

11 TRABALHO VIRTUAL



O equilíbrio e a estabilidade desta lança articulada do guindaste como função de sua posição podem ser analisados utilizando-se métodos baseados no trabalho e na energia, que serão explicados neste capítulo.

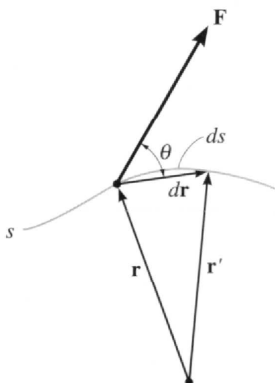


Figura 11.1

OBJETIVOS DO CAPÍTULO

- Introduzir o princípio dos trabalhos virtuais e mostrar como aplicá-lo para determinar a configuração de equilíbrio de uma série de elementos conectados.
- Estabelecer a função energia potencial e utilizar o método da energia potencial para investigar o tipo de equilíbrio ou estabilidade de um corpo rígido ou de um sistema.

11.1 DEFINIÇÃO DE TRABALHO E TRABALHO VIRTUAL

Trabalho de uma Força. Em mecânica, uma força \mathbf{F} realiza trabalho somente quando está submetida a um deslocamento na direção da aplicação da força. Por exemplo, considere a força \mathbf{F} na Figura 11.1, que está localizada na trajetória s especificada pelo vetor posição \mathbf{r} . Se a força move-se ao longo da trajetória para uma nova posição $\mathbf{r}' = \mathbf{r} + d\mathbf{r}$, o deslocamento é $d\mathbf{r}$ e, portanto, o trabalho dU é uma *grandeza escalar* definida pelo produto escalar:

$$dU = \mathbf{F} \cdot d\mathbf{r}$$

Como $d\mathbf{r}$ é infinitesimal, sua intensidade pode ser representada por ds , o segmento de arco infinitesimal ao longo da trajetória. Se o ângulo entre os vetores $d\mathbf{r}$ e \mathbf{F} é θ (Figura 11.1), então, por definição do produto escalar, a equação acima deve ser escrita também como:

$$dU = F ds \cos \theta$$

O trabalho expresso pela equação pode ser entendido de uma destas duas maneiras: ou como produto da força F e do componente do deslocamento na direção da aplicação da força, isto é, $ds \cos \theta$; ou como o produto de ds e do componente da força na direção do deslocamento, isto é, $F \cos \theta$. Veja que, se

$0^\circ \leq \theta < 90^\circ$, de modo que o componente da força e o deslocamento têm o *mesmo sentido*, o trabalho é considerado *positivo*, ao passo que, se $90^\circ < \theta \leq 180^\circ$, esses vetores terão *sentidos opostos* e, portanto, o trabalho será *negativo*. Veja também que $dU = 0$ se a força é *perpendicular* ao deslocamento, pois $\cos 90^\circ = 0$, ou se a força é aplicada a um *ponto fixo*, e nesse caso o deslocamento $ds = 0$.

A unidade básica usada para o trabalho é uma combinação das unidades de força e deslocamento. No sistema SI um *joule* (J) é equivalente ao trabalho realizado por uma força de 1 newton que se desloca 1 m em sua direção ($1 \text{ J} = 1 \text{ N} \cdot \text{m}$). No sistema FPS, o trabalho é definido em unidades de pés·lb. O momento de uma força tem a mesma combinação de unidades, entretanto os conceitos de momento e trabalho não possuem relação. Um momento é uma grandeza vetorial, enquanto o trabalho é escalar.

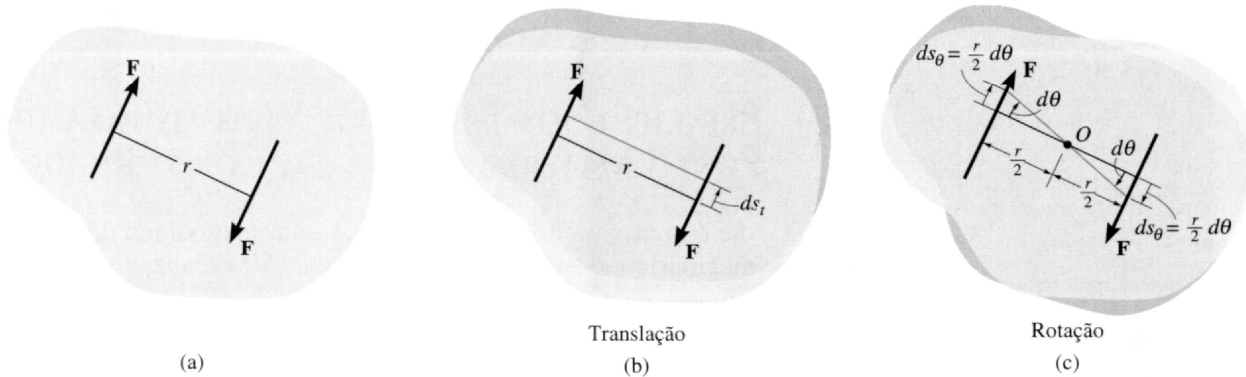


Figura 11.2

Trabalho Realizado por Binário. As duas forças de um binário realizam trabalho quando ele *gira* em relação a um eixo perpendicular ao seu plano. Para mostra isso, considere o corpo da Figura 11.2a, que está submetido à ação de um binário cuja intensidade do momento é $M = Fr$. Qualquer deslocamento infinitesimal do corpo pode ser considerado como a combinação de uma translação e uma rotação. Quando o corpo se *translada*, de modo que o *componente do deslocamento* ao longo da linha de ação de cada força é ds_t , claramente o trabalho ‘positivo’ de uma força ($F ds_t$) *cancela* o trabalho ‘negativo’ da outra força ($-F ds_t$) (Figura 11.2b). Considere agora uma *rotação* infinitesimal $d\theta$ de um corpo em relação a um eixo perpendicular ao plano do binário, que intercepta esse plano no ponto O (Figura 11.2c). (Para a discussão, qualquer outro ponto no plano pode ser considerado.) Como mostrado, cada força sofre um deslocamento $ds_\theta = (r/2) d\theta$ na direção da força, portanto o trabalho realizado pelas duas forças é:

$$dU = F\left(\frac{r}{2}d\theta\right) + F\left(\frac{r}{2}d\theta\right) = (Fr) d\theta$$

ou

$$dU = M d\theta$$

O trabalho resultante é *positivo* quando o sentido de \mathbf{M} é o *mesmo* que o de $d\theta$ e negativo quando eles têm sentidos opostos. Como no caso do vetor do momento, a *direção e o sentido* de $d\theta$ são definidos pela regra da mão direita, onde os dedos da mão direita seguem o sentido de rotação e o polegar indica a direção de $d\theta$. Logo, a linha de ação de $d\theta$ será *paralela* à linha de ação de \mathbf{M} se o movimento do corpo ocorrer no *mesmo plano*. Se o corpo rotacionar no espaço, o componente de $d\theta$ na direção de M será necessário. Portanto, em geral, o trabalho realizado pelo binário é definido pelo produto escalar, $dU = \mathbf{M} \cdot d\theta$.

Trabalho Virtual. A definição de trabalho de uma força e de um binário tem sido apresentada em função de *movimentos reais* expressos por um deslocamento infinitesimal com intensidades ds e $d\theta$. Considere agora um *movimento imaginário* ou *virtual*, o qual indica um deslocamento ou rotação que é *suposto e na realidade não existe*. Esses movimentos são quantidades infinitesimais de primeira ordem e são representados pelos símbolos δs e $\delta\theta$ (delta s e delta θ), respectivamente. O *trabalho virtual* realizado por uma força sujeita a um deslocamento virtual δs é:

$$\delta U = F \cos \theta \delta s \tag{11.1}$$

Analogamente, quando um binário está sujeito a uma rotação virtual $\delta\theta$ no plano do binário, o *trabalho virtual* é:

$$\delta U = M \delta\theta \tag{11.2}$$

11.2 PRINCÍPIO DOS TRABALHOS VIRTUAIS PARA UM PONTO MATERIAL E PARA UM CORPO RÍGIDO

Partícula. Se o ponto material da Figura 11.3 está sujeito a um deslocamento virtual ou imaginário $\delta\mathbf{r}$, então o trabalho virtual (δU) realizado pelo sistema de forças torna-se:

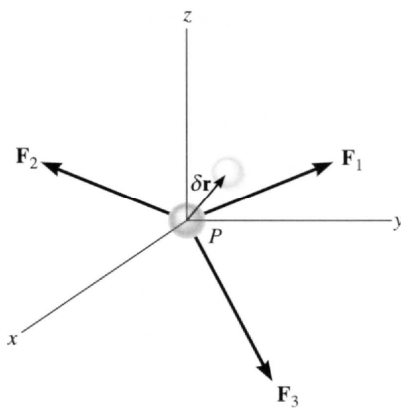


Figura 11.3

$$\begin{aligned} \delta U &= \Sigma \mathbf{F} \cdot \delta \mathbf{r} \\ &= (\Sigma F_x \mathbf{i} + \Sigma F_y \mathbf{j} + \Sigma F_z \mathbf{k}) \cdot (\delta x \mathbf{i} + \delta y \mathbf{j} + \delta z \mathbf{k}) \\ &= \Sigma F_x \delta x + \Sigma F_y \delta y + \Sigma F_z \delta z \end{aligned}$$

Para o equilíbrio é necessário que $\Sigma F_x = 0$, $\Sigma F_y = 0$, $\Sigma F_z = 0$ e, assim, o trabalho virtual também deve ser nulo, isto é:

$$\delta U = 0$$

Em outras palavras, podemos escrever três equações independentes para o trabalho virtual correspondendo às três equações de equilíbrio.

Por exemplo, considere o diagrama de corpo livre para uma bola que está em repouso no piso (Figura 11.4). Se nós ‘imaginarmos’ a bola sendo deslocada para baixo de uma quantidade virtual δy , então o peso realizará trabalho virtual positivo, $W\delta y$, e a força normal realizará trabalho virtual negativo, $-N\delta y$. Para o equilíbrio, o trabalho virtual total deve ser nulo, assim: $\delta U = W\delta y - N\delta y = (W - N)\delta y = 0$. Uma vez que $\delta y \neq 0$, então $N = W$, como necessário.

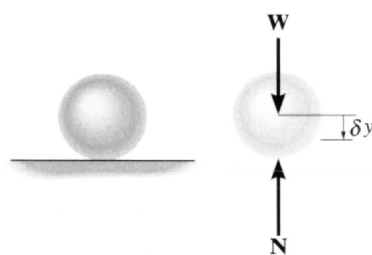


Figura 11.4

Corpo Rígido. De uma forma análoga, nós podemos também escrever um conjunto de três equações para o trabalho virtual ($\delta U = 0$) para o corpo rígido sujeito a um sistema de forças coplanares. Se essas equações envolvem translações virtuais separadas na direções x, y e uma rotação virtual em relação a um eixo perpendicular ao plano $x-y$ e que passa por um ponto arbitrário O , então podemos mostrar que elas corresponderão às três equações de equilíbrio $\Sigma F_x = 0$, $\Sigma F_y = 0$ e $\Sigma M_O = 0$. Quando escrevemos essas equações, *não é necessário* incluir o trabalho realizado pela ação das *forças internas* atuantes no corpo, pois um corpo rígido *não se deforma* quando sujeito a um carregamento externo. Além disso, quando o corpo se move mediante um deslocamento virtual, as forças internas aparecem aos pares colineares opostos, de modo que o trabalho correspondente realizado por cada par de força é *cancelado*.

Para demonstrar uma aplicação, considere a viga simplesmente apoiada da Figura 11.5a. Quando a viga sofre uma rotação virtual $\delta\theta$, em relação ao

ponto B (Figura 11.5b), as únicas forças que realizam trabalho são \mathbf{P} e \mathbf{A}_y . Como $\delta y = l\delta\theta$ e $\delta y' = (l/2)\delta\theta$, a equação do trabalho virtual para esse caso é $\delta U = A_y(l\delta\theta) - P(l/2)\delta\theta = (A_y - P/2)l\delta\theta = 0$. Sendo $\delta\theta \neq 0$, então $A_y = P/2$. Excluindo $\delta\theta$, veja que os termos entre parênteses representam, na realidade, o equilíbrio de momentos em relação ao ponto B .

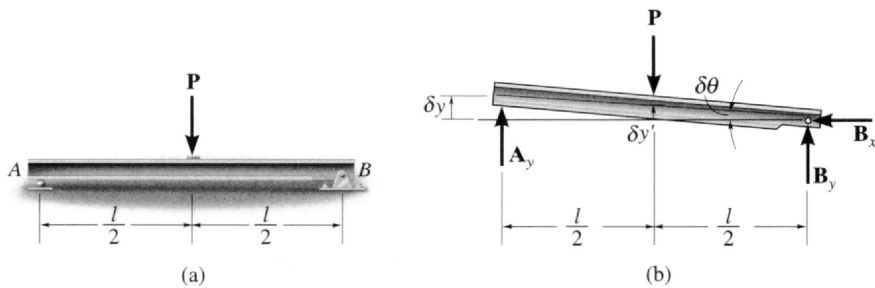


Figura 11.5

No caso de um ponto material, não há vantagens adicionais em resolver os problemas de equilíbrio de corpo rígido usando o princípio dos trabalhos virtuais. Isso porque, para cada aplicação da equação do trabalho virtual, o deslocamento virtual, comum a cada termo, é fatorado, levando a uma equação que pode ser obtida de *forma mais direta* pela simples aplicação das equações de equilíbrio.

