



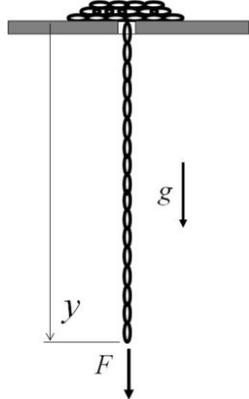
ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO  
DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

Mecânica B – PME 2200 – 3ª Prova – 24/06/2014

Duração da Prova: 100 minutos

(Não é permitido o uso de calculadoras, celulares, tablets e/ou outros equipamentos similares)

1ª Questão (1,0 ponto) - Refere-se à palestra de 10/06/2014.



Considere o problema idealizado de Cayley, ilustrado ao lado. A corrente de densidade de massa linear  $\mu$  é puxada pela força  $F$ , sob ação da gravidade, a partir da mesa onde se apoia. Pede-se:

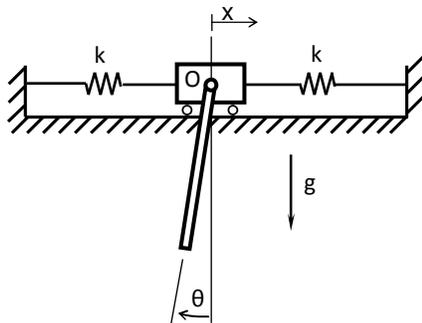
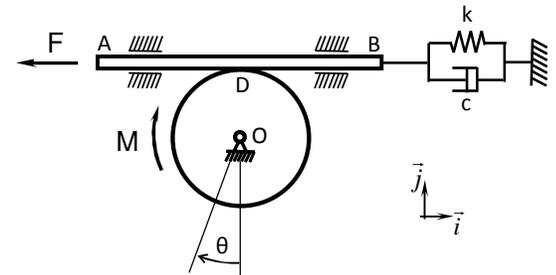
(a) Escreva a função Lagrangeana do problema, considerando a parte suspensa da corrente, de massa  $m_s(y) = \mu y$ , escrita como função linear da coordenada generalizada  $y$ .

(b) Deduza a equação de movimento *fazendo uso da Equação estendida de Lagrange*, própria para sistemas de massa explicitamente variável com a posição, que no presente contexto toma a

$$\text{forma: } \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) - \frac{\partial L}{\partial y} = - \frac{1}{2} \frac{\partial m_s}{\partial y} \dot{y}^2 + F$$

(c) Compare a equação acima deduzida com aquela que seria obtida com o emprego da Equação usual de Lagrange, válida para sistemas de massa invariante. Discuta o resultado.

2ª Questão (3,0 pontos) - No sistema mostrado na figura, a barra  $AB$  tem massa  $m$  e uma de suas extremidades está acoplada a um conjunto composto por mola de rigidez  $k$  e amortecedor viscoso linear de constante  $c$ . O disco de centro  $O$  tem massa  $m$  e raio  $R$  e rola sem escorregar em relação à barra  $AB$ . O movimento da barra está restrito à direção  $AB$  e a mola tem deformação nula quando a coordenada  $\theta$  vale zero. A força  $\vec{F} = -F \vec{i}$  está aplicada na extremidade  $A$  da barra  $AB$  e o momento  $\vec{M} = -M \vec{k}$  está aplicado sobre o disco. Usando  $\theta$  como coordenada generalizada, determine a equação de movimento usando o método de Lagrange.

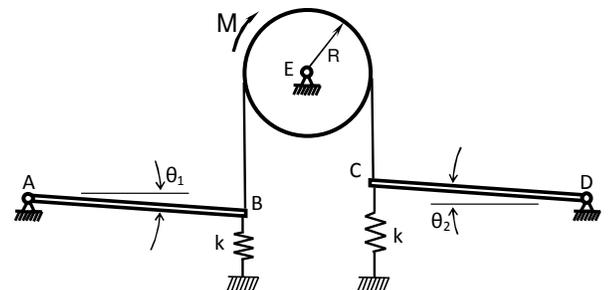


3ª Questão (4,0 pontos) - No sistema mostrado na figura, o bloco de massa  $m$  está acoplado a duas molas de rigidez  $k$ . O centro  $O$  do bloco está articulado a uma barra de massa  $m$  e comprimento  $l$ . As molas têm deformação nula quando a coordenada  $x$  do ponto  $O$  vale zero. Usando  $x$  e  $\theta$  como coordenadas generalizadas:

(a) Determine as equações de movimento usando o método de Lagrange.

