x dA}{A}$$

## مثال:



موقعیت مرکز سطح مثلث نشان داده شده را بدست آورید.

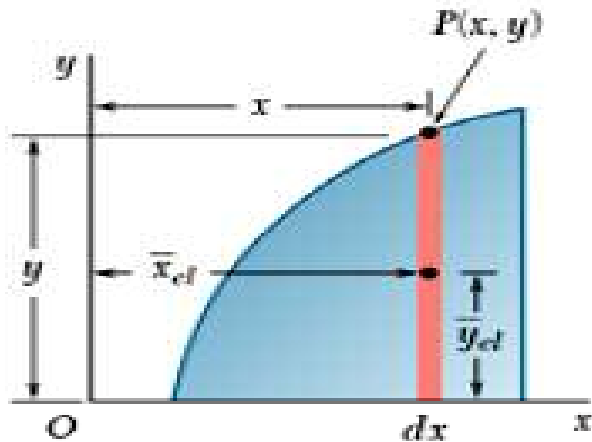
$$\frac{y}{x} = \frac{h}{b} \Rightarrow y = \frac{h}{b}x$$

$$dA = ydx = \frac{h}{b}x dx$$

$$\bar{x}A = \int x dA = \int \frac{h}{b}x^2 dx = \frac{h}{b} \left[ \frac{x^3}{3} \right]_0^b = \frac{hb^2}{3}$$

$$A = \frac{bh}{2} \Rightarrow \bar{x} = \frac{2}{3}b$$

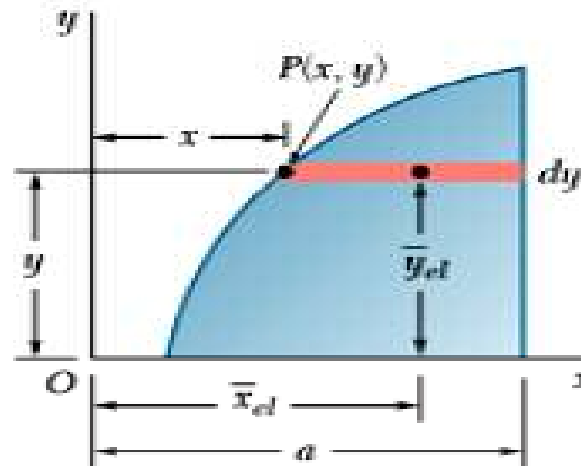
## تعیین مرکز سطح با انتگرال گیری



$$\bar{x}_{el} = x$$

$$\bar{y}_{el} = y/2$$

$$dA = y dx$$



$$\bar{x}_{el} = \frac{a+x}{2}$$

$$\bar{y}_{el} = y$$

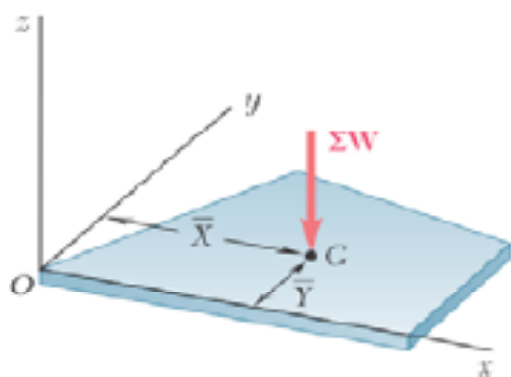
$$dA = (a-x) dy$$

$$Q_y = \bar{x}A = \int \bar{x}_{el} dA$$

$$Q_x = \bar{y}A = \int \bar{y}_{el} dA$$

## موقعیت مرکز سطح برای سطوح مرکب

موقعیت مرکز سطح برای سطوح مرکب.

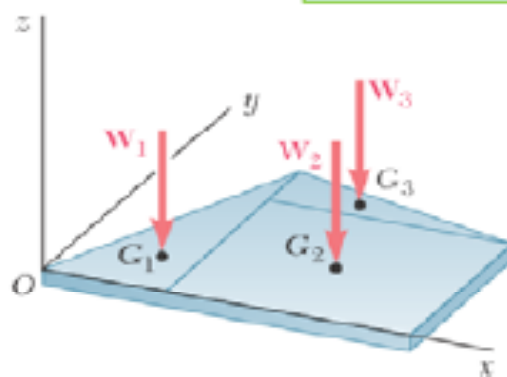


$$W = \rho g V = \rho g t A = k A$$

$$\bar{x} = \frac{\sum_{i=1}^n x_i A_i}{A}$$

$$\bar{y} = \frac{\sum_{i=1}^n y_i A_i}{A}$$

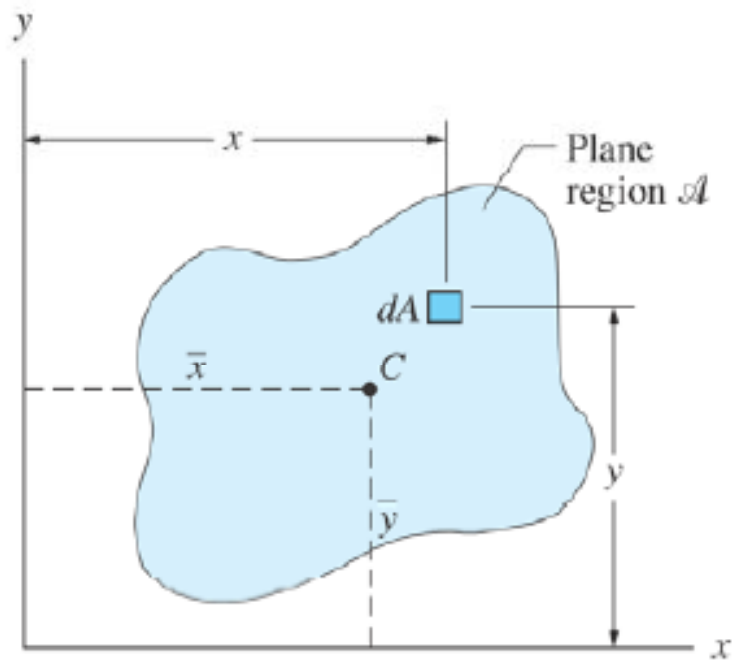
=



اگر مساحت کل  $A$  به  $n$  سطح معلوم (شناخته شده) قابل تقسیم باشد، خواهیم داشت:

## گشتاور اول سطح

گشتاور اول سطح نسبت به محور X و Y  
بصورت زیر تعریف می شود:



$$Q_x = \bar{y}A = \sum_{i=1}^n y_i A_i = \int y dA$$
$$Q_y = \bar{x}A = \sum_{i=1}^n x_i A_i = \int x dA$$

بنابراین برای مرکز سطح، می توان روابط زیر نیز نوشت:

$$\bar{y} = \frac{\sum_{i=1}^n y_i A_i}{A} = \frac{Q_x}{A} \quad \text{and} \quad \bar{x} = \frac{\sum_{i=1}^n x_i A_i}{A} = \frac{Q_y}{A}$$

# مرکز هندسی سطوح متعارف

	شکل	$\bar{x}$	$\bar{y}$	مساحت
مثلث			$\frac{h}{3}$	$\frac{bh}{2}$
ربع دایره		$\frac{4r}{3\pi}$	$\frac{4r}{3\pi}$	$\frac{\pi r^2}{4}$
نیم دایره		0	$\frac{4r}{3\pi}$	$\frac{\pi r^2}{2}$
پاراابول		$\frac{n+1}{n+2} a$	$\frac{n+1}{4n+2} h$	$\frac{a h}{n+1}$
قطاع دایره		$\frac{2r \sin \alpha}{3\alpha}$	0	$\alpha r^2$