11.3 PRINCÍPIO DOS TRABALHOS VIRTUAIS PARA UM SISTEMA DE CORPOS RÍGIDOS INTERLIGADOS

O método dos trabalhos virtuais é mais adequado para resolver problemas de equilíbrio que envolvam um sistema de vários corpos rígidos *interligados*, tais como aqueles mostrados na Figura 11.6. Antes de aplicarmos o princípio dos trabalhos virtuais para esse sistema, entretanto, devemos primeiro especificar o número de graus de liberdade para um sistema e estabelecer as coordenadas que definem a posição desse sistema.

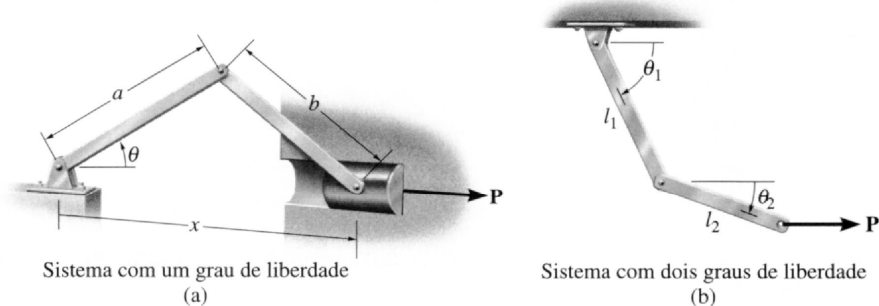


Figura 11.6

Graus de Liberdade. Um sistema de corpos interligados assume uma configuração que pode ser especificada quando se conhece a posição de um número determinado de pontos do sistema. Essas posições são definidas usando *coordenadas independentes* q , que são medidas a partir de pontos de referência fixos. Para cada coordenada estabelecida, o sistema terá *um grau de liberdade* para deslocamento ao longo do eixo coordenado que é composto com as restrições à ação dos apoios. Assim, um sistema com n graus de liberdade requer n coordenadas independentes q_n para determinar a localização de cada um dos elementos do sistema. Por exemplo, o arranjo composto de um braço e de um bloco que escorrega, como mostrado na Figura 11.6a, é um exemplo



Durante a sua operação, o elevador tipo pantógrafo tem um grau de liberdade. Sem desmembrar o mecanismo, a força hidráulica necessária para executar a elevação pode ser determinada diretamente pela utilização do princípio dos trabalhos virtuais.

de um sistema com um grau de liberdade. A coordenada independente $q = \theta$ pode ser usada para especificar a localização de dois braços e do bloco. A coordenada x também pode ser usada como coordenada independente. Entretanto, como o bloco é restrito dentro da fenda, x não é independente de θ ; ao contrário, pode ser relacionado a θ usando-se a lei dos cossenos, $b^2 = a^2 + x^2 - 2ax \cos \theta$. O arranjo com duplo braço mostrado na Figura 11.6b é um exemplo de sistema com dois graus de liberdade. Para especificar a localização de cada braço, as coordenadas θ_1 e θ_2 devem ser conhecidas, pois a rotação de um braço é independente da rotação do outro.

Princípio dos Trabalhos Virtuais. O princípio dos trabalhos virtuais para sistemas de corpos rígidos com ligações *sem a presença de atrito* pode ser estabelecido do seguinte modo: *um sistema de corpos rígidos interligados estará em equilíbrio se o trabalho virtual realizado por todas as forças e momentos externos atuantes no sistema for nulo para cada deslocamento virtual independente do sistema.* Matematicamente, podemos expressar esse conceito como:

$$\delta U = 0 \quad (11.3)$$

onde δU representa o trabalho virtual de todas as forças externas (e momentos) que atuam sobre o sistema durante qualquer deslocamento virtual independente.

Conforme estabelecido anteriormente, se um sistema tem n graus de liberdade, ele tem n coordenadas independentes q_n para especificar completamente a localização do sistema. Assim, é possível escrever n equações de trabalhos virtuais independentes para o sistema, uma para cada deslocamento virtual realizado ao longo de cada eixo coordenado independente, mantidas as demais $n - 1$ coordenadas independentes *fixas*.¹

PONTOS IMPORTANTES

- Uma força realiza trabalho quando se desloca na direção da sua linha de ação. Um momento realiza trabalho quando se move através de uma rotação colinear. Especificamente, trabalho positivo é realizado quando a força ou o momento e seus deslocamentos têm o mesmo sentido.
- O princípio dos trabalhos virtuais em geral é usado para determinar a configuração de equilíbrio para uma série de elementos interligados.
- Um deslocamento virtual é imaginário, isto é, não realizado realmente. Ele é um deslocamento infinitesimal dado na direção positiva das coordenadas de posição.
- Forças ou momentos que não se deslocam virtualmente não realizam trabalho virtual.

PROCEDIMENTO PARA ANÁLISE

A equação do trabalho virtual pode ser usada para resolver problemas envolvendo um sistema de corpos interligados sem atrito tendo um grau de liberdade pelo seguinte procedimento.

Diagrama de Corpo Livre

- Trace o diagrama de corpo livre do sistema de corpos interligados e defina uma *coordenada independente* q .
- Esquematize a 'posição deslocada' do sistema no diagrama de corpo livre quando ele está sujeito a um deslocamento virtual positivo δq .

¹ Esse método de aplicação do princípio dos trabalhos virtuais é algumas vezes chamado de método dos deslocamentos virtuais, pois um deslocamento virtual é aplicado, resultando no cálculo de uma força real. Embora isso não seja utilizado aqui, poderíamos também empregar o princípio dos trabalhos virtuais como um método de forças virtuais. Este método é freqüentemente usado para determinar o deslocamento de pontos em corpos deformáveis. Veja R. C. Hibbeler *Resistência dos materiais*, 5. ed., Prentice Hall, 2004.

PROCEDIMENTO PARA ANÁLISE (CONTINUAÇÃO)

Deslocamentos Virtuais

- Indique as *coordenadas de posição* s_i , medidas a partir de um *ponto fixo* no diagrama de corpo livre de cada uma das i forças e momentos ‘atuantes’, isto é, que realizam trabalho.
- Cada eixo coordenado deve ser paralelo à linha de ação da força ‘atuante’ e, assim, o trabalho ao longo do eixo coordenado pode ser calculado.
- Relacione cada coordenada de posição s_i com a coordenada independente q ; em seguida, efetue as *diferenciais* dessas expressões para obter os deslocamentos virtuais δs_i em função de δq .

Equações do Trabalho Virtual

- Escreva a *equação do trabalho virtual* para o sistema supondo que, sendo possível ou não, todas as coordenadas de posição s_i sofram um deslocamento virtual *positivo* δs_i .
- Usando as relações para δs_i , expresse o trabalho de *cada* força ou momento ‘atuantes’ na equação em função de um *único* deslocamento virtual independente δq .
- Fatore esse deslocamento comum a todos os termos e resolva para uma força, momento ou posição de equilíbrio desconhecidos q .
- Se o sistema contém n graus de liberdade, n coordenadas independentes q_n devem ser utilizadas, seguindo o procedimento acima e tendo *apenas uma* das coordenadas independentes sujeita a um deslocamento virtual, enquanto $n - 1$ coordenadas *permanecem fixas*. Dessa maneira, n equações do trabalho virtual podem ser escritas, uma para cada coordenada independente.

EXEMPLO 11.1

Determine o ângulo θ para o equilíbrio dos dois elementos de ligação mostrados na Figura 11.7a. Cada elemento possui massa de 10 kg.

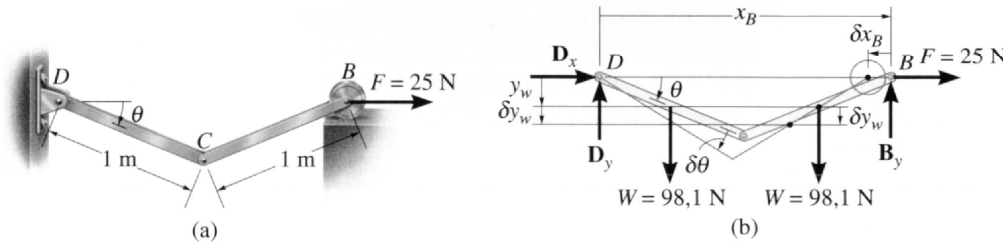


Figura 11.7

SOLUÇÃO

Diagrama de Corpo Livre. O sistema tem um grau de liberdade, sendo que a localização dos elementos de ligação pode ser obtida com a utilização de uma única coordenada independente ($q = \theta$). Como mostrado no diagrama de corpo livre na Figura 11.7b, quando θ sofre uma rotação virtual *positiva* (sentido horário) $\delta\theta$, somente as forças atuantes, \mathbf{F} e dois pesos de 98,1 N, realizam trabalho. (As forças de reação \mathbf{D}_x e \mathbf{D}_y são fixas, e \mathbf{B}_y não se move ao longo de suas linhas de ação.)

Deslocamentos Virtuais. Se a origem das coordenadas é estabelecida no apoio fixo D, a localização de \mathbf{F} e \mathbf{W} pode ser especificada pelas *coordenadas de posição* x_B e y_w , como mostrado na figura. Segundo as regras para determinar o trabalho, veja que essas coordenadas são paralelas às linhas de ação das suas forças associadas.

Expressando as coordenadas de posição em função da coordenada independente θ e calculando suas derivadas, temos:

$$x_B = 2(1 \cos \theta) \text{ m} \quad \delta x_B = -2 \operatorname{sen} \theta \delta \theta \text{ m} \quad (1)$$

$$y_w = \frac{1}{2}(1 \operatorname{sen} \theta) \text{ m} \quad \delta y_w = 0,5 \cos \theta \delta \theta \text{ m} \quad (2)$$

Como pode ser visto pelos *sinais* dessas equações, também indicados na Figura 11.7b, um *aumento* em θ (isto é, $\delta\theta$) provoca uma *diminuição* em x_B e um *aumento* em y_w .

Equação do Trabalho Virtual. Se os deslocamentos virtuais δx_B , δy_w são *positivos*, então as forças \mathbf{W} e \mathbf{F} devem realizar trabalho positivo, sendo que essas forças e seus deslocamentos correspondentes deverão ter o mesmo sentido. Conseqüentemente, a equação do trabalho virtual δU é:

$$\delta U = 0; \quad W \delta y_w + W \delta y_w + F \delta x_B = 0 \quad (3)$$

Substituindo as equações 1 e 2 na Equação 3 segundo as regras para relacionar os deslocamentos virtuais e o deslocamento virtual comum $\delta\theta$, temos:

$$98,1(0,5 \cos \theta \delta \theta) + 98,1(0,5 \cos \theta \delta \theta) + 25(-2 \operatorname{sen} \theta \delta \theta) = 0$$

Veja que o ‘trabalho negativo’ realizado pela força \mathbf{F} (força em sentido oposto ao deslocamento) foi *considerado* na equação acima com o ‘sinal negativo’ da Equação 1. Fatorando o *deslocamento comum* $\delta\theta$ e resolvendo para θ , notando que $\delta\theta \neq 0$, temos:

$$(98,1 \cos \theta - 50 \operatorname{sen} \theta) \delta \theta = 0$$

$$\theta = \operatorname{tg}^{-1} \frac{98,1}{50} = 63^\circ \quad \text{Resposta}$$

Se o problema foi resolvido utilizando as equações de equilíbrio, seria necessário desmembrar os elementos de ligação e aplicar as três equações escalares para *cada* elemento. O princípio do trabalho virtual, por meio do cálculo, elimina esse procedimento, e a resposta do problema é obtida mais facilmente.

EXEMPLO 11.2

Determine o ângulo θ necessário para manter o equilíbrio do mecanismo mostrado na Figura 11.8a. Despreze o peso dos elementos de ligação. A mola está na situação não deformada quando $\theta = 0^\circ$ e é mantida na posição horizontal pelo rolete em F .

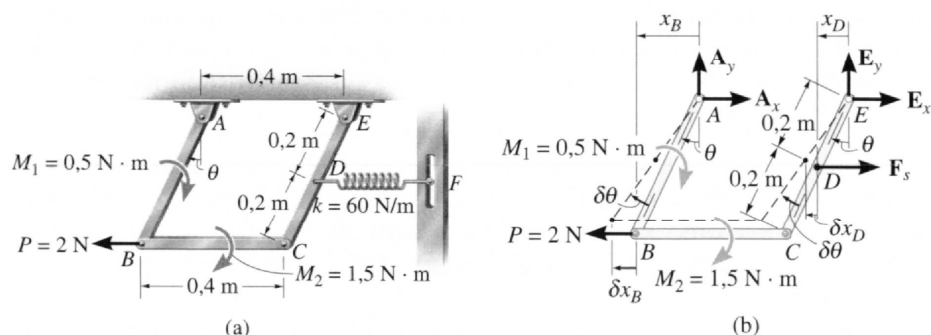


Figura 11.8

SOLUÇÃO

Diagrama de Corpo Livre. O mecanismo tem um grau de liberdade e, portanto, a localização de cada um dos elementos de ligação pode ser feita com a utilização de uma única coordenada independente θ . Quando θ está sujeita a um deslocamento virtual *positivo* $\delta\theta$, como mostrado no diagrama de corpo livre da Figura 11.8b, os elementos de ligação AB e EC rotacionam de uma mesma quantidade (ângulo), pois eles têm o mesmo comprimento, e o elemento BC tem apenas translação. Como o momento realiza trabalho quando sofre rotação, o trabalho realizado por \mathbf{M}_2 é nulo. As forças reativas em A e E não realizam trabalho. Por quê?

