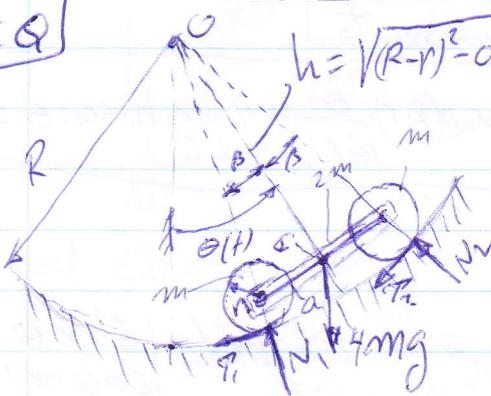


2ª Prova PAE 2352

24/10/2014

$I = \frac{1}{2} m r^2$



$h = \sqrt{(R-r)^2 - a^2}$; $\sin \beta = \frac{a}{R-r}$

$\cos \beta = \frac{h}{R-r}$

$\dot{x}_1 r = \dot{\theta} (R-r)$

$\dot{x}_2 r = \dot{\theta} (R-r)$

$\dot{x}_2 = \dot{x}_1 = \dot{\theta} (R-r)$



$\sum M_A|_{C.R} \rightarrow T_1 \cdot r = \frac{m r^2}{2} \ddot{x}_1 - N_1 \cdot \mu r \cdot r \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|}$

a) Equacionando via energia

$E_{cin} = 2 \cdot \frac{m}{2} (h \cdot \dot{\theta})^2 + \frac{I_C}{2} \dot{\theta}^2 + 2 \cdot \frac{m}{2} [(R-r) \dot{\theta}]^2 + 2 \left(\frac{m r^2}{2} \right) \frac{\dot{x}^2}{2} =$

$= \left\{ m [(R-r)^2 - a^2] + \frac{I_C}{2} + m \cdot [(R-r)^2 + \frac{(R-r)^2}{2}] \right\} \cdot \dot{\theta}^2 = \left\{ m \left[\frac{5}{2} (R-r)^2 - a^2 \right] + \frac{I_C}{2} \right\} \cdot \dot{\theta}^2$

$E_{pot} = 4 \cdot m \cdot g \cdot (1 - \cos \theta) \cdot h$ variação da cota do centro de massa do conjunto.

$\frac{d}{dt} (E_{cin} + E_{pot}) = - P_{ot_{dissip}}$

$dC_{dissip} = N_1 \cdot \mu r \cdot r \cdot dx_1 \cdot \frac{\dot{x}_1}{|\dot{x}_1|} + N_2 \cdot \mu r \cdot r \cdot dx_2 \cdot \frac{\dot{x}_2}{|\dot{x}_2|} = (N_1 + N_2) \cdot \mu r \cdot (R-r) d\theta \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|}$

$P_{ot_{dissip}} = (N_1 + N_2) \cdot \mu r \cdot (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \cdot \dot{\theta}$

$\frac{d}{dt} (E_{cin} + E_{pot}) = \left\{ m \left[\frac{5}{2} (R-r)^2 - a^2 \right] + \frac{I_C}{2} \right\} \cdot 2 \cdot \dot{\theta} \cdot \ddot{\theta} + 4mg \cdot \sin \theta \cdot h \cdot \dot{\theta} = - (N_1 + N_2) \cdot \mu r \cdot (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|}$

ou para ser satisfeito mesmo quando $\dot{\theta} \neq 0$

$\left[\left[\frac{5}{2} (R-r)^2 - a^2 \right] \cdot m + \frac{I_C}{2} \right] \ddot{\theta} + (N_1 + N_2) \cdot \mu r \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} (R-r) + 4mgh \sin \theta = 0$

Resta calcular $N_1 + N_2$. Para tanto isolamos o sistema todo e aplicamos TMB.

Ignorando o μr num primeiro momento podemos escrever para o cálculo da normal

$\begin{cases} T_1 \cdot r = \frac{m r^2}{2} \ddot{x}_1 = \frac{m r (R-r)}{2} \ddot{\theta} \\ T_2 \cdot r = \frac{m r^2}{2} \ddot{x}_2 = \frac{m r (R-r)}{2} \ddot{\theta} \end{cases}$

TMB na direção $(C-O)$ (normal) $\Rightarrow N_1 \cos \beta + N_2 \cos \beta - T_1 \sin \beta + T_2 \sin \beta - 4mg \cos \theta = 4mh \cdot \ddot{\theta}^2$

TMB na direção tangencial $\Rightarrow 4mh \ddot{\theta} = -T_1 \cos \beta - T_2 \cos \beta - 4mg \sin \theta + N_1 \sin \beta - N_2 \sin \beta$