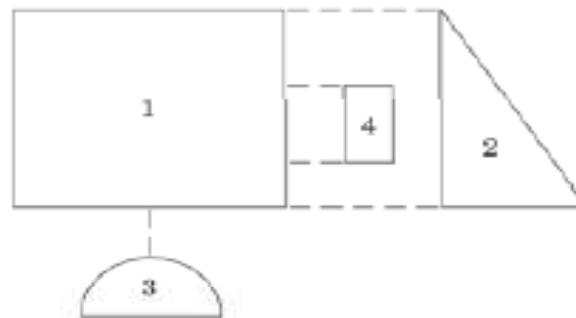
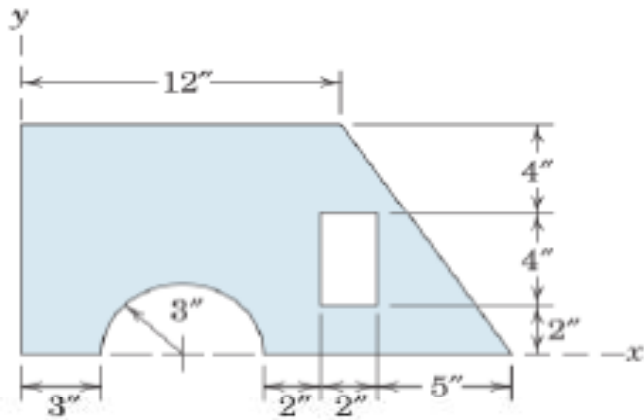
## مرکز هندسی سطوح متعارف

	شکل	$\bar{x}$	$\bar{y}$	مساحت
ربع بیضی		$\frac{4a}{3\pi}$	$\frac{4b}{3\pi}$	$\frac{\pi ab}{4}$
نیم بیضی		0	$\frac{4b}{3\pi}$	$\frac{\pi ab}{2}$
نیم بیضی		$\frac{3a}{8}$	$\frac{3h}{5}$	$\frac{2ah}{3}$
بیضی		0	$\frac{3h}{5}$	$\frac{4ah}{3}$



# مثال

موقعیت مرکز سطح را برای سطح داده شده بدست آورید.



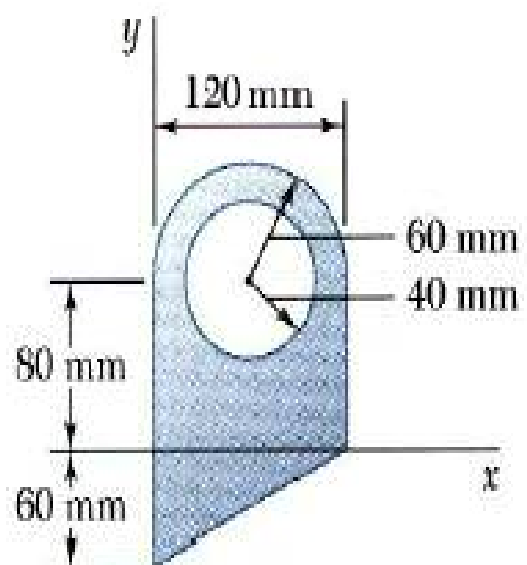
PART	A in. <sup>2</sup>	$\bar{x}$ in.	$\bar{y}$ in.	$\bar{x}A$ in. <sup>3</sup>	$\bar{y}A$ in. <sup>3</sup>
1	120	6	5	720	600
2	30	14	10/3	420	100
3	-14.14	6	1.273	-84.8	-18
4	-8	12	4	-96	-32
TOTALS	127.9			959	650

$$\bar{X} = \frac{\sum A\bar{x}}{\sum A} \quad \bar{X} = \frac{959}{127.9} = 7.50 \text{ in.}$$

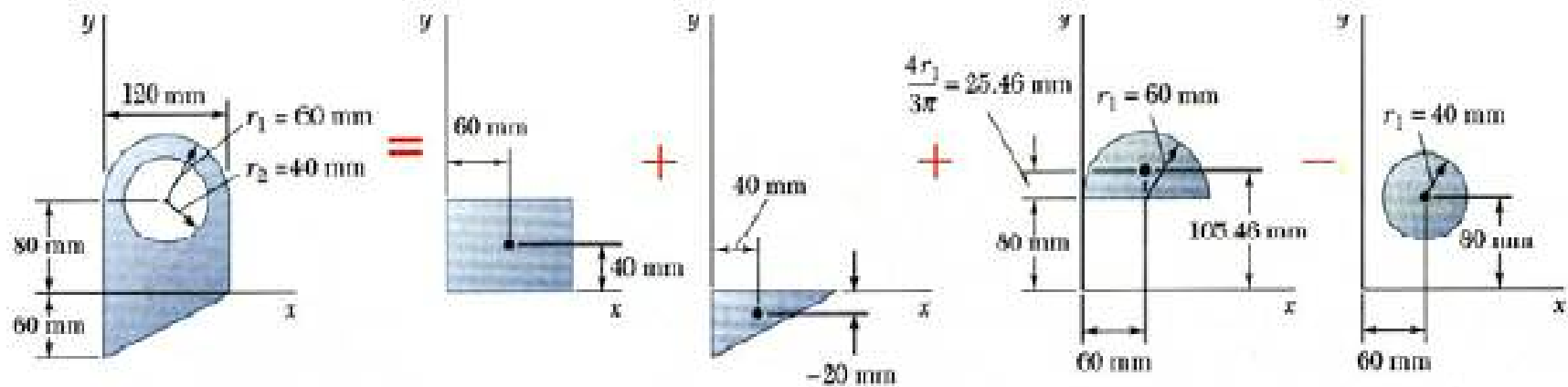
$$\bar{Y} = \frac{\sum A\bar{y}}{\sum A} \quad \bar{Y} = \frac{650}{127.9} = 5.08 \text{ in.}$$

## مثال

موقعیت مرکز سطح و گشتاور اول سطح را برای سطح داده شده بدست آورید.



حل:

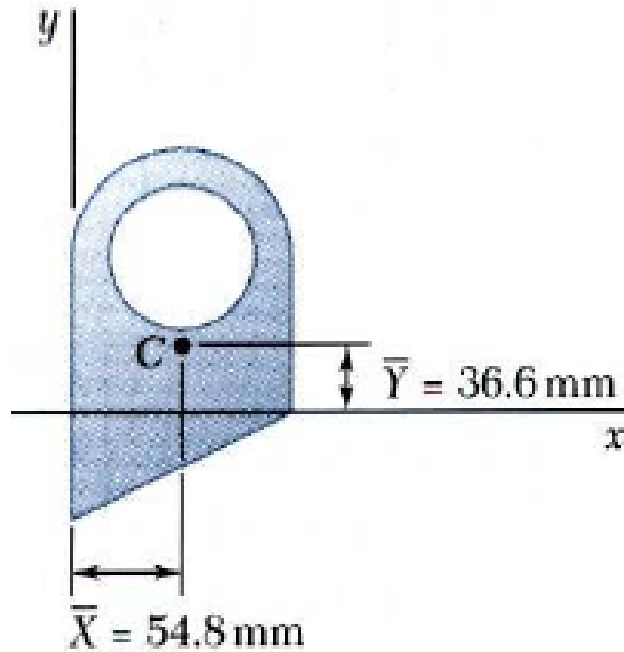


Component	$A, \text{mm}^2$	$\bar{x}, \text{mm}$	$\bar{y}, \text{mm}$	$\bar{x}A, \text{mm}^3$	$\bar{y}A, \text{mm}^3$
Rectangle	$(120)(80) = 9.6 \times 10^3$	60	40	$+576 \times 10^3$	$+384 \times 10^3$
Triangle	$\frac{1}{2}(120)(60) = 3.6 \times 10^3$	40	-20	$+144 \times 10^3$	$-72 \times 10^3$
Semicircle	$\frac{1}{2}\pi(60)^2 = 5.655 \times 10^3$	60	105.46	$+339.3 \times 10^3$	$+596.4 \times 10^3$
Circle	$-\pi(40)^2 = -5.027 \times 10^3$	60	80	$-301.6 \times 10^3$	$-402.2 \times 10^3$
	$\Sigma A = 13.828 \times 10^3$			$\Sigma \bar{x}A = +757.7 \times 10^3$	$\Sigma \bar{y}A = +506.2 \times 10^3$

$$Q_x = +506.2 \times 10^3 \text{ mm}^3$$

$$Q_y = +757.7 \times 10^3 \text{ mm}^3$$

ادامه حل:



$$\bar{X} = \frac{\sum \bar{x}A}{\sum A} = \frac{+757.7 \times 10^3 \text{ mm}^3}{13.828 \times 10^3 \text{ mm}^2}$$