Deslocamentos Virtuais. As coordenadas de posição x_B e x_D são *paralelas* às linhas de ação de \mathbf{P} e \mathbf{F}_s e localizam as forças em relação aos *pontos fixos* A e E . Da Figura 11.8b:

$$x_B = 0,4 \text{ sen } \theta \text{ m}$$

$$x_D = 0,2 \text{ sen } \theta \text{ m}$$

Desse modo:

$$\delta x_B = 0,4 \cos \theta \delta\theta \text{ m}$$

$$\delta x_D = 0,2 \cos \theta \delta\theta \text{ m}$$

Equação do Trabalho Virtual. Para deslocamentos virtuais *positivos*, \mathbf{F}_s é oposto a δx_D e, portanto, a força realiza um trabalho negativo. Assim:

$$\delta U = 0; \quad M_1 \delta\theta + P \delta x_B - F_s \delta x_D = 0$$

Relacionando cada deslocamento virtual com o deslocamento virtual *comum* $\delta\theta$, temos:

$$0,5 \delta\theta + 2(0,4 \cos \theta \delta\theta) - F_s(0,2 \cos \theta \delta\theta) = 0$$

$$(0,5 + 0,8 \cos \theta - 0,2F_s \cos \theta) \delta\theta = 0 \quad (1)$$

Para o ângulo arbitrário θ , a mola é deformada a distância $x_D = (0,2 \text{ sen } \theta) \text{ m}$; portanto $F_s = 60 \text{ N/m } (0,2 \text{ sen } \theta) \text{ m} = (12 \text{ sen } \theta) \text{ N}$. Fazendo a substituição na Equação 1 e sabendo que $\delta\theta \neq 0$, temos:

$$0,5 + 0,8 \cos \theta - 0,2(12 \text{ sen } \theta) \cos \theta = 0$$

Como $\text{sen } 2\theta = 2 \text{ sen } \theta \cos \theta$, então:

$$1 = 2,4 \text{ sen } 2\theta - 1,6 \cos \theta$$

Resolvendo para θ por tentativa e erro, temos:

$$\theta = 36,3^\circ$$

Resposta

EXEMPLO 11.3

Determine a força horizontal C_x que o apoio em C deve aplicar no elemento BC para manter o mecanismo mostrado na Figura 11.9a na posição de equilíbrio quando $\theta = 45^\circ$. Despreze o peso dos elementos de ligação.

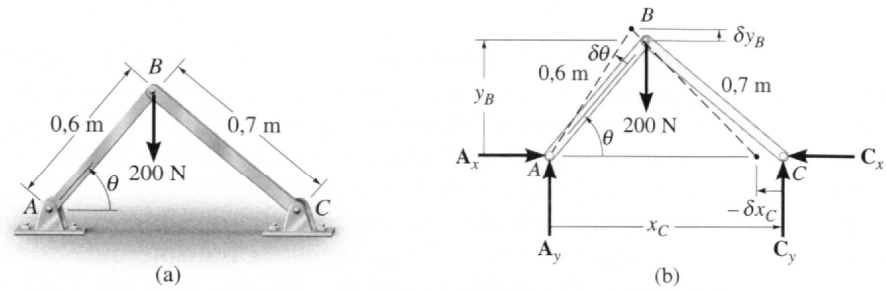


Figura 11.9

SOLUÇÃO

Diagrama de Corpo Livre. A reação C_x pode ser obtida pela *liberação* da restrição ao apoio em C de se movimentar na direção x e permitindo, portanto, que a estrutura se desloque nessa direção. O sistema tem somente um grau de liberdade, definido pela coordenada independente θ (Figura 11.9b). Quando θ sofre um deslocamento virtual *positivo* $\delta\theta$, somente C_x e a força de 200 N realizam trabalho.

Deslocamentos Virtuais. As forças C_x e de 200 N são localizadas a partir do ponto fixo com origem em A usando as coordenadas de posição y_B e x_C . Da Figura 11.9b, x_C pode ser relacionada com θ pela 'lei dos cossenos'. Portanto:

$$(0,7)^2 = (0,6)^2 + x_C^2 - 2(0,6)x_C \cos \theta \quad (1)$$

$$0 = 0 + 2x_C \delta x_C - 1,2 \delta x_C \cos \theta + 1,2x_C \sin \theta \delta \theta$$

$$\delta x_C = \frac{1,2x_C \sin \theta}{1,2 \cos \theta - 2x_C} \delta \theta \quad (2)$$

Além disso:

$$y_B = 0,6 \sin \theta$$

$$\delta y_B = 0,6 \cos \theta \delta \theta \quad (3)$$

Equações do Trabalho Virtual. Quando y_B e x_C sofrem um deslocamento virtual *positivo* δy_B e δx_C , C_x e a força de 200 N realizam *trabalho negativo*, pois ambas estão agindo no sentido oposto de δy_B e δx_C . Portanto:

$$\delta U = 0; \quad -200 \delta y_B - C_x \delta x_C = 0$$

Substituindo as equações 2 e 3 na equação anterior, fatorando $\delta\theta$ e resolvendo C_x , temos:

$$-200(0,6 \cos \theta \delta \theta) - C_x \frac{1,2x_C \sin \theta}{1,2 \cos \theta - 2x_C} \delta \theta = 0$$

$$C_x = \frac{-120 \cos \theta (1,2 \cos \theta - 2x_C)}{1,2x_C \sin \theta} \quad (4)$$

Para a posição de equilíbrio necessária $\theta = 45^\circ$, o valor de C_x correspondente pode ser encontrado usando-se a Equação 1; nesse caso:

$$x_C^2 - 1,2 \cos 45^\circ x_C - 0,13 = 0$$

Resolvendo para a raiz positiva, temos:

$$x_C = 0,981 \text{ m}$$

Assim, da Equação 4:

$$C_x = 114 \text{ N}$$

Resposta

EXEMPLO 11.4

Determine a posição de equilíbrio para as duas hastes de ligação mostradas na Figura 11.10a. Despreze o peso das hastes.

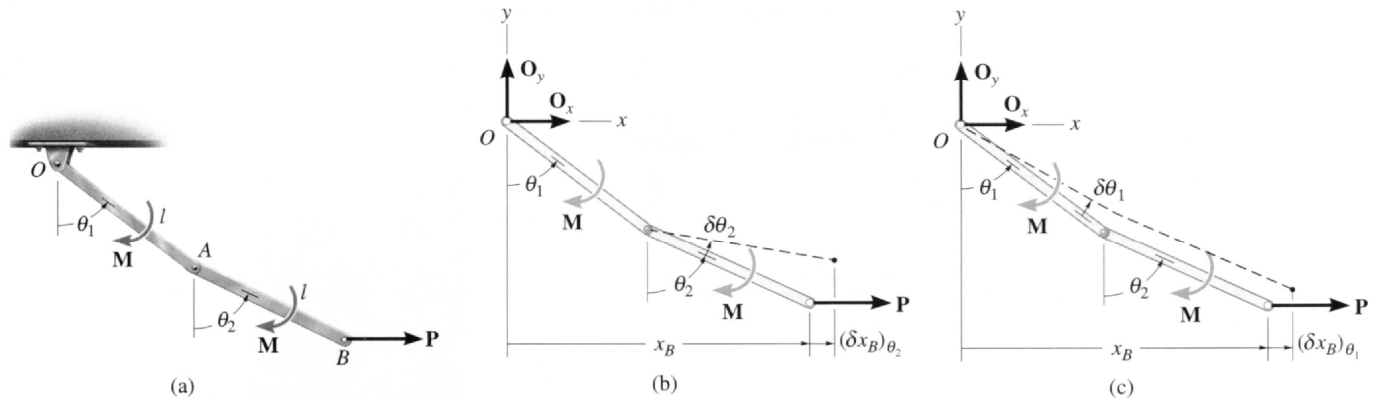


Figura 11.10

SOLUÇÃO

O sistema tem dois graus de liberdade, pois duas *coordenadas independentes* θ_1 e θ_2 devem ser conhecidas para localizar a posição das hastes. A coordenada de posição x_B , medida a partir do ponto fixo O , é utilizada para especificar a localização de \mathbf{P} (figuras 11.10b e 11.10c).

Se θ_1 é mantido *fixo* e θ_2 varia de uma quantidade $\delta\theta_2$, como mostrado na Figura 11.10b, a equação do trabalho virtual é:

$$[\delta U = 0]_{\theta_2}; \quad P(\delta x_B)_{\theta_2} - M \delta\theta_2 = 0 \quad (1)$$

P e M representam as intensidades da força e do momento atuantes na haste AB .

Quando θ_2 está fixa e θ_1 varia de uma quantidade $\delta\theta_1$, como mostrado na Figura 11.10c, então AB sofre translação e a equação do trabalho virtual fica:

$$[\delta U = 0]_{\theta_1}; \quad P(\delta x_B)_{\theta_1} - M \delta\theta_1 = 0 \quad (2)$$

A *coordenada de posição* x_B pode ser relacionada com as coordenadas independentes θ_1 e θ_2 pela equação:

$$x_B = l \text{ sen } \theta_1 + l \text{ sen } \theta_2 \quad (3)$$

Para se obter a variação δx_B em função de $\delta\theta_2$, é necessária a *derivada parcial* de x_B com relação a θ_2 , pois x_B é uma função tanto de θ_1 quanto de θ_2 . Portanto:

$$\frac{\partial x_B}{\partial \theta_2} = l \cos \theta_2 \quad (\delta x_B)_{\theta_2} = l \cos \theta_2 \delta\theta_2$$

Substituindo na Equação 1, temos:

$$(Pl \cos \theta_2 - M) \delta \theta_2 = 0$$

Como $\delta \theta_2 \neq 0$, então:

$$\theta_2 = \cos^{-1} \left(\frac{M}{Pl} \right)$$

Resposta

Usando a Equação 3 para obter a variação de x_B com θ_1 , temos:

$$\frac{\partial x_B}{\partial \theta_1} = l \cos \theta_1 \quad (\delta x_B)_{\theta_1} = l \cos \theta_1 \delta \theta_1$$

Substituindo na Equação 2, temos:

$$(Pl \cos \theta_1 - M) \delta \theta_1 = 0$$

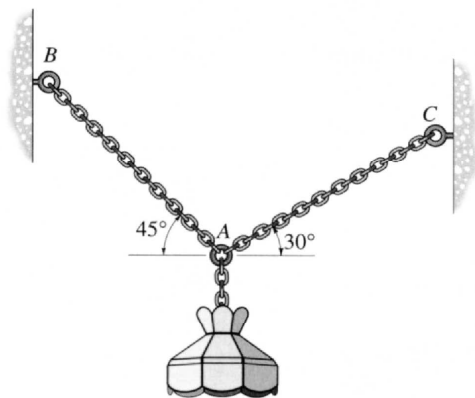
Sendo $\delta \theta_1 \neq 0$, então:

$$\theta_1 = \cos^{-1} \left(\frac{M}{Pl} \right)$$

Resposta

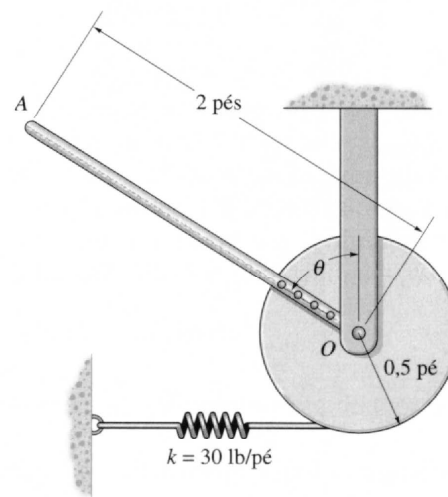
PROBLEMAS

11.1 Use o método do trabalho virtual para determinar as tensões no cabo AC. A lâmpada pesa 10 lb.



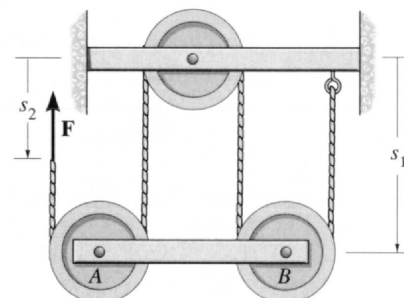
Problema 11.1

11.2 A barra de massa uniforme OA tem peso de 10 lb. Quando ela está na posição vertical, $\theta = 0^\circ$, a mola não está deformada. Determine o ângulo θ para o equilíbrio, se a extremidade da mola está presa na borda do disco e o acompanha quando ele gira.



Problema 11.2

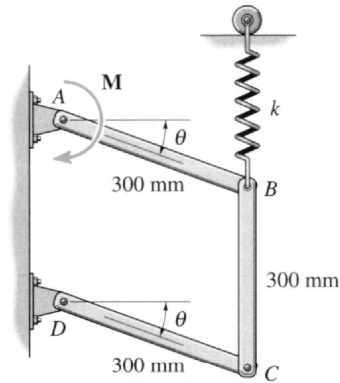
11.3 Determine a força F atuante na corda usada para manter o equilíbrio da barra horizontal AB de 10 kg. *Dica:* expresse o comprimento vertical constante da corda l em função das coordenadas de posição s_1 e s_2 . A derivada dessa equação nos dá uma relação entre δ_1 e δ_2 .