$\therefore (N_1 + N_2) \cos \beta = 4mg \cos \theta + 4mh \ddot{\theta}^2$ pois $T_1 = T_2$ exato por $(N_1 - N_2) \mu r \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|}$

Desprezando as diferenças entre T_1 e T_2 ou $\mu_1 \approx \mu_2 (N_1 - N_2) \cdot \text{sen} \theta \ll 4mg \cos \theta$ obtemos a equação diferencial do movimento

$$(a) \left\{ [5(R-r)^2 - 2a^2] \cdot m + J_C \right\} \ddot{\theta} + 4m \left[g \frac{\cos \theta}{\cos \beta} + (R-r) \cdot \dot{\theta}^2 \right] \cdot \mu_{rd} (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mg h \cdot \text{sen} \theta = 0$$

$$\text{sendo } \cos \beta = \frac{h}{R-r} = \frac{\sqrt{(R-r)^2 - a^2}}{R-r} = \sqrt{1 - \left(\frac{a}{R-r}\right)^2}$$

b) Para $R = 5r$; $a = 2r$; $J_C = \frac{2ma^2}{3}$ e pequenas amplitudes $\left\{ \begin{array}{l} \dot{\theta}^2 \ll \dot{\theta} \\ \cos \theta \approx 1 \\ \text{sen} \theta \approx \theta \end{array} \right.$

$$\left\{ [5 \cdot 16 - 8] \cdot mr^2 + \frac{8mr^2}{3} \right\} \ddot{\theta} + 16mr^2 g \cdot \frac{2}{\sqrt{3}} \cdot \mu_{rd} \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 16mg r \frac{\sqrt{3}}{2} \cdot \theta = 0$$

$$\left[\frac{224}{3} \cdot r \ddot{\theta} + \frac{32\sqrt{3}}{3} \cdot g \cdot \mu_{rd} \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 8\sqrt{3} \cdot g \cdot \theta = 0 \right] \quad \left\{ \begin{array}{l} m_y \ddot{x} + F_{el} \frac{\dot{x}}{|\dot{x}|} + k_y x = 0 \\ \text{admitindo } \mu_{rd} \end{array} \right.$$

c) Solução $\omega = \sqrt{\frac{8 \cdot 3 \cdot \sqrt{3} \cdot g}{224 \cdot r}} = 0,431 \sqrt{\frac{g}{r}}$; Para $g = 10 \text{ m/s}^2$; $r = 0,2 \text{ m}$ $\boxed{\omega = 3,05 \text{ rad/s}}$

$$\therefore T = \frac{2\pi}{\omega} = 2,06 \text{ s} \quad \text{e} \quad \therefore \boxed{\frac{T}{2} = 1,03 \text{ s}}$$

Partindo de $\theta_0 = 0,15 \text{ rad}$, o movimento começará com $\dot{\theta} < 0$

$$224 r \dot{\theta} + 24\sqrt{3} \cdot g \cdot \theta = 32\sqrt{3} \cdot \mu_{rd} \cdot g$$

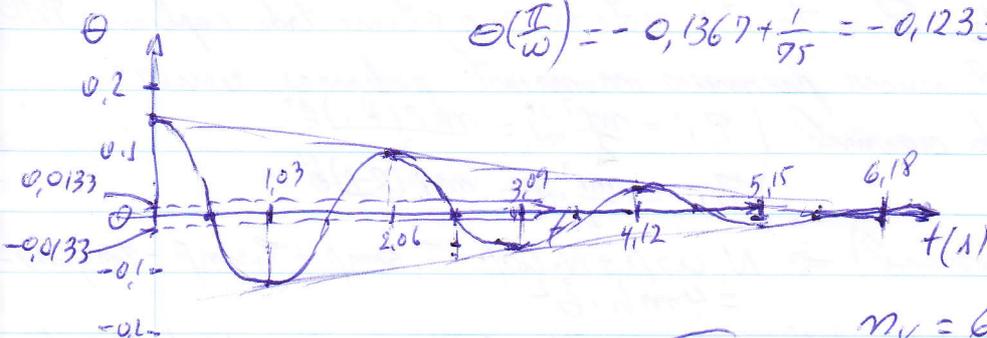
$$\theta_h(t) = A \text{sen}(\omega t) + B \text{cos}(\omega t) \quad \left. \begin{array}{l} \theta(t) = A \text{sen}(\omega t) + B \text{cos}(\omega t) + \frac{1}{75} \\ \dot{\theta}(t) = A \omega \text{cos}(\omega t) - B \omega \text{sen}(\omega t) \end{array} \right\}$$

$$\theta_p(t) = \frac{32\sqrt{3} \cdot \mu_{rd} \cdot g}{24\sqrt{3} \cdot g} = \frac{1}{75} = \frac{F_{el}}{k_y} \quad \dot{\theta}(t) = A \omega \text{cos}(\omega t) - B \omega \text{sen}(\omega t)$$

