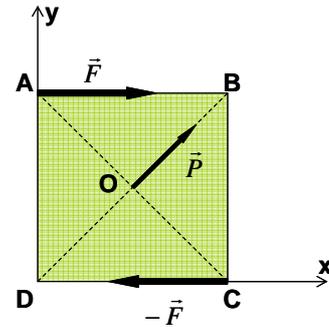




PME 2100 – MECÂNICA A – Primeira Prova – 11 de setembro de 2007

1ª Questão (3,0 pontos) Sobre a placa quadrada ABCD, de centro em O e lado 2a, representada na figura, age o sistema  $S_I$  formado pelas forças  $(\vec{F}, A)$ ,  $(-\vec{F}, C)$  e  $(\vec{P}, O)$ . Nessas condições:

- Calcular a resultante do sistema de forças  $S_I$ ;
- Calcular o momento do sistema  $S_I$  em relação ao polo O;
- Determinar um pólo para o qual o momento de  $S_I$  seja nulo;
- Construir um sistema de forças  $S_2$  equivalente a  $S_I$ , aplicando sua resultante em C.



a)  $\vec{F} = F\vec{i}$  e  $\vec{P} = P \cdot (\sqrt{2}/2) \cdot (\vec{i} + \vec{j})$  (0,5)

$$\vec{R}_1 = \sum [F\vec{i} - F\vec{i} + P \cdot (\sqrt{2}/2) \cdot (\vec{i} + \vec{j})] = P \cdot (\sqrt{2}/2) \cdot (\vec{i} + \vec{j})$$

b)  $\vec{M}_{O,S_1} = (A-O) \wedge \vec{F} + (C-O) \wedge (-\vec{F}) = -2a \cdot F \cdot \vec{k}$  (0,5)

c)  $\vec{M}_{E,S_1} = \vec{0} = \vec{M}_{O,S_1} + (O-E) \wedge \vec{R}_1$

onde:

$$E = (x_E, y_E, z_E) \text{ e } O = (a, a, 0) \Rightarrow (O-E) = ((a-x_E), (a-y_E), (-z_E))$$

$$\vec{M}_{E,S_1} = \vec{0} = -2a \cdot F \cdot \vec{k} + \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ (a-x_E) & (a-y_E) & (-z_E) \\ P \cdot \sqrt{2}/2 & P \cdot \sqrt{2}/2 & 0 \end{vmatrix} = -2a \cdot F \cdot \vec{k} + P \cdot (\sqrt{2}/2) \cdot [z_E \vec{i} - z_E \vec{j} + (-x_E + y_E) \vec{k}]$$

$z_E = 0$  e  $(-x_E + y_E) \cdot P \cdot \sqrt{2}/2 - 2a \cdot F = 0$  representa a reta no plano (0,x,y) que passa pelo ponto

$$z_E = 0 ; x_E = 0 \quad y_E = 2a\sqrt{2} \cdot (F/P)$$

A reta é paralela à diagonal BD.

(1,0)

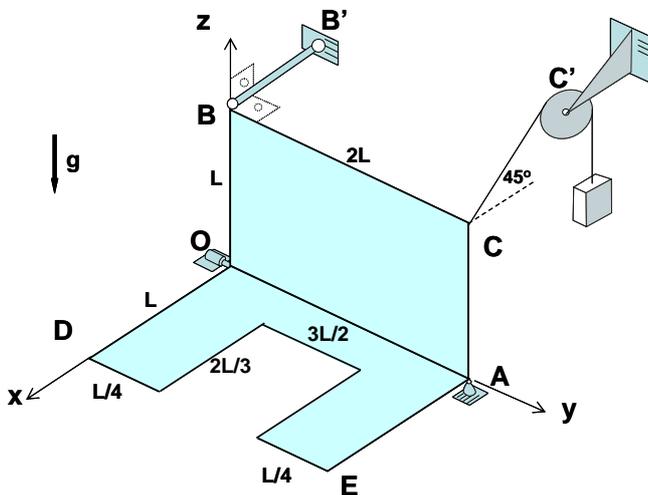
- c)  $S_2$  é um sistema composto por: uma força  $(\vec{R}_2, C) \rightarrow \vec{R}_2 = \vec{R}_1 = P \cdot (\sqrt{2}/2) \cdot (\vec{i} + \vec{j})$   
e um binário  $\vec{M}_{bin}$  de modo que:

