



PME3100 Mecânica I



Notas de aula

Dinâmica do Sólido – Parte 3

Ronaldo de Breyne Salvagni
Agosto de 2021

Supõe-se um referencial fixo.

A definição de sólido ou corpo rígido foi vista na Cinemática.

5. Teorema da Quantidade de Movimento Angular (TQMA)

Seja um sistema de N pontos materiais P_i de massas m_i ($i = 1, 2, \dots, N$), com respectivas velocidades \vec{v}_i . Seja O um ponto escolhido arbitrariamente. A *quantidade de movimento angular* total do sistema, em relação ao polo O , é definida por:

$$\vec{H}_O = \sum_i (P_i - O) \wedge m_i \vec{v}_i$$

Derivando essa expressão em relação ao tempo, obtém-se:

$$\dot{\vec{H}}_O = \sum_i (\vec{v}_i - \vec{v}_O) \wedge m_i \vec{v}_i + \sum_i (P_i - O) \wedge m_i \vec{a}_i$$

1º termo:

$$\sum_i (\vec{v}_i - \vec{v}_O) \wedge m_i \vec{v}_i = \sum_i m_i \vec{v}_i \wedge \vec{v}_O = (\sum_i m_i \vec{v}_i) \wedge \vec{v}_O = m \vec{v}_G \wedge \vec{v}_O$$

2º termo:

$$\sum_i (P_i - O) \wedge m_i \vec{a}_i = \sum_i (P_i - O) \wedge \vec{F}_i = \vec{M}_O$$

Entretanto, como já foi visto anteriormente: $\vec{M}_O = \vec{M}_O^{ext}$

Portanto:

$$\dot{\vec{H}}_O = m \vec{v}_G \wedge \vec{v}_O + \vec{M}_O^{ext}$$

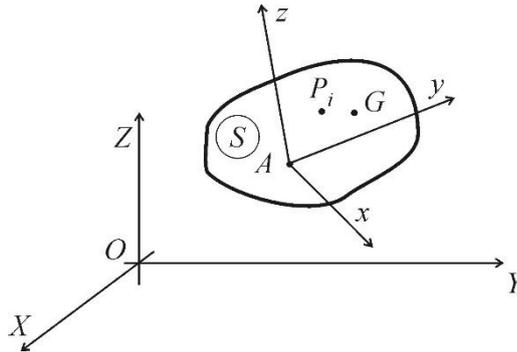
Escolhendo o ponto O fixo ou coincidente com o centro de massa G do sistema, temos:

$$\dot{\vec{H}}_O = \vec{M}_O^{ext}$$

Assim, o enunciado do *Teorema da Quantidade de Movimento Angular (TQMA)* é:

“A variação da quantidade de movimento angular de um sistema material, em relação a um polo fixo ou ao seu centro de massa, é igual ao momento de todas as forças externas, em relação ao mesmo polo.”

5.1 Cálculo da quantidade de movimento angular de um corpo rígido, em relação a um ponto A desse corpo.



Consideremos o sólido (corpo rígido) S movendo-se em relação ao referencial OXYZ. Seja G o seu centro de massa e A um ponto qualquer deste sólido. Este sólido pode ser considerado como um sistema de partículas P_i de massas m_i . Pela definição:

$$\vec{H}_A = \sum_i (P_i - A) \wedge m_i \vec{v}_i$$

Como temos um corpo rígido e A é um ponto desse corpo, podemos escrever:

$$\vec{v}_i = \vec{v}_A + \vec{\omega} \wedge (P_i - A)$$

onde $\vec{\omega}$ é o vetor rotação do sólido.

Assim:

$$\begin{aligned} \vec{H}_A &= \sum_i (P_i - A) \wedge m_i [\vec{v}_A + \vec{\omega} \wedge (P_i - A)] = \\ &= \sum_i (P_i - A) \wedge m_i \vec{v}_A + \sum_i (P_i - A) \wedge [m_i \vec{\omega} \wedge (P_i - A)] \end{aligned}$$

1º termo:

$$\sum_i (P_i - A) \wedge m_i \vec{v}_A = [\sum_i m_i (P_i - A)] \wedge \vec{v}_A = m(G - A) \wedge \vec{v}_A$$

