

①

a) Em coordenadas polares

$$\vec{a} = (\ddot{r} - r\dot{\theta}^2)\vec{e}_r + (r\ddot{\theta} + 2\dot{r}\dot{\theta})\vec{e}_\theta$$

Como  $\dot{\theta} = \omega = 2 \text{ rad/s}$ ,

$$\dot{r} = v = 0,5 \text{ m/s},$$

e em  $t=0$ ,  $r=0$  ( $r=0,5t$ )

$$\vec{a} = -2t \vec{e}_r + 2\vec{e}_\theta \text{ [m/s}^2\text{]}$$

b) A única força que atua entre o automóvel e a plataforma é a força de atrito. No instante antes de deslizar atinge o valor máximo

$$|F_{at}| = \mu |R_N| = \mu mg = \mu P$$

$$\text{Como } |a| = \sqrt{4t^2 + 4}$$

$$\text{Vira } \mu |a| = |F_{at}|$$

$$\text{isto é } \frac{\mu}{g} \sqrt{4t^2 + 4} = \mu P \Rightarrow t = 1,97 \text{ s}$$

c) Para  $t = 1,97 \text{ s}$ ,

$$r = 0,5 \cdot 1,97 \approx 1 \text{ m}$$

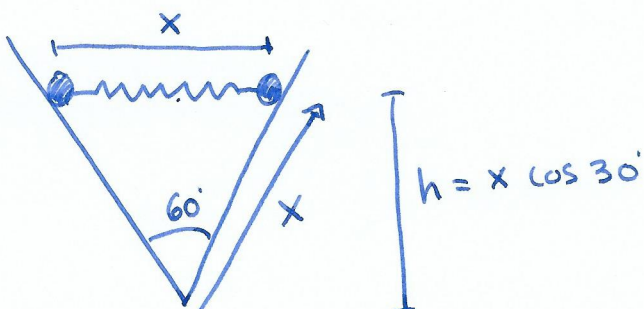
$$\theta = \omega t = 2 \times 1,97 = 3,93 \text{ rad } (225^\circ)$$

$$\vec{F}_r = m \cdot \vec{a}_r = 1020 \times (-2 \cdot 1,97) \vec{e}_r = -4020 \text{ N}$$

$$\vec{F}_\theta = m \cdot \vec{a}_\theta = 1020 \times 2 \vec{e}_\theta = 2040 \text{ N}$$



②



Como o triângulo é equilátero,  
 $l = x$ .

a)  $U_p = U_{\text{pot grav } m_1} + U_{\text{pot grav } m_2} + U_{\text{pot elástica mola}}$

$$= m g x \cos 30 + m g x \cos 30 + \frac{1}{2} k (x - l_0)^2$$

$$= 2 m g x \cos 30 + \frac{1}{2} k (x - l_0)^2$$

b)  $x_{eq}$  é tal que  $\frac{dU}{dx} = 0$

como  $\frac{dU}{dx} = 2mg \cos 30 + k(x - l_0)$

Vivemos  $2mg \cos 30 + k(x_{eq} - l_0) = 0 \Rightarrow x_{eq} = l_0 - \frac{2mg \cos 30}{k} = 0,66 \text{ m}$

Como  $\frac{d^2U}{dx^2} = k = 25 > 0$ , é um ponto de equilíbrio estável.

c) Como todas as forças que atuam no sistema são conservativas ou realizam trabalho nulo temos

$E = E_{cin} + U_{pot} = \text{cte}$

$E = \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + \frac{1}{2} m \dot{x}^2 + 2mgx \cos 30 + \frac{1}{2} k(x - l_0)^2$

Pelo que como  $\frac{dE}{dt} = 0$  (sistema tem energia constante)

e  $\frac{dE}{dt} = 2m \dot{x} \ddot{x} + 2mg \dot{x} \cos 30 + k \dot{x} (x - l_0) = 0$

teremos  $(2m) \ddot{x} + (k) \dot{x} = k l_0 - 2mg \cos 30$

d) A frequência angular  $\omega_0$  de oscilação deste sistema é (da equação anterior)

$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{2m}} = 5 \text{ rad/s}$

③

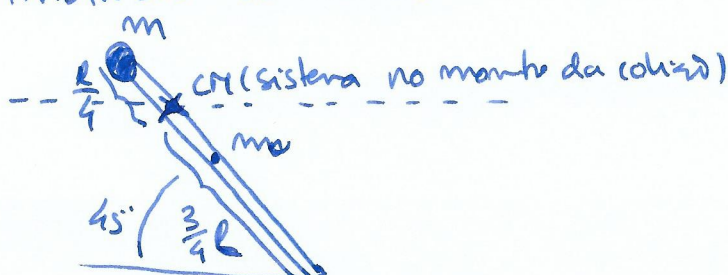
a) Como as únicas forças que atuam no sistema são internas,  $\frac{d\vec{p}_{\text{sist}}}{dt} = 0 \Rightarrow \vec{p}_{\text{sist}} = \text{cte}$  pelo que a velocidade do centro de massa antes e depois da colisão é a mesma.



