

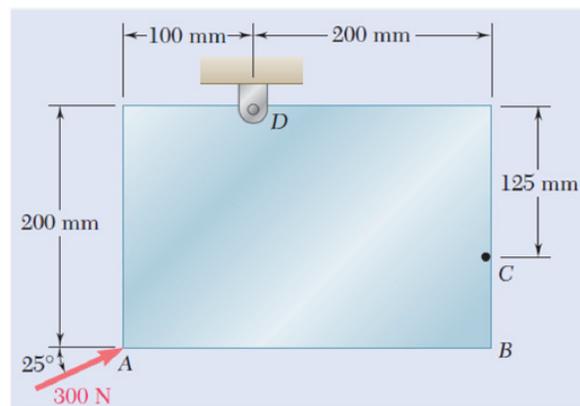
## PROBLEMAS RESUELTOS

### UNIDAD 2: CUERPOS RÍGIDOS. SISTEMAS EQUIVALENTES DE FUERZAS

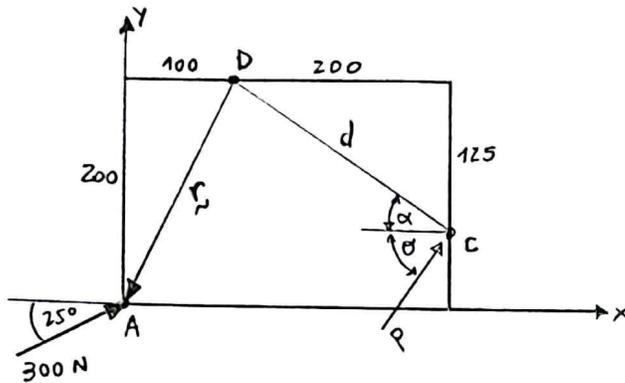
#### PROBLEMA 1

**Problema:** Se aplica una fuerza de 300 N en A. Determinar:

- El momento de la fuerza de 300 N con respecto a *D*.
- La magnitud y sentido de la fuerza horizontal aplicada en *C* que crea el mismo momento con respecto a *D*.
- La fuerza mínima aplicada en *C* que crea el mismo momento con respecto a *D*.



**SOLUCIÓN:**



a)

$$\underline{r}_D = -100 \hat{i} - 200 \hat{j} + 0 \hat{k}$$

$$\underline{F} = 300 \cos(25^\circ) \hat{i} + 300 \sin(25^\circ) \hat{j} + 0 \hat{k}$$

$$M_D = \underline{r}_D \times \underline{F} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ -100 & -200 & 0 \\ 300 \cos(25^\circ) & 300 \sin(25^\circ) & 0 \end{vmatrix}$$

$$= 0 \hat{i} + 0 \hat{j} + (200(300) \cos(25^\circ) - 100(300) \sin(25^\circ)) \hat{k}$$

$$= (0 \text{ Nmm}) \hat{i} + (0 \text{ Nmm}) \hat{j} + (41700 \text{ Nmm}) \hat{k}$$

b)

$$F_x = \frac{41700}{125} = 333.6 \text{ N en } +x$$

c)

La fuerza mínima está dada por la fuerza perpendicular al trazo  $\overline{DC}$ .

$$\|P\| = \frac{41700}{d} \quad ; \quad d = \sqrt{200^2 + 125^2} \quad ; \quad \alpha = \arctan\left(\frac{125}{200}\right)$$

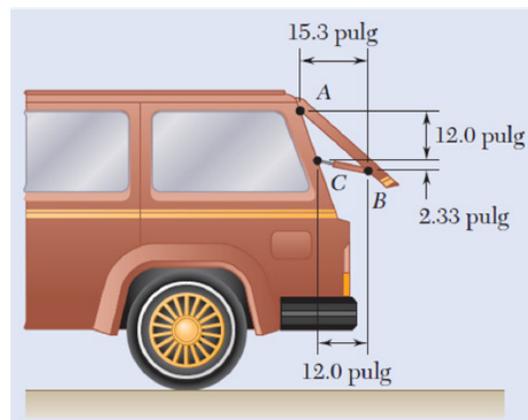
$$\theta = \frac{\pi}{2} - \alpha = \frac{\pi}{2} - \arctan\left(\frac{125}{200}\right)$$

$$\therefore \|P\| = 176.8 \text{ N} \quad \theta \approx 58^\circ$$

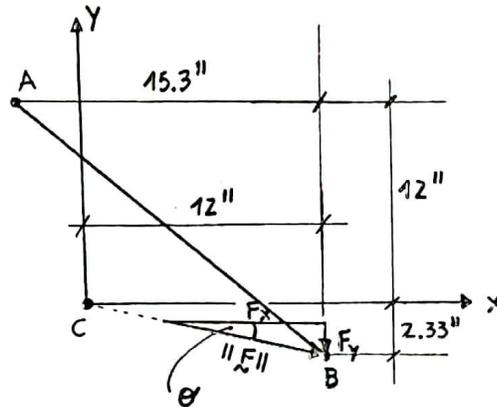
OBTENER CÓDIGO MATLAB: [U2\\_problema1.m](#)

## PROBLEMA 2

**Problema:** La ventanilla trasera de un automóvil se sostiene mediante el amortiguador hidráulico  $BC$ . Si para iniciar el levantamiento de la ventanilla se ejerce una fuerza de 125 lbf en la dirección del cilindro hidráulico, determinar el momento de la fuerza con respecto a  $A$ .



