

# Mécanique du solide (PC\*)

---

## EXERCICE CHUTE D'UNE TARTINE

On cherche à étudier la chute d'un pavé de dimensions  $2a \times b \times c$  avec  $c \ll a, b$  et de masse  $M$  posé sur le bord d'une table de hauteur  $h$ . On note  $G$  son centre de gravité. On décompose son mouvement en deux parties.

1. Le centre de gravité étant éloigné d'une distance  $\delta$  du bord de la table, le pavé suit un mouvement de rotation autour de l'axe  $\vec{u}_z$  passant par son point de contact  $O$  avec la table jusqu'à ce que  $\theta = \frac{\pi}{2}$ . Montrez que la vitesse angulaire du pavé durant cette phase vérifie la relation

$$\omega^2 = \omega_0^2 \sin \theta$$

On donne le moment d'inertie du pavé par rapport à  $(G, \vec{u}_z)$  :  $\frac{1}{3}Ma^2$ .

2. Le pavé subit ensuite une chute libre. Déterminez le côté sur lequel tombe le pavé. En

déduire la validité de la loi de Murphy.



### Solution

1. *TMC par rapport à O* :  $L = L^* + OG \wedge M\vec{v}(P) = \frac{a^2}{3}M\dot{\theta} + M\delta\dot{\theta}$  d'où  $(\frac{a^2}{3} + \delta^2)M\ddot{\theta} = M_{poids} + M_{reaction} = Mg\delta\cos\theta$  car la réaction s'applique en  $O$

En multipliant par  $\dot{\theta}$ ,  $(\frac{a^2}{3} + \delta^2) \frac{d\dot{\theta}^2}{dt} = 2g\delta \frac{d\sin\theta}{dt} \Leftrightarrow \dot{\theta}^2 = \frac{2g\delta}{(\frac{a^2}{3} + \delta^2)} \sin\theta = \frac{g}{a} \frac{6\eta}{1+3\eta^2} \sin\theta$  donc au moment de

la chute,  $\omega = \sqrt{\frac{g}{a} \frac{6\eta}{1+3\eta^2}} = \omega_0$ .

2. *Chute libre* :

(a) *PFD* :  $Mz\ddot{G} = Mg$  donc  $x_G = y_G = 0$   $z_G = \frac{1}{2}gt^2$ . La tartine est à une distance  $a$  du sol pour  $t_c = \sqrt{\frac{2(h-a)}{g}}$ . Son côté de chute est alors déterminé (elle ne peut plus se retourner).

(b) *TMC* :  $L = L^* = \frac{a^2}{3}M\dot{\theta}$  et  $M_{poids}(G) = 0$  donc  $\theta = \omega_0 t + \frac{\pi}{2}$  et  $\theta_{sol} = \pi/2 + \sqrt{\frac{h-a}{a} \frac{12\eta}{1+3\eta^2}}$

---

## EXERCICE ROUE SUR UN PLAN INCLINÉ

On considère un disque de masse  $M$ , de rayon  $R$  et de moment d'inertie  $I = \frac{1}{2}MR^2$  posé sur un plan incliné d'un angle  $\alpha$  par rapport à l'horizontal.

1. Déterminez le mouvement du cylindre ainsi que son énergie cinétique en considérant qu'il roule sans glisser sur le plan. On notera  $\mu$  le coefficient de frottement entre le sol et la roue.
2. Déterminez le mouvement du cylindre ainsi que son énergie cinétique en considérant qu'il glisse sans rouler sur le plan.

