

Nona Edição

CAPÍTULO

4

MECÂNICA VETORIAL PARA ENGENHEIROS: **ESTÁTICA**

Ferdinand P. Beer
E. Russell Johnston, Jr.

Notas de Aula:
J. Walt Oler
Texas Tech University

Equilíbrio de Corpos Rígidos



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Conteúdo

[Introdução](#)

[Diagrama de Corpo Livre](#)

[Reações em Apoios e Conexões para uma Estrutura Bidimensional](#)

[Equilíbrio de um Corpo Rígido em Duas Dimensões](#)

[Reações Estaticamente Indeterminadas](#)

[Problema Resolvido 4.1](#)

[Problema Resolvido 4.3](#)

[Problema Resolvido 4.4](#)

[Equilíbrio de um Corpo Sujeito à Ação de Duas Forças](#)

[Equilíbrio de um Corpo Sujeito à Ação de Três Forças](#)

[Problema Resolvido 4.6](#)

[Equilíbrio de um Corpo Rígido em Três Dimensões](#)

[Reações em Apoios e Conexões para uma Estrutura Tridimensional](#)

[Problema Resolvido 4.8](#)



Introdução

- Para um corpo rígido em equilíbrio estático, as forças e momentos externos estão balanceadas e não impõem movimento de translação ou de rotação ao corpo.
- As condições necessárias e suficientes para o equilíbrio estático de um corpo são que a força e o binário resultantes de todas as forças externas formam um sistema equivalente a zero,

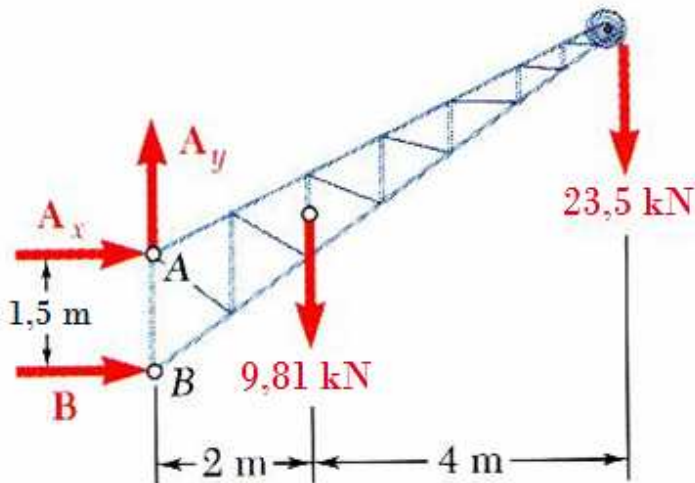
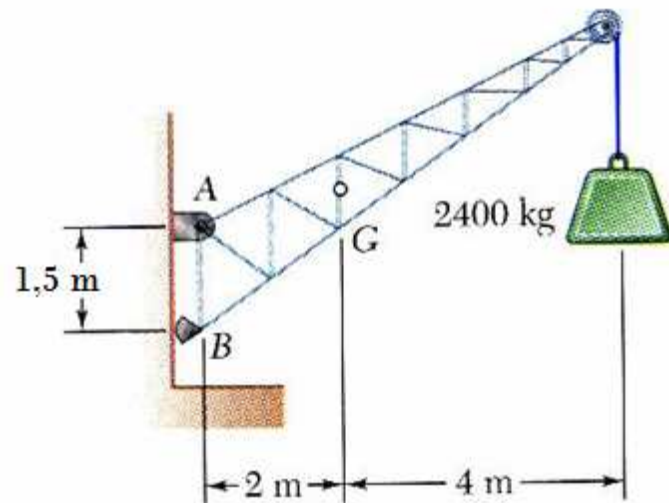
$$\sum \vec{F} = 0 \quad \sum \vec{M}_O = \sum (\vec{r} \times \vec{F}) = 0$$

- Decompondo cada força e cada momento em seus componentes retangulares, podemos indicar as condições necessárias e suficientes para o equilíbrio por meio de 6 equações escalares,

$$\begin{aligned} \sum F_x &= 0 & \sum F_y &= 0 & \sum F_z &= 0 \\ \sum M_x &= 0 & \sum M_y &= 0 & \sum M_z &= 0 \end{aligned}$$

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Diagrama de Corpo Livre

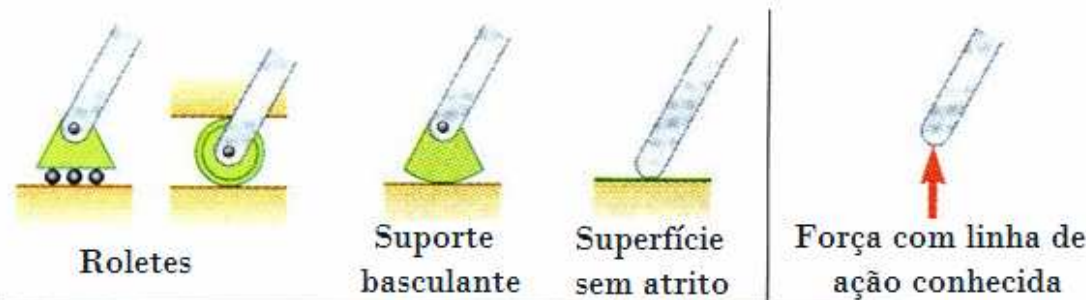


O primeiro passo na análise do equilíbrio estático de um corpo rígido é identificar todas as forças que atuam no corpo com um diagrama de *corpo livre*.

- Seleccionamos a extensão do corpo livre e o destacamos do solo e de todos os outros corpos.
- Indicamos o ponto de aplicação, intensidade, direção e sentido das forças externas, incluindo o peso do corpo rígido.
- Indicamos o ponto de aplicação e as direções e sentidos arbitrados para as forças desconhecidas. Estas geralmente consistem nas reações de apoio por meio das quais o solo e os outros corpos se opõem a um possível movimento do corpo rígido.
- Incluimos as dimensões necessárias ao cálculo dos momentos das forças.

