

# TEOREMAS DA DINÂMICA – DESCRIÇÃO VETORIAL

RENATO MAIA MATARAZZO ORSINO

## 1. SISTEMAS DE FORÇA E SISTEMAS DE QUANTIDADE DE MOVIMENTO

	Forças	Quantidades de movimento
Definição	$\mathcal{F} = \{(\vec{F}_i, P_i), i = 1, \dots, n\}$	$\mathcal{Q} = \{(m_i \vec{v}_i, P_i), i = 1, \dots, n\}$
Resultante do sistema	$\vec{R} = \sum_{i=1}^n \vec{F}_i$	$\vec{p} = \sum_{i=1}^n m_i \vec{v}_i = m \vec{v}_G$
Momento do sistema	$\vec{M}_A = \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge \vec{F}_i$	$\vec{H}_A = \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge (m_i \vec{v}_i)$
Mudança de pólo	$\vec{M}_B = \vec{M}_A + (A - B) \wedge \vec{R}$	$\vec{H}_B = \vec{H}_A + (A - B) \wedge (m \vec{v}_G)$

## 2. TEOREMAS DA RESULTANTE E DO MOMENTO DA QUANTIDADE DE MOVIMENTO

Calculando a derivada temporal da quantidade de movimento total do sistema:

$$\frac{d\vec{p}}{dt} = \sum_{i=1}^n m_i \vec{a}_i = m \vec{a}_G \quad (1)$$

Da Segunda Lei de Newton:  $m_i \vec{a}_i = \vec{F}_i^{\text{ext}} + \vec{F}_i^{\text{int}}$ . Pelo princípio da ação e reação, pode-se afirmar que o sistema de forças internas é equivalente a zero (i.e.  $\vec{R}^{\text{int}} = \vec{0}$  e  $\vec{M}_A^{\text{int}} = \vec{0}$  para qualquer pólo  $A$ ), pode-se afirmar que  $\sum_{i=1}^n m_i \vec{a}_i = \vec{R}^{\text{ext}}$  e, portanto:

$$m \vec{a}_G = \vec{R}^{\text{ext}} \quad (2)$$

Esta é a expressão do *Teorema da Resultante (TR)*, também conhecido com *Teorema do Movimento do Baricentro (TMB)*.

Calculando a derivada do momento da quantidade de movimento do sistema, e recorrendo novamente ao fato de que o sistema de forças internas é equivalente a zero e, portanto,  $\vec{M}_A^{\text{int}} = \vec{0}$ :

$$\begin{aligned} \frac{d\vec{H}_A}{dt} &= \sum_{i=1}^n (\vec{v}_i - \vec{v}_A) \wedge (m_i \vec{v}_i) + \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge (m_i \vec{a}_i) \\ &= -\vec{v}_A \wedge \left( \sum_{i=1}^n m_i \vec{v}_i \right) + \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge (\vec{F}_i^{\text{ext}} + \vec{F}_i^{\text{int}}) \\ &= -\vec{v}_A \wedge m \vec{v}_G + \vec{M}_A^{\text{ext}} \end{aligned} \quad (3)$$

Assim, obtém-se a expressão do *Teorema do Momento da Quantidade de Movimento (TMQM)*, também conhecido como *Teorema da Quantidade de Movimento Angular (TQMA)*

ou TMA):

$$\frac{d\vec{H}_A}{dt} + \vec{v}_A \wedge m\vec{v}_G = \vec{M}_A^{\text{ext}} \quad (4)$$

### 3. TEOREMA DO MOMENTO DA QUANTIDADE DE MOVIMENTO PARA UM CORPO RÍGIDO

Considere um sistema mecânico constituído por *um único corpo rígido* e assumamos que  $A$  é um ponto que se move *solidariamente a este corpo*, de tal forma que é possível explicitar a velocidade  $\vec{v}_i$  de qualquer ponto deste corpo a partir da equação de campo de velocidade para um corpo rígido:

$$\vec{v}_i = \vec{v}_A + \vec{\omega} \wedge (P_i - A) \quad (5)$$

O momento da quantidade de movimento desse corpo rígido pode ser calculada da seguinte forma:

$$\begin{aligned} \vec{H}_A &= \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge (m_i \vec{v}_i) \\ &= \left[ \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \right] \wedge \vec{v}_A + \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge [m_i \vec{\omega} \wedge (P_i - A)] \\ &= m(G - A) \wedge \vec{v}_A - \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [(P_i - A) \wedge \vec{\omega}] \end{aligned} \quad (6)$$