2º termo: Seja o sistema de coordenadas $Axyz$, não necessariamente solidário ao corpo rígido. Com relação a este sistema, podemos escrever:

$$P_i - A = x_i \vec{i} + y_i \vec{j} + z_i \vec{k}$$

$$\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}$$

Usando estas componentes, teremos:

$$\begin{aligned} \sum_i (P_i - A) \wedge [m_i \vec{\omega} \wedge (P_i - A)] &= \\ &= \sum_i m_i \{ [(y_i^2 + z_i^2)\omega_x - x_i y_i \omega_y - x_i z_i \omega_z] \vec{i} + \\ &+ [-y_i x_i \omega_x + (z_i^2 + x_i^2)\omega_y - y_i z_i \omega_z] \vec{j} + \\ &+ [-z_i x_i \omega_x - z_i y_i \omega_y + (x_i^2 + y_i^2)\omega_z] \vec{k} \} = \\ &= [\omega_x \sum_i m_i (y_i^2 + z_i^2) - \omega_y \sum_i m_i x_i y_i - \omega_z \sum_i m_i x_i z_i] \vec{i} + \\ &+ [-\omega_x \sum_i m_i y_i x_i + \omega_y \sum_i m_i (z_i^2 + x_i^2) - \omega_z \sum_i m_i y_i z_i] \vec{j} + \\ &+ [-\omega_x \sum_i m_i z_i x_i - \omega_y \sum_i m_i z_i y_i + \omega_z \sum_i m_i (x_i^2 + y_i^2)] \vec{k} \end{aligned}$$

As somatórias acima são os momentos e produtos de inércia do sólido em relação aos eixos x , y e z . Assim, este 2º termo fica como:

$$\begin{aligned} \sum_i (P_i - A) \wedge [m_i \vec{\omega} \wedge (P_i - A)] &= \\ &= (J_x \omega_x - J_{xy} \omega_y - J_{xz} \omega_z) \vec{i} + \\ &+ (-J_{yx} \omega_x + J_y \omega_y - J_{yz} \omega_z) \vec{j} + \end{aligned}$$

$$+(-J_{zx}\omega_x - J_{zy}\omega_y + J_z\omega_z)\vec{k}$$

Portanto, a quantidade de movimento angular de um corpo rígido, em relação a um ponto A desse corpo, que é a origem dos eixos x , y e z , será:

$$\begin{aligned}\vec{H}_A &= \mathbf{m}(\mathbf{G} - \mathbf{A}) \wedge \vec{v}_A + \\ &+ (J_x\omega_x - J_{xy}\omega_y - J_{xz}\omega_z)\vec{i} + \\ &+ (-J_{yx}\omega_x + J_y\omega_y - J_{yz}\omega_z)\vec{j} + \\ &+ (-J_{zx}\omega_x - J_{zy}\omega_y + J_z\omega_z)\vec{k}\end{aligned}$$

Em casos particulares, esta expressão pode se simplificar bastante.

OBS.1: O primeiro termo é nulo quando A coincide com o centro de massa G , ou quando A for um ponto fixo.

OBS.2: TQMA em notação matricial:

$$\{a\} = \begin{Bmatrix} a_1 \\ a_2 \\ a_3 \end{Bmatrix}; \{b\} = \begin{Bmatrix} b_1 \\ b_2 \\ b_3 \end{Bmatrix}; \text{Produto vetorial: } \{a\} \wedge \{b\} = \begin{bmatrix} 0 & -a_3 & a_2 \\ a_3 & 0 & -a_1 \\ -a_2 & a_1 & 0 \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} b_1 \\ b_2 \\ b_3 \end{Bmatrix}$$

$$\text{Matriz de inércia, sistema } (A, x, y, z): [J_A] = \begin{bmatrix} J_x & -J_{xy} & -J_{xz} \\ -J_{yx} & J_y & -J_{yz} \\ -J_{zx} & -J_{zy} & J_z \end{bmatrix}$$

$$\{\omega\} = \begin{Bmatrix} \omega_x \\ \omega_y \\ \omega_z \end{Bmatrix}; (\mathbf{G} - \mathbf{A}) = \{G\} = \begin{Bmatrix} x_G \\ y_G \\ z_G \end{Bmatrix}$$

Temos:

$$\{\dot{H}_O\} = \mathbf{m}\{v_G\} \wedge \{v_O\} + \{M_O^{ext}\}$$

e, para um sólido:

$$\{H_A\} = \mathbf{m}\{G\} \wedge \{v_A\} + [J]\{\omega\}$$

RESUMO

Teorema da Resultante (TR)

$$m\vec{a}_G = \vec{R}^{ext}$$

Teorema da Energia Cinética (TEC) – (sólido)

$$\Delta T = \tau_{ext}$$

Energia cinética de um sólido:

$$T = \frac{1}{2}mv_G^2 + \frac{1}{2}J_{G\omega}\omega^2$$

Teorema da Quantidade de Movimento Angular (TQMA)