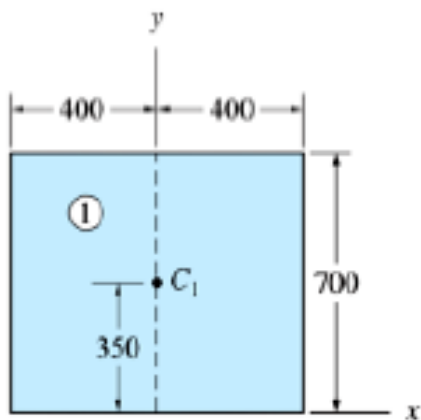
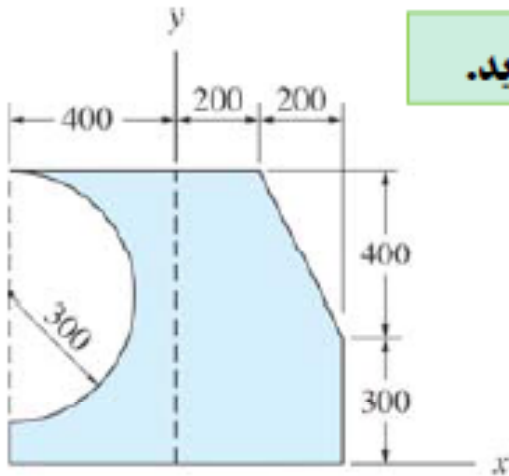
$$\boxed{\bar{X} = 54.8 \text{ mm}}$$

$$\bar{Y} = \frac{\sum \bar{y}A}{\sum A} = \frac{+506.2 \times 10^3 \text{ mm}^3}{13.828 \times 10^3 \text{ mm}^2}$$

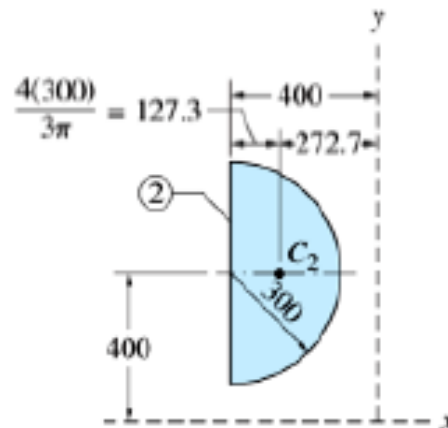
$$\boxed{\bar{Y} = 36.6 \text{ mm}}$$

## مثال:

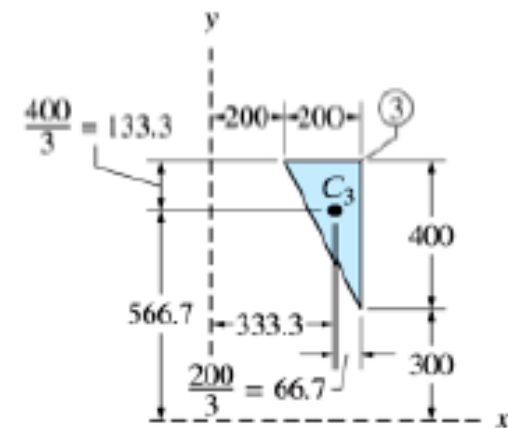
موقعیت مرکز سطح و گشتاور اول سطح را برای سطح داده شده بدست آورید.



$$\text{Area} = (700)(800) = 560 \times 10^3 \text{ mm}^2 \oplus$$



$$\text{Area} = \frac{\pi}{2}(300)^2 = 141.4 \times 10^3 \text{ mm}^2 \ominus$$



$$\text{Area} = \frac{1}{2}(200)(400) = 40 \times 10^3 \text{ mm}^2 \ominus$$

ادامه حل:

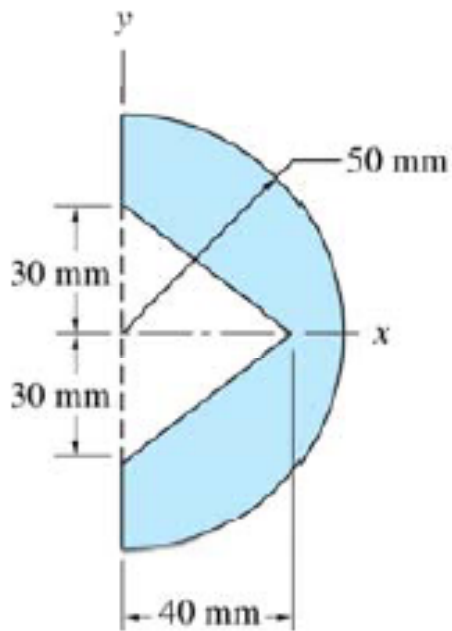
Shape	Area $A$ ( $\text{mm}^2$ )	$\bar{x}$ (mm)	$A\bar{x}$ ( $\text{mm}^3$ )	$\bar{y}$ (mm)	$A\bar{y}$ ( $\text{mm}^3$ )
1 (Rectangle)	$+560.0 \times 10^3$	0	0	+350	$196.0 \times 10^6$
2 (Semicircle)	$-141.4 \times 10^3$	-272.7	$+38.56 \times 10^6$	+400	$-56.56 \times 10^6$
3 (Triangle)	$-40.0 \times 10^3$	+333.3	$-13.33 \times 10^6$	+566.7	$-22.67 \times 10^6$
$\Sigma$	$+378.6 \times 10^3$	...	$+25.23 \times 10^6$	...	$+116.77 \times 10^6$

$$\bar{x} = \frac{\Sigma A\bar{x}}{\Sigma A} = \frac{+25.23 \times 10^6}{+378.6 \times 10^3} = 66.6 \text{ mm}$$

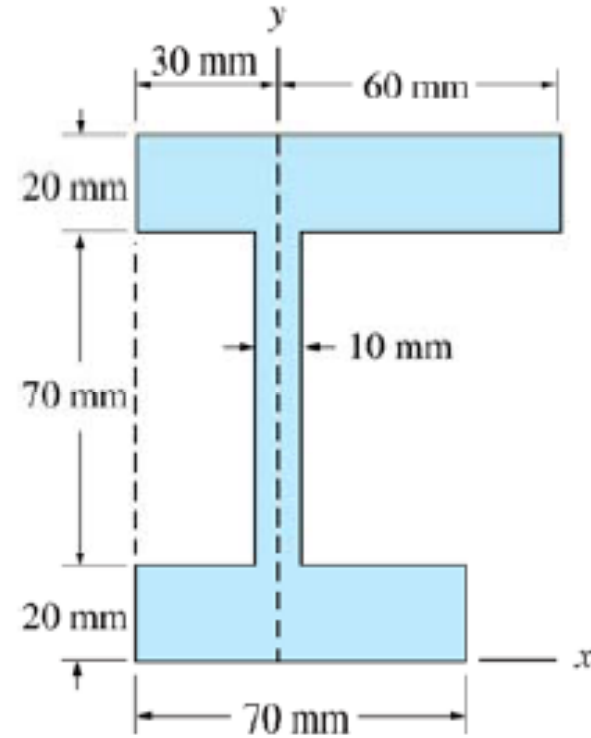
$$\bar{y} = \frac{\Sigma A\bar{y}}{\Sigma A} = \frac{+116.77 \times 10^6}{+378.6 \times 10^3} = 308 \text{ mm}$$