Problema 11.3

*11.4 Cada elemento do mecanismo articulado por pinos tem massa de 8 kg. Se a mola está na situação não deformada quando $\theta = 0^\circ$, determine o ângulo θ de equilíbrio. Considere que $k = 2.500 \text{ N/m}$ e $M = 50 \text{ N}\cdot\text{m}$.

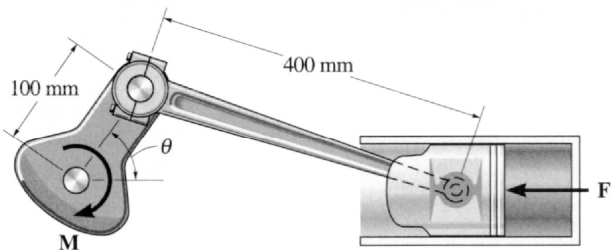
11.5 Cada elemento do mecanismo articulado por pinos tem massa de 8 kg. Se a mola está na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$, determine a rigidez k necessária à mola para que o mecanismo esteja em equilíbrio quando $\theta = 30^\circ$. Considere que $M = 0$.



Problemas 11.4/5

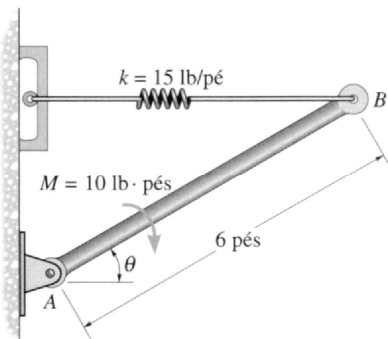
11.6 O sistema eixo-manivela está sujeito a um torque de $M = 50 \text{ N}\cdot\text{m}$. Determine a força de compressão horizontal F atuante no pistão para que haja equilíbrio quando $\theta = 60^\circ$.

11.7 O sistema eixo manivela está sujeito a um torque de $M = 50 \text{ N}\cdot\text{m}$. Determine a força de compressão horizontal F e construa o gráfico da força resultante F (ordenada) versus o ângulo θ (abscissa) para o intervalo $0^\circ \leq \theta \leq 90^\circ$.



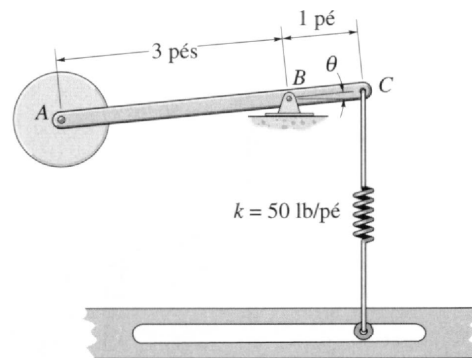
Problemas 11.6/7

*11.8 Determine a força desenvolvida na mola necessária para manter a barra uniforme AB , de peso de 10 lb, em equilíbrio quando $\theta = 35^\circ$.



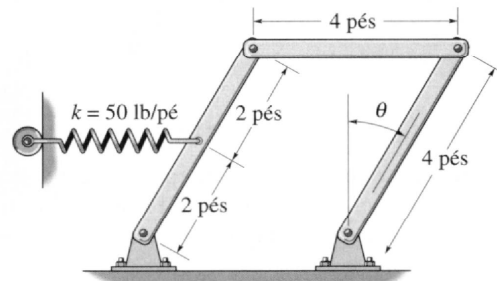
Problema 11.8

11.9 Determine o ângulo θ para o equilíbrio do disco de peso de 4 lb utilizando o princípio do trabalho virtual. Despreze o peso da barra. A mola está na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$ e sempre se encontra na posição vertical por causa do pino guia.



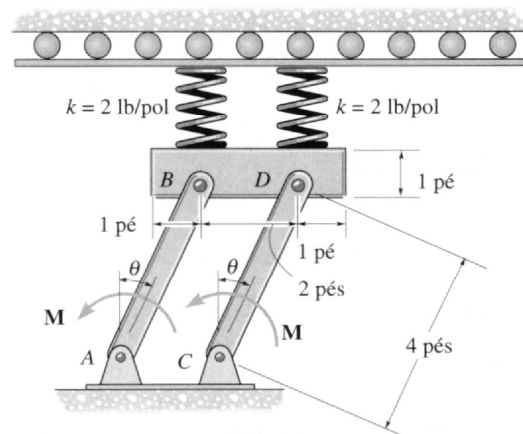
Problema 11.9

11.10 Se cada uma das três hastes do mecanismo tem peso de 20 lb, determine o ângulo θ para o equilíbrio da mola, cujo pino guia sempre a mantém na posição horizontal e na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$.



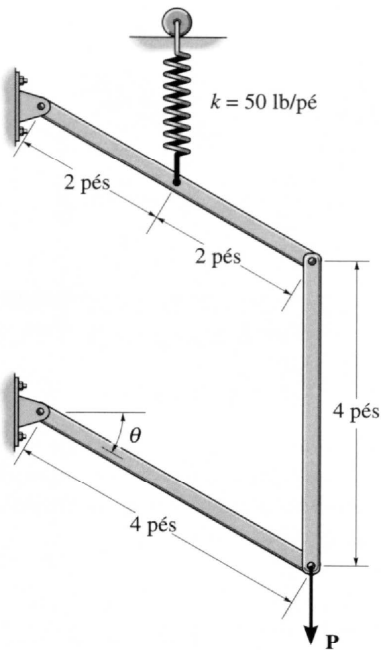
Problema 11.10

11.11 Quando $\theta = 20^\circ$, o bloco uniforme de peso de 50 lb comprime duas molas verticais com 4 pol. Se as hastes uniformes AB e CD têm cada uma peso de 10 lb, determine a intensidade do momento atuante M necessário para manter o equilíbrio quando $\theta = 20^\circ$.



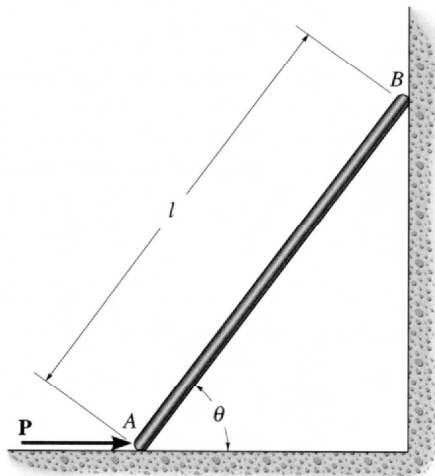
Problema 11.11

***11.12** A mola está na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$. Se $P = 8$ lb, determine o ângulo θ para o equilíbrio. Pela ação do pino guia, a mola sempre está na posição vertical. Despreze o peso das hastes.



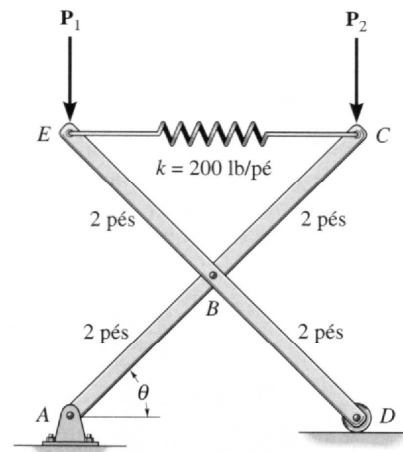
Problema 11.12

11.13 A barra fina de peso W está em repouso sobre uma parede e um piso lisos. Determine a intensidade da força P necessária para mantê-la em equilíbrio em um determinado ângulo θ .



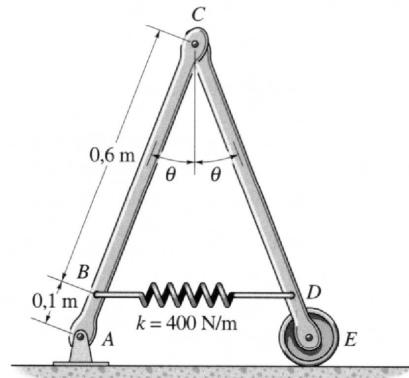
Problema 11.13

11.14 As hastes com 4 pés de comprimento do mecanismo estão ligadas por pinos em seus pontos médios. Se as forças verticais P_1 e $P_2 = 30$ lb atuam nos pontos C e E, como mostrado na figura, determine o ângulo θ necessário para manter o equilíbrio. A mola está na posição não deformada quando $\theta = 45^\circ$. Despreze o peso das hastes.



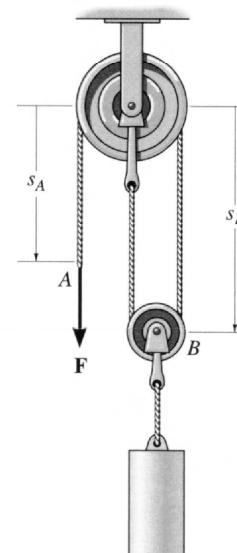
Problema 11.14

11.15 A mola tem comprimento, quando não deformada de 0,3 m. Determine o ângulo θ para manter o equilíbrio se as hastes uniformes têm cada uma massa de 5 kg.



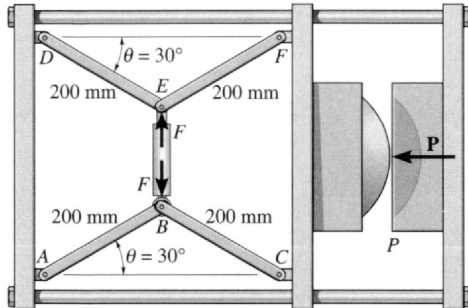
Problema 11.15

***11.16** Determine a força F necessária para levantar o bloco de peso de 100 lb. *Dica:* veja que as coordenadas s_A e s_B podem ser relacionadas com o comprimento vertical l da corda, que é constante.



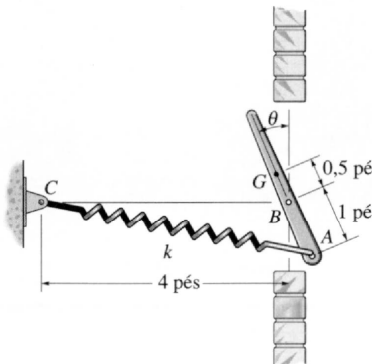
Problema 11.16

11.17 O equipamento mostrado na figura é usado para estampar placas metálicas. Ele consiste em duas alavancas articuladas ABC e DEF , que são operadas pelo cilindro hidráulico BE . As alavancas articuladas empurram a haste móvel FC para a frente, pressionando a placa p contra a cavidade. Se a força que a placa exerce na cabeça é $P = 8 \text{ kN}$, determine a força F no cilindro hidráulico quando $\theta = 30^\circ$.



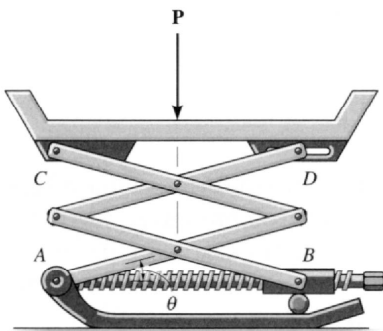
Problema 11.17

11.18 A placa de respiro é articulada em B por um pino. Se ela pesa 15 lb e tem centro de gravidade em G , determine a rigidez k da mola para que a placa permaneça em equilíbrio quando $\theta = 30^\circ$. A mola está na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$.



Problema 11.18

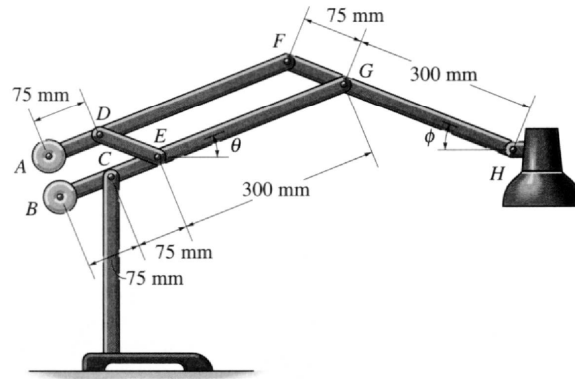
11.19 O macaco sanfona suporta uma carga P . Determine a força axial no parafuso necessária para o equilíbrio do macaco na posição θ . Cada uma das quatro hastes tem comprimento L e elas estão articuladas no ponto médio por um pino. Os pontos B e D podem se mover horizontalmente.



Problema 11.19

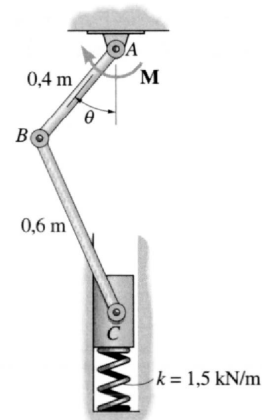
***11.20** Determine a massa de A e B necessária para manter a luminária da escrivaninha de massa 400 g em balanço para

qualquer ângulo θ e ϕ . Despreze o peso do mecanismo e as dimensões da lâmpada.



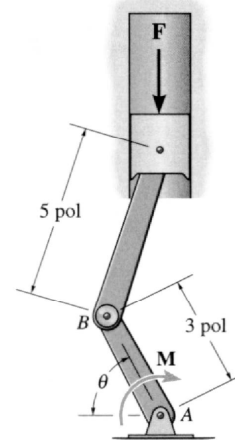
Problema 11.20

11.21 O pistão C se movimenta verticalmente entre duas paredes lisas. Se a mola de rigidez $k = 1,5 \text{ kN/m}$ está na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$, determine o momento M que deve ser aplicado na haste AB para manter o mecanismo em equilíbrio quando $\theta = 30^\circ$.