**SOLUCIÓN:**



$$\|\vec{F}\| = 125 \text{ lbf} \quad (\text{dato})$$

$$\cos \theta = \frac{12}{\sqrt{12^2 + 2.33^2}}$$

$$\sin \theta = \frac{2.33}{\sqrt{12^2 + 2.33^2}}$$

$$\vec{r}_{B/A} = 15.3 \hat{i} - 14.33 \hat{j} + 0 \hat{k}$$

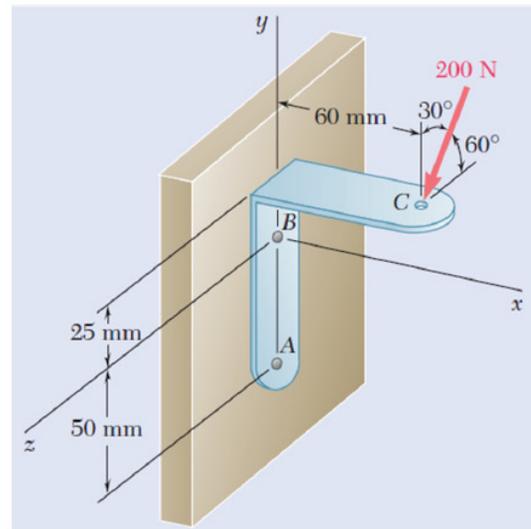
$$\vec{F} = 125 \cos \theta \hat{i} - 125 \sin \theta \hat{j} + 0 \hat{k} \approx 122.71 \hat{i} - 23.83 \hat{j} + 0 \hat{k}$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_A &= \vec{r}_{B/A} \times \vec{F} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 15.3 & -14.33 & 0 \\ 122.71 & -23.83 & 0 \end{vmatrix} \\ &= 0 \hat{i} + 0 \hat{j} + (14.33 \times 122.71 - 15.3 \times 23.83) \hat{k} \\ &= (0 \text{ lbf}\cdot\text{in}) \hat{i} + (0 \text{ lbf}\cdot\text{in}) \hat{j} + (1393.84 \text{ lbf}\cdot\text{in}) \hat{k} \end{aligned}$$

OBTENER CÓDIGO MATLAB: [U2\\_problema2.m](#)

**PROBLEMA 3**

**Problema:** Se aplica una fuerza de 200 N sobre la ménsula ABC.  
Determinar el momento de la fuerza con respecto a A.



**SOLUCIÓN:**

$$\underline{r}_{C/A} = 60 \hat{i} + 75 \hat{j} + 0 \hat{k}$$

$$\begin{aligned} \underline{F} &= 0 \hat{i} - 200 \cos 30^\circ \hat{j} + 200 \cos 60^\circ \hat{k} \\ &\approx 0 \hat{i} - 173.21 \hat{j} + 100 \hat{k} \end{aligned}$$

$$\underline{M}_A = \underline{r}_{C/A} \times \underline{F} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 60 & 75 & 0 \\ 0 & -173.21 & 100 \end{vmatrix}$$

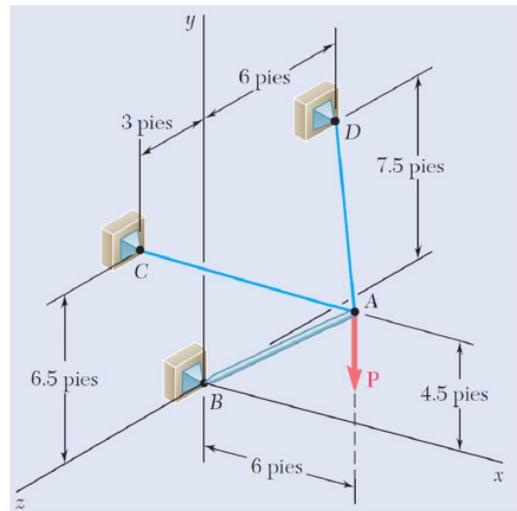
$$= (7500 \text{ Nmm}) \hat{i} - (6000 \text{ Nmm}) \hat{j} - (10392.6 \text{ Nmm}) \hat{k}$$

OBTENER CÓDIGO MATLAB: [U2\\_problema3.m](#)

#### PROBLEMA 4

**Problema:** Si se sabe que la tensión en el cable  $AC$  es de 280 lbf, determinar:

- El ángulo entre el cable  $AC$  y el brazo  $AB$ .
- La proyección sobre  $AB$  de la fuerza ejercida por el cable  $AC$  en el punto  $A$ .



**SOLUCIÓN:**

a)

$$\underline{d}_{C/A} = -6\hat{i} + 2\hat{j} + 3\hat{k}$$

$$\underline{d}_{B/A} = -6\hat{i} - 4.5\hat{j} + 0\hat{k}$$

$$\underline{d}_{C/A} \cdot \underline{d}_{B/A} = (-6) \times (-6) + (2) \times (-4.5) + 3 \times 0 = 27$$

$$\|\underline{d}_{C/A}\| = \sqrt{(-6) \times (-6) + 2 \times 2 + 3 \times 3} = 7$$

$$\|\underline{d}_{B/A}\| = \sqrt{(-6) \times (-6) + (-4.5) \times (-4.5) + 0 \times 0} = 7.5$$

$$\cos \theta = \frac{\underline{d}_{C/A} \cdot \underline{d}_{B/A}}{\|\underline{d}_{C/A}\| \|\underline{d}_{B/A}\|} = \frac{27}{7 \times 7.5}$$

$$\Rightarrow \theta = \arccos\left(\frac{27}{7 \times 7.5}\right) \approx 1.031 \text{ rad} \approx 59^\circ$$