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

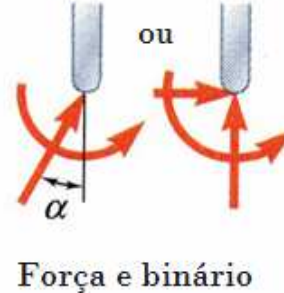
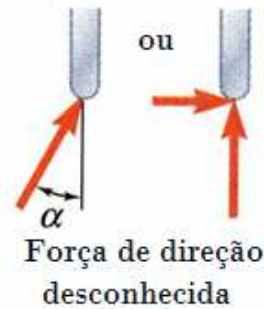
Reações em Apoios e Conexões para uma Estrutura Bidimensional



- Reações equivalentes a uma força com linha de ação conhecida.

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Reações em Apoios e Conexões para uma Estrutura Bidimensional

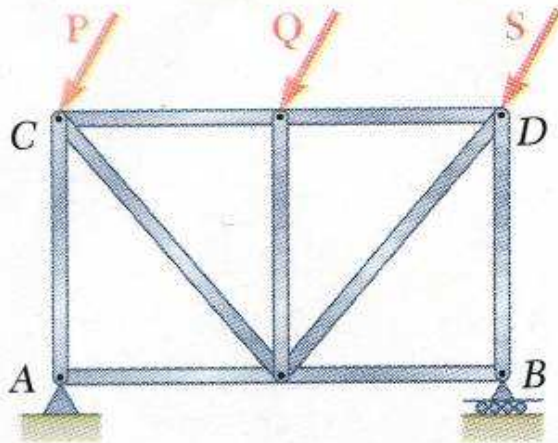


- Reações equivalentes a uma força de direção, sentido e intensidade desconhecidos

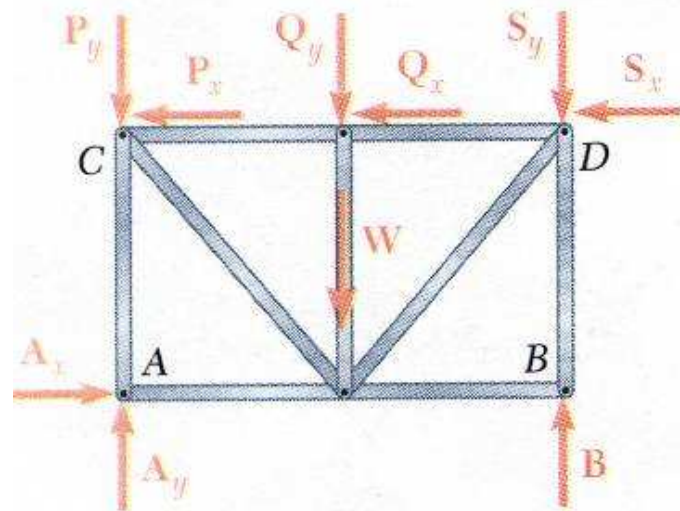
- Reações equivalentes a uma força de direção, sentido e intensidade desconhecidos e a um binário de intensidade desconhecida

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Equilíbrio de um Corpo Rígido em Duas Dimensões



(a)



(b)

- Para todas as forças e momentos aplicados a uma estrutura bidimensional:

$$F_z = 0 \quad M_x = M_y = 0 \quad M_z = M_O$$

- As equações de equilíbrio se reduzem a:

$$\sum F_x = 0 \quad \sum F_y = 0 \quad \sum M_A = 0$$

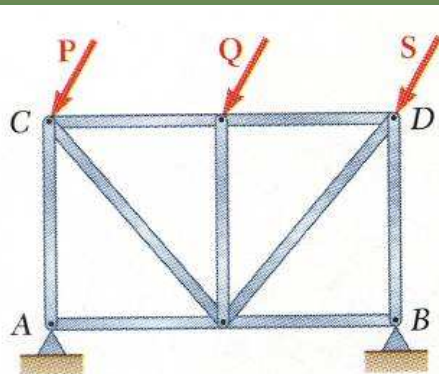
sendo A qualquer ponto no plano da estrutura.

- As 3 equações podem ser resolvidas para no máximo 3 incógnitas.
- As 3 equações não podem ser ampliadas com equações adicionais, mas qualquer uma delas pode ser substituída por outra equação.

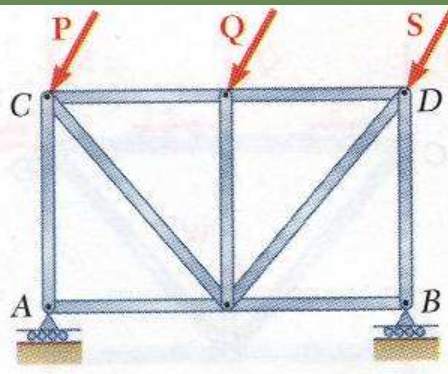
$$\sum F_x = 0 \quad \sum M_A = 0 \quad \sum M_B = 0$$

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

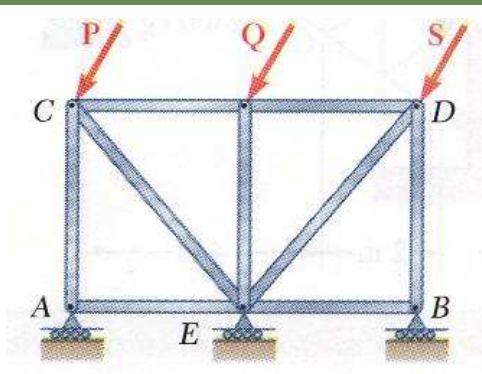
Reações Estaticamente Indeterminadas



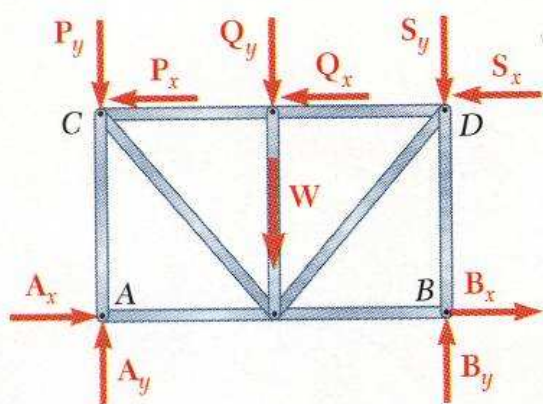
(a)