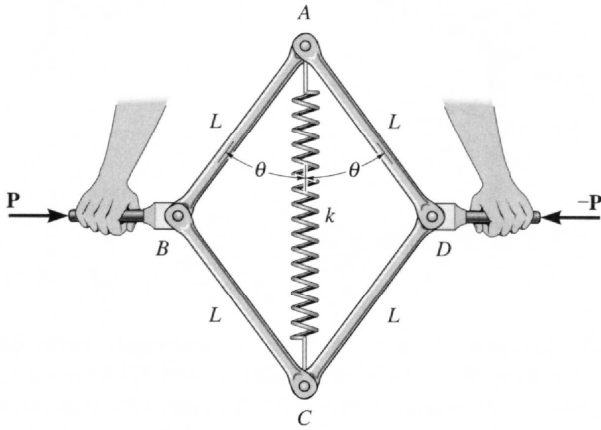
Problema 11.21

11.22 O sistema está sujeito a um torque $M = 50 \text{ lb} \cdot \text{pés}$. Determine a força vertical de compressão F aplicada no pistão para manter o equilíbrio quando $\theta = 60^\circ$.



Problema 11.22

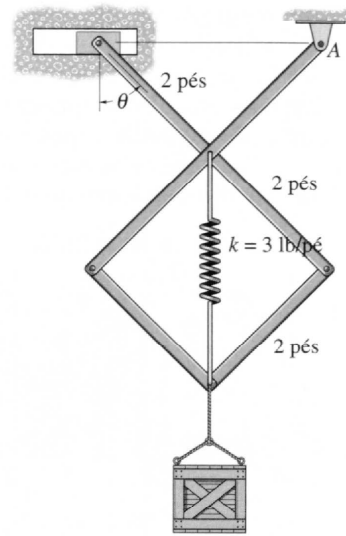
11.23 O equipamento é usado para exercícios. Ele consiste em quatro barras articuladas, cada uma com comprimento L , e na mola, que tem rigidez k e comprimento não deformado a ($< 2L$). Se as forças horizontais \mathbf{P} e $-\mathbf{P}$ são aplicadas no cabo, de modo que θ decresce lentamente, determine o ângulo θ para o qual a intensidade de \mathbf{P} torna-se máxima.



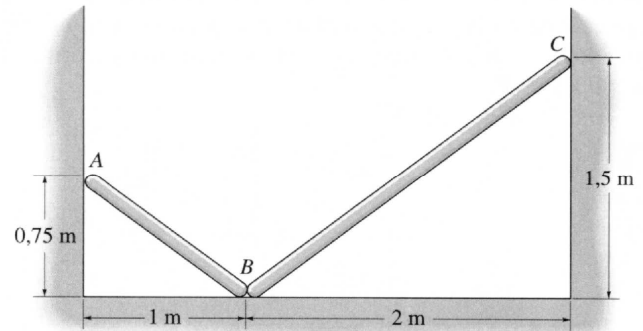
Problema 11.23

***11.24** Determine o peso W do caixote se o ângulo $\theta = 45^\circ$. A mola está na posição não deformada quando $\theta = 60^\circ$. Despreze o peso das hastes.

11.25 As barras AB e BC têm o centro de massa localizado em seus pontos médios. Se todas as superfícies de contato são lisas e BC tem massa de 100 kg, determine a massa adequada de AB necessária para o equilíbrio.



Problema 11.24



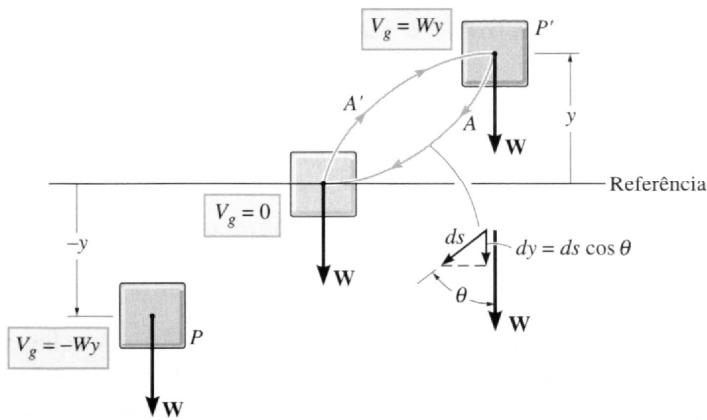
Problema 11.25

*11.4 FORÇAS CONSERVATIVAS

O trabalho realizado por uma força quando sujeita a um *deslocamento infinitesimal* foi definido como $dU = F \cos \theta \cdot ds$, Figura 11.1. Se a força é deslocada sobre uma trajetória de *comprimento finito* s , o trabalho é determinado pela integração ao longo da trajetória, isto é:

$$U = \int_s F \cos \theta \, ds$$

Para calcularmos a integral, é necessário obtermos uma relação entre F e o componente do deslocamento $ds \cos \theta$. Entretanto, em alguns casos o trabalho realizado por uma força não *depende* de sua trajetória e, em vez disso, depende somente de suas posições inicial e final da força ao longo da trajetória. Uma força com essa propriedade é chamada de *força conservativa*.


Figura 11.11

Peso. Considere o corpo da Figura 11.11, que inicialmente está em P' . Se ele está se movendo *para baixo* ao longo de uma *trajetória arbitrária* A para uma segunda posição, então, para dado deslocamento ds ao longo da trajetória, o componente do deslocamento na direção de \mathbf{W} tem intensidade $dy = ds \cos \theta$, como mostrado. Sendo ambas as forças no mesmo sentido, o trabalho é positivo; portanto:

$$U = \int_s^y W \cos \theta ds = \int_0^y W dy$$

ou

$$U = Wy$$

De maneira análoga, o trabalho realizado pela força peso quando o corpo se move de uma distância y voltando para P' , ao longo da trajetória A' , é dado por:

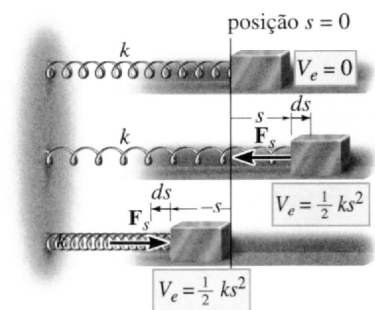
$$U = -Wy$$

Por que o trabalho é negativo?

O peso do corpo é, entretanto, uma força conservativa, pois o trabalho realizado pela força peso depende *apenas* do *deslocamento vertical* do corpo e é independente da trajetória ao longo da qual ele se move.

Mola Elástica. A força desenvolvida por uma mola elástica ($F_m = ks$) também é uma força conservativa. Se a mola é deformada pelo corpo e este é deslocado ao longo de uma *trajetória qualquer*, de modo que provoca a tração ou compressão da mola a partir da posição s_1 para uma posição s_2 , o trabalho é negativo, pois a mola exerce uma força \mathbf{F}_s *sobre o corpo* que é oposta ao deslocamento ds do corpo (Figura 11.12). Seja para tração ou compressão, o trabalho independe da trajetória e é dado por:

$$\begin{aligned} U &= \int_{s_1}^{s_2} F_s ds = \int_{s_1}^{s_2} (-ks) ds \\ &= -\left(\frac{1}{2}ks_2^2 - \frac{1}{2}ks_1^2\right) \end{aligned}$$


Figura 11.12

Atrito. Em contraste com as forças conservativas, considere a força de atrito exercida quando do deslizamento do corpo por uma superfície fixa. O trabalho realizado pela força de atrito depende da trajetória; quanto maior é a trajetória

maior é o trabalho da força de atrito. Conseqüentemente, as forças de atrito são *não conservativas*, e o trabalho realizado é dissipado a partir do corpo na forma de calor.

*11.5 ENERGIA POTENCIAL

Quando uma força conservativa age sobre um corpo, fornece a ele a capacidade de realizar trabalho. Essa capacidade, medida como *energia potencial*, depende da localização do corpo.

Energia Potencial Gravitacional. Se o corpo está localizado a uma distância y *acima* de um referencial horizontal fixo ou uma referência (Figura 11.11), o peso do corpo tem energia potencial gravitacional *positiva* V_g , pois \mathbf{W} tem capacidade de realizar trabalho positivo quando o corpo se move para baixo da referência. Da mesma forma, se o corpo está *abaixo* da referência, V_g é *negativa*, pois o peso realiza trabalho negativo quando o corpo está se movendo para cima da referência. Na referência, $V_g = 0$.

Medindo y como *positivo para cima*, a energia potencial gravitacional da força peso \mathbf{W} do corpo é, portanto:

$$V_g = Wy \quad (11.4)$$

Energia Potencial Elástica. A energia potencial elástica V_e que uma mola produz sobre um corpo quando é tracionada ou comprimida a partir de uma posição não deformada ($s = 0$) até uma posição final s é

$$V_e = \frac{1}{2}ks^2 \quad (11.5)$$

Aqui V_e é *sempre positiva*, pois na posição deformada a mola tem a capacidade de realizar *trabalho positivo retornando* o corpo à posição da mola não deformada (Figura 11.12).

Função Potencial. No caso geral, se o corpo é submetido *tanto* a forças gravitacionais *como* elásticas, a *energia potencial ou função potencial* V do corpo pode ser expressa como uma soma algébrica:

$$V = V_g + V_e \quad (11.6)$$

onde a medição de V depende da localização do corpo com relação ao referencial escolhido, em concordância com as equações 11.4 e 11.5.

Em geral, se um sistema de corpos rígidos interligados e sem atrito tem um *único grau de liberdade*, de modo que a posição a partir do referencial é definida pela coordenada independente q , então a função potencial para o sistema pode ser expressa como $V = V(q)$. O trabalho realizado por todas as forças conservativas atuantes no sistema em movimento de q_1 para q_2 é medido pela *diferença* em V , isto é:

$$U_{1-2} = V(q_1) - V(q_2) \quad (11.7)$$

Por exemplo, a função potencial para o sistema que consiste no bloco de peso \mathbf{W} suportado por uma mola (Figura 11.13a) pode ser expressa em função da coordenada independente ($q=$) y , medida a partir de uma referência fixa localizada no comprimento não deformado da mola; temos:

$$V = V_g + V_e$$

$$= -Wy + \frac{1}{2}ky^2 \tag{11.8}$$

Se o bloco se movimenta a partir de y_1 para uma posição mais baixa y_2 , então o trabalho de \mathbf{W} e de \mathbf{F}_s é:

$$U_{1-2} = V(y_1) - V(y_2) = -W[y_1 - y_2] + \frac{1}{2}ky_1^2 - \frac{1}{2}ky_2^2$$

*11.6 CRITÉRIO DA ENERGIA POTENCIAL PARA O EQUILÍBRIO

Sistema com um Grau de Liberdade. Quando o deslocamento de um sistema interligado e sem atrito é *infinitesimal*, isto é, a partir de q para $q + dq$, a Equação 11.7 torna-se:

$$dU = V(q) - V(q + dq)$$

ou

$$dU = -dV$$

Além disso, se o sistema sofre um *deslocamento virtual* δq , em vez de um deslocamento real dq , então $\delta U = -\delta V$. Para o equilíbrio, o princípio do trabalho virtual requer que $\delta U = 0$ e, portanto, conhecida a função potencial para o sistema, requer também que $\delta V = 0$. Podemos também expressar essa condição como:

$$\frac{dV}{dq} = 0 \tag{11.9}$$

Por esse motivo, *quando um sistema de corpos rígidos articulados e sem atrito está em equilíbrio, a primeira variação ou mudança em V é nula*. Essa mudança é determinada pelo cálculo da primeira derivada da função potencial e impondo que ela seja igual a zero. Por exemplo, usando a Equação 11.8 para determinar a posição de equilíbrio para a mola e o bloco mostrados na Figura 11.13a, temos:

$$\frac{dV}{dy} = -W + ky = 0$$

Então, a posição de equilíbrio $y = y_{eq}$ é:

$$y_{eq} = \frac{W}{k}$$

Evidentemente, o *mesmo resultado* é obtido aplicando-se $\Sigma F_y = 0$ para as forças que atuam no diagrama de corpo livre do bloco (Figura 11.13b).

Sistemas com n Graus de Liberdade. Quando o sistema de corpos articulados tem n graus de liberdade, a energia potencial total armazenada no sistema será uma função de n coordenadas independentes q_n , isto é, $V = V(q_1, q_2, \dots, q_n)$. Pela regra de aplicação do critério de equilíbrio $\delta V = 0$, ele é necessário para determinar a mudança na energia potencial δV pelo uso da ‘regra da cadeia’ do cálculo diferencial, isto é:

$$\delta V = \frac{\partial V}{\partial q_1} \delta q_1 + \frac{\partial V}{\partial q_2} \delta q_2 + \dots + \frac{\partial V}{\partial q_n} \delta q_n = 0$$

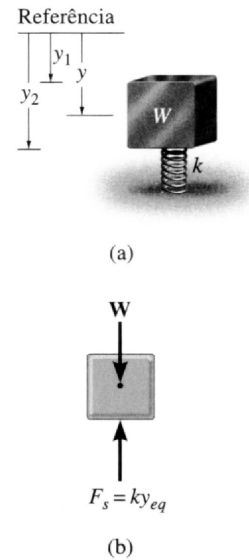


Figura 11.13

Sendo os deslocamentos virtuais $\delta q_1, \delta q_2, \dots, \delta q_n$ independentes um dos outros, a equação é satisfeita desde que:

$$\frac{\partial V}{\partial q_1} = 0, \quad \frac{\partial V}{\partial q_2} = 0, \quad \dots, \quad \frac{\partial V}{\partial q_n} = 0$$

Portanto, é possível escrever n equações independentes para um sistema com n graus de liberdade.