Condições iniciais $\left\{ \begin{array}{l} \theta(0) = 0,15 \text{ rad} = B + \frac{1}{75} \quad \therefore B = 0,15 - \frac{1}{75} = \underline{0,1367} \\ \dot{\theta}(0) = 0 = A \omega \quad \therefore A = 0 \end{array} \right.$

Nº de $\frac{1}{2}$ ciclos $\theta(t) = \frac{1}{75} + 0,1367 \text{cos}(\omega t) \quad 0 \leq \omega t \leq \pi$

$$\theta\left(\frac{\pi}{\omega}\right) = -0,1367 + \frac{1}{75} = -0,1233 \quad \therefore \text{Perda de amplitude em} \\ \text{meio ciclo } \Delta\theta_{\frac{1}{2}} = \frac{2}{75} = 0,02667 \text{ rad}$$

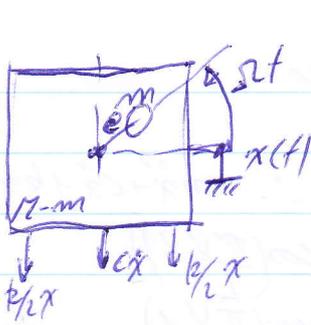


Número de $\frac{1}{2}$ ciclos

$$n_{\frac{1}{2}} = \frac{\theta_0}{\Delta\theta_{\frac{1}{2}}} = 5,6 \quad \therefore$$

d) Tempo até parar $\left\{ \begin{array}{l} n_{\frac{1}{2}} = 6 \text{ meios ciclos} \\ \Delta t = \left(n_{\frac{1}{2}}\right) \left(\frac{T}{2}\right) = \underline{6,18 \text{ s}} \end{array} \right.$

2=0



b) $(M-m) \cdot \ddot{x} + m[\epsilon \sin(\Omega t) + x] = -c\dot{x} - kx$
 $M\ddot{x} + c\dot{x} + kx = m\epsilon \Omega^2 \sin(\Omega t)$
 $\omega = \sqrt{\frac{k}{M}} ; \gamma = \frac{c}{2\sqrt{k \cdot M}}$

a) Classe ISO G 1,0 $\therefore \text{ead}_{\text{long}} \omega_{op} \leq 1 \text{ mm/s} \therefore \text{ead}_{\text{long}} = \frac{1}{\frac{2\pi \cdot 30000}{60}} = 0,3 \times 10^{-3} \text{ mm}$

após a quebra do pé

ISO G 6,3 $\therefore e = \frac{6,3}{\frac{2\pi \cdot 30000}{60}} = 2 \times 10^{-3} \text{ mm} \therefore \boxed{U = m \cdot e = 400 \text{ g} \cdot \text{mm}}$

b) Após a quebra do pé a equação fica

$M\ddot{x} + c\dot{x} + kx = \frac{U}{v} \Omega^2 \sin(\Omega t)$ com $\begin{cases} M = 400 \text{ kg}; k = 40 \times 10^6 \text{ N/m}; U = 400 \text{ g} \cdot \text{mm} \\ \Omega = \frac{2\pi \cdot 30000}{60} = 3142 \text{ rad/s}; c = 0,01 \cdot 2\sqrt{k \cdot M} = \\ = c = 17,9 \times 10^3 \text{ N} \cdot \text{s/m}; \omega = 316 \text{ rad/s} \end{cases}$

c) Solução da equação diferencial p/ $t \geq 0$ (instante 0 da quebra do pé)

$x_h(t) = [A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)] \cdot e^{-\gamma \omega t}$ com $\begin{cases} \gamma = 0,01 \\ \omega_d = \omega \cdot \sqrt{1 - \gamma^2} \approx 316 \text{ rad/s} \end{cases}$

$x_p(t) = \frac{U \cdot \Omega^2}{k} \cdot \frac{\sin(\Omega t - \psi)}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\gamma r)^2}}$ onde $r = \frac{\Omega}{\omega} ; \text{tg} \psi = \frac{2\gamma r}{1-r^2} ; \begin{cases} r \approx 10 \\ \psi \approx 179,9^\circ \end{cases}$

Condições iniciais p/ $t=0$ $\begin{cases} x(0) = 0 \\ \dot{x}(0) = 0 \end{cases}$ (admitindo que a excitação é inicialmente desprezível)