## تمرین

موقعیت مرکز سطح و گشتاور اول سطح را برای سطوح داده شده بدست آورید.



$$\bar{x} = 24.7 \text{ mm}, \bar{y} = 0$$



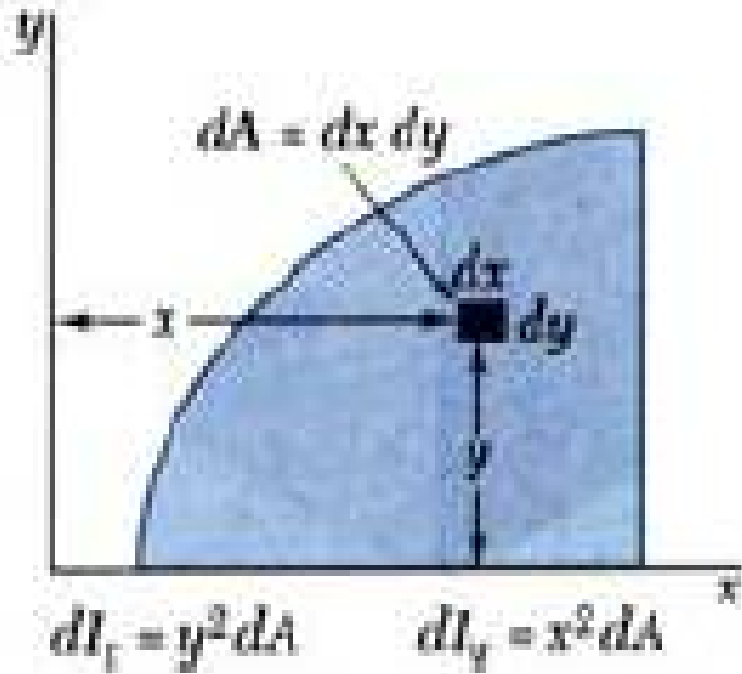
$$\bar{x} = 87.2 \text{ mm}, \bar{y} = 59.6 \text{ mm}$$

## فصل ۷

گشتاور دوم سطح  
(گشتاور لختی سطح)

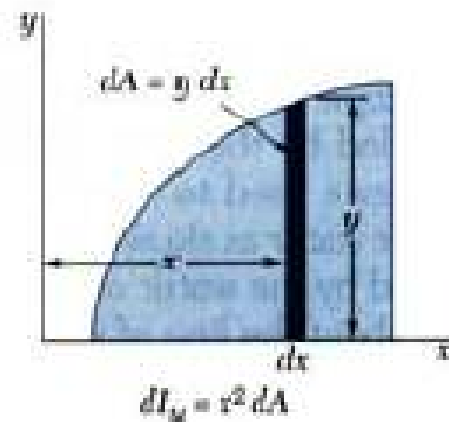
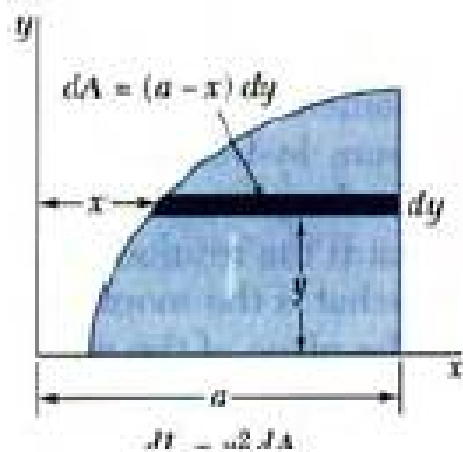


گشتاور دوم سطح نسبت به محور X و Y



$$I_x = \int y^2 dA \quad I_y = \int x^2 dA$$

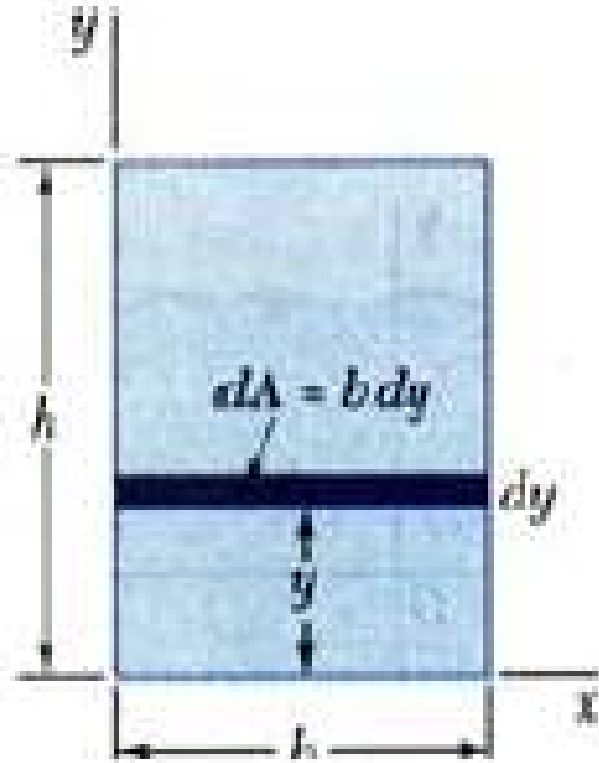
## گشتاور دوم سطح نسبت به محور X و Y



$$I_x = \int y^2 dA \quad I_y = \int x^2 dA$$

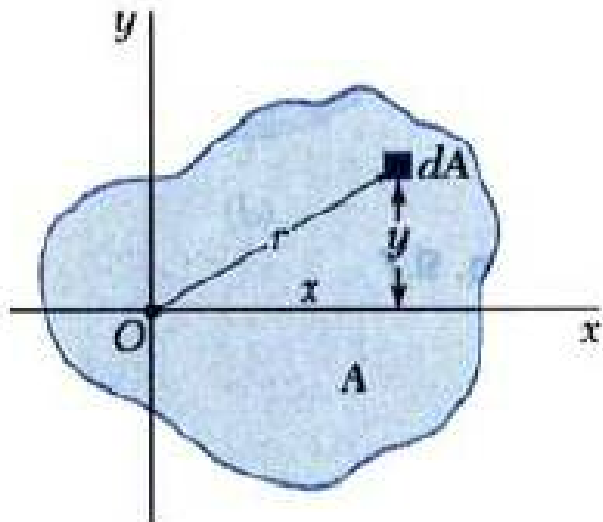
گشتاور دوم سطح نسبت به محور X و Y

گشتاور دوم سطح مستطیلی نسبت به محور X



$$I_x = \int y^2 dA = \int_0^h y^2 b dy = \frac{1}{3} b h^3$$

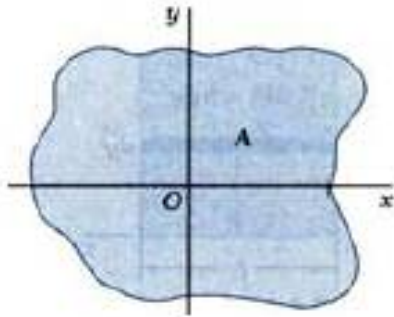
## گشتاور لختی قطبی سطح



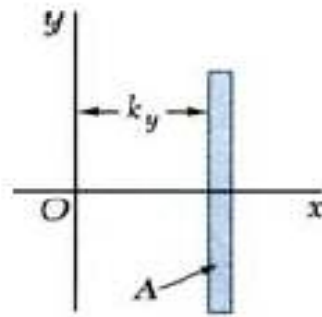
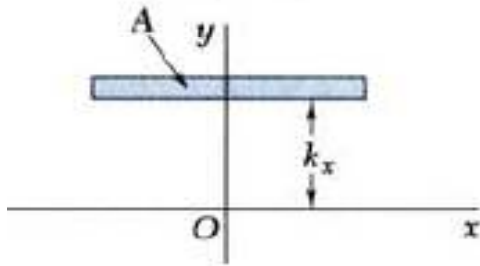
$$J_0 = \int r^2 dA$$

$$\begin{aligned} J_0 &= \int r^2 dA = \int (x^2 + y^2) dA = \int x^2 dA + \int y^2 dA \\ &= I_y + I_x \end{aligned}$$