(b) Linearize as equações de movimento em torno das coordenadas de equilíbrio  $x = 0$  e  $\theta = 0$ .

4ª Questão (3,0 pontos) - A barra  $AB$ , de massa  $2m$  e comprimento  $L$ , está articulada em  $A$  e apoiada em  $B$  sobre uma mola de rigidez  $k$  e cujo comprimento natural é consistente com  $\theta_1 = 0$ . A barra  $CD$ , de massa  $m$  e comprimento  $L$ , está articulada em  $D$  e apoiada em  $C$  sobre uma mola de rigidez  $k$  e cujo comprimento natural é consistente com  $\theta_2 = 0$ . Um fio inextensível interliga os pontos  $B$  e  $C$ , passando por uma polia de centro  $E$  e raio  $R$ . Um momento  $M$  pode ser aplicado à polia,  $\vec{M} = -M \vec{k}$ . Admita-se que o fio está sempre esticado e que não há escorregamento entre o fio e a polia. Pede-se:



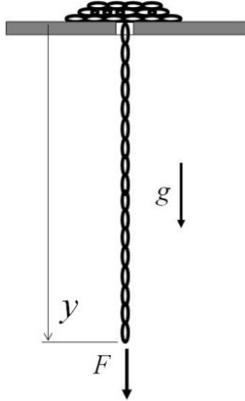
a) Determine a configuração de equilíbrio, utilizando o Princípio dos Trabalhos Virtuais e momento  $M=0$ .

b) Determine o valor do momento  $M$  tal que o ângulo de equilíbrio seja nulo.



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO  
DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

1ª Questão (1,0 ponto) - Refere-se à palestra de 10/06/2014.



Considere o problema idealizado de Cayley, ilustrado ao lado. A corrente de densidade de massa linear  $\mu$  é puxada pela força  $F$ , sob ação da gravidade, a partir da mesa onde se apoia. Pede-se:

(a) Escreva a função Lagrangeana do problema, considerando a parte suspensa da corrente, de massa  $m_s(y) = \mu y$ , escrita como função linear da coordenada generalizada  $y$ .

(b) Deduza a equação de movimento *fazendo uso da Equação estendida de Lagrange*, própria para sistemas de massa explicitamente variável com a posição, que no presente contexto toma a

$$\text{forma: } \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) - \frac{\partial L}{\partial y} = -\frac{1}{2} \frac{\partial m_s}{\partial y} \dot{y}^2 + F$$

(c) Compare a equação acima deduzida com aquela que seria obtida com o emprego da Equação usual de Lagrange, válida para sistemas de massa invariante. Discuta o resultado.

**Resolução:**

(a) A função Lagrangiana no presente caso, de um sistema holônomo com um único grau de liberdade, representado pela coordenada generalizada  $y$ , é, por definição, dada por:  $L(y, \dot{y}, t) = T(y, \dot{y}, t) - V(y, \dot{y}, t)$ , com  $T$  e  $V$  as funções de energia cinética e potencial (gravitacional). Tais funções são dadas, respectivamente, por:

$$T(y, \dot{y}) = \frac{1}{2} m_s \dot{y}^2 = \frac{1}{2} \mu y \dot{y}^2 \quad (1) \quad (0,2)$$

e

$$V(y, \dot{y}) = -\int_0^y g \mu \xi d\xi = -\frac{1}{2} \mu g y^2 \quad (2) \quad (0,2)$$

Assim:

$$L(y, \dot{y}) = \frac{1}{2} \mu y \dot{y}^2 + \frac{1}{2} \mu g y^2 \quad (3) \quad (0,1)$$