Definindo o tensor de inércia desse corpo rígido com respeito ao pólo  $A$ <sup>1</sup>:

$$\begin{aligned} \mathbb{J}_A &= - \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [(P_i - A) \wedge \bullet] \\ &= \sum_{i=1}^n m_i [ |P_i - A|^2 \bullet - ((P_i - A) \cdot \bullet)(P_i - A) ] \end{aligned} \quad (7)$$

Pode-se então escrever:

$$\vec{H}_A = m(G - A) \wedge \vec{v}_A + \mathbb{J}_A \vec{\omega} \quad (8)$$

Portanto:

$$\frac{d\vec{H}_A}{dt} = m(\vec{v}_G - \vec{v}_A) \wedge \vec{v}_A + m(G - A) \wedge \vec{a}_A + \frac{d}{dt}(\mathbb{J}_A \vec{\omega}) \quad (9)$$

Finalmente, substituindo em (4), obtém-se a expressão do Teorema do Momento da Quantidade de Movimento (TMQM) para *um* corpo rígido:

$$m(G - A) \wedge \vec{a}_A + \frac{d}{dt}(\mathbb{J}_A \vec{\omega}) = \vec{M}_A^{\text{ext}} \quad (10)$$

Pode-se expressar este teorema de forma alternativa de expressar este teorema, considerando que:

$$\mathbb{J}_A \vec{\omega} = \sum_{i=1}^n (P_i - A) \wedge [m_i \vec{\omega} \wedge (P_i - A)] = \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge (\vec{v}_i - \vec{v}_A) \quad (11)$$

<sup>1</sup> Propriedade do duplo produto vetorial:  $\vec{a} \wedge (\vec{b} \wedge \vec{c}) = (\vec{a} \cdot \vec{c})\vec{b} - (\vec{a} \cdot \vec{b})\vec{c}$

e, portanto:

$$\begin{aligned}
 \frac{d}{dt}(\mathbb{J}_A \vec{\omega}) &= \sum_{i=1}^n m_i (\vec{v}_i - \vec{v}_A) \wedge (\dot{\vec{v}}_i - \dot{\vec{v}}_A) + \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge (\vec{a}_i - \vec{a}_A) \\
 &= \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [\dot{\vec{\omega}} \wedge (P_i - A)] + \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [\vec{\omega} \wedge [\vec{\omega} \wedge (P_i - A)]] \\
 &= \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [\dot{\vec{\omega}} \wedge (P_i - A)] + \vec{\omega} \wedge \left[ \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [\vec{\omega} \wedge (P_i - A)] \right] \\
 &= \mathbb{J}_A \dot{\vec{\omega}} + \vec{\omega} \wedge \mathbb{J}_A \vec{\omega}
 \end{aligned} \tag{12}$$

Assim, o TMQM para *um* corpo rígido pode ser alternativamente expresso na forma:

$$m(G - A) \wedge \vec{a}_A + \mathbb{J}_A \dot{\vec{\omega}} + \vec{\omega} \wedge \mathbb{J}_A \vec{\omega} = \vec{M}_A^{\text{ext}} \tag{13}$$

Casos particulares:

$$A = G \quad \frac{d}{dt}(\mathbb{J}_G \vec{\omega}) = \mathbb{J}_G \dot{\vec{\omega}} + \vec{\omega} \wedge \mathbb{J}_G \vec{\omega} = \vec{M}_G^{\text{ext}} \tag{14}$$

$$\vec{a}_A = \vec{0} \text{ ou } (G - A) \parallel \vec{a}_A \quad \frac{d}{dt}(\mathbb{J}_A \vec{\omega}) = \mathbb{J}_A \dot{\vec{\omega}} + \vec{\omega} \wedge \mathbb{J}_A \vec{\omega} = \vec{M}_A^{\text{ext}} \tag{15}$$

#### 4. TENSOR DE INÉRCIA DE UM CORPO RÍGIDO

De acordo com a equação (7), o tensor de inércia de um corpo rígido com respeito ao pólo  $A$  aplicado a um vetor  $\vec{\omega}$  resulta no seguinte vetor:

$$\begin{aligned}
 \mathbb{J}_A \vec{\omega} &= - \sum_{i=1}^n m_i (P_i - A) \wedge [(P_i - A) \wedge \vec{\omega}] \\
 &= \sum_{i=1}^n m_i [ |P_i - A|^2 \vec{\omega} - ((P_i - A) \cdot \vec{\omega})(P_i - A) ]
 \end{aligned} \tag{16}$$