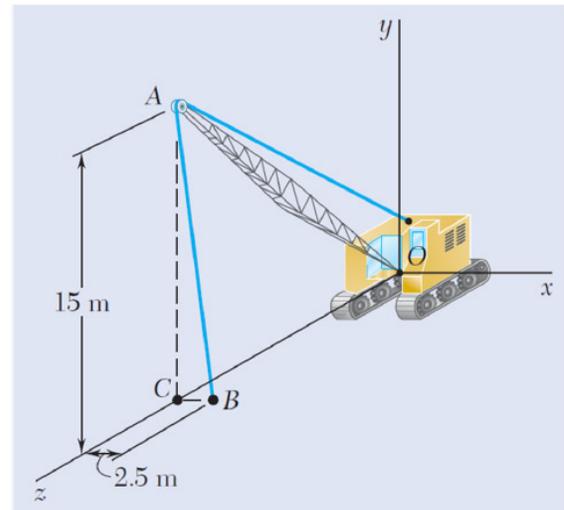
b) Sea  $\underline{\lambda}_{B/A}$  el vector unitario a lo largo de AB. Entonces,

$$\begin{aligned} P_{AB} &= T_{AC} \cdot \underline{\lambda}_{B/A} = \|T_{AC}\| \|\underline{\lambda}_{B/A}\| \cos \theta \\ &= 280 \times 1 \times \frac{27}{7 \times 7.5} \\ &= 144 \text{ lbf} \end{aligned}$$

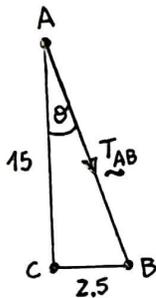
OBTENER CÓDIGO MATLAB: [U2\\_problema4.m](#)

**PROBLEMA 5**

**Problema:** Una grúa está orientada a fin de que el extremo  $AO$  del brazo de 25 m esté en el plano  $yz$ . En el instante que se muestra en la figura, la tensión del cable  $AB$  es de 4 kN. Determinar el momento con respecto a cada uno de los ejes coordenados de la fuerza ejercida en  $A$  por el cable  $AB$ .



**SOLUCIÓN:**



Vector tensión cable AB

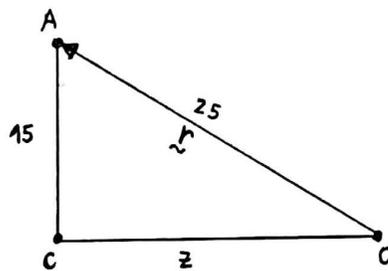
$$\|T_{AB}\| = 4 \text{ kN (dato)}$$

$$\cos \theta = \frac{15}{\sqrt{15^2 + 2.5^2}} \approx 0.9864$$

$$\sin \theta = \frac{2.5}{\sqrt{15^2 + 2.5^2}} \approx 0.1644$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow T_{AB} &= 4 \sin \theta \hat{i} - 4 \cos \theta \hat{j} + 0 \hat{k} \\ &= 4 \times 0.1644 \hat{i} - 4 \times 0.9864 \hat{j} + 0 \hat{k} \\ &= (0.6576 \text{ kN}) \hat{i} - (3.9456 \text{ kN}) \hat{j} + (0 \text{ kN}) \hat{k} \end{aligned}$$

Vector posición punto A



$$z = \sqrt{25^2 - 15^2} = 20 \text{ m}$$

$$\|r\| = 25 \text{ m (dato)}$$

$$\begin{aligned} r &= (0 \text{ m}) \hat{i} + (15 \text{ m}) \hat{j} + (z \text{ m}) \hat{k} \\ &= (0 \text{ m}) \hat{i} + (15 \text{ m}) \hat{j} + (20 \text{ m}) \hat{k} \end{aligned}$$

Momentos con respecto a los ejes coordenados se obtienen como las componentes  $x, y, z$  del momento con respecto a el origen  $O$ . Por lo tanto,

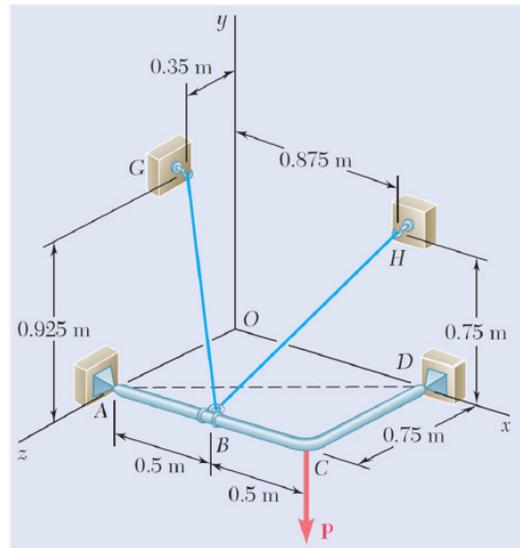
$$\begin{aligned} M_O &= r \times T_{AB} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0 & 15 & 20 \\ 0.6576 & -3.9456 & 0 \end{vmatrix} \\ &= (78.912 \text{ kNm}) \hat{i} + (13.152 \text{ kNm}) \hat{j} - (9.864 \text{ kNm}) \hat{k} \end{aligned}$$

$$\therefore M_x = 78.912 \text{ kNm} ; M_y = 13.152 \text{ kNm} ; M_z = -9.864 \text{ kNm}$$

OBTENER CÓDIGO MATLAB: [U2\\_problema5.m](#)

### PROBLEMA 6

**Problema:** El marco  $ACD$  está articulado en  $A$  y  $D$ ; se sostiene mediante un cable que pasa a través de un anillo en  $B$  y está unido a los ganchos en  $G$  y  $H$ . Si se sabe que la tensión en el cable es de 450 N, determinar el momento con respecto a la diagonal  $AD$  de la fuerza ejercida sobre el marco por el tramo  $BH$  del cable.



