

1. a) Pour le système **{bloc + balle}**: $\frac{d}{dt} R_x = 0 \Rightarrow \Delta R_x = 0 : mv_0 = mv_1 + Mv \Rightarrow v = \frac{m}{M}(v_0 - v_1)$.

Rem : Toutes les forces internes au système ne sont pas prises en compte. On considère la variation de résultante cinétique entre l'instant $t < 0$ où la balle n'a pas encore touché le bloc et l'instant $t = 0$ où la balle a transpercé le bloc et lui a donné une vitesse initiale (v). Entre ces deux instants, on considère que le bloc ne bouge pas et donc les forces de frottements n'interviennent pas.

- b) Pour le **bloc** seul ($t > 0$), après le passage de la balle qui lui a donné une certaine vitesse initiale (v) :

$$U = \Delta T \text{ car } F = ma = \frac{m}{2} \frac{dv^2}{dx} \Rightarrow \int_{s_i}^{s_f} F_x dx = \Delta \left(\frac{m}{2} v^2 \right)$$

$$-fMg(s-0) = \frac{M}{2}(0-v^2) \Rightarrow f = \frac{v^2}{2gs}$$

$$\text{AN : } v = 4m/s \text{ et } f = 0.302$$

2. Origine de l'axe x : position de m lorsque le ressort a sa longueur libre.

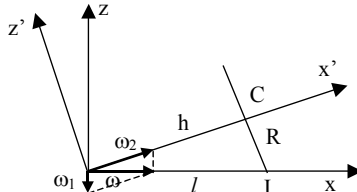
$$\text{Système } \{M, m\} : \frac{d}{dt} \bar{R} = \sum \bar{F}_e \Rightarrow \text{suivant } x : M\ddot{X} + m(\ddot{X} + \ddot{x}) = -(M+m)g \sin \alpha \quad (1)$$

$$\text{Système } \{m\} : \frac{d}{dt} \bar{R} = \sum \bar{F}_e \Rightarrow \text{suivant } x : m(\ddot{X} + \ddot{x}) = -mg \sin \alpha - kx \quad (2)$$

$$\begin{cases} (1) \Rightarrow \ddot{X} = -\ddot{x} - g \sin \alpha - \frac{k}{m}x \\ (2) \text{ dans } (1) \Rightarrow \ddot{x} + \frac{k}{M} \left(\frac{M}{m} + 1 \right) x = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} x = d \cos \sqrt{\frac{k}{M} \left(\frac{M}{m} + 1 \right)} t \\ X = X_0 + d \frac{m}{m+M} - \frac{gt^2}{2} \sin \alpha - d \frac{m}{m+M} \cos \sqrt{\frac{k}{M} \left(\frac{M}{m} + 1 \right)} t \end{cases}$$

Le wagon commence par monter la pente si $\ddot{X}(t=0) > 0$, càd $k d > M g \sin \alpha$

3. Considérons les axes $Ox'y'z'$ attaché au centre du disque tournant autour de l'axe z . ($l^2 = R^2 + h^2$)



$$\begin{cases} \left(\frac{d}{dt} \bar{R} \right)_z = (\bar{R}_e)_z \\ \left(\frac{d}{dt} \bar{M}_O \right)_y = (\bar{M}_{e,O})_y \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} R_{oz} + R_{Lz} = mg \\ R_{Lz} = mg \frac{h^2}{l^2} - \frac{1}{l} \left(\frac{d}{dt} \bar{M}_O \right)_y \end{cases}$$

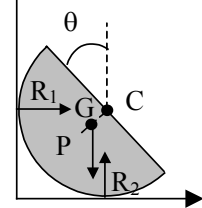
$$\bar{M}_O = \frac{mR^2}{2} \omega \cos \alpha \bar{l}_x + \left(\frac{mR^2}{4} + mh^2 \right) (-\omega \sin \alpha) \bar{l}_z$$