Sistema material qualquer, em relação a um polo O qualquer:

$$\dot{\vec{H}}_O = m\vec{v}_G \wedge \vec{v}_O + \vec{M}_O^{ext}$$

Quantidade de movimento angular de um sólido, em relação a um ponto A desse corpo, e coordenadas (A, x, y, z) :

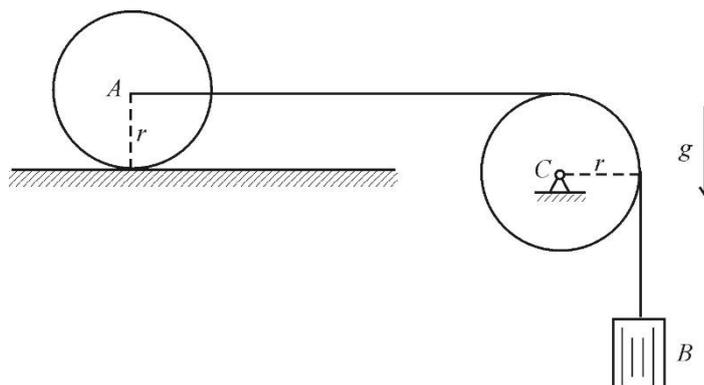
$$\begin{aligned} \vec{H}_A = & m(\vec{G} - \vec{A}) \wedge \vec{v}_A + \\ & + (J_x\omega_x - J_{xy}\omega_y - J_{xz}\omega_z)\vec{i} + \\ & + (-J_{yx}\omega_x + J_y\omega_y - J_{yz}\omega_z)\vec{j} + \\ & + (-J_{zx}\omega_x - J_{zy}\omega_y + J_z\omega_z)\vec{k} \end{aligned}$$

Exemplo 5.1: O disco homogêneo de centro A e a polia homogênea de centro C têm a mesma massa m e o mesmo raio r . O disco A rola sem escorregar sobre o plano horizontal, enquanto o bloco B de massa $3m$ desce verticalmente.

O cabo é um fio ideal sem escorregamento, passa pela polia C e se liga ao bloco B .

Sendo dados $J_A = J_C = mr^2/2$, determine:

- a aceleração do bloco B ;
- as trações T_A e T_B nos cabos, em A e B , respectivamente;
- a componente horizontal H da reação do plano horizontal sobre o disco.



Resolução:

Disco A:

$$\text{TR: } ma_A \vec{i} = (T_A - H) \vec{i} + (N - mg) \vec{j} \Rightarrow \begin{cases} ma_A = T_A - H \\ N = mg \end{cases} \quad (1)$$

TQMA: polo A (centro de massa); x e y com origem em A , mas não giram

$$\dot{\vec{H}}_O = m \vec{v}_G \wedge \vec{v}_O + \vec{M}_O^{ext}$$

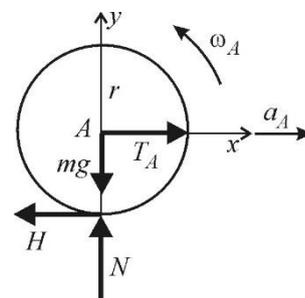
\underline{e}

$$\vec{H}_A = m(G - A) \wedge \vec{v}_A + (J_x \omega_x - J_{xy} \omega_y - J_{xz} \omega_z) \vec{i} + (-J_{yx} \omega_x + J_y \omega_y - J_{yz} \omega_z) \vec{j} + (-J_{zx} \omega_x - J_{zy} \omega_y + J_z \omega_z) \vec{k}$$

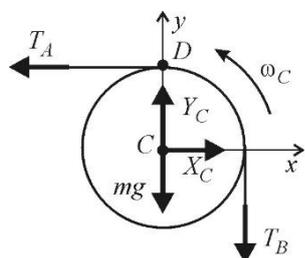
Temos:

$$\left. \begin{aligned} \vec{\omega}_A = \omega_A \vec{k} \quad (\omega_x = \omega_y = 0) \\ J_{xz} = J_{yz} = 0 \quad (\text{simetria}) \end{aligned} \right\} \Rightarrow \vec{H}_A = \omega_A J_z \vec{k} = \frac{\omega_A m r^2}{2} \vec{k} \Rightarrow$$

$$\left. \begin{aligned} \Rightarrow \dot{\vec{H}}_A = \frac{\dot{\omega}_A m r^2}{2} \vec{k} \\ \vec{M}_A^{ext} = -H r \vec{k} \end{aligned} \right\} \Rightarrow H = -\frac{\dot{\omega}_A m r}{2} \quad (2)$$