$$\vec{M}_{O,S_2} = \vec{M}_{bin} + (C-O) \wedge \vec{R}_2 ;$$

$$(C-O) = (a, -a, 0) \quad \text{e}$$

$$\vec{M}_{O,S_2} = \vec{M}_{O,S_1} = -2a \cdot F \cdot \vec{k}$$

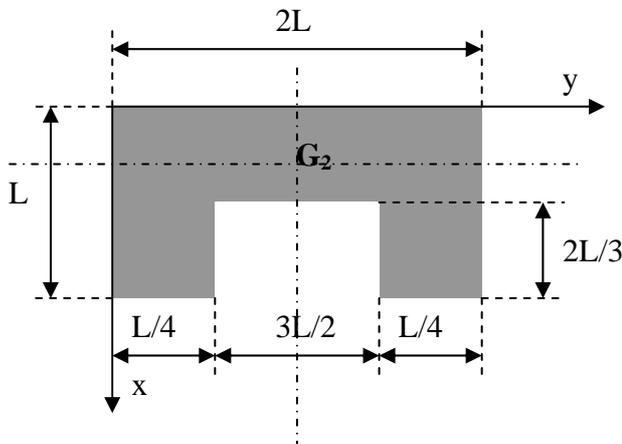
$$\vec{M}_{bin} = -2a \cdot F \cdot \vec{k} - (C-O) \wedge \vec{R}_2 = -2a \cdot F \cdot \vec{k} + \begin{vmatrix} \vec{i} & \vec{j} & \vec{k} \\ -a & +a & 0 \\ P \cdot \sqrt{2}/2 & P \cdot \sqrt{2}/2 & 0 \end{vmatrix} = (-2 \cdot F - P\sqrt{2}) \cdot a \cdot \vec{k} \quad (1,0)$$



**2ª Questão** (3,5 pontos) Uma placa homogênea, com densidade superficial  $\rho$  ( $\text{kg/m}^2$ ) está dobrada em forma de uma cantoneira (ACBODE) conforme indicado na figura. A cantoneira está articulada no ponto A, vinculada a um anel em O, presa em B a uma barra bi-articulada e suspensa em C por um fio. O fio suporta uma carga de massa  $m$  (kg) por meio de uma polia de peso desprezível, que se encontra em um plano vertical paralelo ao plano Oxz. Pede-se determinar:

- As coordenadas do baricentro da porção horizontal da cantoneira;
- O diagrama de corpo livre da cantoneira;
- As forças que atuam no fio e na barra, bem como as reações vinculares nos pontos A e O;
- A relação entre  $m$  e  $\rho$  para que a força na barra seja nula.

a) Seja  $G_2$  o baricentro da porção horizontal da cantoneira:



Por causa da simetria da figura em relação ao eixo vertical, resulta que:  $\boxed{Y_{G_2} = L}$ .

Utilizando-se, a seguir, a propriedade associativa do baricentro obtém-se:

$$X_{G_2} = \frac{2L \cdot L \cdot \frac{L}{2} + \left(-\frac{2L}{3} \cdot \frac{3L}{2}\right) \cdot \left(\frac{L}{3} + \frac{1}{2} \cdot \frac{2L}{3}\right)}{2L \cdot L + \left(-\frac{2L}{3} \cdot \frac{3L}{2}\right)} = \frac{L}{3}$$