$x(t) = [A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)] \cdot e^{-\gamma \omega t} + \frac{U \cdot \Omega^2}{k} \cdot \frac{\sin(\Omega t - \psi)}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\gamma r)^2}}$

$\dot{x}(t) = [A \omega_d \cos(\omega t) - B \omega_d \sin(\omega t)] \cdot e^{-\gamma \omega t} - \gamma \omega \cdot [A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)] \cdot e^{-\gamma \omega t} + \frac{U \cdot \Omega^3}{k} \cdot \frac{\cos(\Omega t - \psi)}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\gamma r)^2}}$

d) Como $r \approx 10$ e $\gamma = 0,01$ $\psi \approx 180^\circ$

$x(t) = A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t) - \frac{U \cdot \Omega^2}{k} \cdot \frac{\sin(\Omega t)}{(r^2 - 1)}$

$\dot{x}(t) = A \omega \cos(\omega t) - B \omega \sin(\omega t) - \frac{U \cdot \Omega^3}{k} \cdot \frac{\cos(\Omega t)}{(r^2 - 1)}$

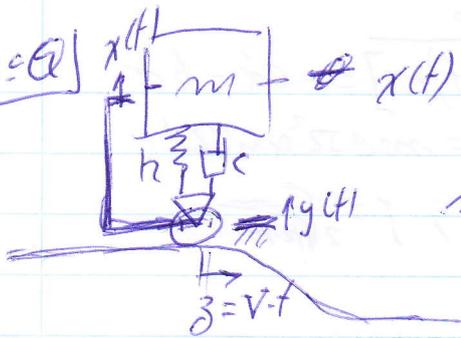
$x(0) = 0 = B \therefore B = 0$

$\dot{x}(0) = 0 = A \omega - \frac{U \cdot \Omega^3}{k \cdot (r^2 - 1)} \therefore \boxed{A = \frac{U \cdot \Omega^2}{k} \cdot \frac{r}{r^2 - 1}}$

$x(t) \approx \frac{U \cdot \Omega^2}{k \cdot (r^2 - 1)} \cdot [r \cdot \sin(\omega t) - \sin(\Omega t)]$ como $\Omega \approx 10 \omega$ o máximo é

$\boxed{X_{\text{max}}} = \frac{U \cdot \Omega^2}{k \cdot (r^2 - 1)} \cdot [r + 1] = \frac{0,4 \times 10^{-3} \cdot 3142^2 \cdot (11)}{40 \times 10^6 \cdot (100 - 1)} = 11 \times 10^{-6} \text{ m} = \boxed{11 \mu\text{m}}$

3.00] $x(t)$ é a abscissa da suspensão.



$$m \cdot (\ddot{x} + \ddot{y}) = -kx - c\dot{x} \quad \therefore m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = -m\ddot{y}$$

$$\text{sendo } y(t) = -\frac{h}{2} \left[1 - \cos\left(\frac{\pi V}{L} t\right) \right]$$

$$\dot{y}(t) = -\frac{h}{2L} \cdot \pi \cdot V \cdot \sin\left(\frac{\pi V}{L} t\right) \quad \omega_f = \frac{\pi V}{L}$$

$$\ddot{y}(t) = -\frac{h}{2} \left(\frac{\pi V}{L}\right)^2 \cdot \cos\left(\frac{\pi V}{L} t\right)$$

(a) $m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = \frac{mh}{2} \cdot \omega_f^2 \cos(\omega_f t) \quad \text{p/ } 0 \leq \omega_f t \leq \pi$

(b) Solução de homogênea: $x_h(t) = [A \cos(\omega_f t) + B \sin(\omega_f t)] \cdot e^{-\gamma \omega_f t}$ com $\omega = \sqrt{\frac{k}{m}}$

solução particular: $x_p(t) = X_p \cdot \cos(\omega_f t - \psi)$ com $\gamma = \frac{c}{2\sqrt{km}}$

$$X_p = \frac{mh\omega_f^2}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2}}; \quad \text{tg } \psi = \frac{2r\gamma}{1-r^2}; \quad r = \frac{\omega_f}{\omega}$$

$$\omega_f = \omega \cdot \sqrt{1-\gamma^2}$$

$$\dot{x}(t) = [A\omega_f \sin(\omega_f t) - B\omega_f \cos(\omega_f t)] \cdot e^{-\gamma \omega_f t} - \gamma \omega_f [A \cos(\omega_f t) + B \sin(\omega_f t)] \cdot e^{-\gamma \omega_f t} + \omega_f X_p \sin(\omega_f t - \psi)$$