Disco C:



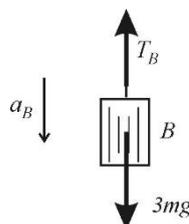
$$\text{TR: } \vec{0} = (X_C - T_A) \vec{i} + (Y_C - T_B - mg) \vec{j}$$

$$\text{TQMA: } \vec{H}_C = \omega_C J_C \vec{k} = \frac{\omega_C m r^2}{2} \vec{k} \Rightarrow$$

$$\left. \begin{aligned} \Rightarrow \dot{\vec{H}}_C = \frac{\dot{\omega}_C m r^2}{2} \vec{k} \\ \vec{M}_C^{ext} = (T_A - T_B) r \vec{k} \end{aligned} \right\} \Rightarrow T_A - T_B = \frac{\dot{\omega}_C m r}{2} \quad (3)$$

Bloco B:

$$\text{TR: } 3ma_B = 3mg - T_B \quad (4)$$



Até agora, temos 4 equações com 7 incógnitas: $H, T_A, T_B, \dot{\omega}_A, \dot{\omega}_C, a_A$ e a_B .

Relações cinemáticas:

- não há escorregamento: $v_A = -\omega_A r \Rightarrow a_A = -\dot{\omega}_A r$ (5)

- fio inextensível:

$$a_A = a_B \quad (6)$$

$$v_A = v_D \Rightarrow -\omega_A r = -\omega_C r \Rightarrow \dot{\omega}_A = \dot{\omega}_C \quad (7)$$

Assim, obtemos mais 3 equações e o problema pode ser resolvido.

Por substituições sucessivas:

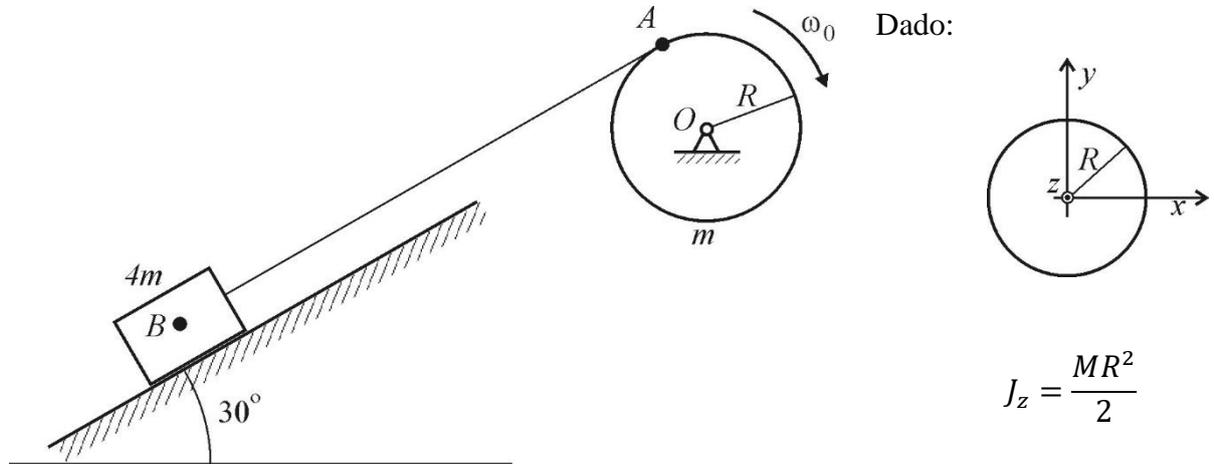
a) $a_B = \frac{3g}{5}$

b) $T_B = \frac{6mg}{5}$ e $T_A = \frac{9mg}{10}$

c) $H = \frac{3mg}{10}$

Exemplo 5.2 (ver também exemplo 4.2): No sistema indicado na figura, o disco de centro O possui raio r e massa m . O bloco possui massa $4m$. O coeficiente de atrito entre o bloco e o plano é μ . Sabemos que no instante $t = 0$ a velocidade angular do disco é ω_0 no sentido indicado.