**Solution**

- **Roulement sans glissement** :  $v_{sol}(I \in roue) = v_{sol}(I \in sol) = 0$  or  $v_{sol}(I \in roue) = v_{sol}(G \in roue) + \Omega \wedge GI = \dot{x} + R\dot{\theta}$  donc  $\dot{x} = -R\dot{\theta}$ .
  - TMC :  $\frac{d}{dt}(I\dot{\theta}) = M_{Poids} + M_{normal} + M_{tangentielle} \Leftrightarrow I\ddot{\theta} = RT$  donc  $T = -\frac{I\ddot{x}}{R^2} = -\frac{M}{2}\ddot{x}$
  - PFD :  $\begin{cases} M\ddot{x} = Mgsin\alpha + T \\ 0 = -Mgcos\alpha + N \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} M\ddot{x} = Mgsin\alpha - \frac{M}{2}\ddot{x} \\ N = Mgcos\alpha \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \ddot{x} = \frac{2}{3}gsin\alpha \\ N = Mgcos\alpha \end{cases}$  d'où  $x = \frac{t^2}{3}gsin\alpha$   
 et  $\theta = -\frac{t^2}{3R}gsin\alpha$
  - Energie cinétique :  $E_C = E_C^* + \frac{1}{2}mv_G^2 = \frac{1}{2}I\dot{\theta}^2 + \frac{1}{2}M\dot{x}^2 = \frac{3}{4}M(\frac{2}{3}gsin\alpha t)^2 = \frac{1}{3}Mg^2sin^2\alpha t^2$
  - Condition de non glissement :  $T < fN \Leftrightarrow \frac{1}{3}Mgsin\alpha < Mgcos\alpha \Leftrightarrow tan\alpha < 3f$
- **Roulement avec glissement** :
  - TMC :  $\frac{d}{dt}(I\dot{\theta}) = M_{Poids} + M_{normal} + M_{tangentielle} \Leftrightarrow I\ddot{\theta} = 0$  donc  $\theta = 0$
  - PFD :  $\begin{cases} M\ddot{x} = Mgsin\alpha \\ 0 = -Mgcos\alpha + N \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} M\ddot{x} = Mgsin\alpha \\ N = Mgcos\alpha \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} \ddot{x} = gsin\alpha \\ N = Mgcos\alpha \end{cases}$  d'où  $x = \frac{t^2}{2}gsin\alpha$  et  $\theta = 0$
  - Energie cinétique :  $E_C = E_C^* + \frac{1}{2}mv_G^2 = 0 + \frac{1}{2}M\dot{x}^2 = \frac{1}{2}M(\frac{1}{2}gsin\alpha t)^2 = \frac{1}{8}Mg^2sin^2\alpha t^2$

EXERCICE ROULEMENT À BILLES

On considère un cylindre  $C_1$  de rayon  $r_1$  en rotation à la vitesse angulaire  $\Omega_1$  autour de son axe de symétrie  $\vec{u}_z$  dans le référentiel d'étude  $R$  supposé galiléen. Un second cylindre creux  $C_2$ , de rayon  $r_2$ , coaxial au premier, tourne autour du même axe à la vitesse  $\Omega_2$ . Entre les deux se trouve une bille  $B$  de diamètre  $d = r_2 - r_1$ . On note  $J_1 \in C_1$  et  $I_1 \in B$  les points de contacts entre la bille et le cylindre 1 ; on note  $J_2 \in C_2$  et  $I_2 \in B$  les points de contact entre la bille et le cylindre 2.

1. On suppose que la bille roule sans glisser entre les deux cylindres. En déduire les relations entre  $\vec{v}_R(J_1)$ ,  $\vec{v}_R(J_2)$ ,  $\vec{v}_R(I_1)$  et  $\vec{v}_R(I_2)$ .
2. En déduire l'expression de la vitesse  $\vec{v}_R(I_1)$  du point  $I_1$  et la vitesse  $\vec{v}_R(I_2)$  du point  $I_2$  dans le référentiel  $R$ .
3. En déduire l'expression du vecteur de rotation instantané  $\vec{\Omega}_B$  de la bille  $B$  dans le référentiel  $R$ .
4. En déduire la position du centre de rotation instantané  $\Gamma$ , tel que la vitesse de tout point  $M$  de la bille soit donnée par  $\vec{v}_R(M \in B) = \vec{\Omega}_B \wedge \overline{\Gamma M}$ .
5. Déterminez la vitesse du point  $C$  au centre de la bille.