## شعاع ژیراسیون (چرخش) یک سطح

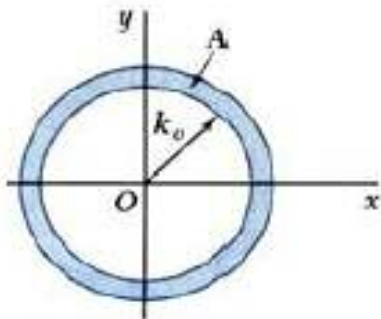


$$I_x = k_x^2 A \quad k_x = \sqrt{\frac{I_x}{A}}$$



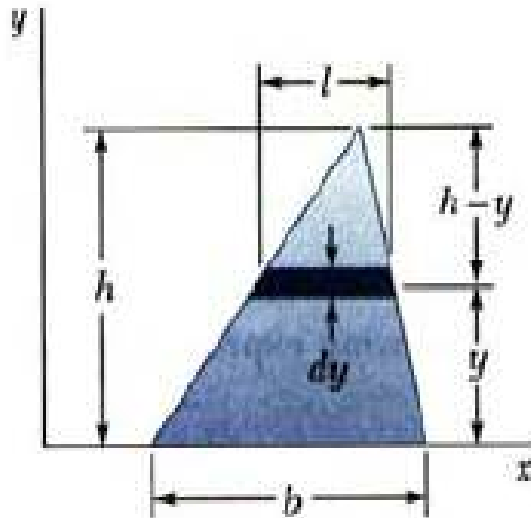
$$I_y = k_y^2 A \quad k_y = \sqrt{\frac{I_y}{A}}$$

$$J_O = k_O^2 A \quad k_O = \sqrt{\frac{J_O}{A}}$$



$$k_O^2 = k_x^2 + k_y^2$$

## مثال نمونه ۱



$$dI_x = y^2 dA \quad dA = l dy$$

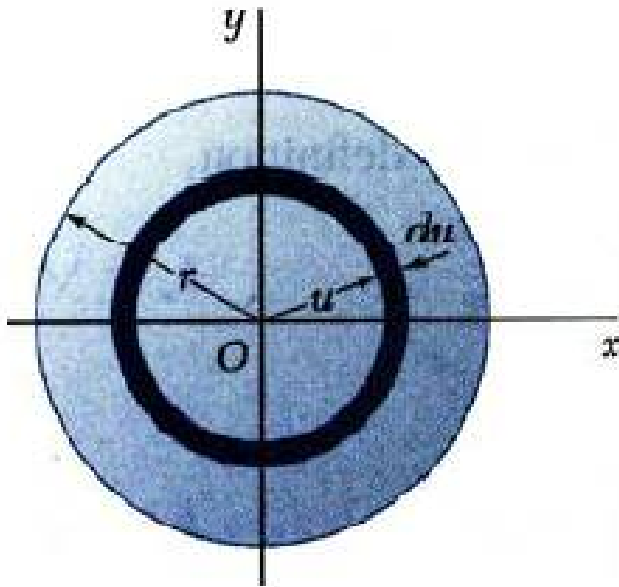
$$\frac{l}{b} = \frac{h-y}{h} \quad l = b \frac{h-y}{h} \quad dA = b \frac{h-y}{h} dy$$

$$I_x = \int y^2 dA = \int_0^h y^2 b \frac{h-y}{h} dy = \frac{b}{h} \int_0^h (hy^2 - y^3) dy$$

$$= \frac{b}{h} \left[ h \frac{y^3}{3} - \frac{y^4}{4} \right]_0^h$$

$$I_x = \frac{bh^3}{12}$$

## مثال نمونه ۲



$$dJ_O = u^2 dA \quad dA = 2\pi u du$$

$$J_O = \int dJ_O = \int_0^r u^2 (2\pi u du) = 2\pi \int_0^r u^3 du$$

$$J_O = \frac{\pi}{2} r^4$$

$$I_x = I_y$$

$$J_O = I_x + I_y = 2I_x \quad \frac{\pi}{2} r^4 = 2I_x$$

$$I_{diameter} = I_x = \frac{\pi}{4} r^4$$

## قضیه محورهای موازی

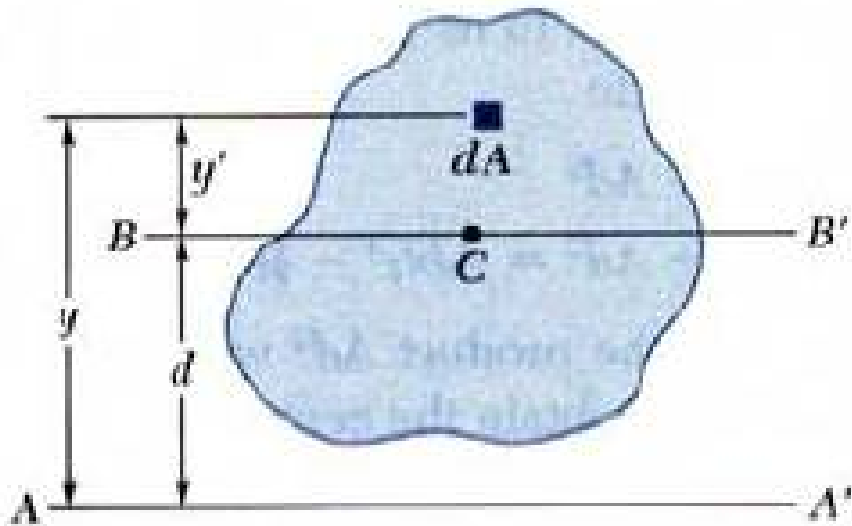
اگر گشتاور دوم سطح حول محور  $AA'$

$$I = \int y^2 dA$$

اگر محور  $BB'$  گذرنده از مرکز سطح  
جسم باشد. داریم:

$$\begin{aligned} I &= \int y^2 dA = \int (y' + d)^2 dA \\ &= \int y'^2 dA + 2d \int y' dA + d^2 \int dA \end{aligned}$$