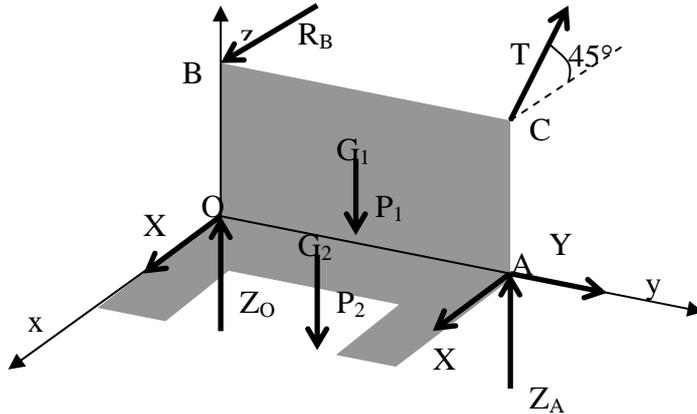
Portanto, a posição do baricentro da aba horizontal da cantoneira, relativamente à origem O do sistema de referência escolhido, é dada por:

$$\boxed{(G_2 - O) = \frac{L}{3} \vec{i} + L \vec{j}}$$

(1,0)

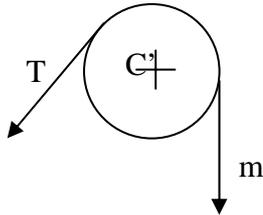


b) Diagrama de corpo livre da cantoneira:



(1,0)

c) Diagrama de corpo livre da polia:



Do equilíbrio da polia, deduz-se que:  $T = mg$

$$\text{Logo } \vec{T} = mg \left( -\frac{\sqrt{2}}{2} \vec{i} + \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{k} \right)$$

Por outro lado, a barra  $BB'$  está em equilíbrio sob a ação de apenas duas forças aplicadas em suas extremidades. Logo, essas forças têm mesma linha de ação, mesmo módulo e sentidos opostos, ou seja:

$$\vec{R}_B = R_B \vec{i}$$

O anel em O resiste apenas a forças nas direções x e z. Logo:

$$\vec{R}_O = X_O \vec{i} + Z_O \vec{k}$$

A articulação em A resiste a forças nas direções x, y e z. Logo:

$$\vec{R}_A = X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} + Z_A \vec{k}$$

Os pesos das porções vertical e horizontal da cantoneira são equivalentes a forças concentradas aplicadas em seus baricentros  $G_1$  e  $G_2$ , respectivamente, que são dadas por:



$$\vec{P}_1 = -2\rho g L^2 \vec{k} \text{ e } \vec{P}_2 = -\left(2L^2 - \frac{2L}{3} \cdot \frac{3L}{2}\right) \rho g \vec{k} = -L^2 \rho g \vec{k}$$

Para facilitar os próximos cálculos, montamos a tabela a seguir:

Força		Ponto de aplicação
$\vec{P}_1, G_1$	$-2\rho g L^2 \vec{k}$	$L\vec{j} + \frac{L}{2}\vec{k}$
$\vec{P}_2, G_2$	$-\rho g L^2 \vec{k}$	$\frac{L}{3}\vec{i} + L\vec{j}$
$\vec{T}, C$	$mg\left(-\frac{\sqrt{2}}{2}\vec{i} + \frac{\sqrt{2}}{2}\vec{k}\right)$	$2L\vec{j} + L\vec{k}$
$\vec{R}_A, A$	$X_A\vec{i} + Y_A\vec{j} + Z_A\vec{k}$	$2L\vec{j}$
$\vec{R}_O, O$	$X_O\vec{i} + Z_O\vec{k}$	$\vec{0}$
$\vec{R}_B, B$	$R_B\vec{i}$	$L\vec{k}$

Finalmente, aplicamos as equações de equilíbrio da Estática:

$$\sum \vec{F}_i = \vec{0} \text{ e } \sum \vec{M}_{O_i} = \vec{0}$$

Igualando a resultante a zero, obtemos:

$$-2\rho g L^2 \vec{k} - \rho g L^2 \vec{k} - mg \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{i} + mg \frac{\sqrt{2}}{2} \vec{k} + X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} + Z_A \vec{k} + X_O \vec{i} + Z_O \vec{k} + R_B \vec{i} = \vec{0}$$

de onde resultam as equações:

$$\begin{cases} X_A + X_O + R_B = mg \frac{\sqrt{2}}{2} \\ Y_A = 0 \\ Z_A + Z_O = 3\rho g L^2 - mg \frac{\sqrt{2}}{2} \end{cases} \quad (\text{I})$$