Calculando o seu valor antes da colisão, temos

$\vec{V}_{CM} = \frac{m_D \cdot \vec{v}_D + m_B \cdot \vec{v}_B}{m_D + m_B} = \frac{0,2 \times 5 \hat{x} + 0,2 \times 0}{0,2 + 0,2} = 2,5 \hat{x} \text{ [m/s]}$

b) No momento da colisão





As únicas forças que atuam na colisão inelástica entre a massa/disco  $m$  e a barra, são forças de ligação interna ao sistema e por isso do tipo por ação-reação. Logo em relação ao ponto CM (sistema no momento da colisão) exercem torque nulo. Logo

$$\vec{\tau} = 0 \Rightarrow \frac{d\vec{L}}{dt} = 0 \Rightarrow \vec{L} = \text{cte}$$

O momento angular conserva-se e por isso pode ser calculado antes da colisão e irá manter o seu valor. Escolhendo  $\vec{e}_\perp$  como indicado



$$\begin{aligned}\vec{L}_i &= \vec{r} \times \vec{p} = m_D \cdot v_D \cdot b \cdot \vec{e}_\perp + 0 \\ &= m \cdot v_0 \cdot \frac{l}{4} \cdot \sin 45^\circ \cdot \vec{e}_\perp = 0,053 \vec{e}_\perp \text{ [kg m}^2 \text{ s}^{-1}\text{]}\end{aligned}$$

$$\vec{L}_f = \vec{L}_i$$

- c) Energia cinética antes da colisão é apenas a energia do disco, isto é,
- $$E_{cin,i} = \frac{1}{2} m_D \cdot v_D^2 = \frac{1}{2} \cdot m v_0^2 = 2,5 \text{ J.}$$

A energia cinética final (do sistema barra ligada ao disco de dimensão dos puzzle's)

$$E_{cin,f} = \frac{1}{2} M_{sist} \cdot v_{CM}^2 + \frac{1}{2} \cdot I'_{sist} \cdot \omega'^2$$

É por isso necessário calcular  $\omega'$ , o que podemos fazer a partir do conhecimento do momento angular final do sistema:

$$\vec{L}_{f,sist} = \vec{R}_{CM} \times \vec{p}_{CM} + I'_{sist} \cdot \omega' \vec{e}_\perp$$

Como  $\vec{R}_{CM} \parallel \vec{p}_{CM}$  para o ponto de cálculo escolhido  $\Rightarrow \vec{R}_{CM} \times \vec{p}_{CM} = 0$ .

$$\text{Logo } \vec{L}_{f,sist} = I'_{sist} \cdot \omega' \vec{e}_\perp \quad \text{pois } \omega' = \frac{|\vec{L}_{f,sist}|}{I'_{sist}} = \frac{0,053}{I'_{sist}}$$

$$\text{Isto é, } E_{cin,f} = \frac{1}{2} \cdot (2m) \cdot (2,5)^2 + \frac{1}{2} \cdot I'_{sist} \cdot \left( \frac{0,053}{I'_{sist}} \right)^2$$

Falta determinar o momento de inércia do sistema em relação ao ponto de rotação da barra ligada ao disco (como se vê na figura).



$$I'_{\text{sist}} = I'_{\text{barra}} + I'_{\text{disco}}$$

$$= \underbrace{\left[ \frac{1}{12} m_B l^2 + m_B \left( \frac{l}{4} \right)^2 \right]}_{\text{teo. eixos paralelos}} + m_D \cdot \left( \frac{l}{4} \right)^2$$

$$= \frac{1}{12} m l^2 + m \frac{l^2}{16} + m \frac{l^2}{16} = \frac{5}{24} m l^2$$

Logo

$$E_{\text{cin final}} = m (2,5)^2 + \frac{1}{2} \cdot \frac{5}{24} m l^2 \cdot \left( \frac{0,053^2}{\frac{5}{24} m l^2} \right)^2$$

$$E_{\text{cin final}} = m (2,5)^2 + \frac{1}{2} \cdot \frac{0,053^2}{\frac{5}{24} m l^2} = \underline{\underline{1,62 \text{ J}}}$$