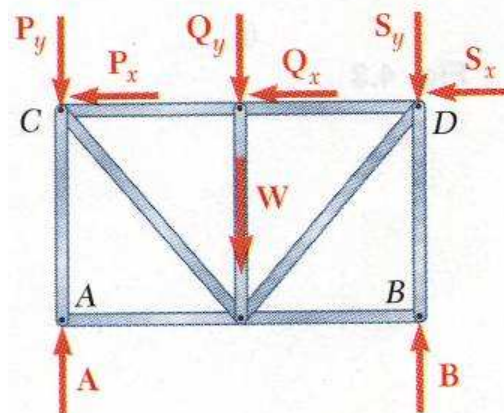
(a)



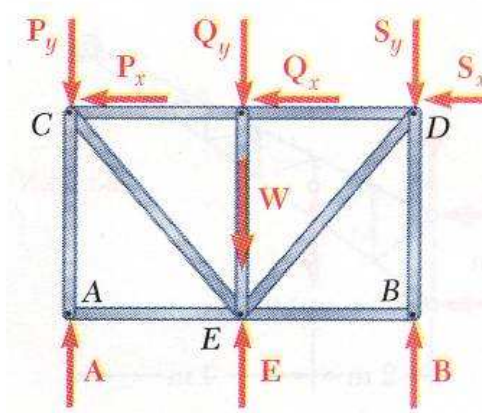
(a)



(b)



(b)

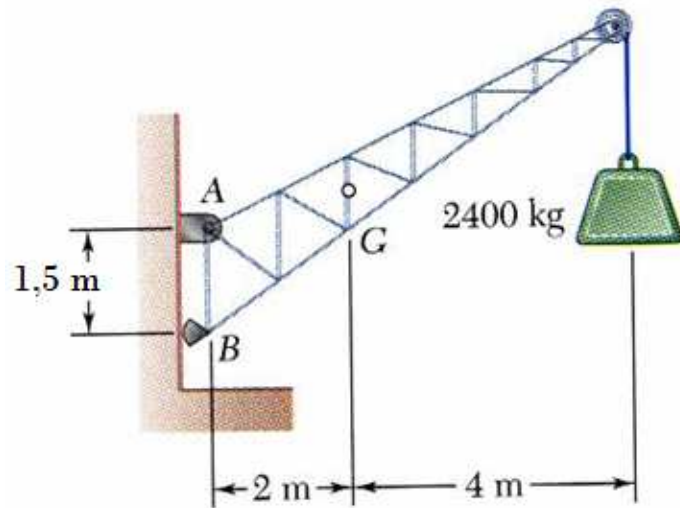


(b)

- Estrutura com mais incógnitas do que equações
- Estrutura com menos incógnitas do que equações: parcialmente vinculada
- Estrutura com número de incógnitas igual ao número de equações mas imprópriamente vinculada

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.1



Um guindaste fixo tem massa de 1000 kg e é usado para suspender um caixote de 2400 kg. Ele é mantido no lugar por um pino em A e um suporte basculante em B. O centro de gravidade do guindaste está localizado em G.

Determine os componentes das reações em A e B.

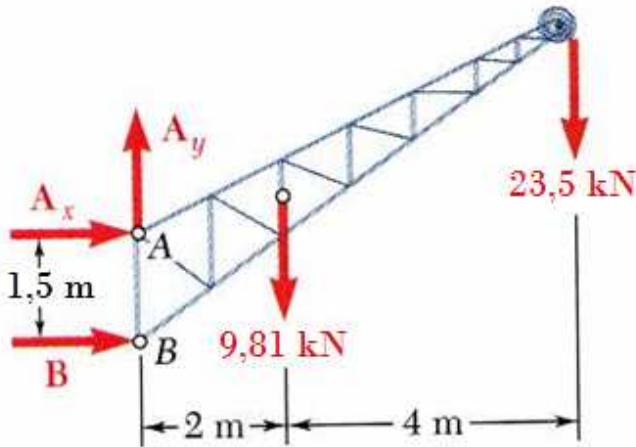
SOLUÇÃO:

- Traçamos um diagrama de corpo livre do guindaste.
- Determinamos a reação em B resolvemos a equação para a soma dos momentos de todas as forças em relação a A. Observamos que as reações em A não geram momento em relação àquele ponto.
- Determinamos as reações em A resolvendo as equações para a soma dos componentes horizontais e verticais de todas as forças.
- Conferimos se os resultados obtidos estão corretos verificando se a soma dos momentos de todas as forças em relação a B é zero.



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.1



- Traçamos um diagrama de corpo livre do guindaste.

- Determinamos a reação em B resolvendo a equação para a soma dos momentos de todas as forças em relação a A .

$$\sum M_A = 0: +B(1,5 \text{ m}) - 9,81 \text{ kN}(2 \text{ m}) - 23,5 \text{ kN}(6 \text{ m}) = 0$$

$$B = +107,1 \text{ kN}$$

- Determinamos as reações em A resolvendo as equações para a soma dos componentes horizontais e verticais de todas as forças.