(b) Os termos da equação de Lagrange estendida, própria para o presente sistema de massa que varia explicitamente com a posição, a qual é ganha pela parte suspensa a partir da parte em repouso, são então:

$$\begin{aligned} \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} = \mu y \dot{y} &\Rightarrow \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) = \mu (\dot{y}^2 + y \ddot{y}) \\ -\frac{\partial L}{\partial y} &= -\mu \left( \frac{1}{2} \dot{y}^2 + g y \right) \\ -\frac{1}{2} \frac{\partial m_s}{\partial y} \dot{y}^2 &= -\frac{1}{2} \frac{\partial \mu y}{\partial y} \dot{y}^2 = -\frac{1}{2} \mu \dot{y}^2 \end{aligned} \quad (4) \quad (0,2)$$

Notando que o terceiro termo cancela idênticamente a primeira parcela do segundo termo, a equação de Lagrange estendida, conduz à equação de movimento:

$$y \ddot{y} + \dot{y}^2 - g y = \frac{F}{\mu} \quad (5)$$

ou

$$\ddot{y} = g - \frac{\dot{y}^2}{y} + \frac{F}{\mu y}; \quad y > 0 \quad (6) \quad (0,2)$$

Nota: esta segunda forma de representação da equação de movimento, Eq. (6), deve estar restrita ao domínio  $y > 0$ , caso contrário apresentaria uma aparente singularidade matemática em  $y=0$ , a qual deveria ser interpretada, coerentemente à Eq. (5), da seguinte forma: 'no caso  $F=0$ , não haverá movimento se no instante inicial não houver qualquer parte suspensa'.

(c) Se a forma usual da Equação de Lagrange, válida para sistemas de massa invariante, tivesse sido utilizada, ou seja,

$$\frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{y}} \right) - \frac{\partial L}{\partial y} = F, \text{ não haveria o cancelamento do segundo termo, o que conduziria à errônea equação de movimento:}$$

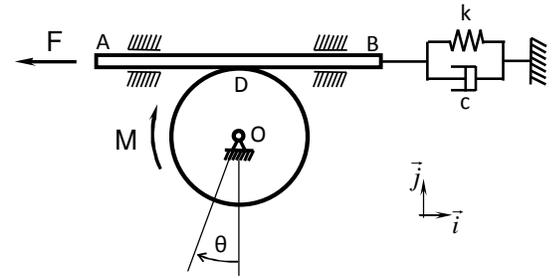
$$\ddot{y} = g - \frac{1}{2} \frac{\dot{y}^2}{y} + \frac{F}{\mu y}; \quad y > 0 \quad (7) \quad (0,1)$$

Esta forma errônea difere da forma própria, Eq. (6), no segundo termo, à direita, indicando que a aceleração da parte suspensa *seria* menor, a cada instante (posto que  $y > 0$ , sempre).



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO  
DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

**2ª Questão (3,0 pontos)** - No sistema mostrado na figura, a barra  $AB$  tem massa  $m$  e uma de suas extremidades está acoplada a um conjunto composto por mola de rigidez  $k$  e amortecedor viscoso linear de constante  $c$ . O disco de centro  $O$  tem massa  $m$  e raio  $R$  e rola sem escorregar em relação à barra  $AB$ . O movimento da barra está restrito à direção  $AB$  e a mola tem deformação nula quando a coordenada  $\theta$  vale zero. A força  $\vec{F} = -F \vec{i}$  está aplicada na extremidade  $A$  da barra  $AB$  e o momento  $\vec{M} = -M \vec{k}$  está aplicado sobre o disco. Usando  $\theta$  como coordenada generalizada, determine a equação de movimento usando o método de Lagrange.