**Solution**

1. Dans le ref du labo,  $\vec{v}_R(I \in B) = \vec{v}_R(I \in C_1) = R_1\Omega_1\vec{u}_\theta$  et  $\vec{v}_R(J \in B) = \vec{v}_R(J \in C_2) = R_2\Omega_2\vec{u}_\theta$
2. On considère que le mouvement de la bille peut s'écrire comme  $\vec{v}_R(M \in B) = \vec{\Omega} \wedge \overline{\Gamma M}$  où  $\Gamma$  est le projeté de  $\Delta$  sur le plan du mouvement.
3. On a alors  $\vec{v}_R(J \in B) = \vec{v}_R(I \in B) + \vec{\Omega} \wedge \overline{IJ}$  donc  $R_2\Omega_2\vec{u}_\theta = R_1\Omega_1\vec{u}_\theta + (R_2 - R_1)\Omega\vec{u}_\theta$  donc  $\Omega = \frac{R_2\Omega_2 - R_1\Omega_1}{R_2 - R_1}$ .

Vitesse du centre  $C$  :  $\vec{v}_R(C \in B) = \vec{v}_R(I_1 \in B) + \vec{\Omega}_B \wedge \overline{I_1 C} = \left( R_1\Omega_1 + \frac{R_2\Omega_2 - R_1\Omega_1}{R_2 - R_1} \frac{R_2 - R_1}{2} \right) \vec{u}_\theta = \frac{R_1\Omega_1 + R_2\Omega_2}{2} \vec{u}_\theta$ .

$\vec{v}_R(I \in B) = \vec{\Omega} \wedge \overline{\Gamma I}$  donc  $R_1\Omega_1 = \Omega(R_1 - r)$  donc  $r = R_1 \left( 1 - \frac{\Omega_1}{\Omega} \right) = R_1 \left( 1 - \frac{\Omega_1 R_2 - \Omega_1 R_1}{R_2\Omega_2 - R_1\Omega_1} \right) = R_1 R_2 \frac{\Omega_2 - \Omega_1}{R_2\Omega_2 - R_1\Omega_1}$

4. Cas particuliers :
  - $\Omega_1 = 0 \rightarrow \Omega = \Omega_2$  et  $r = R_1$  : rotation sur le tour du cylindre 1
  - $\Omega_2 = 0 \rightarrow \Omega = -\Omega_1$  et  $r = R_2$  : rotation sur le tour du cylindre 2

- $\Omega_1 = \Omega_2 \rightarrow \Omega = \Omega_1 = \Omega_2$  et  $r = 0$  : rotation autour du centre du dispositif.
- $R_1\Omega_1 = R_2\Omega_2 \rightarrow \Omega = 0$  et  $r = \infty$  : mouvement de translation

### EXERCICE PENDULE PESANT

On considère un disque de rayon  $a$  attaché en son centre  $C$  à une barre de longueur  $l$ , de centre de gravité  $G$ . La barre est attachée au plafond en  $A$  par une liaison parfaite. On lâche la barre sans vitesse initiale depuis un angle  $\theta_0$ .

1. On suppose que la barre et le disque ne peuvent pas tourner l'un par rapport à l'autre. Déterminez la période des oscillations.
2. On suppose que le disque est à présent libre de tourner par rapport à la barre et on considère la liaison entre les deux comme parfaite. On donne au disque une vitesse angulaire initiale  $\dot{\varphi}_0$ . Déterminez la période des oscillations.