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

$$A_x = -107,1 \text{ kN}$$

$$\sum F_y = 0: A_y - 9,81 \text{ kN} - 23,5 \text{ kN} = 0$$

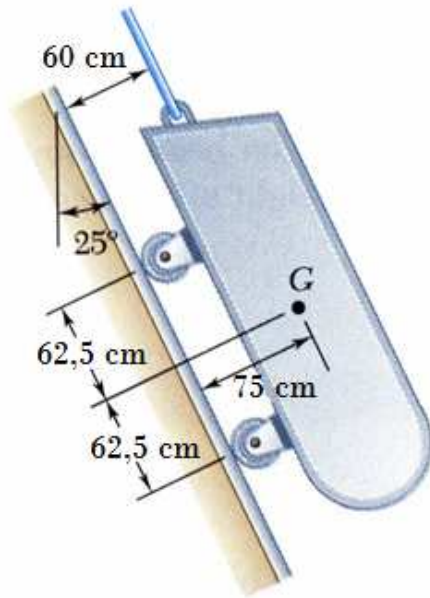
$$A_y = +33,3 \text{ kN}$$

- Conferimos os resultados obtidos.



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.3



Um vagão de carga está em repouso sobre um trilho inclinado. O peso bruto do vagão e sua carga é 24.750 N e está aplicado em G . O vagão é mantido no lugar pelo cabo.

Determine a tração no cabo e a reação em cada par de rodas.

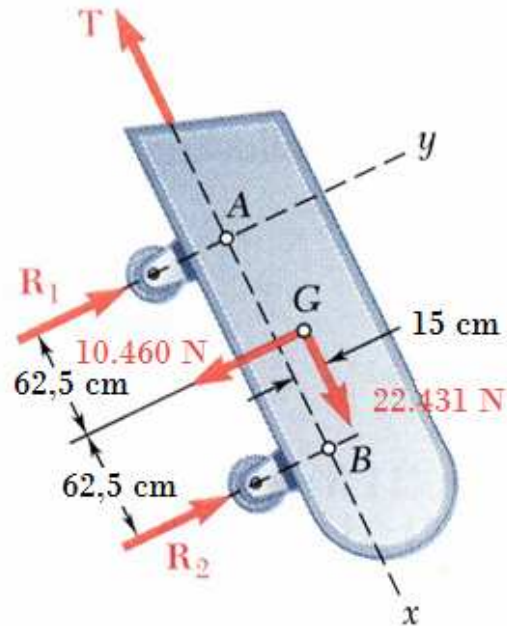
SOLUÇÃO:

- Criamos um diagrama de corpo livre para o vagão com sistema de coordenadas alinhado com o trilho.
- Determinamos as reações nas rodas resolvendo as equações para a soma dos momentos em relação aos eixos das rodas.
- Determinamos a tração no cabo resolvendo a equação para a soma dos componentes das forças paralelos ao trilho.
- Conferimos os resultados obtidos verificando se a soma dos componentes das forças perpendiculares ao trilho é zero.



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.3



- Traçamos um diagrama de corpo livre

$$\begin{aligned} W_x &= +(24.750 \text{ N}) \cos 25^\circ \\ &= +22.431 \text{ N} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} W_y &= -(24.750 \text{ N}) \sin 25^\circ \\ &= -10.460 \text{ N} \end{aligned}$$

- Determinamos as reações nas rodas.

$$\sum M_A = 0: -(10.460 \text{ N})62,5 \text{ cm} - (22.431 \text{ N})15 \text{ cm} + R_2(125 \text{ cm}) = 0$$

$$R_2 = 7.922 \text{ N}$$

$$\sum M_B = 0: +(10.460 \text{ N})62,5 \text{ cm} - (22.431 \text{ N})15 \text{ cm} - R_1(125 \text{ cm}) = 0$$

$$R_1 = 2.538 \text{ N}$$

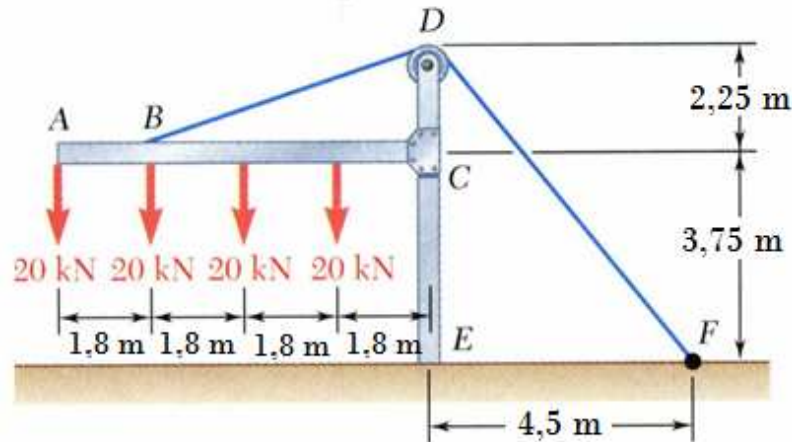
- Determinamos a tração no cabo

$$\sum F_x = 0: +22.431 \text{ N} - T = 0$$

$$T = +22.431 \text{ N}$$

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.4



SOLUÇÃO:

- Traçamos um diagrama de corpo livre da estrutura e do cabo BDF .
- Resolvemos as 3 equações de equilíbrio para os componentes da força e do binário em E .

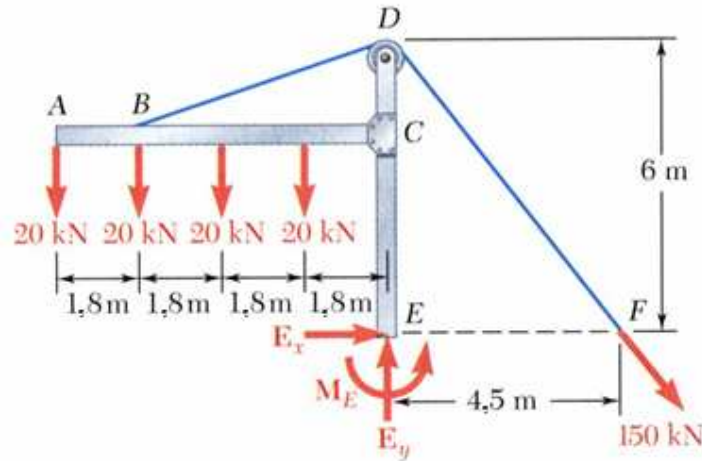
A estrutura representada na figura sustenta parte do teto de uma pequeno edifício. Sabendo que a tração no cabo é 150 kN.