**Resolução:**

Como o contato no ponto  $D$  é de rolamento sem escorregamento, tem-se  $x_D = R\theta$ . Portanto,  $\dot{x}_D = R\dot{\theta}$

Energia cinética:  $E = E_{Disco} + E_{Barra}$

$$E_{Disco} = \frac{1}{2} m \vec{V}_O \cdot \vec{V}_O + m \vec{V}_O \cdot \left[ \vec{\theta} \wedge (G - O) \right] + \frac{1}{2} \{ \dot{\theta} \}^T [I_O] \{ \dot{\theta} \}, \text{ em que } \vec{V}_O = \vec{0} \text{ e } G = O$$

$$\Rightarrow E_{Disco} = \frac{1}{2} J_O \dot{\theta}^2, \text{ com } J_O = \frac{1}{2} m R^2 \Rightarrow E_{Disco} = \frac{m R^2}{4} \dot{\theta}^2$$

$$E_{Barra} = \frac{1}{2} m \dot{x}_D^2 \Rightarrow E_{Barra} = \frac{m R^2}{2} \dot{\theta}^2$$

$$\Rightarrow E = \frac{3mR^2}{4} \dot{\theta}^2 \quad (1,0)$$

$$\text{Energia potencial: } V = V_{Elastica} = \frac{1}{2} k x_D^2 \Rightarrow V = \frac{1}{2} k R^2 \theta^2 \quad (0,5)$$

$$\text{Função Lagrangeana: } L = E - V = \frac{3mR^2}{4} \dot{\theta}^2 - \frac{1}{2} k R^2 \theta^2$$

$$\text{Função dissipativa de Rayleigh: } R_a = \frac{1}{2} c (\dot{x}_D)^2 \Rightarrow R_a = \frac{1}{2} c R^2 \dot{\theta}^2 \quad (0,5)$$

Forças generalizadas:  $\delta W = -F \delta x_D + M \delta \theta$

$$\Rightarrow Q_\theta = -F \frac{\partial x_D}{\partial \theta} + M \frac{\partial \theta}{\partial \theta} = M - FR \quad (0,5)$$

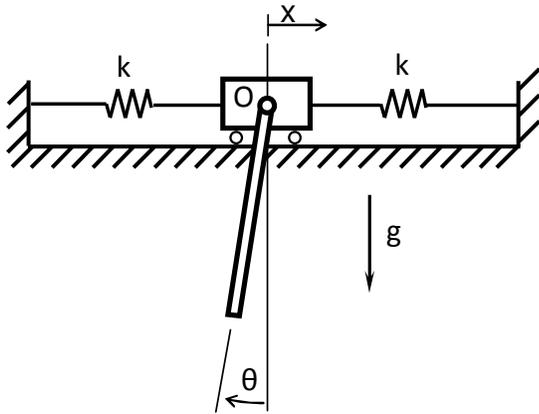
Equação de Lagrange, coordenada  $\theta$

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = \frac{3mR^2}{2} \dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} \right) = \frac{3mR^2}{2} \ddot{\theta} ; \quad \frac{\partial L}{\partial \theta} = -kR^2 \theta ; \quad \frac{\partial R}{\partial \dot{\theta}} = cR^2 \dot{\theta}$$

$$\Rightarrow \frac{3mR^2}{2} \ddot{\theta} + kR^2 \theta + cR^2 \dot{\theta} = M - FR \quad (0,5)$$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO  
DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA



**3ª Questão (4,0 pontos)** - No sistema mostrado na figura, o bloco de massa  $m$  está acoplado a duas molas de rigidez  $k$ . O centro  $O$  do bloco está articulado a uma barra de massa  $m$  e comprimento  $l$ . As molas têm deformação nula quando a coordenada  $x$  do ponto  $O$  vale zero. Usando  $x$  e  $\theta$  como coordenadas generalizadas:

- Determine as equações de movimento usando o método de Lagrange.
- Linearize as equações de movimento em torno das coordenadas de equilíbrio  $x = 0$  e  $\theta = 0$ .