Rem : le vecteur de Darboux à utiliser pour dériver les axes du repère : $-\omega_1 \bar{l}_z$

$$\left(\frac{d}{dt} \bar{M}_O \right)_y = \omega_1 \sin \alpha M_{Oz'} - \omega_1 \cos \alpha M_{Ox'} = \omega \sin \alpha (tg \alpha M_{Oz'} - M_{Ox'}) = -m\omega^2 \frac{R^3}{hl^2} \left(\frac{3}{2} h^2 + \frac{R^2}{4} \right)$$

$$\begin{cases} R_{Lz} = mg \frac{h^2}{l^2} - m\omega^2 \frac{R^3}{hl^2} \left(\frac{3}{2} h^2 + \frac{R^2}{4} \right) > 0 \text{ pas de décollement en I} \\ R_{Oz} = mg \left(1 - \frac{h^2}{l^2} \right) - m\omega^2 \frac{R^3}{hl^2} \left(\frac{3}{2} h^2 + \frac{R^2}{4} \right) \geq 0 \text{ pour garder le contact en O} \end{cases} \Rightarrow \omega_{\text{lim}}^2 = g \frac{lh}{R \left(\frac{3}{2} h^2 + \frac{R^2}{4} \right)}$$

4. 1ere phase du mouvement : rotation autour de C :

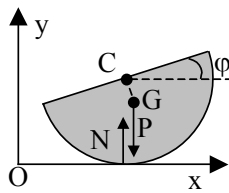


$$\text{Th de la rés. cinétique} \Rightarrow R_1 = m\ddot{x}_G \Rightarrow R_1 = \frac{3}{8} mR (\sin \theta \ddot{\theta} + \cos \theta \dot{\theta}^2) \quad (1)$$

$$\text{avec } \dot{x}_G = \frac{3}{8} mR \sin \theta \dot{\theta}$$

$$\text{Th du mom. cinétique en C} \Rightarrow \frac{2}{5} mR^2 \ddot{\theta} = \frac{3}{8} mgR \cos \theta \Rightarrow \dot{\theta}^2 = \frac{15}{8} \frac{g}{R} \sin \theta \quad (2)$$

$$(2) \text{ dans } (1) \Rightarrow R_1 = \frac{135}{128} mgR \sin \theta \cos \theta \text{ s'annule pour } \theta = \frac{\pi}{2} \text{ d'où } v_G \left(\frac{\pi}{2} \right) = \frac{3}{16} \sqrt{\frac{15gR}{2}}$$



2eme phase du mouvement :

$$\text{Th. rés. cinétique} \Rightarrow m\ddot{x}_G = 0 \Rightarrow \dot{x}_G = \frac{3}{16} \sqrt{\frac{15gR}{2}}$$

$$\text{T+V=E}_0 \Rightarrow I_G = \frac{2}{5}MR^2 - M\left(\frac{3}{8}R\right)^2 = \frac{83}{320}MR^2$$

$$\frac{1}{2}m(\dot{x}_G^2 + \dot{y}_G^2) + \frac{1}{2} \frac{83}{320} mR^2 \dot{\varphi}^2 - mg \frac{3}{8} R \cos \varphi = \frac{1}{2} m(\dot{x}_{G0}^2 + \dot{y}_{G0}^2) + \frac{1}{2} \frac{83}{320} mR^2 \dot{\varphi}_0^2 - mg \frac{3}{8} R$$

$$\text{avec } \dot{y}_G = \frac{3}{8} R \sin \varphi \dot{\varphi}; \dot{y}_{G0} = 0; \varphi_0 = 0; \dot{\varphi}_0^2 = \frac{15g}{8R} \Rightarrow \dot{\varphi}^2 = 0 \text{ pour } \cos \varphi = \frac{45}{128}$$

Permanence pour les projets Matlab :

Une permanence est organisée mercredi 5/2/2003 à 18h à la salle de réunion du service de mécanique analytique. Toutes les questions peuvent aussi être posées par mail (emmanuelle.vin@ulb.ac.be) ou à Charles Cuvelliez le vendredi 17h45 en UA6.219

Laboratoire en mécanique rationnelle :

Chaque groupe de 5 étudiants devra faire 3 manipulations différentes en 6 semaines. La liste sera affichée dès que les groupes auront été faits.

Vous avez deux semaines pour faire vos groupes (réalisé à l'intérieur d'une même série). Si je n'ai pas reçu la liste de chaque groupe de 5 étudiants (envoyé par une personne du groupe sur mon mail emmanuelle.vin@ulb.ac.be) avant le **17/02/2003**, je grouperai les étudiants restant.

Permanence de mécanique rationnelle : Changement d'horaire

Mardi de 13h à 14h à la salle de réunion

11/02/2003

25/02/2003

11/03/2003