Determine a reação na extremidade E .



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.4



- Traçamos um diagrama de corpo livre da estrutura e do cabo *BDF*.

- Resolvemos as 3 equações de equilíbrio para os componentes da força e do binário em *E*.

$$\sum F_x = 0: E_x + \frac{4,5}{7,5} (150 \text{ kN}) = 0$$

$$E_x = -90,0 \text{ kN}$$

$$\sum F_y = 0: E_y - 4(20 \text{ kN}) - \frac{6}{7,5} (150 \text{ kN}) = 0$$

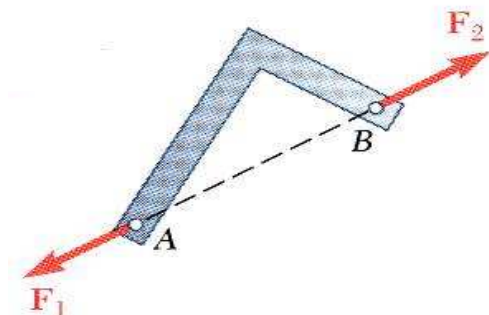
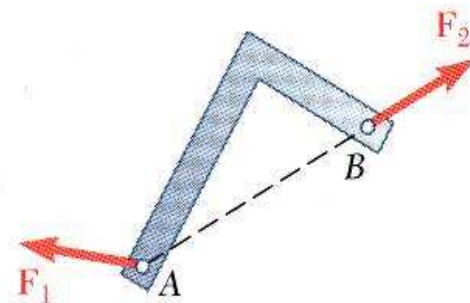
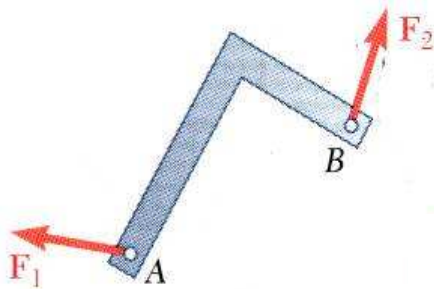
$$E_y = +200 \text{ kN}$$

$$\begin{aligned} \sum M_E = 0: \\ + 20 \text{ kN} (7,2 \text{ m}) + 20 \text{ kN} (5,4 \text{ m}) \\ + 20 \text{ kN} (3,6 \text{ m}) + 20 \text{ kN} (1,8 \text{ m}) \\ - \frac{6}{7,5} (150 \text{ kN}) 4,5 \text{ m} + M_E = 0 \end{aligned}$$

$$M_E = 180,0 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Equilíbrio de um Corpo Sujeito à Ação de Duas Forças

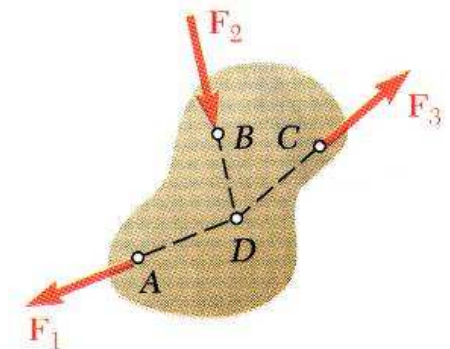
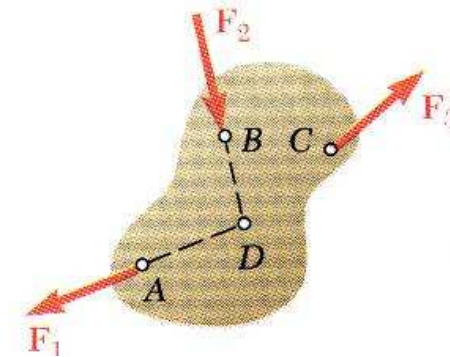
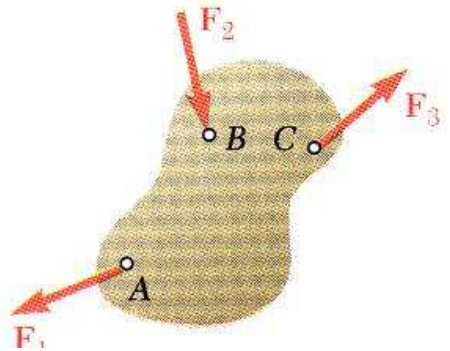


- Considere uma placa do tipo cantoneira sujeita à ação de duas forças F_1 e F_2
- Se a placa estiver em equilíbrio, a soma dos momentos em relação a A deve ser zero. Como o momento de F_1 é obviamente zero, o momento de F_2 também deve ser zero, ou seja, a linha de ação de F_2 deve passar por A.
- De forma similar, a linha de ação de F_1 deve passar por B para que a soma dos momentos em relação a B seja zero.
- Como a soma das forças em qualquer direção deve ser zero, conclui-se que F_1 e F_2 devem ter a mesma intensidade, mas sentidos opostos



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Equilíbrio de um Corpo Sujeito à Ação de Três Forças