## SOLUCIÓN:

Procedimiento: Primero se calcula el momento con respecto a A ( $\vec{M}_A$ ) y luego se proyecta  $\vec{M}_A$  sobre AD. Es decir, es una aplicación del triple producto mixto de tres vectores.

Momento con respecto a A

$$\vec{r}_{B/A} = 0.5 \hat{i} + 0 \hat{j} + 0 \hat{k}$$

$$\|\vec{T}_{BH}\| = 450 \text{ N (dato)}$$

$\vec{T}_{BH}$  se calcula escalando el vector unitario a lo largo de BH por la magnitud de la fuerza,  $\|\vec{T}_{BH}\|$ :

$$\lambda_{H/B} = (0.375 \hat{i} + 0.75 \hat{j} - 0.75 \hat{k}) / \sqrt{0.375^2 + 0.75^2 + 0.75^2}$$

$$\begin{aligned} \therefore \vec{T}_{BH} &= \|\vec{T}_{BH}\| \lambda_{H/B} = \frac{450}{\sqrt{0.375^2 + 0.75^2 + 0.75^2}} (0.375 \hat{i} + 0.75 \hat{j} - 0.75 \hat{k}) \\ &= 400 (0.375 \hat{i} + 0.75 \hat{j} - 0.75 \hat{k}) \\ &= (150 \text{ N}) \hat{i} + (300 \text{ N}) \hat{j} - (300 \text{ N}) \hat{k} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \vec{M}_A &= \vec{r}_{B/A} \times \vec{T}_{BH} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ 0.5 & 0 & 0 \\ 150 & 300 & -300 \end{vmatrix} \\ &= (0 \text{ Nm}) \hat{i} + (150 \text{ Nm}) \hat{j} + (150 \text{ Nm}) \hat{k} \end{aligned}$$

Momento con respecto a AD

$$\lambda_{D/A} = (1 \hat{i} + 0 \hat{j} - 0.75 \hat{k}) / \sqrt{1^2 + 0.75^2 + 0^2} = 0.8 \hat{i} + 0 \hat{j} - 0.6 \hat{k}$$

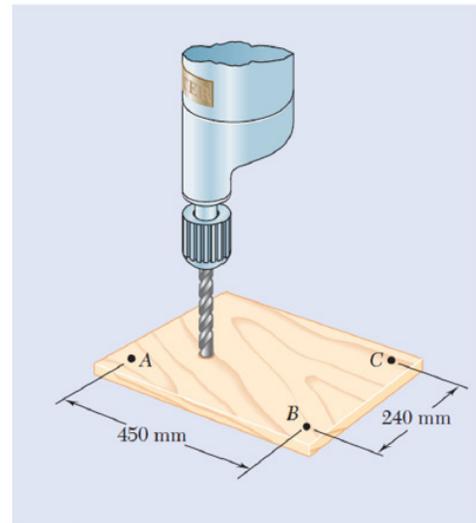
$$\vec{M}_{AD} = \lambda_{D/A} \cdot \vec{M}_A = 0 \cdot 0.8 (\hat{i} \cdot \hat{i}) + 150 \cdot 0 (\hat{j} \cdot \hat{j}) - 150 \cdot 0.6 (\hat{k} \cdot \hat{k}) = -90 \text{ Nm}$$

OBTENER CÓDIGO MATLAB: [U2\\_problema6.m](#)

### PROBLEMA 7

**Problema:** Una pieza de madera en la que se taladraron de manera sucesiva varios orificios está asegurada a un banco de trabajo mediante dos clavos. Si se sabe que el taladro ejerce un par de 12 Nm sobre la pieza de madera, determine la magnitud de las fuerzas resultantes aplicadas a los clavos si estos se localizan:

- a) en  $A$  y  $B$
- b) en  $B$  y  $C$
- c) en  $A$  y  $C$ .



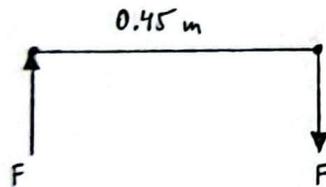
### SOLUCIÓN:

La fuerza resultante sobre cada clavo se puede obtener utilizando la mecánica de cuerpos rígidos. Para esto se encontrará un sistema de fuerzas equivalente al par torsor del taladro. El sistema de fuerzas original consta de:

$$M = 12 \text{ Nm} \quad (\text{par torsor})$$

$$R = 0 \text{ N} \quad (\text{fuerzas})$$

- a) La distancia entre A y B es 450 mm. El momento torsor se puede reemplazar por un par separado por la distancia entre los clavos en A y B. Es decir,



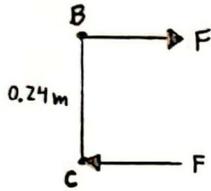
$$F = \frac{M}{0.45} = \frac{12}{0.45} \approx 26.67 \text{ N}$$