(a) Energia cinética:  $E = E_{Barra} + E_{Bloco}$

$$E_{Bloco} = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 \quad (0,5)$$

$$E_{Barra} = \frac{1}{2} m \vec{V}_O \cdot \vec{V}_O + m \vec{V}_O \cdot \left[ \dot{\theta} \wedge (G - O) \right] + \frac{1}{2} \{ \dot{\theta} \}^t [I_O] \{ \dot{\theta} \}, \text{ em que } \vec{V}_O = \dot{x} \vec{i}$$

$$\Rightarrow E_{Barra} = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + m \dot{x} \vec{i} \cdot \left[ (-\dot{\theta}) \vec{k} \wedge \left( -\frac{l}{2} \text{sen} \theta \vec{i} - \frac{l}{2} \text{cos} \theta \vec{j} \right) \right] + \frac{1}{2} J_O \dot{\theta}^2, \text{ com } J_O = \frac{1}{3} m l^2$$

$$\Rightarrow E_{Barra} = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 - m \dot{x} \dot{\theta} \frac{l}{2} \text{cos} \theta + \frac{1}{6} m l^2 \dot{\theta}^2 \quad (0,5)$$

$$\Rightarrow \boxed{E = m \dot{x}^2 - m \dot{x} \dot{\theta} \frac{l}{2} \text{cos} \theta + \frac{1}{6} m l^2 \dot{\theta}^2}$$

$$\text{Energia potencial: } V = V_{Grav} + V_{Elástica} = -mg \frac{l}{2} \text{cos} \theta + \frac{1}{2} k x^2 + \frac{1}{2} k x^2 \Rightarrow \boxed{V = k x^2 - mg \frac{l}{2} \text{cos} \theta} \quad (0,5)$$

$$\text{Função Lagrangeana: } L = E - V = m \dot{x}^2 - m \dot{x} \dot{\theta} \frac{l}{2} \text{cos} \theta + \frac{1}{6} m l^2 \dot{\theta}^2 - k x^2 + mg \frac{l}{2} \text{cos} \theta$$

Função dissipativa de Rayleigh:  $R = 0$ ; forças generalizadas  $Q_x = 0$  e  $Q_\theta = 0$

Equações de Lagrange:

Coordenada  $x$ :

$$\frac{\partial L}{\partial x} = 2m\dot{x} - m\dot{\theta} \frac{l}{2} \text{cos} \theta \Rightarrow \frac{d}{dt} \left( \frac{\partial L}{\partial \dot{x}} \right) = 2m\ddot{x} - m\frac{l}{2} \text{cos} \theta \ddot{\theta} + m\dot{\theta}^2 \frac{l}{2} \text{sen} \theta \quad ; \quad \frac{\partial L}{\partial x} = -2kx$$

$$\Rightarrow \boxed{2m\ddot{x} - m\frac{l}{2} \text{cos} \theta \ddot{\theta} + m\dot{\theta}^2 \frac{l}{2} \text{sen} \theta + 2kx = 0} \quad (0,5)$$



Coordenada  $\theta$ :

$$\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}} = -m\dot{x}\frac{l}{2}\cos\theta + \frac{1}{3}ml^2\dot{\theta} \Rightarrow \frac{d}{dt}\left(\frac{\partial L}{\partial \dot{\theta}}\right) = -m\ddot{x}\frac{l}{2}\cos\theta + m\dot{x}\frac{l}{2}\text{sen}\theta\dot{\theta} + m\frac{l^2}{3}\ddot{\theta} ;$$
$$\frac{\partial L}{\partial \theta} = m\dot{x}\frac{l}{2}\text{sen}\theta\dot{\theta} - mg\frac{l}{2}\text{sen}\theta$$
$$\Rightarrow \boxed{-m\ddot{x}\frac{l}{2}\cos\theta + m\frac{l^2}{3}\ddot{\theta} + mg\frac{l}{2}\text{sen}\theta = 0} \quad (0,5)$$

(b) Linearização

$\sum_{k=1}^2 a_{ik}\ddot{q}_k + \sum_{k=1}^2 b_{ik}q_k = Q_i$ , para  $i=1,2$ , em que  $i=1$  refere-se à coordenada  $x$  e  $i=2$  refere-se à coordenada  $\theta$

$$\begin{cases} \alpha_{11} = 2m \\ \alpha_{12} = \alpha_{21} = -\frac{ml}{2}\cos\theta \\ \alpha_{22} = \frac{ml^2}{3} \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} a_{11} = 2m \\ a_{12} = a_{21} = -\frac{ml}{2} \\ a_{22} = \frac{ml^2}{3} \end{cases} \quad (0,5)$$