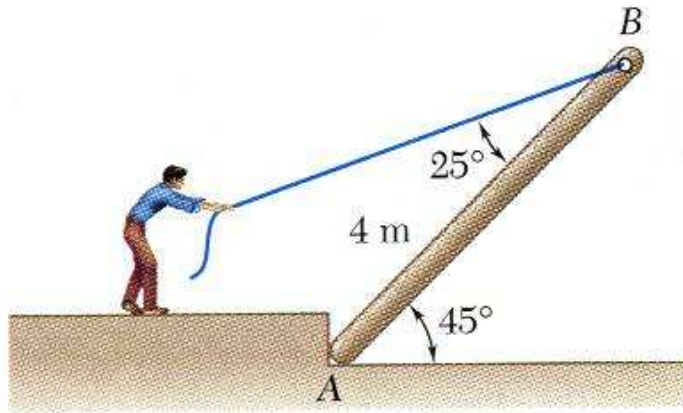


- Considere um corpo rígido sujeito a ação de forças atuando em apenas 3 pontos.
- Assumindo que as linhas de ação das forças F_1 e F_2 se interceptam, o momento de ambas em relação ao ponto de interseção representado por D é zero.
- Como o corpo rígido está em equilíbrio, a soma dos momentos de F_1 , F_2 e F_3 em relação a qualquer eixo deve ser zero. Portanto, o momento de F_3 em relação a D também deve ser zero e a linha de ação de F_3 deve passar por D .
- As linhas de ação das três forças devem ser concorrentes ou paralelas



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.6



Um homem levanta uma viga de 10 kg e 4 m de comprimento puxando-a com uma corda.

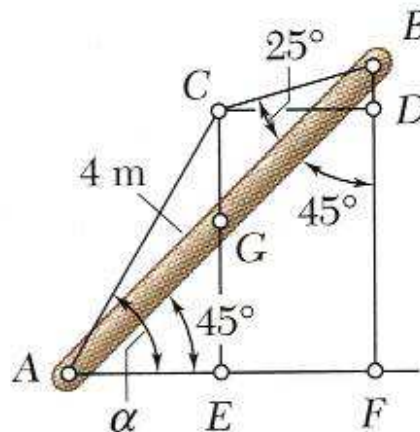
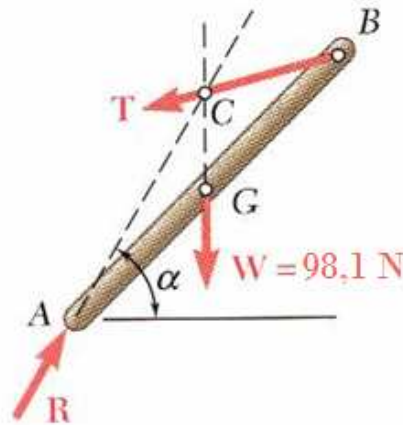
Encontre a tração T na corda e a reação em A.

SOLUÇÃO:

- Traçamos um diagrama de corpo livre da viga observando que a viga é um corpo sob a ação de 3 forças que são o seu peso, a força exercida pela corda e a reação em A.
- Para que o corpo esteja em equilíbrio, as três forças devem ser concorrentes. Portanto, a reação $\mathbf{R}$ deve passar pela interseção das linhas de ação do peso e da força exercida pela corda. Dessa forma determina-se a direção da reação $\mathbf{R}$.
- Utilizamos um triângulo de forças para determinar a intensidade da reação $\mathbf{R}$.

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.6



- Traçamos um diagrama de corpo livre da viga.
- Determinamos a direção da reação R .

$$AF = AB \cos 45^\circ = (4 \text{ m}) \cos 45^\circ = 2,828 \text{ m}$$

$$CD = AE = \frac{1}{2} AF = 1,414 \text{ m}$$

$$BD = CD \cot(45 + 25) = (1,414 \text{ m}) \tan 20^\circ = 0,515 \text{ m}$$

$$CE = BF - BD = (2,828 - 0,515) \text{ m} = 2,313 \text{ m}$$

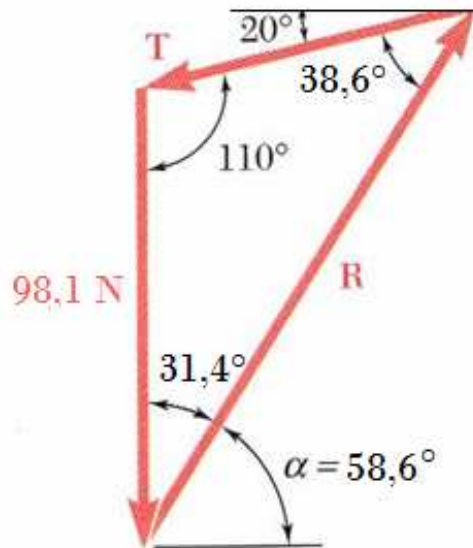
$$\tan \alpha = \frac{CE}{AE} = \frac{2,313}{1,414} = 1,636$$

$$\alpha = 58,6^\circ$$



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.6



- Determinamos a intensidade da reação R .

$$\frac{T}{\sin 31,4^\circ} = \frac{R}{\sin 110^\circ} = \frac{98,1 \text{ N}}{\sin 38,6^\circ}$$

$$T = 81,9 \text{ N}$$

$$R = 147,8 \text{ N}$$



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Equilíbrio de um Corpo Rígido em Três Dimensões

- São necessárias seis equações escalares para expressar as condições para o equilíbrio de um corpo rígido no caso geral tridimensional.