Adotando a notação:

$$\vec{\omega} = \omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k} \tag{17}$$

$$(P_i - A) = x_i \vec{i} + y_i \vec{j} + z_i \vec{k} \tag{18}$$

pode-se afirmar que:

$$\begin{aligned}
 \mathbb{J}_A \vec{\omega} &= \sum_{i=1}^n m_i \left[ (x_i^2 + y_i^2 + z_i^2)(\omega_x \vec{i} + \omega_y \vec{j} + \omega_z \vec{k}) \right. \\
 &\quad \left. - (x_i \omega_x + y_i \omega_y + z_i \omega_z)(x_i \vec{i} + y_i \vec{j} + z_i \vec{k}) \right]
 \end{aligned} \tag{19}$$

Sejam  $\vec{u} = u_x \vec{i} + u_y \vec{j} + u_z \vec{k}$  e  $\vec{w} = w_x \vec{i} + w_y \vec{j} + w_z \vec{k}$  dois vetores unitários ortogonais entre si, ou seja,  $\vec{u} \cdot \vec{u} = \vec{w} \cdot \vec{w} = 1$  e  $\vec{u} \cdot \vec{w} = 0$ :

(a) O *momento de inércia de um corpo rígido com respeito ao eixo  $A\vec{u}$*  é definido como:

$$\begin{aligned}
 J_{A\vec{u}} &= \vec{u} \cdot \mathbb{J}_A \vec{u} \\
 &= \sum_{i=1}^n m_i [ |P_i - A|^2 - ((P_i - A) \cdot \vec{u})^2 ] \\
 &= \sum_{i=1}^n m_i \left[ (x_i^2 + y_i^2 + z_i^2) - (x_i u_x + y_i u_y + z_i u_z)^2 \right]
 \end{aligned} \tag{20}$$

(b) O *produto de inércia de um corpo rígido com respeito aos eixos  $A\vec{u}$  e  $A\vec{w}$* , por sua vez, é definido como:

$$\begin{aligned} J_{A\vec{u}\vec{w}} &= -\vec{u} \cdot \mathbb{J}_A \vec{w} = -\vec{w} \cdot \mathbb{J}_A \vec{u} \\ &= \sum_{i=1}^n m_i [((P_i - A) \cdot \vec{u})(P_i - A) \cdot \vec{w}] = \\ &= \sum_{i=1}^n m_i [(x_i u_x + y_i u_y + z_i u_z)(x_i w_x + y_i w_y + z_i w_z)] \end{aligned} \quad (21)$$

Em particular, os momentos e produtos de inércia associados aos eixos  $Ax$ ,  $Ay$  e  $Az$  (notação padrão para os eixos  $A\vec{i}$ ,  $A\vec{j}$  e  $A\vec{k}$ ) definidos de forma canônica pela base ortonormal positiva  $(\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$ , são dados por:

$$\begin{aligned} J_{Ax} &= \sum_{i=1}^n m_i (y_i^2 + z_i^2) & J_{Axy} &= \sum_{i=1}^n m_i x_i y_i \\ J_{Ay} &= \sum_{i=1}^n m_i (x_i^2 + z_i^2) & J_{Axz} &= \sum_{i=1}^n m_i x_i z_i \\ J_{Az} &= \sum_{i=1}^n m_i (x_i^2 + y_i^2) & J_{Ayz} &= \sum_{i=1}^n m_i y_i z_i \end{aligned}$$

A partir dessas definições, a equação (19) pode ser reescrita na forma:

$$\begin{aligned} \mathbb{J}_A \vec{\omega} &= [ +J_{Ax}\omega_x - J_{Axy}\omega_y - J_{Axz}\omega_z ] \vec{i} \\ &\quad + [ -J_{Axy}\omega_x + J_{Ay}\omega_y - J_{Ayz}\omega_z ] \vec{j} \\ &\quad + [ -J_{Axz}\omega_x - J_{Ayz}\omega_y + J_{Az}\omega_z ] \vec{k} \end{aligned} \quad (22)$$