Igualando a zero a resultante dos momentos em relação ao pólo O, obtemos:

$$\left(L\vec{j} + \frac{L}{2}\vec{k}\right) \wedge (-2\rho g L^2 \vec{k}) + \left(\frac{L}{3}\vec{i} + L\vec{j}\right) \wedge (-\rho g L^2 \vec{k}) + (2L\vec{j} + L\vec{k}) \wedge mg\left(-\frac{\sqrt{2}}{2}\vec{i} + \frac{\sqrt{2}}{2}\vec{k}\right) + L\vec{k} \wedge R_B \vec{i} + 2L\vec{j} \wedge (X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} + Z_A \vec{k}) = \vec{0}$$



Desenvolvendo a equação acima, resulta:

$$\begin{cases} 2LZ_A + L\sqrt{2}mg - 3\rho gL^3 = 0 \\ LR_B - L\frac{\sqrt{2}}{2}mg + \frac{\rho gL^3}{3} = 0 \\ -2LX_A + \sqrt{2}Lmg = 0 \end{cases}$$

Portanto, obtém-se:

$$\begin{aligned} Z_A &= \rho g \frac{3L^2}{2} - \frac{\sqrt{2}}{2}mg \\ X_A &= \frac{\sqrt{2}}{2}mg \\ R_B &= \frac{\sqrt{2}}{2}mg - \rho g \frac{L^2}{3} \end{aligned} \quad (\text{II})$$

Substituindo-se (II) em (I) obtém-se:

$$\begin{aligned} X_O &= \rho g \frac{L^2}{3} - \frac{\sqrt{2}}{2}mg \\ Z_O &= \rho g \frac{3L^2}{2} \end{aligned}$$

Portanto, as reações vinculares, são:

$$\begin{aligned} \vec{R}_A &= \frac{\sqrt{2}}{2}mg\vec{i} + \left( \rho g \frac{3L^2}{2} - \frac{\sqrt{2}}{2}mg \right)\vec{k} \\ \vec{R}_B &= \left( \frac{\sqrt{2}}{2}mg - \rho g \frac{L^2}{3} \right)\vec{i} \\ \vec{R}_O &= \left( \rho g \frac{L^2}{3} - \frac{\sqrt{2}}{2}mg \right)\vec{i} + \rho g \frac{3L^2}{2}\vec{k} \end{aligned}$$

A força de tração no fio é:

$$\vec{T} = mg \left( -\frac{\sqrt{2}}{2}\vec{i} + \frac{\sqrt{2}}{2}\vec{k} \right)$$



A força atuante na barra BB', a partir do ponto B, é dada por:

$$\vec{F}_{BB'} = -\vec{R}_B = \left( \rho g \frac{L^2}{3} - \frac{\sqrt{2}}{2} mg \right) \vec{i} \quad (1,0)$$

d) Para que FBB' seja nula deve-se ter, portanto:

$$\rho \frac{L^2}{3} g - \frac{\sqrt{2}}{2} mg = 0$$

ou seja:

$$\rho = \frac{3\sqrt{2}}{2L^2} m \quad (0,5)$$



3ª Questão (3,5 pontos) A estrutura da figura é formada por quatro barras bi-articuladas com pesos desprezíveis e está submetida a uma força vertical  $Q$ . Pede-se calcular:

- As reações vinculares em A e D ;
- As forças que atuam nas barras, indicando se são forças de tração ou de compressão.