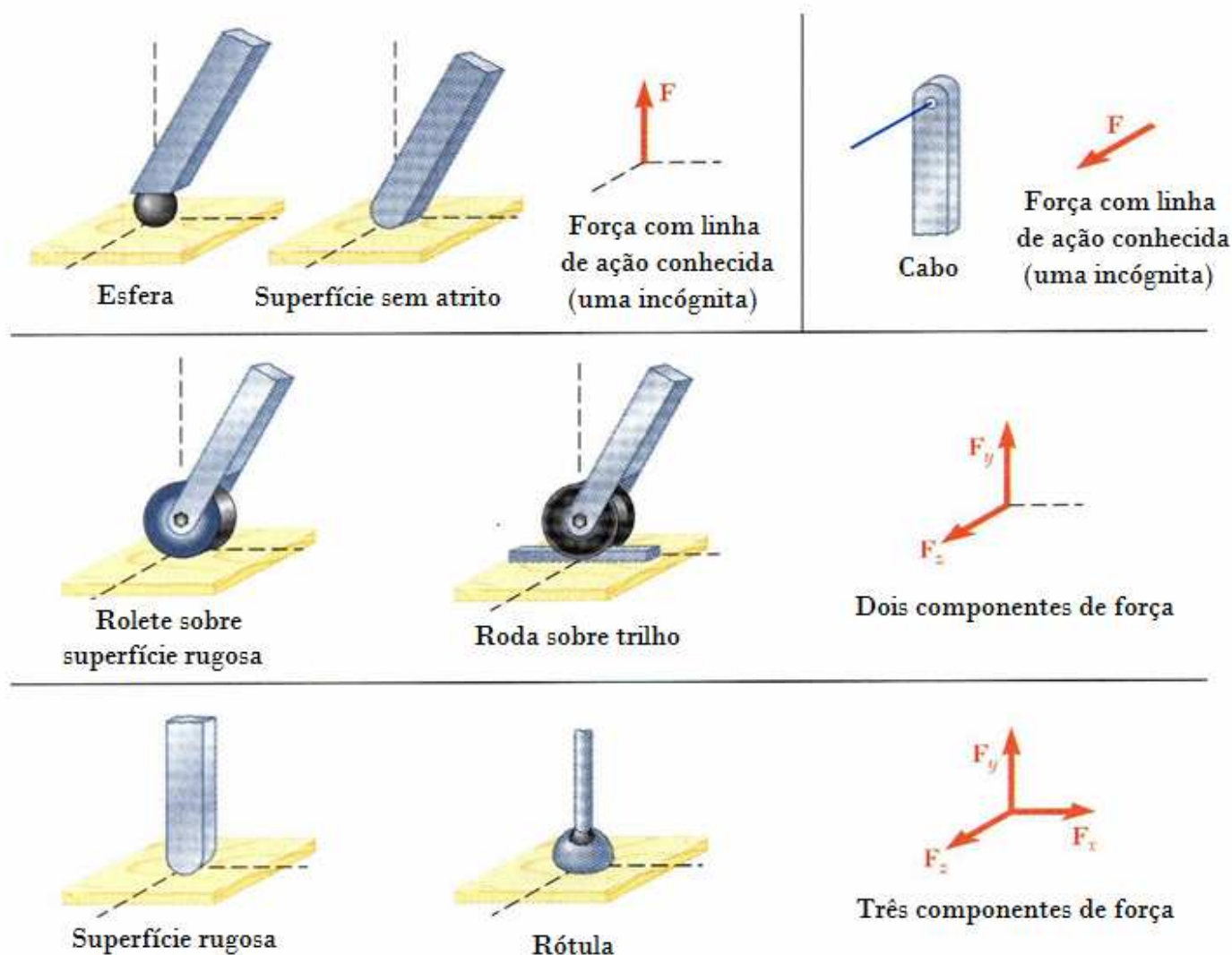
$$\begin{aligned}\sum F_x &= 0 & \sum F_y &= 0 & \sum F_z &= 0 \\ \sum M_x &= 0 & \sum M_y &= 0 & \sum M_z &= 0\end{aligned}$$

- Essas equações podem ser resolvidas para no máximo 6 incógnitas que, geralmente, representam reações em apoios ou conexões.
- As equações escalares serão obtidas mais convenientemente se expressarmos, inicialmente, as condições de equilíbrio na forma vetorial.

$$\sum \vec{F} = 0 \quad \sum \vec{M}_O = \sum (\vec{r} \times \vec{F}) = 0$$

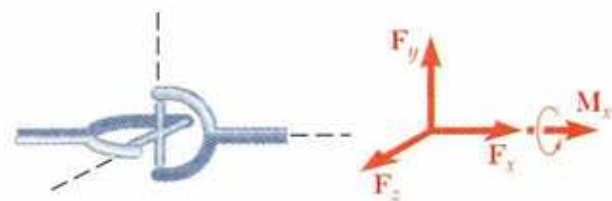
Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Reações em Apoios e Conexões para uma Estrutura Tridimensional



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Reações em Apoios e Conexões para uma Estrutura Tridimensional



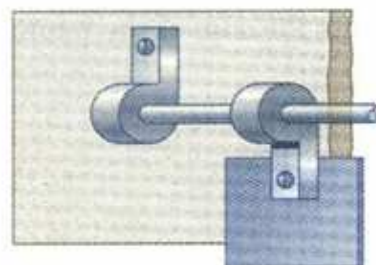
Junta universal

Três componentes de força e um binário

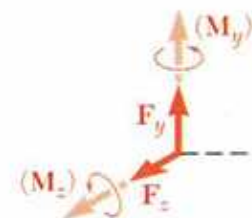
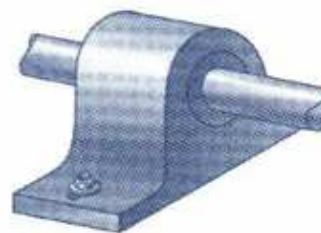


Engaste

Três componentes de força e três binários



Dobradiça e mancal sustentando apenas carga radial



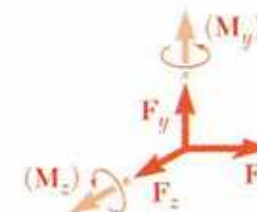
Dois componentes de força (e dois binários)



Pino e suporte



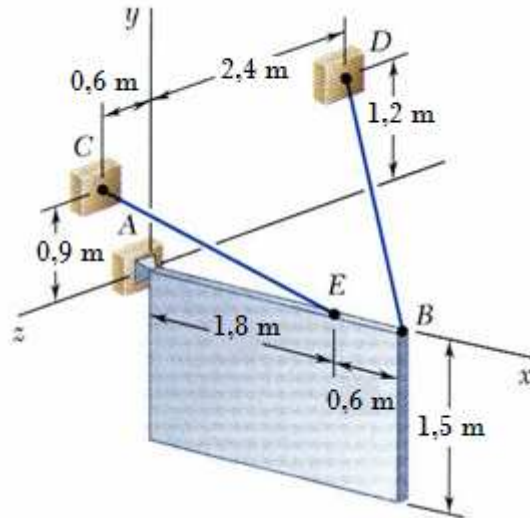
Dobradiça e mancal sustentando empuxo axial e carga radial



Três componentes de força (e dois binários)

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.8



SOLUÇÃO:

- Traçamos um diagrama de corpo livre da placa.
- Aplicamos as condições de equilíbrio para obter equações que possibilitem o cálculo das reações desconhecidas.