Em particular, diz-se que os eixos  $Ax$ ,  $Ay$  e  $Az$  são *eixos principais de inércia* se os produtos de inércia  $J_{Axy} = J_{Axz} = J_{Ayz} = 0$ . Neste caso, a expressão de  $\mathbb{J}_A \vec{\omega}$  se reduz a:

$$\mathbb{J}_A \vec{\omega} = J_{Ax}\omega_x \vec{i} + J_{Ay}\omega_y \vec{j} + J_{Az}\omega_z \vec{k} \quad (23)$$

Finalmente, cabe determinar como o tensor de inércia de um corpo rígido com respeito a um pólo  $A$  genérico está relacionado ao tensor de inércia com respeito ao centro de massa  $G$  do corpo. Para tal observemos que, pela equação (8):

$$\vec{H}_A = m(G - A) \wedge \vec{v}_A + \mathbb{J}_A \vec{\omega}$$

Por outro lado, a partir da fórmula de mudança de pólo, pode-se considerar que:

$$\vec{H}_A = (G - A) \wedge (m\vec{v}_G) + \vec{H}_G = m(G - A) \wedge \vec{v}_G + \mathbb{J}_G \vec{\omega} \quad (24)$$

Subtraindo da última equação a penúltima, tem-se:

$$\begin{aligned} (\mathbb{J}_A - \mathbb{J}_G) \vec{\omega} &= m(G - A) \wedge (\vec{v}_G - \vec{v}_A) \\ &= m(G - A) \wedge [\vec{\omega} \wedge (G - A)] = -m(G - A) \wedge [(G - A) \wedge \vec{\omega}] \end{aligned} \quad (25)$$

Portanto:

$$\mathbb{J}_A = \mathbb{J}_G - m(G - A) \wedge [(G - A) \wedge \bullet] \quad (26)$$

Nota-se que, por definição,  $-m(G - A) \wedge [(G - A) \wedge \bullet]$  corresponde ao tensor de inércia com respeito ao pólo  $A$  de uma partícula de massa  $m$ , idêntica à do corpo rígido, localizada na mesma posição de seu centro de massa  $G$ . Em particular, considere que:

$$(G - A) = x_G \vec{i} + y_G \vec{j} + z_G \vec{k} \quad (27)$$

Assim, da definição apresentada na equação (20), pode-se afirmar que o momento de inércia de um corpo rígido com respeito ao eixo  $A\vec{u}$  está relacionado ao respectivo momento de inércia com respeito a um eixo  $G\vec{u}$ , passante pelo centro de massa  $G$  do corpo, por meio da relação:

$$J_{A\vec{u}} = J_{G\vec{u}} + m \left[ (x_G^2 + y_G^2 + z_G^2) - (x_G u_x + y_G u_y + z_G u_z)^2 \right] = J_{G\vec{u}} + m d_{A\vec{u}, G\vec{u}}^2 \quad (28)$$

com  $d_{G\vec{u}, A\vec{u}}$  denotando a distância entre os eixos paralelos  $A\vec{u}$  e  $G\vec{u}$ .

Da definição apresentada na equação (21), pode-se afirmar que o produto de inércia de um corpo rígido com respeito aos eixos  $A\vec{u}$  e  $A\vec{w}$  está relacionado ao respectivo produto de inércia com respeito ao par de eixos  $G\vec{u}$  e  $G\vec{w}$ , passantes pelo centro de massa  $G$  do corpo, por meio da relação:

$$J_{A\vec{u}\vec{w}} = J_{G\vec{u}\vec{w}} + m \left[ (x_G u_x + y_G u_y + z_G u_z)(x_G w_x + y_G w_y + z_G w_z) \right] \quad (29)$$

As relações expressas pelas equações (28) e (29) constituem o *Teorema dos Eixos Paralelos*, a partir do qual, por exemplo, podem ser obtidas as relações entre os momentos e produtos de inércia associados aos eixos  $Ax$ ,  $Ay$  e  $Az$  e os momentos e produtos de inércia associados a um sistema de eixos paralelos  $Gx$ ,  $Gy$  e  $Gz$  com origem no centro de massa  $G$  do corpo rígido:

$$\begin{aligned} J_{Ax} &= J_{Gx} + m(y_G^2 + z_G^2) & J_{Axy} &= J_{Gxy} + m x_G y_G \\ J_{Ay} &= J_{Gy} + m(x_G^2 + z_G^2) & J_{Axz} &= J_{Gxz} + m x_G z_G \\ J_{Az} &= J_{Gz} + m(x_G^2 + y_G^2) & J_{Ayz} &= J_{Gyz} + m y_G z_G \end{aligned}$$