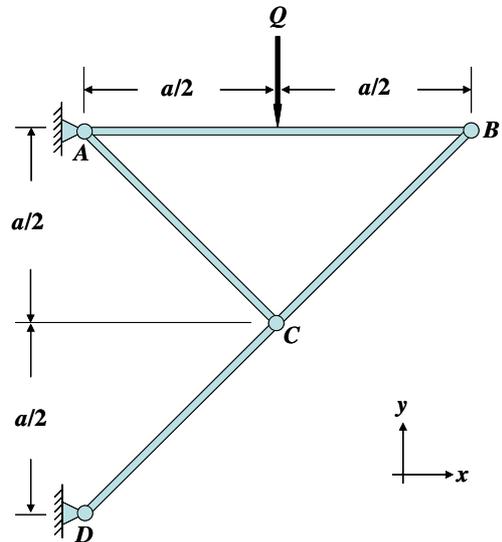
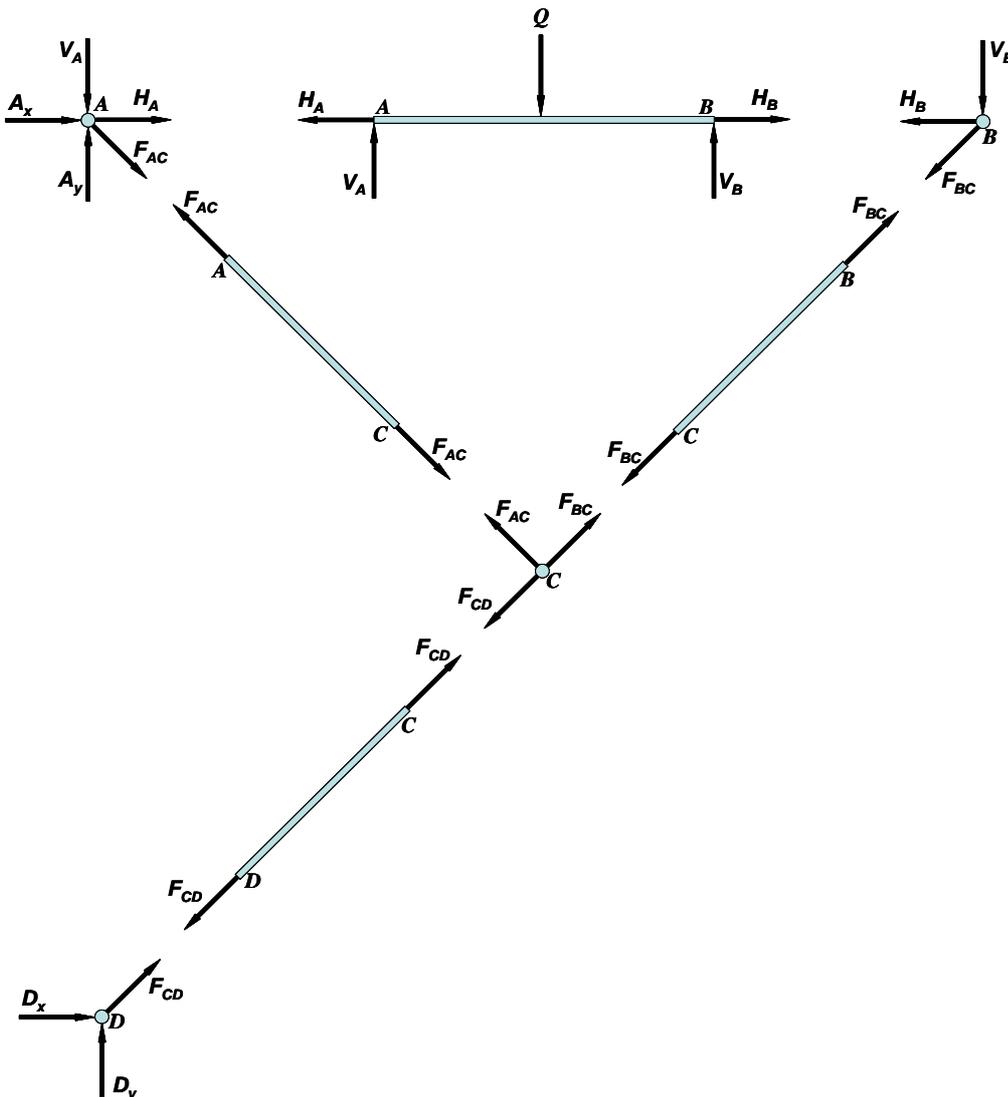