Condições Iniciais

$$x(0) = 0 = B + X_p \cos \psi \quad \therefore B = -X_p \frac{1-r^2}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2}}$$

$$\dot{x}(0) = 0 = A\omega_f - \gamma \omega_f B + X_p \omega_f \sin \psi \quad \therefore A = \frac{\gamma \omega_f B - X_p \omega_f \sin \psi}{\omega_f}$$

$$B = -\frac{h \cdot r^2 \cdot (1-r^2)}{2 \cdot \sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2}}$$

$$A = \frac{-\gamma}{\sqrt{1-\gamma^2}} \cdot \frac{h \cdot r^2 \cdot (1-r^2)}{2 \cdot \sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2}} - \frac{h \cdot r^2 \cdot \omega_f \cdot \sin \psi}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2} \cdot \sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2} \cdot \omega_f \cdot \sqrt{1-\gamma^2}}$$

$$A = \frac{-\gamma}{\sqrt{1-\gamma^2}} \cdot \frac{h \cdot r^2}{2 \cdot \sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2}} \cdot (1+r^2+2\gamma^2)$$

$$x(t) = [A \sin(\omega_f t) + B \cos(\omega_f t)] \cdot e^{-\gamma \omega_f t} + \frac{h \cdot r^2 \cdot \cos(\omega_f t - \psi)}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2r\gamma)^2}}$$

c) Se o carro estiver com velocidade grande, supomos que o chassi se mantém em seu movimento, que a roda perca contato. Neste caso:

$$-kx(t) - c\dot{x}(t) + mg = 0 \quad \text{onde } mg \text{ é a carga estática devido ao peso do carro.}$$

Se a rampa for vista como uma degrau pelo carro, o amortecedor limita a velocidade de descida da suspensão:

$$c \cdot \dot{x}_{\max} = mg = \gamma \cdot 2 \cdot \sqrt{km} \cdot \dot{x}_{\max} = mg \quad \therefore \frac{\sqrt{2}}{2} \cdot 2 \cdot \sqrt{km} \cdot \sqrt{\frac{m}{m}} = \sqrt{2} \cdot \omega \cdot m \cdot \dot{x}_{\max} = mg$$

$$\dot{x}_{\max} = \frac{g}{\sqrt{2} \cdot \omega} = \frac{10}{\sqrt{2} \cdot 2\pi \cdot 1.5} = 0,95 \text{ m/s}$$

$$\dot{y}_{\max}(t) = \frac{h}{2} \cdot \frac{\pi V}{L} = 0,05 \cdot \frac{\pi \cdot V}{1} = 0,95 \quad \therefore V = 4,8 \text{ m/s}$$

A velocidade deve ser maior do que essa, pois o carro também desce (mas se mantém em movimento retilíneo uniforme).

A solução exata neste caso fornece $V_{\max} = 6,5 \text{ m/s}$

Discussões adicionais sobre a Q1 para os muito interessados em Dinâmica.

Outras maneiras de resolver a Q1

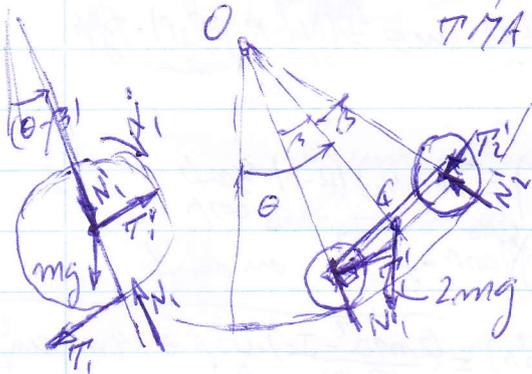
Isolando o sistema todo e aplicando o TMB teríamos obtido na direção radial $\{N_1 \cos \beta + N_2 \cos \beta - T_1 \sin \beta + T_2 \sin \beta - 4mg \cos \theta = 4mh \dot{\theta}^2\}$ (I)
 na tangencial $\{4mh \ddot{\theta} = -T_1 \cos \beta - T_2 \cos \beta - 4mg \sin \theta + N_1 \sin \beta - N_2 \sin \beta\}$ (II)

Isolando as rodas teríamos obtido $\left\{ \begin{aligned} T_1 &= (R-r) \cdot \frac{m}{2} \cdot \ddot{\theta} + \mu_{rd} \cdot N_1 \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \\ T_2 &= (R-r) \cdot \frac{m}{2} \cdot \ddot{\theta} + \mu_{rd} \cdot N_2 \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \end{aligned} \right\}$ (III)