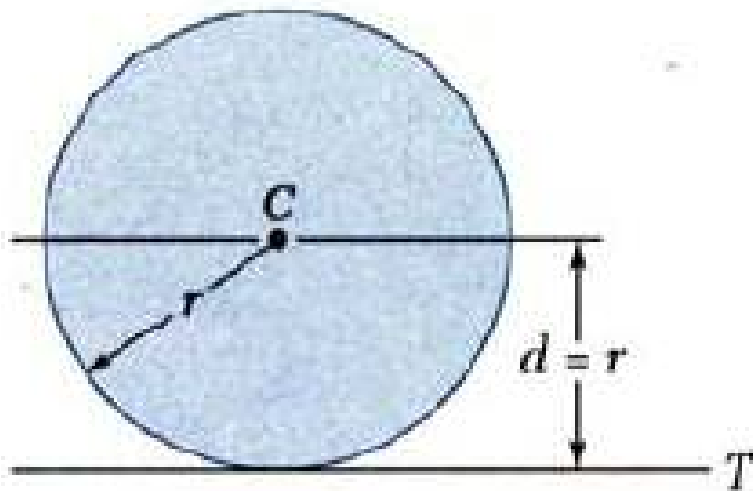
$$I = \bar{I} + Ad^2$$





## قضیه محورهای موازی

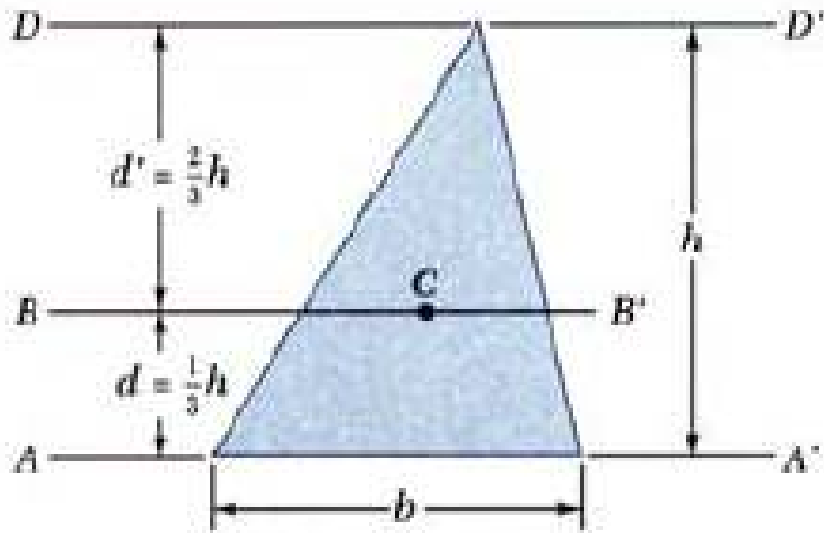
گشتاور دوم سطح دایروی حول محور  $T$ :



$$I_T = \bar{I} + Ad^2 = \frac{1}{4}\pi r^4 + (\pi r^2)r^2$$
$$= \frac{5}{4}\pi r^4$$

## قضیه محورهای موازی

گشتاور دوم سطح مثلثی حول محور گذرنده از مرکز سطح آن:

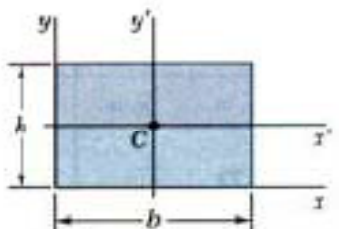
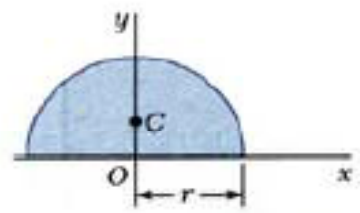
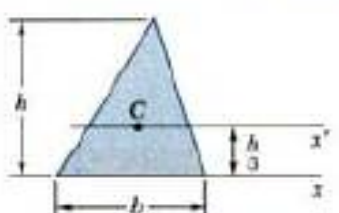
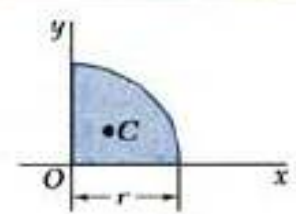
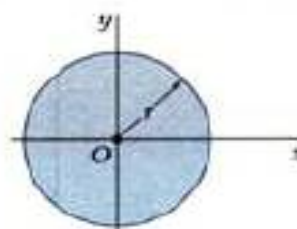
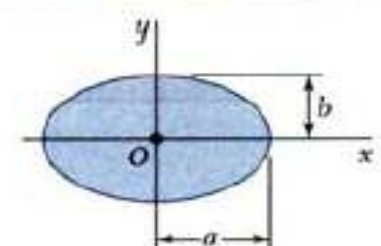


$$I_{AA'} = \bar{I}_{BB'} + Ad^2$$

$$I_{BB'} = I_{AA'} - Ad^2 = \frac{1}{12}bh^3 - \frac{1}{2}bh\left(\frac{1}{3}h\right)^2$$
$$= \frac{1}{36}bh^3$$

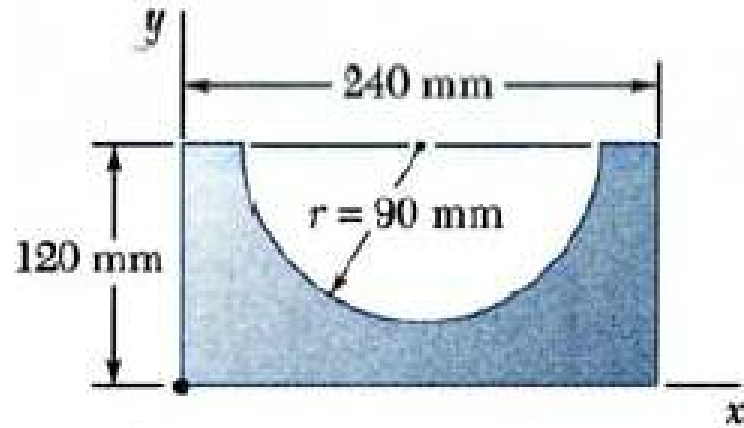
# گشتاور لختی سطوح مرکب

گشتاور لختی سطح A نسبت به محور مفروض، با جمع گشتاور لختی سطوح  $A_1$  و  $A_2$  و  $A_3$  و ... نسبت به همان محور به دست می آید.

Rectangle		$\bar{I}_x = \frac{1}{12}bh^3$ $\bar{I}_y = \frac{1}{12}b^3h$ $I_x = \frac{1}{3}bh^3$ $I_y = \frac{1}{3}b^3h$ $J_C = \frac{1}{12}bh(b^2 + h^2)$	Semicircle		$I_x = I_y = \frac{1}{8}\pi r^4$ $J_O = \frac{1}{4}\pi r^4$
Triangle		$\bar{I}_x = \frac{1}{36}bh^3$ $I_x = \frac{1}{12}bh^3$	Quarter circle		$I_x = I_y = \frac{1}{16}\pi r^4$ $J_O = \frac{1}{8}\pi r^4$
Circle		$\bar{I}_x = \bar{I}_y = \frac{1}{4}\pi r^4$ $J_O = \frac{1}{2}\pi r^4$	Ellipse		$\bar{I}_x = \frac{1}{4}\pi ab^3$ $\bar{I}_y = \frac{1}{4}\pi a^3b$ $J_O = \frac{1}{4}\pi ab(a^2 + b^2)$

## مثال ۱:

مطلوب است محاسبه گشتاور دوم سطح حول محور  $x$



حل:

برای سطح مستطیلی:

$$I_x = \frac{1}{3}bh^3 = \frac{1}{3}(240)(120)^3 = 138.2 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

برای نیم دایره:

گشتاور دوم سطح حول محور  $AA'$ :