*11.7 ESTABILIDADE DO EQUILÍBRIO

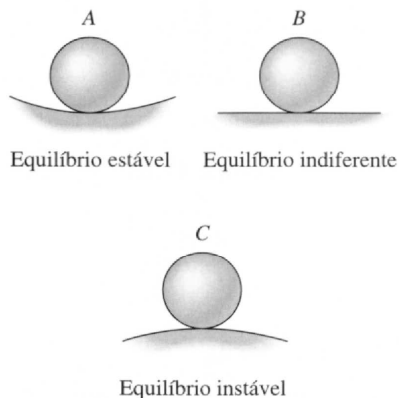


Figura 11.14

Uma vez que a configuração de equilíbrio para um sistema de corpos articulados é definida, torna-se importante investigar o 'tipo' de equilíbrio ou estabilidade da configuração. Por exemplo, considere a situação de uma bola que está em repouso em um ponto em cada uma das três trajetórias mostradas na Figura 11.14. Cada situação representa um estado de equilíbrio para a bola. Quando a bola está na situação A, ele é dito *equilíbrio estável*, porque, se for dado à bola um pequeno deslocamento para subir a rampa, ela sempre *retornará* para a posição original, mais baixa. Em A, a energia potencial total é *mínima*. Quando a bola está na situação B, encontra-se em *equilíbrio indiferente*. Um pequeno deslocamento tanto para a direita como para a esquerda de B não altera essa condição. A bola *permanece* em equilíbrio na posição deslocada e, portanto, sua energia potencial é *constante*. Quando a bola está na situação C, encontra-se em *equilíbrio instável*. Nesse caso um pequeno deslocamento causará um *decréscimo* na energia potencial da bola e, assim, ela rolará para longe de sua posição original no topo da rampa. Em C, a energia potencial da bola é *máxima*.

Tipos de Equilíbrio. O exemplo apresentado ilustra que um dos três tipos de posições de equilíbrio pode ser especificado para um corpo ou sistema de corpos articulados.

1. *Equilíbrio estável* ocorre quando um pequeno deslocamento do sistema causa o retorno dele à sua posição original. Nesse caso, a energia potencial inicial do sistema é mínima.
2. *Equilíbrio indiferente* ocorre quando um pequeno deslocamento do sistema causa a permanência dele no estado deslocado. Nesse caso, a energia potencial do sistema permanece constante.
3. *Equilíbrio instável* ocorre quando um pequeno deslocamento do sistema causa um movimento dele para longe de sua posição inicial. Nesse caso, a energia potencial inicial do sistema é máxima.

Sistemas com um Grau de Liberdade. Para o *equilíbrio* de um sistema com um grau de liberdade, definido por uma coordenada independente q , tem sido mostrado que a primeira derivada da função potencial do sistema deve ser igual a zero, isto é, $dV/dq = 0$. Se a função potencial $V = V(q)$ é colocada em um gráfico (Figura 11.15), a primeira derivada (posição de equilíbrio) é representada pela inclinação dV/dq , que é zero quando a função é máxima, mínima ou um ponto de inflexão.

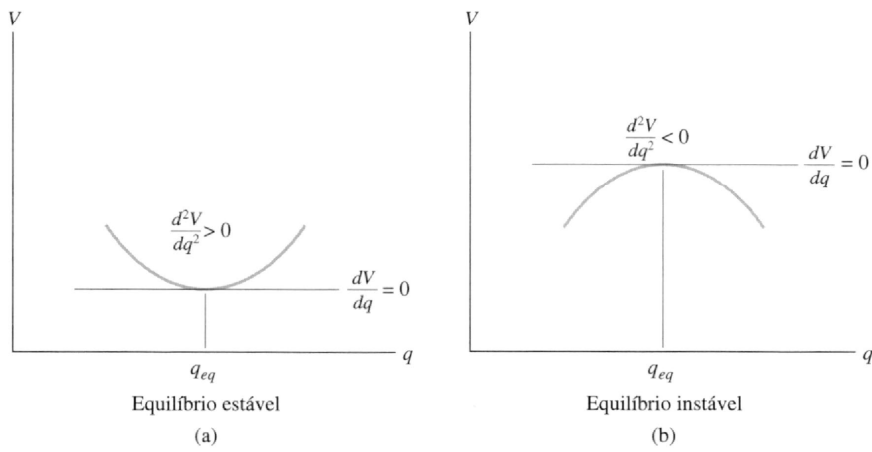
Se a *estabilidade* do corpo deve ser investigada, é necessário determinar a *segunda derivada* de V e calculá-la na posição de equilíbrio $q = q_{eq}$. Como mostrado na Figura 11.15a, se $V = V(q)$ é *mínima*, então:

$$\frac{dV}{dq} = 0, \quad \frac{d^2V}{dq^2} > 0 \quad \text{Equilíbrio estável} \quad (11.10)$$

Se $V = V(q)$ é *máxima* (Figura 11.15b), então:



Com ventos fortes e ao realizar uma curva, esse caminhão de transporte de cana-de-açúcar pode tornar-se instável e tombar, pois seu centro de gravidade fica fora da pista quando ele está totalmente carregado.



$$\frac{dV}{dq} = 0, \quad \frac{d^2V}{dq^2} < 0 \quad \text{Equilíbrio instável} \quad (11.11)$$

Se a segunda derivada é nula, torna-se necessário investigar as derivadas de *ordem superior* para determinar a estabilidade. Em particular, o equilíbrio estável ocorrerá se a ordem da mais baixa derivada não nula for *par* e o sinal da derivada não nula for positivo quando ela for calculada para $q = q_{eq}$ de outro modo, ele será instável.

Se o sistema está em equilíbrio indiferente (Figura 11.15c), é necessário que:

$$\frac{dV}{dq} = \frac{d^2V}{dq^2} = \frac{d^3V}{dq^3} = \dots = 0 \quad \text{Equilíbrio indiferente} \quad (11.12)$$

uma vez que V deve ser constante sobre q_{eq} e em suas ‘vizinhanças’.

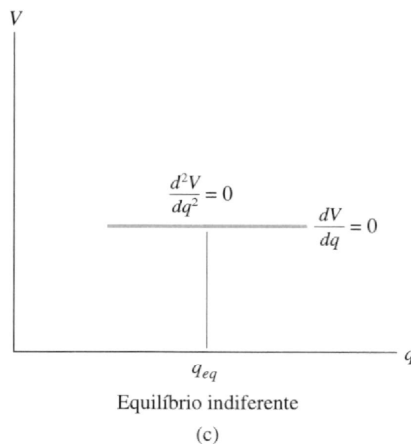


Figura 11.15

Sistemas com dois Graus de Liberdade. Um critério para investigar estabilidade torna-se extremamente complexo quando o número de graus de liberdade do sistema aumenta. Para sistemas com dois graus de liberdade, definidos pelas coordenadas independentes (q_1 e q_2), pode ser verificado (usando-se o cálculo de funções para duas variáveis) que o equilíbrio e a estabilidade ocorrem no ponto (q_{1eq}, q_{2eq}) quando:

$$\frac{\partial V}{\partial q_1} = \frac{\partial V}{\partial q_2} = 0$$

$$\left[\left(\frac{\partial^2 V}{\partial q_1 \partial q_2} \right)^2 - \left(\frac{\partial^2 V}{\partial q_1^2} \right) \left(\frac{\partial^2 V}{\partial q_2^2} \right) \right] < 0$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial q_1^2} > 0 \quad \text{ou} \quad \frac{\partial^2 V}{\partial q_2^2} > 0$$

Tanto o equilíbrio quanto a instabilidade ocorrem quando:

$$\frac{\partial V}{\partial q_1} = \frac{\partial V}{\partial q_2} = 0$$

$$\left[\left(\frac{\partial^2 V}{\partial q_1 \partial q_2} \right)^2 - \left(\frac{\partial^2 V}{\partial q_1^2} \right) \left(\frac{\partial^2 V}{\partial q_2^2} \right) \right] < 0$$

$$\frac{\partial^2 V}{\partial q_1^2} < 0 \quad \text{ou} \quad \frac{\partial^2 V}{\partial q_2^2} < 0$$

PROCEDIMENTO PARA ANÁLISE

Usando o método da energia potencial, a posição de equilíbrio e a estabilidade do corpo ou sistema de corpos articulados tem um grau de liberdade que pode ser obtido aplicando-se o seguinte procedimento:

Função Potencial

- Esquematize o sistema de modo que ele se localize em alguma *posição arbitrária* definida pela coordenada independente q .
- Estabeleça um *referencial* horizontal através de um *ponto fixo*[†] e expresse a *energia potencial gravitacional* V_g em função do peso W de cada elemento de ligação (haste ou barra) e de sua distância vertical y a partir do referencial, $V_g = Wy$.
- Expresse a energia potencial elástica V_e de um sistema em função da tração ou compressão s de qualquer mola conectada e de sua rigidez k , $V_e = \frac{1}{2}ks^2$.
- Formule a função potencial $V = V_g + V_e$ e expresse as *coordenadas de posição* y e s em função da coordenada independente q .

Posição de Equilíbrio

- A posição de equilíbrio é determinada pelo cálculo da primeira derivada de V e impondo que ela é igual a zero, $\delta V = 0$.

Estabilidade

- A estabilidade na posição de equilíbrio é determinada pelo cálculo da segunda derivada ou da derivada de maior ordem de V .
- Se a segunda derivada é maior que zero, o corpo é estável; se todas as derivadas são iguais a zero, o corpo está em equilíbrio indiferente; e, se a segunda derivada é menor que zero, o corpo é instável.

[†] A localização do referencial é *arbitrária*, pois somente as *mudanças* ou diferenciais de V são necessárias para a investigação da posição de equilíbrio e de sua estabilidade.

EXEMPLO 11.5

A haste uniforme mostrada na Figura 11.16a tem massa de 10 kg. A mola está na posição não deformada quando $\theta = 0^\circ$. Determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade na posição de equilíbrio.

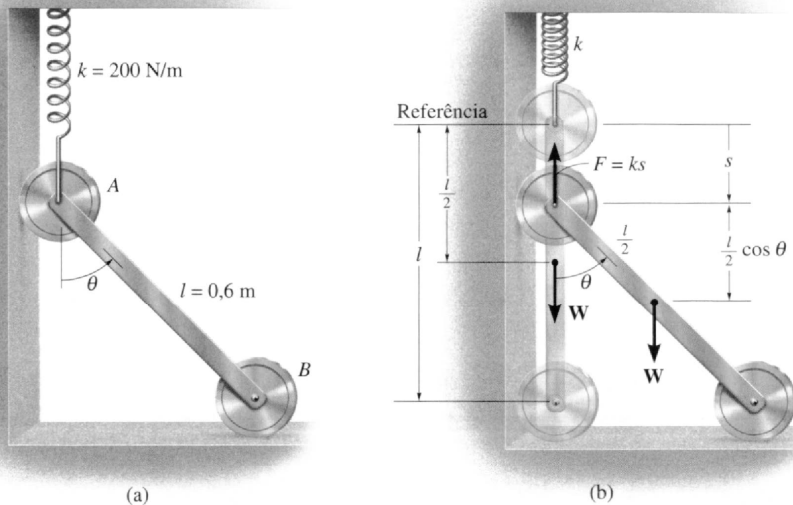


Figura 11.16

SOLUÇÃO

Função Potencial. O referencial é estabelecido no topo da haste, quando a mola está na posição não deformada (Figura 11.16b). Quando a haste está localizada em uma posição arbitrária θ , a mola aumenta a sua energia potencial pela sua deformação e o peso diminui sua energia potencial. Portanto:

$$V = V_e + V_g = \frac{1}{2}ks^2 - W\left(s + \frac{l}{2} \cos \theta\right)$$

Sendo $l = s + l \cos \theta$ ou $s = l(1 - \cos \theta)$, então:

$$V = \frac{1}{2}kl^2(1 - \cos \theta)^2 - \frac{Wl}{2}(2 - \cos \theta)$$

Posição de Equilíbrio. A primeira derivada de V fornece:

$$\frac{dV}{d\theta} = kl^2(1 - \cos \theta)\sin \theta - \frac{Wl}{2} \sin \theta = 0$$

ou

$$l \left[kl(1 - \cos \theta) - \frac{W}{2} \right] \sin \theta = 0$$

Essa equação é satisfeita desde que:

$$\sin \theta = 0 \quad \theta = 0^\circ \quad \text{Resposta}$$

$$\theta = \cos^{-1} \left(1 - \frac{W}{2kl} \right) = \cos^{-1} \left[1 - \frac{10(9,81)}{2(200)(0,6)} \right] = 53,8^\circ \quad \text{Resposta}$$

Estabilidade. Determinando a segunda derivada de V , temos:

$$\frac{d^2V}{d\theta^2} = kl^2(1 - \cos \theta) \cos \theta + kl^2 \sin \theta \sin \theta - \frac{Wl}{2} \cos \theta$$

$$= kl^2(\cos \theta - \cos 2\theta) - \frac{Wl}{2} \cos \theta$$

Substituindo as constantes por seus valores, com $\theta = 0^\circ$ e $\theta = 53,8^\circ$, temos:

$$\begin{aligned} \left. \frac{d^2V}{d\theta^2} \right|_{\theta=0^\circ} &= 200(0,6)^2(\cos 0^\circ - \cos 0^\circ) - \frac{10(9,81)(0,6)}{2} \cos 0^\circ \\ &= -29,4 < 0 \quad (\text{equilíbrio instável para } \theta = 0^\circ) \quad \text{Resposta} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \left. \frac{d^2V}{d\theta^2} \right|_{\theta=53,8^\circ} &= 200(0,6)^2(\cos 53,8^\circ - \cos 107,6^\circ) - \frac{10(9,81)(0,6)}{2} \cos 53,8^\circ \\ &= 46,9 > 0 \quad (\text{equilíbrio estável para } \theta = 53,8^\circ) \quad \text{Resposta} \end{aligned}$$

EXEMPLO 11.6

Determine a massa m do bloco necessária para a condição de equilíbrio da barra uniforme de 10 kg mostrada na Figura 11.17a quando $\theta = 20^\circ$. Investigue a estabilidade na posição de equilíbrio.