Desprezando o efeito da resistência ao rolamento no valor das normais $(N_1 + N_2)$ havíamos resolvido o problema. Vamos tentar explicitar a diferença entre N_1 e N_2 . Para tanto isolamos o chassi do carro e aplicamos o

TMA em relação a O

$$(J_c + 2mh^2) \cdot \ddot{\theta} = -T_1' \cdot (R-r) - T_2' \cdot (R-r) - 2mgh \sin \theta \quad (IV)$$



Pelo equilíbrio dinâmico das rodas, obtemos

$$\left. \begin{aligned} N_1' &= N_1 - mg \cos(\theta - \beta) - m \cdot (R-r) \cdot \dot{\theta}^2 \\ N_2' &= N_2 - mg \cos(\theta + \beta) - m \cdot (R-r) \cdot \dot{\theta}^2 \\ T_1' &= T_1 + mg \sin(\theta - \beta) + m \cdot (R-r) \cdot \ddot{\theta} \\ T_2' &= T_2 + mg \sin(\theta + \beta) + m \cdot (R-r) \cdot \ddot{\theta} \end{aligned} \right\} (V)$$

Substituindo T_1 e T_2 (equações III) obtemos:

$$\left. \begin{aligned} T_1' &= \frac{3}{2} m(R-r) \ddot{\theta} + mg \sin(\theta - \beta) + \mu_{rd} \cdot N_1 \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \\ T_2' &= \frac{3}{2} m(R-r) \ddot{\theta} + mg \sin(\theta + \beta) + \mu_{rd} \cdot N_2 \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \end{aligned} \right\} (VI)$$

Substituindo em IV obtemos: $(J_c + 2mh^2) \ddot{\theta} = -3m(R-r) \ddot{\theta} - mg(R-r)(\sin(\theta - \beta) + \sin(\theta + \beta)) - \mu_{rd} \cdot (N_1 + N_2) \cdot (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} - 2mgh \sin \theta$

$$\left[J_c + 2m[(R-r)^2 - a^2] + 3m(R-r)^2 \right] \cdot \ddot{\theta} + \mu_{rd} \cdot (N_1 + N_2) \cdot (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + mg \cdot (R-r) (2 \cdot \sin \theta \cdot \cos \beta) + 2mgh \sin \theta = 0$$

$$\left[J_c + 5m(R-r)^2 - 2ma^2 \right] \cdot \ddot{\theta} + \mu_{rd} \cdot (N_1 + N_2) \cdot (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mgh \sin \theta = 0 \quad (VII)$$

que é a mesma equação que havíamos obtido via energia.

Para determinar $(N_1 + N_2)$ retomamos a equação (I)

$$(N_1 + N_2) \cos \beta - (T_1 - T_2) \sin \beta - 4mg \cos \theta = 4mh \dot{\theta}^2 \quad \text{substituindo } T_1, T_2$$

$$(N_1 + N_2) \cos \beta = \mu_{rd} \cdot (N_1 - N_2) \cdot \sin \beta \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mg \cos \theta + 4mh \dot{\theta}^2 \quad (VIII)$$

Observando que o termo em $(N_1 - N_2) \cdot \mu_{rd}$ é pequeno face o $4mg \cos \theta$ e desprezamos e resolvemos o problema.

Vamos tentar agora calcular $(N_1 - N_2)$

Considerando o chassis colado na fixa e aplicando o TMB na direção tangencial obtemos:

$$2mh\ddot{\theta} = (N_1 - N_2) \sin\beta - (T_1' + T_2') \cos\beta - 2mg \sin\theta$$

substituindo N_1 e N_2 das equações (V) e T_1' e T_2' das equações (VI) obtemos:

$$2mh\ddot{\theta} = (N_1 - N_2) \sin\beta - mg(\cos(\theta - \alpha) - \cos(\theta + \alpha)) \sin\beta - [3m(R-r)\ddot{\theta} + mg(\sin(\theta - \alpha) + \sin(\theta + \alpha)) + \mu_{rel}(N_1 + N_2) \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|}] \cos\beta - 2mg \sin\theta$$

$$2mh\ddot{\theta} = (N_1 - N_2) \sin\beta - 2mg \sin\theta \cdot \sin^2\beta - 3mh\ddot{\theta} - 2mg \sin\theta \cos^2\beta + \mu_{rel}(N_1 + N_2) \cos\beta \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} - 2mg \sin\theta$$

$$5mh\ddot{\theta} + \mu_{rel}(N_1 + N_2) \cos\beta \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mg \sin\theta = (N_1 - N_2) \sin\beta$$

dividindo por h e multiplicando por $(R-r)^2$ obtemos

$$5m(R-r)^2 \ddot{\theta} + \mu_{rel}(N_1 + N_2)(R-r) \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mg(R-r) \frac{\sin\theta}{\cos\beta} = (N_1 - N_2)(R-r) \frac{\sin\beta}{\cos\beta}$$