El nuevo sistema de fuerzas es equivalente pues:

$$M' = F \times 0.45 = 26.67 \times 0.45 = 12 \text{ Nm} = M$$

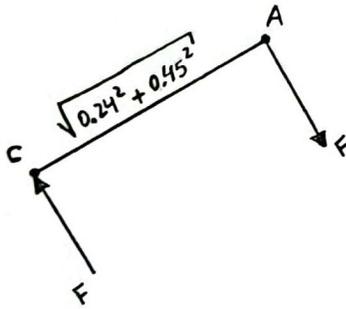
$$F - F = 0 \text{ N} = R$$

b) Similarmente,



$$F = \frac{M}{0.24} = \frac{12}{0.24} = 50 \text{ N}$$

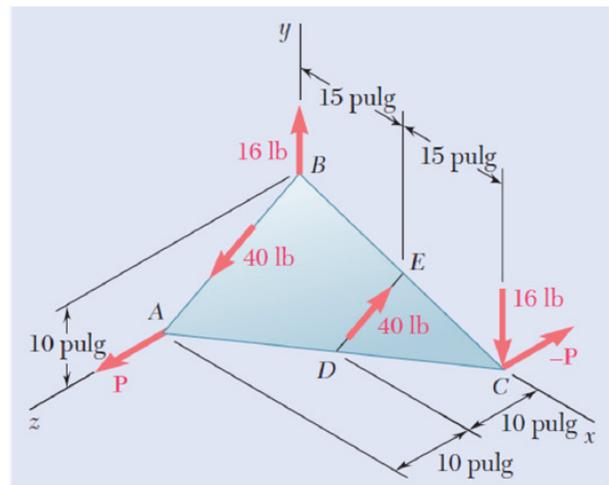
c) Similarmente,



$$F = \frac{12}{\sqrt{0.24^2 + 0.45^2}} = \frac{12}{\sqrt{0.24^2 + 0.45^2}} \approx 23.53 \text{ N}$$

### PROBLEMA 8

**Problema:** Si  $P = 0$  en la figura, reemplace los dos pares restantes con un solo par equivalente, y especifique su magnitud y la dirección de su eje.



**SOLUCIÓN:**

Momento de los pares individuales:

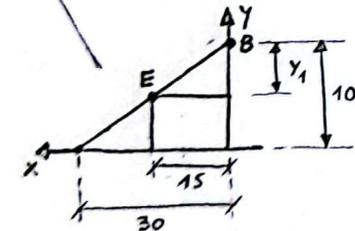
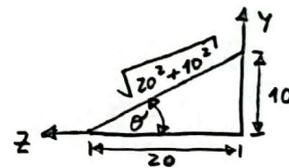
$$\vec{r}_{B/C} = (-30 \text{ m})\hat{i} + (10 \text{ m})\hat{j} + (0 \text{ m})\hat{k}$$

$$\vec{F} = (0 \text{ lbf})\hat{i} + (16 \text{ lbf})\hat{j} + (0 \text{ lbf})\hat{k}$$

$$\begin{aligned} \therefore \vec{M}_1 &= \vec{r}_{B/C} \times \vec{F} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ -30 & 10 & 0 \\ 0 & 16 & 0 \end{vmatrix} = (0 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{i} - (0 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{j} + (-30 \times 16 - 0)\hat{k} \\ &= (0 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{i} + (0 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{j} + (-480 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{k} \end{aligned}$$

$$\vec{r}_{B/E} = (-15 \text{ m})\hat{i} + (5 \text{ m})\hat{j} + (0 \text{ m})\hat{k}$$

$$\begin{aligned} \vec{F} &= (0 \text{ lbf})\hat{i} + (-40 \sin \theta \text{ lbf})\hat{j} + (40 \cos \theta \text{ lbf})\hat{k} \\ &= (0 \text{ lbf})\hat{i} + \left(-40 \frac{10}{\sqrt{20^2+10^2}} \text{ lbf}\right)\hat{j} + \left(40 \frac{20}{\sqrt{20^2+10^2}} \text{ lbf}\right)\hat{k} \end{aligned}$$



$$\frac{10}{30} = \frac{y_1}{15} \Rightarrow y_1 = \frac{15 \times 10}{30} = 5 //$$

$$\begin{aligned} \therefore \vec{M}_2 &= \vec{r}_{B/E} \times \vec{F} = \begin{vmatrix} \hat{i} & \hat{j} & \hat{k} \\ -15 & 5 & 0 \\ 0 & -40 \frac{10}{\sqrt{20^2+10^2}} & 40 \frac{20}{\sqrt{20^2+10^2}} \end{vmatrix} \\ &= (178.89 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{i} + (536.66 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{j} + (268.33 \text{ lbf}\cdot\text{m})\hat{k} \end{aligned}$$

$$\vec{M} = \vec{M}_1 + \vec{M}_2 = (178.89 \text{ lb}\cdot\text{in})\hat{i} + (536.66 \text{ lb}\cdot\text{in})\hat{j} - (211.67 \text{ lb}\cdot\text{in})\hat{k}$$

$$\|\vec{M}\| = \sqrt{178.89^2 + 536.66^2 + (-211.67)^2} \approx 604 \text{ lb}\cdot\text{in}$$

Orientación con respecto al sistema de ejes Cartesiano:

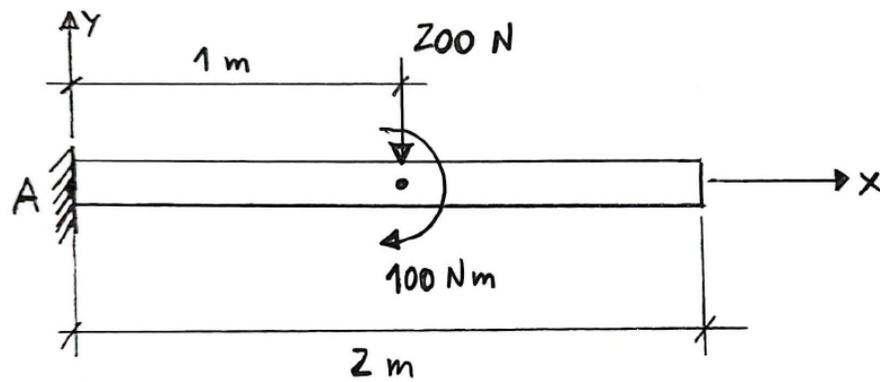
$$\theta_x = \arccos\left(\frac{178.89}{604}\right) = 72.77^\circ$$

$$\theta_y = \arccos\left(\frac{536.66}{604}\right) = 27.31^\circ$$

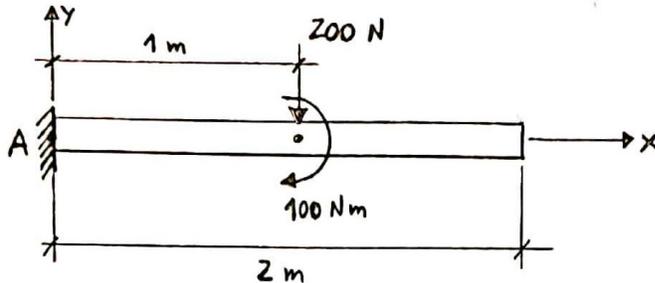
$$\theta_z = \arccos\left(\frac{-211.67}{604}\right) = 110.51^\circ$$

**PROBLEMA 9**

**Problema:** Reemplazar el sistema fuerza-par mostrado en la figura por una sola fuerza equivalente.

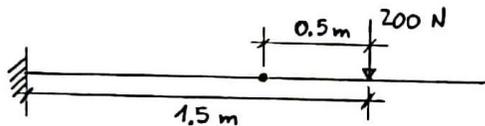


**SOLUCIÓN:**

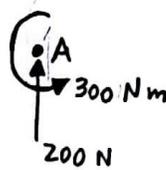


Reemplazar el par y fuerza mostrados por una sola fuerza equivalente.

Se desplaza la fuerza de 200 N hacia la derecha de modo tal que su momento con respecto a la posición original sea 100 Nm:



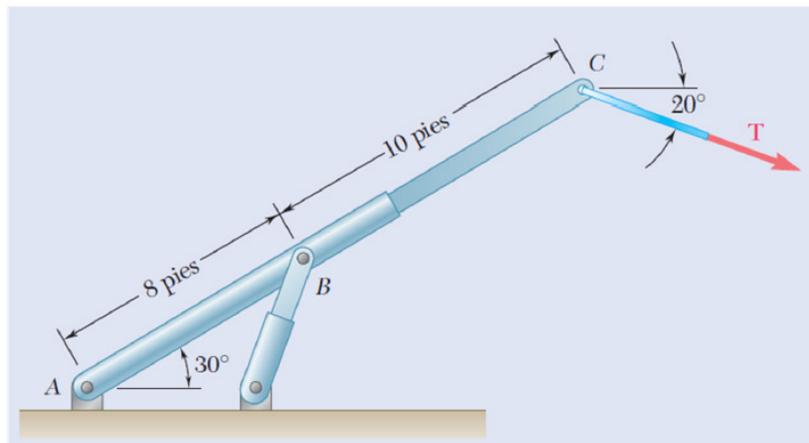
Observación: Se debe notar que ambos sistemas entregarían las mismas reacciones en el lado empotrado. De hecho, ambas son:



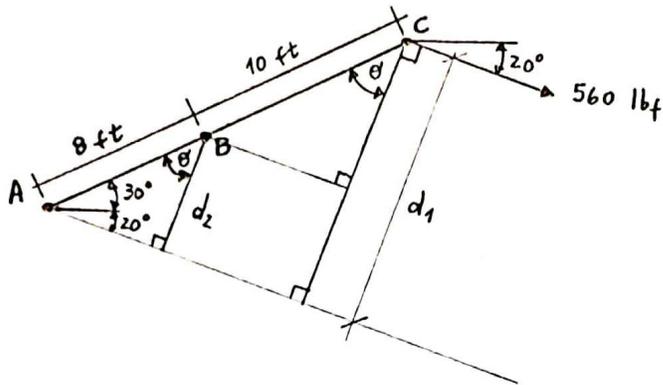
No obstante, es evidente que para estudiar las deflexiones a lo largo de la viga, los sistemas de fuerzas equivalentes no son válidos pues conducen a resultados diferentes. Por lo tanto, los sistemas de fuerzas equivalentes son útiles cuando el cuerpo se supone rígido o cuando se desea simplificar las fuerzas para efectos de obtener las reacciones.

### PROBLEMA 10

**Problema:** La tensión en el cable unido al extremo  $C$  de un aguilón ajustable  $ABC$  es de 560 lbf. Reemplace la fuerza ejercida por el cable en  $C$  por un sistema fuerza-par equivalente a) en  $A$  y b) en  $B$ .