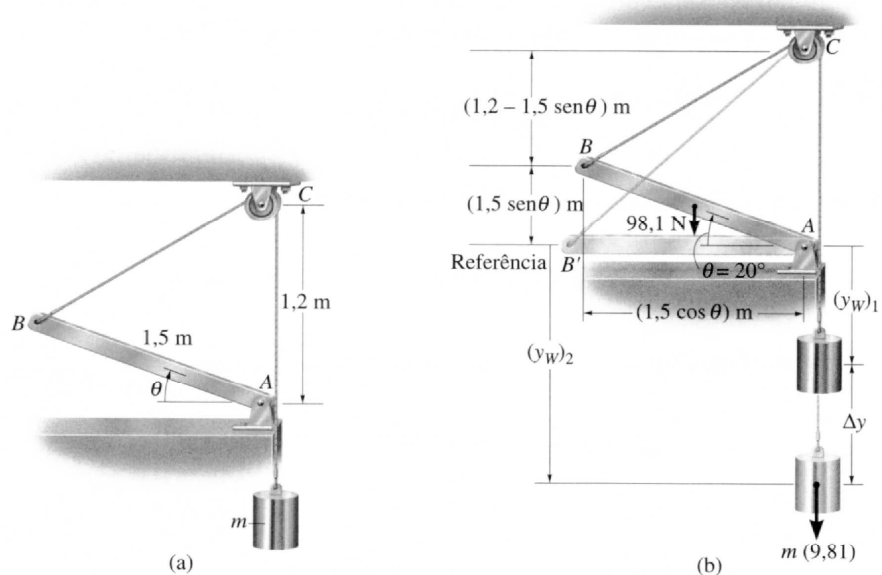


Figura 11.17

SOLUÇÃO

Função Potencial. O referencial é estabelecido através do ponto A (Figura 11.17b). Quando $\theta = 0^\circ$, supõe-se que o bloco está suspenso $(y_w)_1$ abaixo do referencial. Portanto, na posição θ :

$$V = V_e + V_g = 98,1 \left(\frac{1,5 \sin \theta}{2} \right) - m(9,81)(\Delta y) \quad (1)$$

A distância $\Delta y = (y_w)_2 - (y_w)_1$ pode ser relacionada à coordenada independente θ pela medida da diferença do comprimento da corda $B'C$ e BC . Como:

$$B'C = \sqrt{(1,5)^2 + (1,2)^2} = 1,92$$

$$BC = \sqrt{(1,5 \cos \theta)^2 + (1,2 - 1,5 \sin \theta)^2} = \sqrt{3,69 - 3,60 \sin \theta}$$

então:

$$\Delta y = B'C - BC = 1,92 - \sqrt{3,69 - 3,60 \sin \theta}$$

Substituindo o resultado acima na Equação 1, temos:

$$V = 98,1 \left(\frac{1,5 \sin \theta}{2} \right) - m(9,81)(1,92 - \sqrt{3,69 - 3,60 \sin \theta}) \quad (2)$$

Posição de Equilíbrio

$$\frac{dV}{d\theta} = 73,6 \cos \theta - \left[\frac{m(9,81)}{2} \right] \left(\frac{3,60 \cos \theta}{\sqrt{3,69 - 3,60 \sin \theta}} \right) = 0$$

$$\left. \frac{dV}{d\theta} \right|_{\theta=20^\circ} = 69,14 - 10,58m = 0$$

$$m = \frac{69,14}{10,58} = 6,53 \text{ kg}$$

Resposta

Estabilidade. Calculando a segunda derivada da Equação 2, obtemos:

$$\begin{aligned} \frac{d^2V}{d\theta^2} = & -73,6 \sin \theta - \left[\frac{m(9,81)}{2} \right] \left(\frac{-1}{2} \right) \frac{-(3,60 \cos \theta)^2}{(3,69 - 3,60 \sin \theta)^{3/2}} \\ & - \left[\frac{m(9,81)}{2} \right] \left(\frac{-3,60 \sin \theta}{\sqrt{3,69 - 3,60 \sin \theta}} \right) \end{aligned}$$

Para a posição de equilíbrio $\theta = 20^\circ$, com $m = 6,53 \text{ kg}$:

$$\frac{d^2V}{d\theta^2} = -47,6 < 0 \quad (\text{equilíbrio instável para } \theta = 20^\circ) \quad \text{Resposta}$$

EXEMPLO 11.7

O bloco homogêneo tem massa m e está em repouso no topo de uma superfície cilíndrica (Figura 11.18a). Mostre que essa é uma condição de equilíbrio instável se $h > 2R$.

SOLUÇÃO

Função Potencial. O referencial é estabelecido na base do cilindro (Figura 11.18b). Se o bloco é deslocado de uma quantidade θ a partir da posição de equilíbrio, a função potencial pode ser escrita na forma:

$$\begin{aligned} V &= V_e + V_g \\ &= 0 + mgy \end{aligned}$$

Da Figura 11.18b:

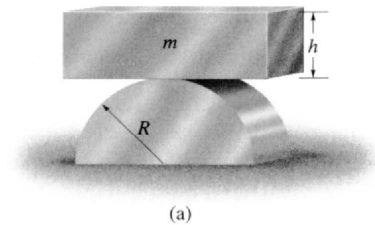


Figura 11.18

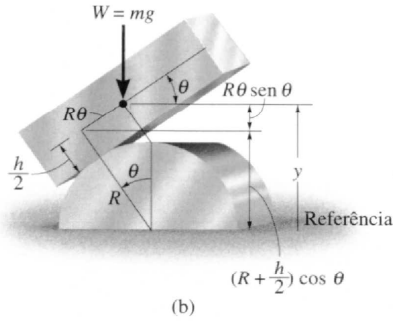


Figura 11.18

$$y = \left(R + \frac{h}{2} \right) \cos \theta + R\theta \sin \theta$$

Assim:

$$V = mg \left[\left(R + \frac{h}{2} \right) \cos \theta + R\theta \sin \theta \right]$$

Posição de Equilíbrio

$$\begin{aligned} \frac{dV}{d\theta} &= mg \left[-\left(R + \frac{h}{2} \right) \sin \theta + R \sin \theta + R\theta \cos \theta \right] = 0 \\ &= mg \left(-\frac{h}{2} \sin \theta + R\theta \cos \theta \right) = 0 \end{aligned}$$

Obviamente, $\theta = 0^\circ$ é a posição de equilíbrio que satisfaz essa equação.

Estabilidade. Calculando a segunda derivada de V , temos:

$$\frac{d^2V}{d\theta^2} = mg \left(-\frac{h}{2} \cos \theta + R \cos \theta - R\theta \sin \theta \right)$$

Em $\theta = 0^\circ$:

$$\left. \frac{d^2V}{d\theta^2} \right|_{\theta=0^\circ} = -mg \left(\frac{h}{2} - R \right)$$

Como todas as constantes são positivas, o bloco está em equilíbrio instável se $h > 2R$, quando então $d^2V/d\theta^2 < 0$.

PROBLEMAS

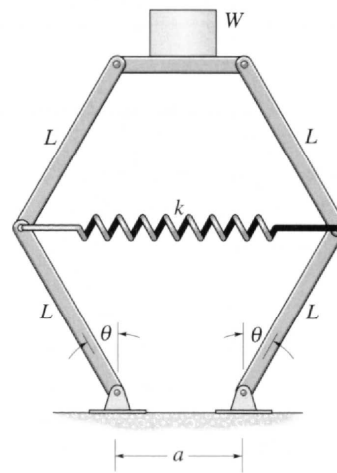
11.26. Se a função potencial para um sistema conservativo de um grau de liberdade é $V = (8x^3 - 2x^2 - 10)$ J, onde x é dado em metros, determine as posições para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade de cada uma dessas posições.

11.27. Se a função potencial para um sistema conservativo de um grau de liberdade é $V = (12 \sin 2\theta + 15 \cos \theta)$ J, onde $0^\circ < \theta < 180^\circ$, determine as posições para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade em cada uma delas.

11.28. Se a função potencial para um sistema conservativo de um grau de liberdade é $V = (10 \cos 2\theta + 25 \sin \theta)$ J, onde $0^\circ < \theta < 180^\circ$, determine as posições para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade em cada uma delas.

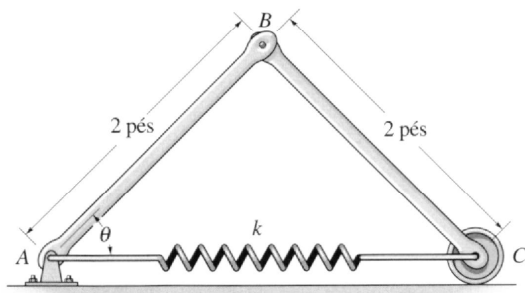
11.29. Se a função potencial para um sistema conservativo de dois graus de liberdade é $V = (9y^2 + 18x^2)$ J, onde x e y são dados em metros, determine as posições para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade de cada uma delas.

11.30. A mola de escala tem comprimento não deformado a . Determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio quando um peso W é suportado na plataforma. Despreze o peso das barras. Qual é o valor W necessário para manter a escala na posição de equilíbrio indiferente quando $\theta = 0^\circ$?



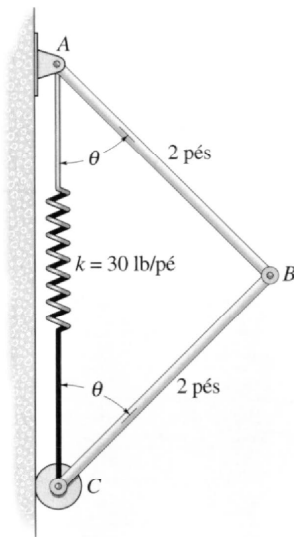
Problema 11.30

11.31. Duas barras têm cada uma peso de 8 lb. Determine a rigidez necessária k da mola para que as duas barras estejam na condição de equilíbrio quando $\theta = 30^\circ$. A mola tem comprimento não deformado de 1 pé.



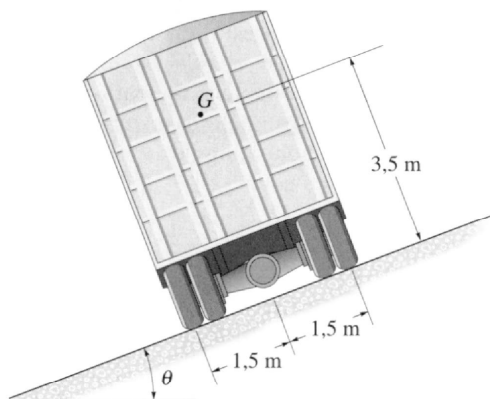
Problema 11.31

***11.32.** Duas barras têm cada uma peso de 8 lb. Determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade na posição de equilíbrio. A mola tem comprimento não deformado de 1 pé.



Problema 11.32

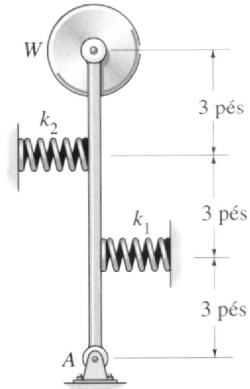
11.33. O caminhão tem massa de 20 toneladas e centro de massa em G . Determine o grau de inclinação θ em que ele pode estacionar sem tombar e investigue a estabilidade nessa posição.



Problema 11.33

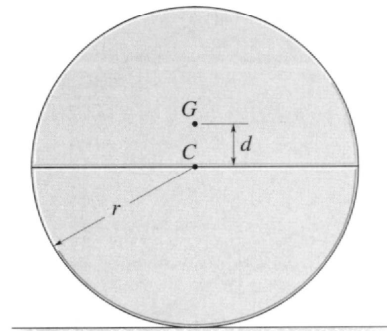
11.34. A barra suporta um peso $W = 500$ lb na extremidade. Se a mola está inicialmente na posição não deformada quando a barra está na vertical, determine a rigidez neces-

sária para as molas $k_1 = k_2 = k$, de modo que a barra esteja na condição de equilíbrio indiferente quando na vertical.