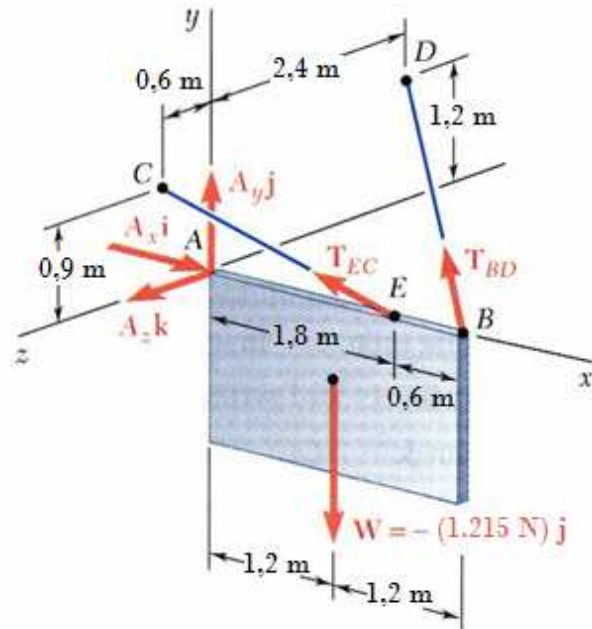
Uma placa de massa específica uniforme pesa 1.215 N e é sustentada por uma rótula em A e por dois cabos.

Determine a tração em cada cabo e a reação em A.



Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.8



- Traçamos um diagrama de corpo livre da placa.

Como há apenas 5 incógnitas, a placa está parcialmente vinculada. Ela pode girar livremente em torno do eixo x . No entanto, ela está em equilíbrio sob o carregamento dado.

$$\begin{aligned}\vec{T}_{BD} &= T_{BD} \left(\frac{\overline{BD}}{BD} \right) \\ &= T_{BD} \frac{-2,4\vec{i} + 1,2\vec{j} - 2,4\vec{k}}{3,6}\end{aligned}$$

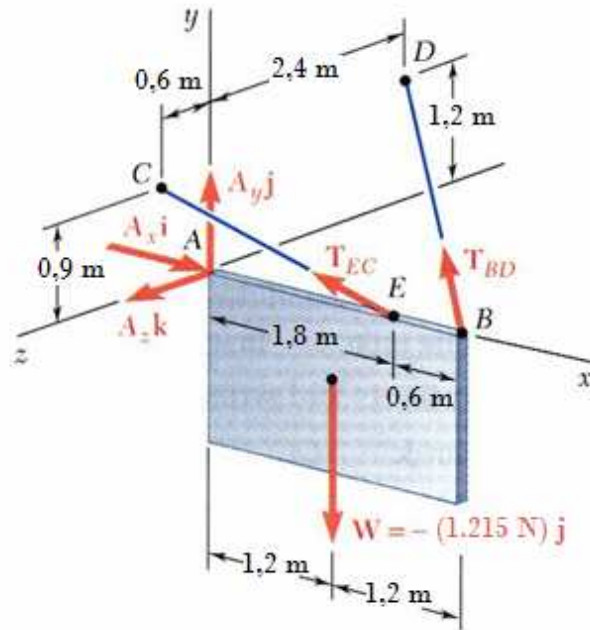
$$= T_{BD} \left(-\frac{2}{3}\vec{i} + \frac{1}{3}\vec{j} - \frac{2}{3}\vec{k} \right)$$

$$\begin{aligned}\vec{T}_{EC} &= T_{EC} \left(\frac{\overline{EC}}{EC} \right) \\ &= T_{EC} \frac{-1,8\vec{i} + 0,9\vec{j} + 0,6\vec{k}}{2,1}\end{aligned}$$

$$= T_{EC} \left(-\frac{6}{7}\vec{i} + \frac{3}{7}\vec{j} + \frac{2}{7}\vec{k} \right)$$

Mecânica Vetorial para Engenheiros: Estática

Problema Resolvido 4.8



$$\sum \vec{F} = \vec{A} + \vec{T}_{BD} + \vec{T}_{EC} - (1.215 \text{ N})\vec{j} = 0$$

$$\vec{i}: A_x - \frac{2}{3}T_{BD} - \frac{6}{7}T_{EC} = 0$$

$$\vec{j}: A_y + \frac{1}{3}T_{BD} + \frac{3}{7}T_{EC} - 1.215 \text{ N} = 0$$

$$\vec{k}: A_z - \frac{2}{3}T_{BD} + \frac{2}{7}T_{EC} = 0$$

$$\sum \vec{M}_A = \vec{r}_B \times \vec{T}_{BD} + \vec{r}_E \times \vec{T}_{EC} + (1.2 \text{ m})\vec{i} \times (-1.215 \text{ N})\vec{j} = 0$$

$$\vec{j}: 1.6T_{BD} - 0.514T_{EC} = 0$$

$$\vec{k}: 0.8T_{BD} + 0.771T_{EC} - 1.458 \text{ N} = 0$$

- Aplicamos as condições de equilíbrio para desenvolver equações para as reações desconhecidas

Resolvemos as 5 equações para as 5 incógnitas e obtemos:

$$T_{BD} = 455,9 \text{ N} \quad T_{EC} = 1.417,5 \text{ N}$$

$$\vec{A} = (1.521 \text{ N})\vec{i} + (455,4 \text{ N})\vec{j} - (101,25 \text{ N})\vec{k}$$