*Données*

$$\begin{aligned} \text{Moment du disque pour } (C, \vec{u}_z) &: \frac{1}{2}Ma^2 \text{ pour } (A, \vec{u}_z): \frac{1}{2}Ma^2 + Ml^2 \\ \text{Moment de la tige pour } (G, \vec{u}_z) &: \frac{1}{12}ml^2 \text{ pour } (A, \vec{u}_z): \frac{1}{3}ml^2 \end{aligned}$$

### Solution

On considère un pendule oscillant autour d'un axe  $\Delta$ . On note  $a = d(G, \Delta)$  et  $J_\Delta$  le moment d'inertie du pendule.

*Difficulté* : on ne sait rien de la force  $\vec{R}$  exercée par l'axe sur le pendule. Liaison idéal  $\Leftrightarrow \Gamma_{liaison} = 0$

$$\text{TMC} : \frac{d}{dt}L = \frac{d}{dt}(J_\Delta \dot{\theta}) = M = -mg \sin \theta \text{ car } \vec{R} \text{ coupe } \Delta \text{ donc } \ddot{\theta} + \frac{mga}{J_\Delta} \sin \theta = 0$$

- Le disque ne peut pas tourner

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt}L_{A, \vec{u}_z}^{sys} &= \frac{d}{dt} \left( \left( \frac{1}{2}Ma^2 + Ml^2 + \frac{1}{3}ml^2 \right) \dot{\theta} \right) = M_{poids} = -Mgl \sin \theta - mg \frac{l}{2} \sin \theta \text{ donc } \omega_1^2 = gl \frac{M + \frac{m}{2}}{\frac{1}{2}Ma^2 + Ml^2 + \frac{1}{3}ml^2} \\ \text{et } T = \frac{2\pi}{\omega_1} &= 2\pi \sqrt{\frac{\frac{1}{2}Ma^2 + Ml^2 + \frac{1}{3}ml^2}{(M + \frac{m}{2})gl}} \end{aligned}$$

- Le disque peut tourner (liaison parfaite)

Pour le disque

$$\frac{d}{dt}L_{C, \vec{u}_z}^{disque} = M_{poids} + \Gamma_{liaison} = 0 \text{ donc } \dot{\varphi} = \dot{\varphi}_0$$

Pour l'ensemble

$$L_{A, \vec{u}_z}^{sys} = L_{A, \vec{u}_z}^{tige} + L_{A, \vec{u}_z}^{disque} \text{ et avec Koenig, } L_{A, \vec{u}_z}^{disque} = L_{A, \vec{u}_z}^{disque*} + \left( \overrightarrow{AC} \wedge Ml\dot{\theta}\vec{u}_\theta \right) \cdot \vec{u}_z = \frac{1}{2}Ma^2\dot{\varphi}_0 + Ml^2\dot{\theta}$$

$$\text{donc } L_{A, \vec{u}_z}^{sys} = \frac{1}{2}Ma^2\dot{\varphi}_0 + Ml^2\dot{\theta} + \frac{1}{3}ml^2\dot{\theta} \text{ et par le TMC}$$

$$\frac{d}{dt}L_{A, \vec{u}_z}^{sys} = (Ml^2 + \frac{1}{3}ml^2)\ddot{\theta} = M_{poids} = -Mgl \sin \theta - mg \frac{l}{2} \sin \theta \text{ donc } \omega_2^2 = gl \frac{M + \frac{m}{2}}{Ml^2 + \frac{1}{3}ml^2} \text{ et}$$

$$T = \frac{2\pi}{\omega_2} = 2\pi \sqrt{\frac{M + \frac{1}{3}m}{M + \frac{m}{2}} \frac{l}{g}}$$

### Cours

- Dans un solide indéformable,  $\vec{v}(B \in S) = \vec{v}(A \in S) + \vec{\Omega} \wedge \overrightarrow{AB}$ .
- Condition de non glissement :  $\vec{v}_R(I \in S) = \vec{v}_R(I \in S')$
- Théorèmes de Konig :  $\vec{L}_A = \vec{L}^* + \overrightarrow{AG} \wedge M\vec{v}_G$  &  $E_c = E_c^* + \frac{1}{2}Mv_G^2$ .