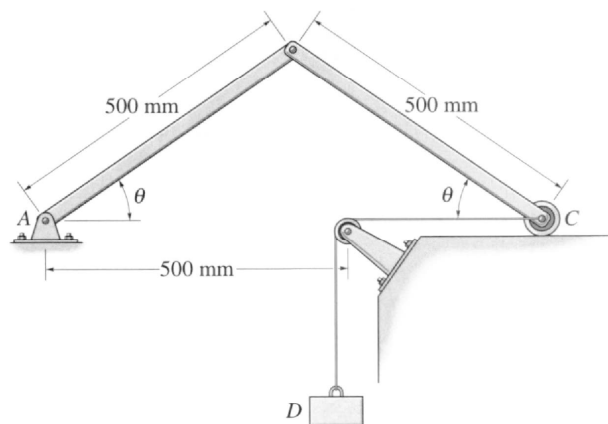
Problema 11.34

11.35. O cilindro é feito de dois materiais. Ele tem massa m e centro de gravidade no ponto G . Mostre que, quando G está acima do centróide C do cilindro, o equilíbrio é instável.



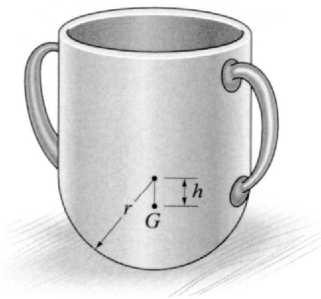
Problema 11.35

***11.36.** Determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade nessa posição. Cada barra tem massa de 3 kg e o bloco suspenso D tem massa de 7 kg. A corda DC tem comprimento total de 1 m.



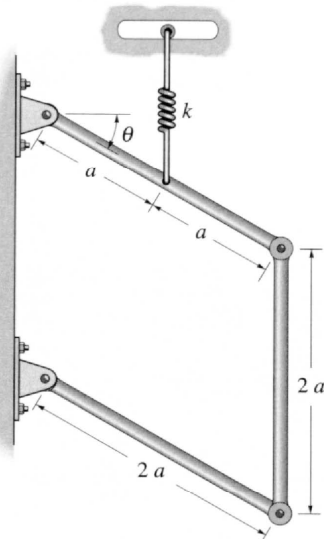
Problema 11.36

11.37. A xícara tem extremidade inferior hemisférica e massa m . Determine a posição h do centro de massa G para que a xícara esteja na condição de equilíbrio indiferente.



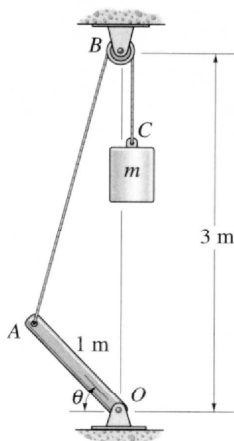
Problema 11.37

11.38. Se cada uma das três hastes do mecanismo tem peso W , determine o ângulo θ necessário para a condição de equilíbrio. A mola encontra-se sempre na posição vertical e está na condição não deformada quando $\theta = 0^\circ$.



Problema 11.38

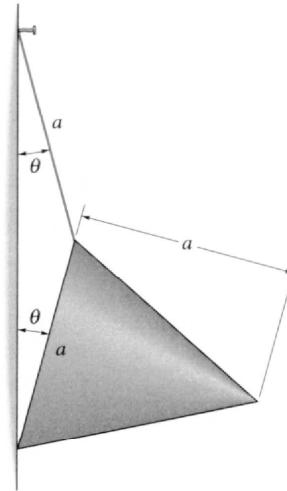
11.39. Se a barra uniforme OA tem massa de 12 kg, determine a massa m que manterá a barra na condição de equilíbrio quando $\theta = 30^\circ$. O ponto C coincide com B quando OA está na horizontal. Despreze as dimensões da polia em B .



Problema 11.39

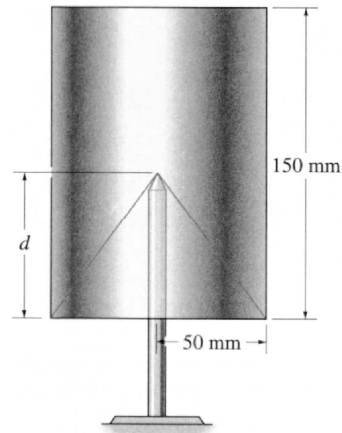
*11.40. O cone de base circular tem massa m e é suportado por cordas, como mostrado na figura. Determine o ângulo θ

para o qual ele está pendurado a partir da parede na condição de equilíbrio. O cone está na condição de equilíbrio estável?



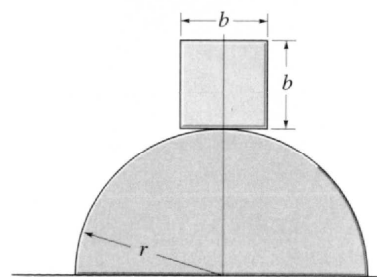
Problema 11.40

11.41. O cilindro homogêneo tem cavidade cônica feita no interior de sua base, como mostrado na figura. Determine a profundidade d da cavidade para a qual o cilindro balança sobre o pino e permanece na condição de equilíbrio indiferente.



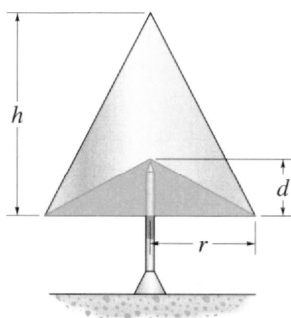
Problema 11.41

11.42. O bloco homogêneo está em repouso no topo da superfície cilíndrica. Calcule a relação entre o raio do cilindro, r , e a dimensão do bloco, b , para a condição de equilíbrio estável. *Dica:* estabeleça a função da energia potencial para um pequeno ângulo θ , isto é, utilize as aproximações $\text{sen } \theta \approx \theta$ e $\text{cos } \theta \approx 1 - \theta^2/2$.



Problema 11.42

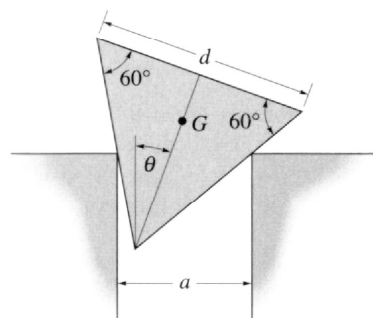
11.43. O cone homogêneo tem cavidade cônica cortada em seu interior, como mostrado na figura. Determine a profundidade d da cavidade em função de h , de modo que o cone balance sobre o pino e permaneça na condição de equilíbrio indiferente.



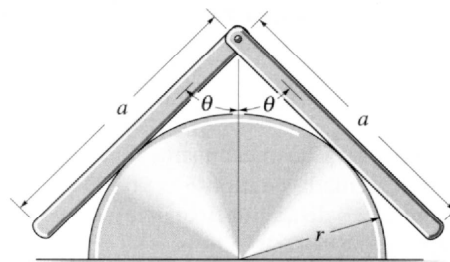
Problema 11.43

***11.44.** O bloco triangular de peso W está em repouso em cantos lisos que estão distantes de a . Se o bloco tem as três dimensões iguais de comprimento d , determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio.

11.45. Duas barras uniformes, cada uma com peso W , estão articuladas nas extremidades. Se elas estão colocadas sobre uma superfície lisa cilíndrica, mostre qual é o ângulo θ para a condição de equilíbrio que deve satisfazer a equação $\cos \theta / \sin^3 \theta = a/2r$.



Problema 11.44



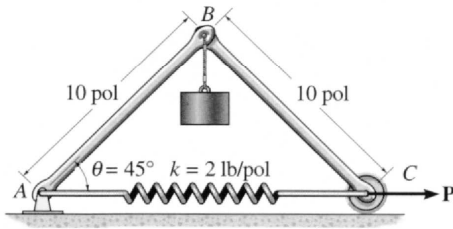
Problema 11.45

REVISÃO DO CAPÍTULO

- Princípio do Trabalho Virtual.** As forças sobre um corpo realizam trabalho *virtual* quando ele está sujeito a um deslocamento ou rotação infinitesimal *imaginária*. Para a condição de equilíbrio, a soma dos trabalhos virtuais realizados por todas as forças atuantes no corpo deve ser igual a zero para qualquer deslocamento virtual. Esse conceito é chamado de *princípio do trabalho virtual* e é usado para encontrar a configuração de equilíbrio para um mecanismo ou uma força reativa atuando em uma série de hastes articuladas. Se o sistema tem um grau de liberdade, então sua posição pode ser especificada por uma coordenada independente q . Para aplicar o princípio do trabalho virtual, primeiro é necessária a utilização de *coordenadas de posição* para localizar todas as forças e momentos sobre o mecanismo que realizarão trabalho quando ele estiver sujeito a um movimento virtual δq . As coordenadas são relacionadas com a coordenada independente q e essas expressões são diferenciadas para relacionar a coordenada *virtual* do deslocamento com δq . Finalmente, a equação do trabalho virtual é escrita para mecanismos em função de um deslocamento comum δq , que então é igualado a zero. Pela fatoração de δq na equação é possível determinar uma força ou momento desconhecido ou a posição de equilíbrio q .
- Critério de Energia Potencial para o Equilíbrio.** Quando um sistema está sujeito apenas a forças conservativas, tais como peso ou força de mola, então a configuração de equilíbrio pode ser determinada usando-se uma *função de energia potencial* V para o sistema. Essa função é estabelecida para expressar o peso e a energia potencial da mola para o sistema em função da coordenada independente q . Uma vez formulada, sua primeira derivada é imposta para ser igual a zero, $dV/dq = 0$. A solução levará à posição de equilíbrio q_{eq} do sistema. A estabilidade do sistema pode ser investigada pelo cálculo da segunda derivada de V . Se a estabilidade é calculada para q_{eq} e $d^2V/dq^2 > 0$, então ocorrerá *equilíbrio estável*; se $d^2V/dq^2 < 0$, ocorrerá *equilíbrio instável*, e se todas as derivadas superiores forem nulas, então o sistema estará em *equilíbrio indiferente*.

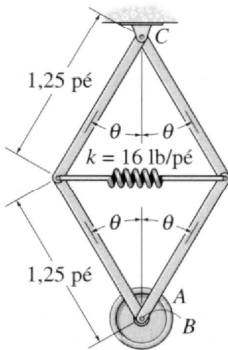
PROBLEMAS DE REVISÃO

11.46. As hastes uniformes AB e BC pesam cada uma 2 lb e o cilindro pesa 20 lb. Determine a força horizontal P necessária para manter o mecanismo na posição quando $\theta = 45^\circ$. A mola na condição não deformada tem comprimento de 6 pol.



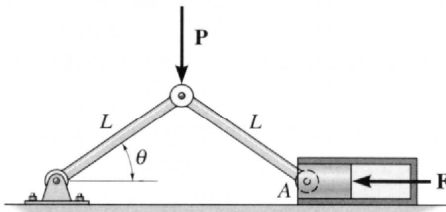
Problema 11.46

11.47. A mola presa ao mecanismo tem comprimento na condição não deformada quando $\theta = 90^\circ$. Determine a posição θ para a condição de equilíbrio e investigue a estabilidade do mecanismo nessa posição. O disco A está conectado por pino na estrutura em B e tem peso de 20 lb. Despreze o peso das barras.



Problema 11.47

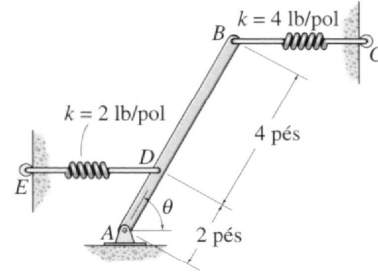
***11.48.** A alavanca articulada está sujeita a uma carga P . Determine a força de compressão F produzida pelo cilindro em A como uma função de θ .



Problema 11.48

11.49. A viga uniforme AB pesa 100 lb. Se as duas molas DE e BC estão na condição não deformada quando $\theta = 90^\circ$, determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio usando

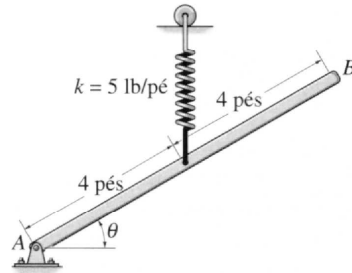
o princípio da energia potencial. Investigue a estabilidade na posição de equilíbrio. As duas molas sempre agem na posição horizontal pela ação do pino guia em C e E .



Problema 11.49

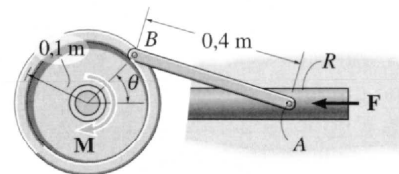
11.50. A barra uniforme AB pesa 10 lb e está presa a uma mola que está na condição não deformada quando $\theta = 90^\circ$. Determine o ângulo θ para a condição de equilíbrio usando o princípio do trabalho virtual. Note que a mola é mantida na posição vertical pela ação do rolete guia.

11.51. Resolva o Problema 11.50 usando o princípio da energia potencial. Investigue a estabilidade da barra quando ela está na posição de equilíbrio.



Problemas 11.50/51

***11.52.** A prensa consiste em um êmbolo R conectado à barra AB e um volante. Se um torque $M = 50 \text{ N} \cdot \text{m}$ é aplicado no volante, determine a força F aplicada no êmbolo para manter a barra na posição $\theta = 60^\circ$.



Problema 11.52