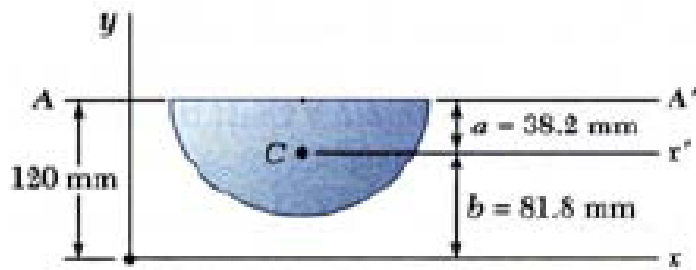
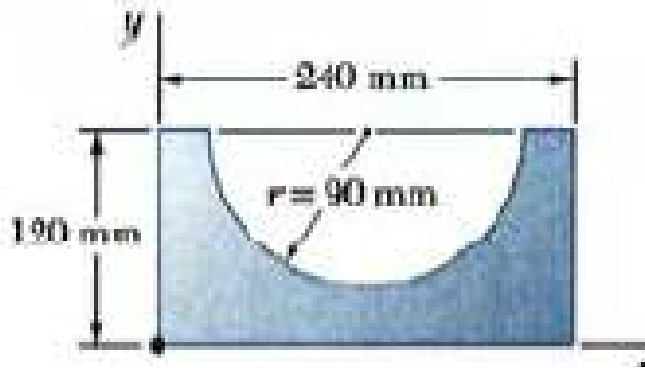
$$I_{AA'} = \frac{1}{8}\pi r^4 = \frac{1}{8}\pi(90)^4 = 25.76 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

گشتاور دوم سطح حول محور  $X'$ :

$$\begin{aligned} \bar{I}_{X'} &= I_{AA'} - Aa^2 = (25.76 \times 10^6) - (12.72 \times 10^3) \\ &= 7.20 \times 10^6 \text{ mm}^4 \end{aligned}$$

گشتاور دوم سطح حول محور  $X$ :

$$\begin{aligned} I_x &= \bar{I}_{X'} + Ab^2 = 7.20 \times 10^6 + (12.72 \times 10^3)(81.8)^2 \\ &= 92.3 \times 10^6 \text{ mm}^4 \end{aligned}$$



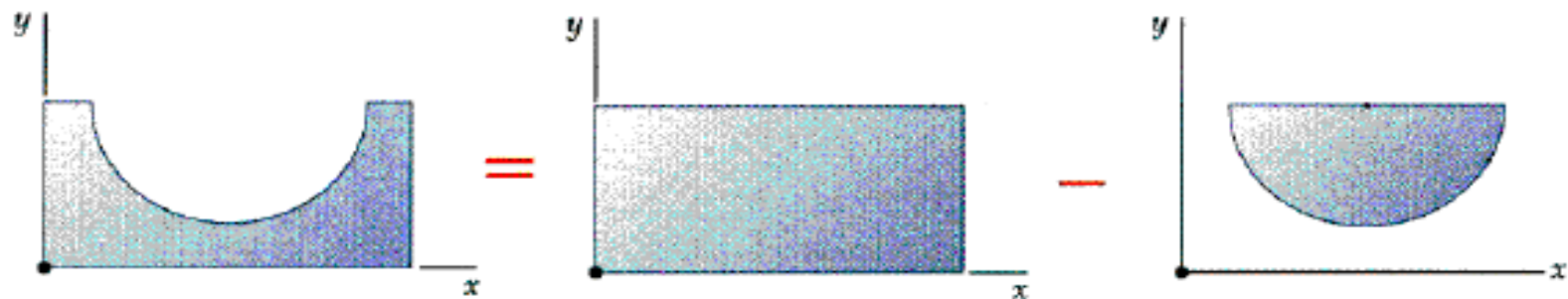
$$a = \frac{4r}{3\pi} = \frac{(4)(90)}{3\pi} = 38.2 \text{ mm}$$

$$b = 120 - a = 81.8 \text{ mm}$$

$$A = \frac{1}{2}\pi r^2 = \frac{1}{2}\pi(90)^2$$

$$= 12.72 \times 10^3 \text{ mm}^2$$

حل:

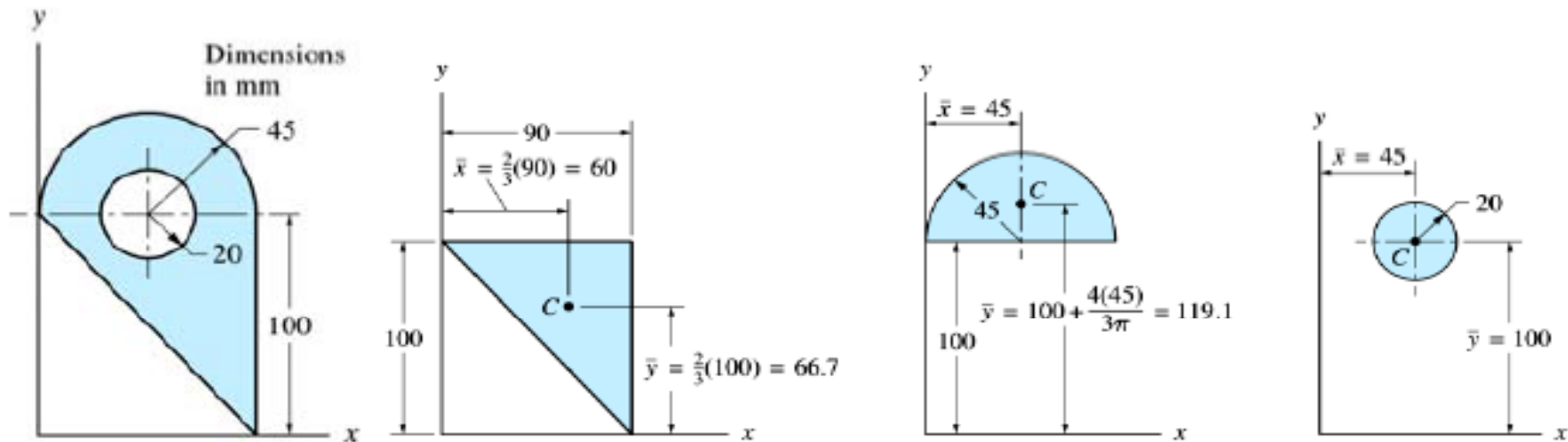


$$I_x = 138.2 \times 10^6 \text{ mm}^4 - 92.3 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_x = 45.9 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

## مثال ۲:

مطلوب است محاسبه گشتاور دوم سطح حول محور X و Y



Triangle

$$A = \frac{bh}{2} = \frac{90(100)}{2} = 4500 \text{ mm}^2$$

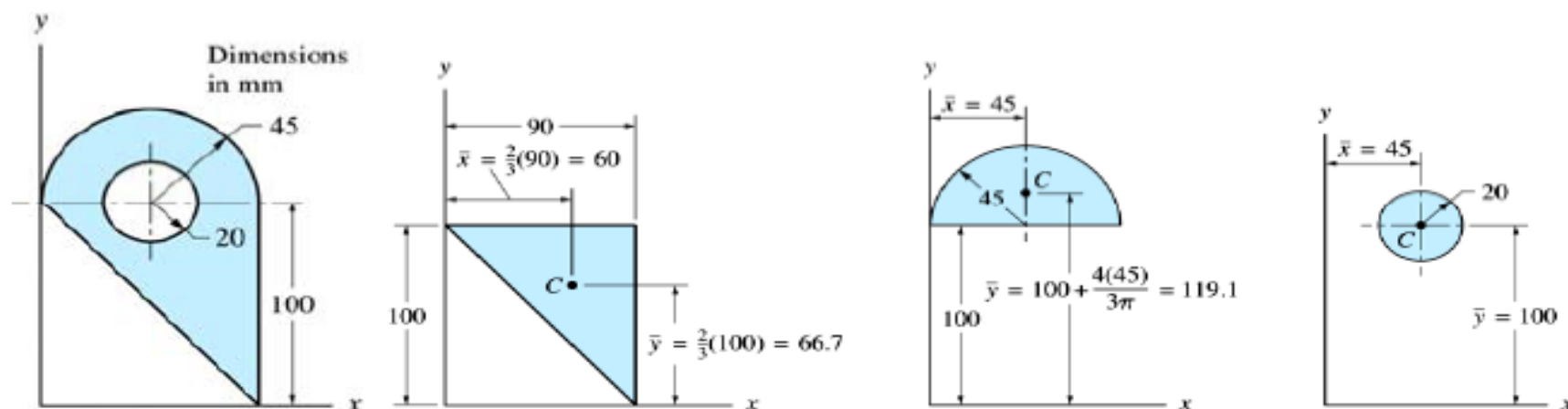
$$\bar{I}_x = \frac{bh^3}{36} = \frac{90(100)^3}{36} = 2.50 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_x = \bar{I}_x + A\bar{y}^2 = (2.50 \times 10^6) + (4500)(66.7)^2 = 22.52 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$\bar{I}_y = \frac{hb^3}{36} = \frac{100(90)^3}{36} = 2.025 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_y = \bar{I}_y + A\bar{x}^2 = (2.025 \times 10^6) + (4500)(60)^2 = 18.23 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