- (a) determine após quanto tempo a velocidade angular se anula;
 (b) analise o comportamento do sistema após esse tempo.



Resolução:

(a) Isolando o bloco e o disco:

Bloco:

$$\text{TR: } 4ma_B \vec{i} = (T - F - 4mg \sin 30^\circ) \vec{i} + (N - 4mg \cos 30^\circ) \vec{j} \Rightarrow$$

$$\Rightarrow \begin{cases} 4ma_B = T - F - 2mg & (1) \\ N = 2\sqrt{3}mg & (2) \end{cases}$$

Lei de Coulomb, escorregando: $F = \mu N$

$$\tau^{ext} = \tau_T + \tau_F + \tau_{peso} = \int_{s_0}^s T ds - 2\sqrt{3}\mu mgs - 2mgs$$

$$\Delta T = \frac{1}{2} 4m(v_{B_0}^2 - v_B^2)$$

$$\text{TEC: } \int_{s_0}^s T ds = 2(\sqrt{3}\mu + 1)mgs + 2m(v_{B_0}^2 - v_B^2) \quad (3)$$

Disco:

$$\tau^{ext} = \int_{\theta_0}^{\theta} (-T)r d\theta$$

$$\Delta T = \frac{1}{2} J_G (\omega^2 - \omega_0^2) = \frac{mr^2}{4} (\omega^2 - \omega_0^2)$$

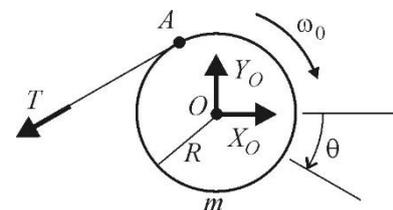
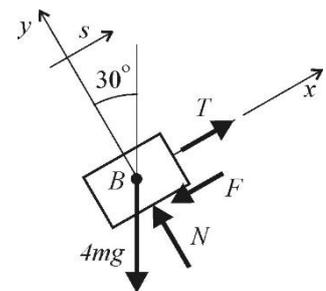
$$\text{TEC: } \int_{\theta_0}^{\theta} T r d\theta = -\frac{mr^2}{4} (\omega^2 - \omega_0^2) \quad (4)$$

Como o fio é inextensível, temos: $s = r\theta \Rightarrow ds = r d\theta$ e $\dot{s} = r\dot{\theta} = r\omega$

Assim, re-escrevendo (3): $\int_{\theta_0}^{\theta} T r d\theta = 2(\sqrt{3}\mu + 1)mgr\theta + 2mr^2(\omega^2 - \omega_0^2)$

Substituindo em (4): $\theta = \frac{9r}{8g(\sqrt{3}\mu + 1)} (\omega_0^2 - \omega^2)$

Derivando em relação ao tempo: $\dot{\theta} = -\frac{9r}{4g(\sqrt{3}\mu + 1)} \omega \dot{\omega}$



Com $\dot{\theta} = \omega$, obtemos: $\dot{\omega} = -\frac{4g(\sqrt{3}\mu+1)}{9r} \Rightarrow \omega = \omega_0 - \frac{4g(\sqrt{3}\mu+1)}{9r}t$

Para $\omega = 0$, temos: $t^* = \frac{9r}{4g(\sqrt{3}\mu+1)}\omega_0$

(b) TQMA para o disco: $\vec{H}_O = J_O(-\omega)\vec{k} = -\frac{mr^2}{2}\omega\vec{k} \Rightarrow \dot{\vec{H}}_O = -\frac{mr^2}{2}\dot{\omega}\vec{k} = Tr\vec{k} \Rightarrow$
 $\Rightarrow T = \frac{2mg(\sqrt{3}\mu+1)}{9}$

A equação (1) fornece:

$$4ma_B = T - F - 2mg = \frac{2mg(\sqrt{3}\mu+1)}{9} - F - 2mg = \frac{2mg(\sqrt{3}\mu-8)}{9} - F$$

Para o bloco descer: $a_B < 0$ com $F = -\mu N = -2\sqrt{3}\mu mg$; assim:

$$\frac{2mg(\sqrt{3}\mu-8)}{9} + 2\sqrt{3}\mu mg < 0 \Rightarrow \mu < \frac{4\sqrt{3}}{15}$$

Se $\mu \geq \frac{4\sqrt{3}}{15}$, o bloco permanece parado.