Subtraindo a equação VII obtemos:

$$(J_c - 2ma^2) \ddot{\theta} + 4mg(R-r) \sin\theta \left(\cos\beta - \frac{1}{\cos\beta} \right) = (N_1 - N_2)(R-r) \frac{\sin\beta}{\cos\beta} \quad \therefore$$

$$(N_1 - N_2) \sin\beta = \frac{-\cos\beta}{R-r} \left[(J_c - 2ma^2) \ddot{\theta} + 4mg(R-r) \left(\cos\beta - \frac{1}{\cos\beta} \right) \right] \quad \text{ou ainda}$$

$$\boxed{(N_1 - N_2) \sin\beta = \frac{2ma^2 - J_c}{(R-r)} \cos\beta \ddot{\theta} + 4mg \frac{\sin\theta}{\cos\beta} (1 - \cos^2\beta) = \frac{(2ma^2 - J_c) \cos\beta \ddot{\theta} + 4mg \sin^2\theta \sin\theta}{(R-r)}} \quad \text{(IX)}$$

que pode ser substituído na equação (VIII) para calcular com maior precisão o termo em $(N_1 + N_2)$ e portanto o efeito da existência do rolamento.

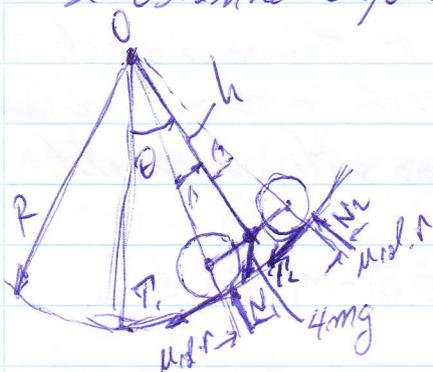
Do ponto de vista prático, é melhor resolver a equação

$$\boxed{[m(5(R-r)^2 - 2a^2) + J_c] \ddot{\theta} + \left(\frac{4mg \cos\theta + 4mh\dot{\theta}^2}{\cos\beta} \right) \mu_{rel} (R-r) \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mg(R-r) \cos\beta \sin\theta = 0}$$

e conhecido $\theta(t)$ com 1° aproximação substituí-lo em (IX) para obter $(N_1 - N_2) \sin\beta$, que substituído em (VIII) permitiria corrigir pequenas alterações em $(N_1 + N_2)$ e portanto na equação do movimento (VII).

Outro aspecto que merece discussão nesse mesmo problema, ao abordarmos o sistema como um todo, é se podemos aplicar o TMA em relação ao polo O .

Certamente podemos, desde que consideremos o momento da quantidade de movimento absoluta de cada elemento de massa do sistema. Uma vez que os cilindros apresentam movimento senocoidal ao do movimento do carro, é possível que se obtenha algo interessante.

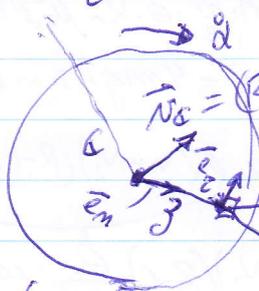
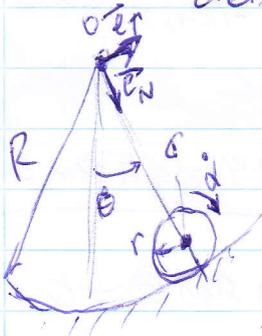


Neste caso

$$\frac{d(\vec{H}_O)}{dt} = \frac{d(H_0)\vec{e}_0}{dt} = \left\{ -T_1 R - T_2 R + \mu_{\text{rod}} N(N_1 + N_2) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} - 4mgh \operatorname{sen} \theta \right\} \vec{e}_0 \quad (*)$$

e a equação se tornaria bastante simples.