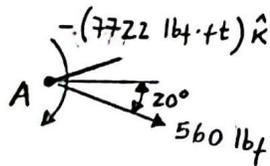


**SOLUCIÓN:**



$$\theta = 180 - 90 - 50 = 40^\circ$$

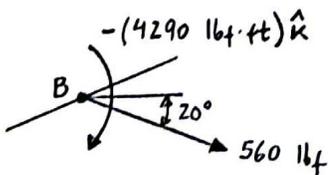
a)



Se traslada fuerza  $\|F\| = 560 \text{ lbf}$  al punto A y se agrega un par dado por:

$$\begin{aligned} \tilde{M}_A &= -(d_1 \|F\|) \hat{k} = -(18 \cos 40^\circ \times 560) \hat{k} \\ &\approx -(7722 \text{ lb}\cdot\text{ft}) \hat{k} \end{aligned}$$

b)



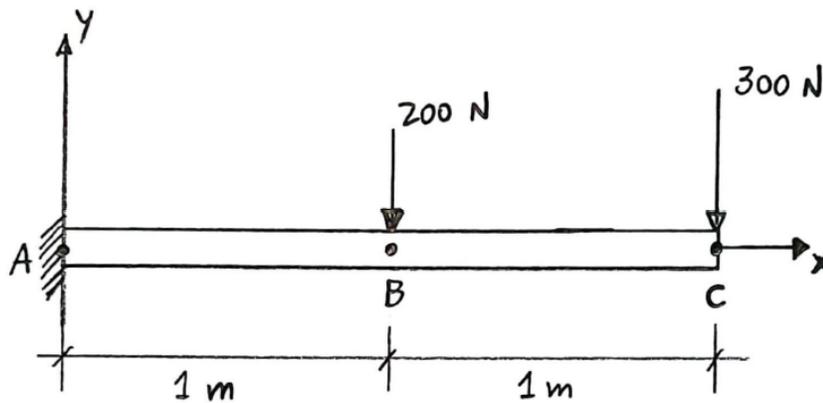
Tomando el sistema fuerza-par encontrado en A, se busca un sistema fuerza-par equivalente en B. Se traslada fuerza  $\|F\| = 560 \text{ lbf}$  al punto B y se agrega un par dado por:

$$\begin{aligned} \tilde{M}_B &= \tilde{M}_A + (d_2 \|F\|) \hat{k} \\ &= -(7722 \text{ lb}\cdot\text{ft}) \hat{k} + (8 \cos 40^\circ \times 560) \hat{k} \\ &= -(7722 \text{ lb}\cdot\text{ft}) \hat{k} + (3432 \text{ lb}\cdot\text{ft}) \hat{k} \\ &= -(4290 \text{ lb}\cdot\text{ft}) \hat{k} \end{aligned}$$

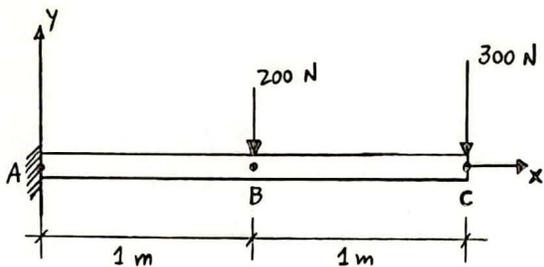
### PROBLEMA 11

**Problema:** Reducir el sistema de fuerzas mostrado en la figura a:

- a) un sistema equivalente fuerza-par en A.
- b) un sistema equivalente fuerza-par en C.
- c) una sola fuerza.



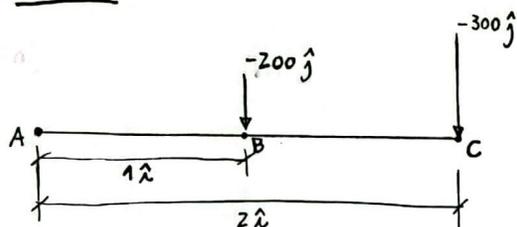
**SOLUCIÓN:**



Reducir el sistema de fuerzas dado a:

- a) Un sistema equivalente fuerza-par en A.
- b) Un sistema equivalente fuerza-par en C.
- c) Una sola fuerza.

Solución

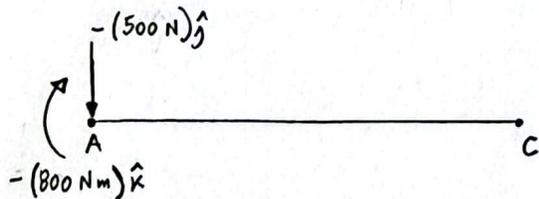


obs: como las reacciones en el lado empotrado no están incluidos en el sistema de fuerzas dado, el sistema no está en equilibrio.

- a) El sistema fuerza-par en A equivalente al sistema de fuerzas dado consta de una fuerza  $R$  y de un par  $M_A^R$  definidos como sigue:

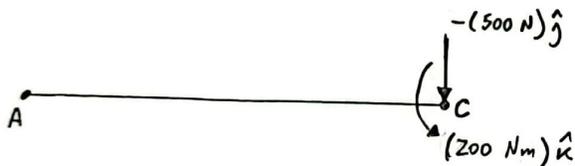
$$R = \sum F = -(200 \text{ N})\hat{j} - (300 \text{ N})\hat{j} = -(500 \text{ N})\hat{j}$$

$$\begin{aligned} M_A^R &= \sum (r \times F) = (1 \text{ m})\hat{i} \times (-200 \text{ N})\hat{j} + (2 \text{ m})\hat{i} \times (-300 \text{ N})\hat{j} \\ &= -(200 \text{ Nm})(\hat{i} \times \hat{j}) - (600 \text{ Nm})(\hat{i} \times \hat{j}) \\ &= -(200 \text{ Nm})\hat{k} - (600 \text{ Nm})\hat{k} \\ &= -(800 \text{ Nm})\hat{k} \end{aligned}$$