$$\begin{cases} b_{11} = \left. \frac{\partial^2 V}{\partial x^2} \right|_{\substack{x=0 \\ \theta=0}} = 2k \\ b_{12} = \left. \frac{\partial^2 V}{\partial x \partial \theta} \right|_{\substack{x=0 \\ \theta=0}} = 0 \text{ e } b_{21} = \left. \frac{\partial^2 V}{\partial \theta \partial x} \right|_{\substack{x=0 \\ \theta=0}} = 0 \\ b_{22} = \left. \frac{\partial^2 V}{\partial \theta^2} \right|_{\substack{x=0 \\ \theta=0}} = \frac{mgl}{2} \end{cases} \quad (0,5)$$

Coordenada  $x$ :

$$a_{11}\ddot{x} + a_{12}\ddot{\theta} + b_{11}x + b_{12}\theta = 0 \Rightarrow$$

$$\boxed{2m\ddot{x} - m\frac{l}{2}\ddot{\theta} + 2kx = 0}$$

Coordenada  $\theta$ :

$$a_{21}\ddot{x} + a_{22}\ddot{\theta} + b_{21}x + b_{22}\theta = 0 \Rightarrow$$

$$\boxed{-m\frac{l}{2}\ddot{x} + m\frac{l^2}{3}\ddot{\theta} + mg\frac{l}{2}\theta = 0}$$

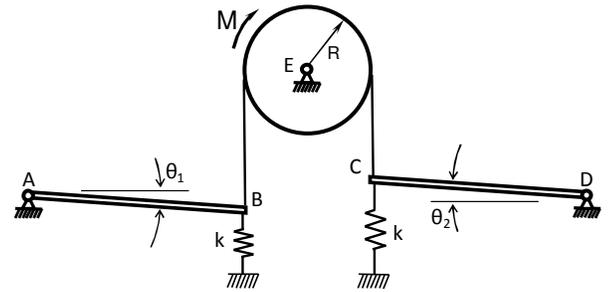
Na forma matricial:

$$\begin{bmatrix} 2m & -m\frac{l}{2} \\ -m\frac{l}{2} & m\frac{l^2}{3} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{\theta} \end{bmatrix} + \begin{bmatrix} 2k & 0 \\ 0 & m\frac{gl}{2} \end{bmatrix} \begin{bmatrix} x \\ \theta \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} 0 \\ 0 \end{bmatrix} \quad (0,5)$$



ESCOLA POLITÉCNICA DA UNIVERSIDADE DE SÃO PAULO  
DEPARTAMENTO DE ENGENHARIA MECÂNICA

4ª Questão (3,0 pontos) - A barra  $AB$ , de massa  $2m$  e comprimento  $L$ , está articulada em  $A$  e apoiada em  $B$  sobre uma mola de rigidez  $k$  e cujo comprimento natural é consistente com  $\theta_1=0$ . A barra  $CD$ , de massa  $m$  e comprimento  $L$ , está articulada em  $D$  e apoiada em  $C$  sobre uma mola de rigidez  $k$  e cujo comprimento natural é consistente com  $\theta_2=0$ . Um fio inextensível interliga os pontos  $B$  e  $C$ , passando por uma polia de centro  $E$  e raio  $R$ . Um momento  $M$  pode ser aplicado à polia,  $\vec{M} = -M \vec{k}$ . Admita-se que o fio está sempre esticado e que não há escorregamento entre o fio e a polia. Pede-se:



- a) Determine a configuração de equilíbrio, utilizando o Princípio dos Trabalhos Virtuais e momento  $M=0$ .
- b) Determine o valor do momento  $M$  tal que o ângulo de equilíbrio seja nulo.