Diagrama de corpo livre:





Equações de equilíbrio:

- Barra AB : 
$$\begin{cases} \sum F_x = 0 \Rightarrow H_A - H_B = 0 \\ \sum F_y = 0 \Rightarrow V_A + V_B - Q = 0 \\ \sum M_{Az} = 0 \Rightarrow -Q \frac{a}{2} + V_B a = 0 \end{cases}$$

- Nó A: 
$$\begin{cases} \sum F_x = 0 \Rightarrow A_x + H_A + F_{AC} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \\ \sum F_y = 0 \Rightarrow A_y - V_A - F_{AC} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \end{cases}$$

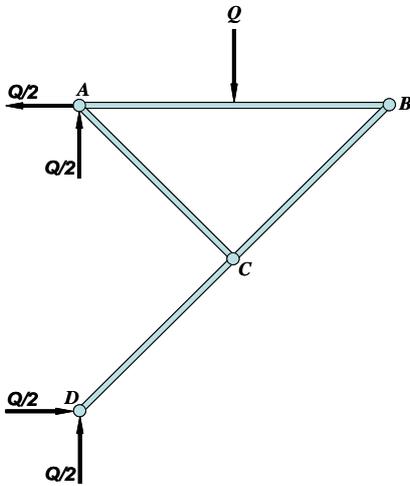
- Nó B: 
$$\begin{cases} \sum F_x = 0 \Rightarrow -H_B - F_{BC} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \\ \sum F_y = 0 \Rightarrow -V_B - F_{BC} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \end{cases}$$

- Nó C: 
$$\begin{cases} F_{AC} = 0 \\ F_{BC} = F_{CD} \end{cases}$$

- Nó D: 
$$\begin{cases} \sum F_x = 0 \Rightarrow D_x + F_{CD} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \\ \sum F_y = 0 \Rightarrow D_y + F_{CD} \frac{\sqrt{2}}{2} = 0 \end{cases}$$

Reações vinculares:

$$\boxed{A_x = -\frac{Q}{2}}; \quad \boxed{A_y = \frac{Q}{2}}; \quad \boxed{D_x = \frac{Q}{2}} \quad \text{e} \quad \boxed{D_y = \frac{Q}{2}}$$

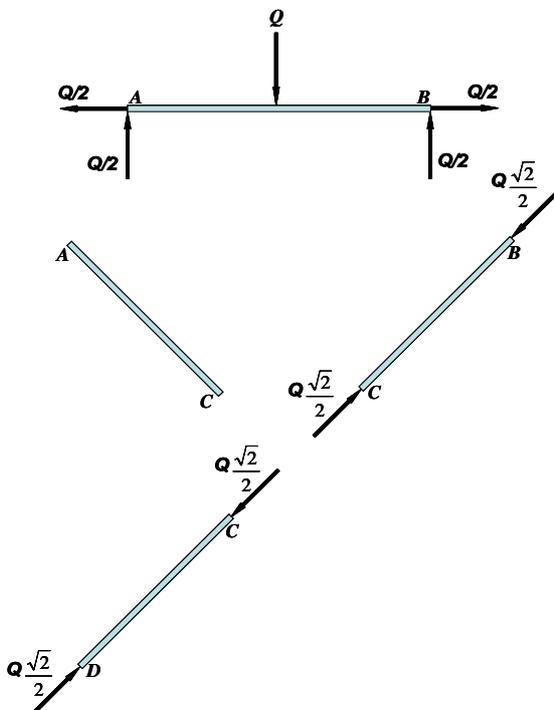


Forças nas barras:

(2,0)

$$H_A = \frac{Q}{2}; \quad H_B = \frac{Q}{2}; \quad V_A = \frac{Q}{2}; \quad V_B = \frac{Q}{2};$$

$$F_{AC} = 0; \quad F_{BC} = -Q \frac{\sqrt{2}}{2} \quad \text{e} \quad F_{CD} = -Q \frac{\sqrt{2}}{2}$$



(1,5)