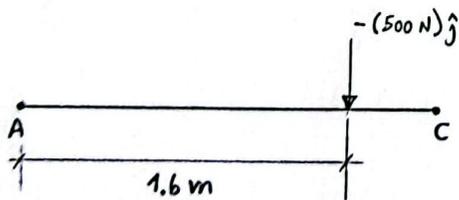


- b) Se podría proceder como se hizo en a) pero en el punto C, o bien buscar un sistema fuerza-par en C que es equivalente al sistema fuerza-par encontrado en A. Utilizando el último enfoque se obtiene lo siguiente:

$$\begin{aligned}
 M_C^R &= M_A^R + r_{C/A} \times R \\
 &= -(800 \text{ Nm}) \hat{k} + (-2 \text{ m}) \hat{i} \times (-500 \text{ N}) \hat{j} \\
 &= -(800 \text{ Nm}) \hat{k} + (1000 \text{ Nm}) \hat{i} \times \hat{j} \\
 &= -(800 \text{ Nm}) \hat{k} + (1000 \text{ Nm}) \hat{k} \\
 &= (200 \text{ Nm}) \hat{k}
 \end{aligned}$$

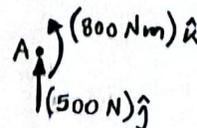


c) Se puede escoger el sistema equivalente fuerza-par obtenido en a) o b) para desplazar R a una distancia que produzca el par  $M_A^R$  o  $M_C^R$ , respectivamente. Tomando el sistema equivalente obtenido en a) se obtiene lo siguiente:



$$\begin{aligned}
 (d \hat{i}) \times (-500 \hat{j}) &= (-800) \hat{k} \\
 (-500 d) \hat{k} &= (-800) \hat{k} \\
 \Rightarrow d &= \frac{800}{500} = 1.6 \text{ m}
 \end{aligned}$$

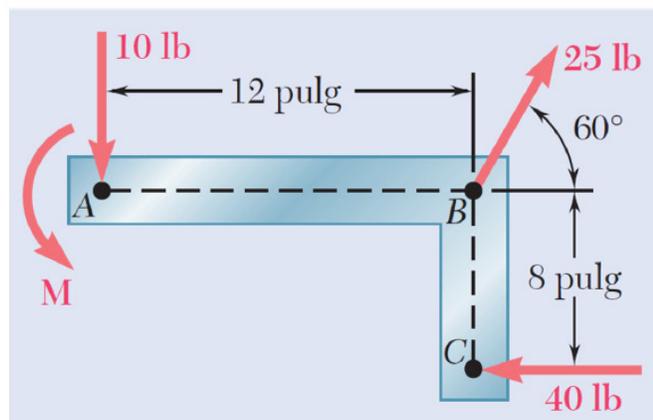
Observación: Es evidente que para que el sistema esté en equilibrio las reacciones en el lado empotrado de la viga se deben oponer al sistema fuerza-par obtenido en A en la letra a). Esto es, reacciones equilibrantes en A:



### PROBLEMA 12

**Problema:** Se aplican un par de magnitud  $M = 80 \text{ lbf-in}$  y las tres fuerzas mostradas en la figura a una ménsula angular.

- Encuentre la resultante de este sistema de fuerzas.
- Localice los puntos donde la línea de acción de la resultante interseca la línea  $AB$  y la línea  $BC$ .



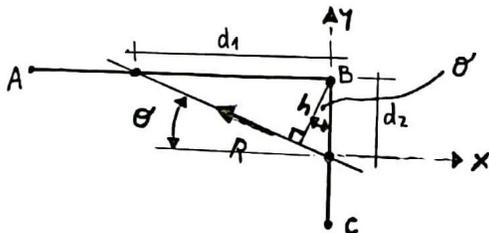
**SOLUCIÓN:**

a)

$$R = \sum F = (25 \cos 60^\circ - 40) \hat{i} + (25 \sin 60^\circ - 10) \hat{j} + 0 \hat{k}$$

$$= -(27.5 \text{ lbf}) \hat{i} + (11.65 \text{ lbf}) \hat{j} + (0 \text{ lbf}) \hat{k}$$

b) Se indica que la fuerza resultante debe intersectar la línea AB y la línea AC.



$$\theta = \arccos\left(\frac{27.5}{\sqrt{27.5^2 + 11.65^2}}\right) \approx 23^\circ$$

Para encontrar  $d_1$  y  $d_2$  hacemos uso de la definición de sistemas equivalentes de fuerzas: Sea el sistema de fuerzas y par mostrado en la figura del enunciado, el sistema original. Sea el sistema de fuerzas resultante  $R$  el sistema equivalente. Entonces, los dos sistemas son equivalentes si:

$$\sum \vec{F} = \vec{R} \quad \text{y} \quad \sum \vec{M}_B = -(\|\vec{R}\| h) \hat{k}$$

$\sum \vec{F} = \vec{R}$  ya fue calculado en a). Para los momentos,

$$\sum \vec{M}_B = (80 + 12 \times 10 - 8 \times 40) \hat{k} = -(120 \text{ lbf} \cdot \text{in}) \hat{k}$$

Iguando los momentos, se obtiene:

$$\|\vec{R}\| h = 120 \Rightarrow h = \frac{120}{\|\vec{R}\|} = \frac{120}{\sqrt{27.5^2 + 11.65^2}} \approx 4.018 \text{ in}$$

$$\therefore d_1 = \frac{h}{\sin \theta} = \frac{4.018}{\sin 23^\circ} \approx 10.28 \text{ in}$$

$$d_2 = \frac{h}{\cos \theta} = \frac{4.018}{\cos 23^\circ} \approx 4.365 \text{ in}$$