حل:



### Semicircle

$$A = \frac{\pi R^2}{2} = \frac{\pi(45)^2}{2} = 3181 \text{ mm}^2$$

$$\bar{I}_x = 0.1098R^4 = 0.1098(45)^4 = 0.450 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

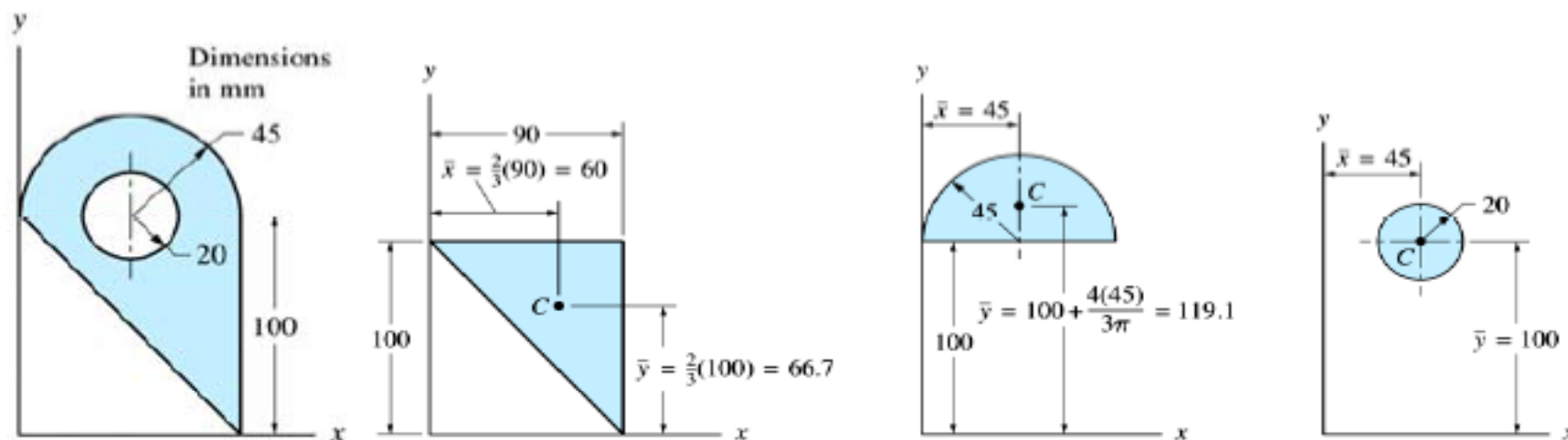
$$I_x = \bar{I}_x + A\bar{y}^2 = (0.450 \times 10^6) + (3181)(119.1)^2 = 45.57 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$\bar{I}_y = \frac{\pi R^4}{8} = \frac{\pi(45)^4}{8} = 1.61 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_y = \bar{I}_y + A\bar{x}^2 = (1.61 \times 10^6) + (3181)(45)^2 = 8.05 \times 10^6 \text{ mm}^4$$



حل:



### Circle

$$A = \pi R^2 = \pi(20)^2 = 1257 \text{ mm}^2$$

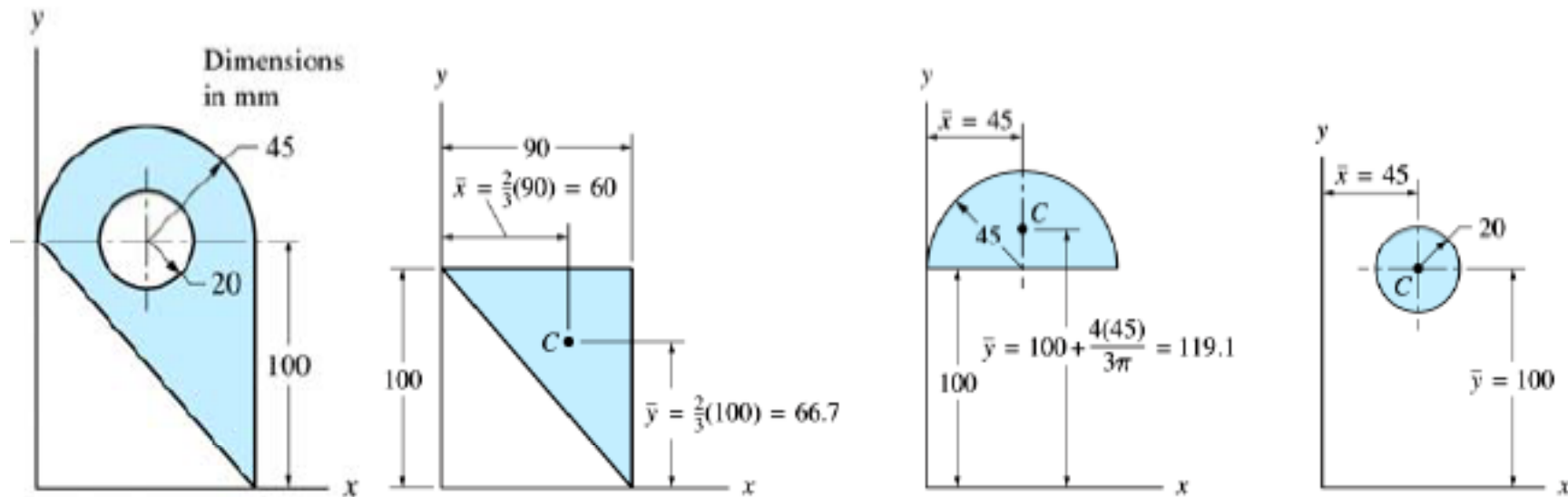
$$\bar{I}_x = \frac{\pi R^4}{4} = \frac{\pi(20)^4}{4} = 0.1257 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_x = \bar{I}_x + A\bar{y}^2 = (0.1257 \times 10^6) + (1257)(100)^2 = 12.70 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$\bar{I}_y = \frac{\pi R^4}{4} = \frac{\pi(20)^4}{4} = 0.1257 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_y = \bar{I}_y + A\bar{x}^2 = (0.1257 \times 10^6) + (1257)(45)^2 = 2.67 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

حل:



$$A = \Sigma A = 4500 + 3181 - 1257 = 6424 \text{ mm}^2$$

$$I_x = \Sigma I_x = (22.52 + 45.57 - 12.70) \times 10^6 = 55.39 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

$$I_y = \Sigma I_y = (18.23 + 8.05 - 2.67) \times 10^6 = 23.61 \times 10^6 \text{ mm}^4$$

## تمرین:

مطلوب است محاسبه گشتاور دوم سطح حول محور X و Y