Vamos então equacionar o momento angular de um cilindro que rola sem escorregar sobre uma superfície cilíndrica de centro O , em relação a um eixo por O .



tomamos \vec{e}_N na direção $(C-O)$
 \vec{e}_m e \vec{e}_z ortogonais respectivamente.
 $\vec{n} = (R-r)\vec{e}_\varphi$
 \vec{e}_φ e \vec{e}_z ortogonais respectivamente.
 dm a uma distância z do centro
 ponto P genérico

$$\vec{H}_O = \int_{\text{corpo}} (\vec{P}-O) \wedge \vec{v} dm \quad \text{onde } (\vec{P}-O) = (R-r)\vec{e}_N + z\vec{e}_m$$

$$\vec{v} = \vec{v}_C + \vec{\omega} \wedge \vec{r} = \dot{\theta} \vec{e}_\varphi + \dot{\theta} \vec{e}_\varphi \wedge z\vec{e}_m$$

Chamando de φ o ângulo que mede a variação de direção de \vec{e}_m e lembrando que $dm = \frac{m}{\pi r^2} \cdot z \cdot d\varphi \cdot dz$ (massa distribuída uniformemente), obteremos:

$$\vec{H}_O = \int_0^r \int_0^{2\pi} [(R-r)\vec{e}_N + z\vec{e}_m] \wedge [\dot{\theta}(R-r)\vec{e}_\varphi + \dot{\theta}z\vec{e}_m \wedge \vec{e}_z] \cdot \frac{m}{\pi r^2} \cdot z \cdot d\varphi \cdot dz$$

$$\vec{H}_O = \frac{m}{\pi r^2} (R-r) \cdot \dot{\theta} \cdot \int_0^r \int_0^{2\pi} [(R-r)\vec{e}_N \wedge \vec{e}_\varphi - (R-r)z \cdot \vec{e}_N \wedge \vec{e}_z + z \cdot \vec{e}_m \wedge \vec{e}_\varphi - z^2 \cdot \vec{e}_m \wedge \vec{e}_z] \cdot z \cdot d\varphi \cdot dz$$

Mas $\vec{e}_N \wedge \vec{e}_\varphi = \vec{e}_\theta = \vec{e}_m \wedge \vec{e}_z$ e lembrando que por simetria para cada elemento de massa em uma posição $z\vec{e}_m$ existe outro em $-z\vec{e}_m$ e analogamente para \vec{e}_φ , as integrais cruzadas se anulam, sobrando somente:

$$\vec{H}_0 = \frac{m}{\pi r^2} (R-r) \dot{\theta} \left\{ \left[\int_0^r \int_0^{2\pi} (R-r) z d\varphi dz \right] \vec{e}_\theta - \left[\int_0^r \int_0^{2\pi} \frac{z^3}{r} d\varphi dz \right] \vec{e}_\theta \right\} =$$

$$= \frac{m}{\pi r^2} (R-r) \dot{\theta} \left[(R-r) \cdot 2\pi \frac{r^2}{2} \vec{e}_\theta - \frac{2\pi \cdot r^4}{4r} \vec{e}_\theta \right] = m(R-r)^2 \dot{\theta} \vec{e}_\theta - \frac{m(R-r) \cdot r}{2} \dot{\theta} \vec{e}_\theta = \vec{H}_0$$

O 1º termo é simplesmente o momento de quantidade de movimento do centro de massa, com toda a massa que concentra e o segundo se lembramos que $(R-r)\dot{\theta} = r\dot{\alpha}$ representando o momento de quantidade de movimento em torno do centro de massa, com o respectivo momento de inércia do cilindro. O sinal negativo do 2º termo é devido à direção oposta de rotação do cilindro em relação ao centro de massa.

Aplicando o conhecimento adquirido ao sistema completo podemos escrever:

$$\vec{H}_0 = [J_c + 2mrh^2] \cdot \dot{\theta} \vec{e}_\theta + 2 \cdot m(R-r)^2 \dot{\theta} \vec{e}_\theta - m(R-r) \cdot r \cdot \dot{\theta} \vec{e}_\theta$$

solido girando em
torno de O

ou seja, tomando a equação (X) e substituindo em (III)

$$[J_c + 2mrh^2 + 2m(R-r)^2 - m(R-r) \cdot r] \cdot \dot{\theta} = -(R-r) \cdot \frac{m}{2} \cdot \dot{\theta} \cdot R - \mu_{nd} \cdot N_1 \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \cdot R - (R-r) \frac{m}{2} \cdot \dot{\theta} R + \mu_{nd} \cdot N_2 \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} R + \mu_{nd} \cdot (N_1 + N_2) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} \cdot r - 4mgh \sin \theta$$

$$[J_c + 2mrh^2 + 2m(R-r)^2 + m(R-r)(R-r)] \cdot \dot{\theta} + \mu_{nd} \cdot (N_1 + N_2) (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mgh \sin \theta = 0$$

$$[J_c + 5m(R-r)^2 - 2ma^2] \cdot \dot{\theta} + \mu_{nd} \cdot (N_1 + N_2) (R-r) \cdot \frac{\dot{\theta}}{|\dot{\theta}|} + 4mgh \sin \theta = 0$$

que é exatamente a equação obtida via energia ou isolando partes do sistema.