**Resolução:** Considerando que  $\theta_1$  e  $\theta_2$  são pequenos

a) Relação de compatibilidade:  $\theta_1 = \theta_2 \Rightarrow \delta\theta_1 = \delta\theta_2$

$$\delta W = 2mg \frac{L}{2} \delta\theta_1 - mg \frac{L}{2} \delta\theta_2 - kL^2 \theta_1 \delta\theta_1 - kL^2 \theta_2 \delta\theta_2 = 0$$

$$\Rightarrow \left( 2mg \frac{L}{2} - mg \frac{L}{2} - kL^2 \theta_1 - kL^2 \theta_2 \right) \delta\theta_1 = 0, \text{ em que } \delta\theta_1 \text{ é arbitrário}$$

$$\Rightarrow mg \frac{L}{2} - 2kL^2 \theta_1 = 0 \quad \Rightarrow \boxed{\theta_{1eq} = \frac{mg}{4kL} = \theta_{2eq}} \quad (1,5)$$

b) Define-se um deslocamento virtual  $\delta\theta_3$  para o disco. Relação de compatibilidade:  $L\theta_1 = R\theta_3 \Rightarrow \delta\theta_3 = \frac{L}{R} \delta\theta_1$

$$\delta W = 2mg \frac{L}{2} \delta\theta_1 - mg \frac{L}{2} \delta\theta_2 - M\delta\theta_3 - kL^2 \theta_1 \delta\theta_1 - kL^2 \theta_2 \delta\theta_2 = 0$$

$$\Rightarrow \left( 2mg \frac{L}{2} - mg \frac{L}{2} - M \frac{L}{R} - kL^2 \theta_1 - kL^2 \theta_2 \right) \delta\theta_1 = 0, \text{ em que } \delta\theta_1 \text{ é arbitrário}$$

$$\Rightarrow mg \frac{L}{2} - M \frac{L}{R} - 2kL^2 \theta_1 = 0. \text{ Portanto, para } \theta_1 \text{ igual a zero: } \Rightarrow \boxed{M = \frac{mgR}{2}} \quad (1,5)$$

**Solução alternativa considerando que os ângulos  $\theta_1$  e  $\theta_2$  não são necessariamente pequenos**

a) Relação de compatibilidade:  $\theta_1 = \theta_2 \Rightarrow \delta\theta_1 = \delta\theta_2$

$$\delta W = 2mg \frac{L}{2} \cos\theta_1 \delta\theta_1 - mg \frac{L}{2} \cos\theta_2 \delta\theta_2 - kL \text{sen}\theta_1 L \cos\theta_1 \delta\theta_1 - kL \text{sen}\theta_2 L \cos\theta_2 \delta\theta_2 = 0$$

$$\Rightarrow \left( 2mg \frac{L}{2} - mg \frac{L}{2} - kL^2 \text{sen}\theta_1 - kL^2 \text{sen}\theta_2 \right) \delta\theta_1 = 0, \text{ em que } \delta\theta_1 \text{ é arbitrário}$$

$$\Rightarrow mg \frac{L}{2} - 2kL^2 \text{sen}\theta_1 = 0 \quad \Rightarrow \boxed{\text{sen}\theta_{1eq} = \frac{mg}{4kL} = \text{sen}\theta_{2eq}} \quad (1,5)$$

b) Define-se um deslocamento virtual  $\delta\theta_3$  para o disco. Relação de compatibilidade:  $L\theta_1 = R\theta_3 \Rightarrow \delta\theta_3 = \frac{L}{R} \delta\theta_1$

$$\delta W = 2mg \frac{L}{2} \cos\theta_1 \delta\theta_1 - mg \frac{L}{2} \cos\theta_2 \delta\theta_2 - kL \text{sen}\theta_1 L \cos\theta_1 \delta\theta_1 - kL \text{sen}\theta_2 L \cos\theta_2 \delta\theta_2 - M\delta\theta_3 = 0$$

$$\Rightarrow \left( 2mg \frac{L}{2} - mg \frac{L}{2} - M \frac{L}{R} - kL^2 \text{sen}\theta_1 - kL^2 \text{sen}\theta_2 \right) \delta\theta_1 = 0, \text{ em que } \delta\theta_1 \text{ é arbitrário}$$

$$\Rightarrow mg \frac{L}{2} - M \frac{L}{R} - 2kL^2 \text{sen}\theta_1 = 0. \text{ Portanto, para } \theta_1 \text{ igual a zero: } \Rightarrow \boxed{M = \frac{mgR}{2}} \quad (1,5)$$