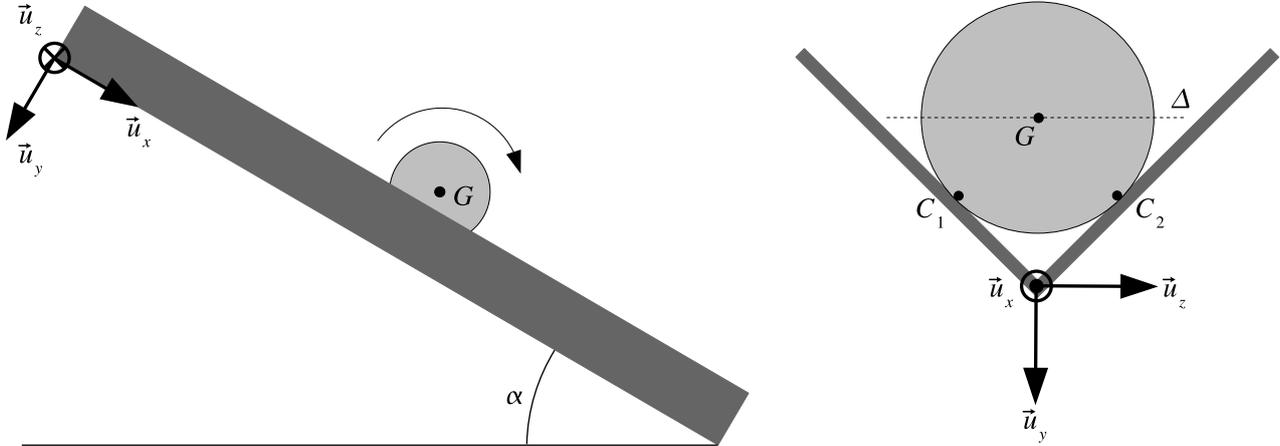


TP « Bille »

1. Notations



- G : centre d'inertie de la bille.
- m : masse de la bille.
- r : rayon de la bille.
- $I = 2 m r^2/5$: moment d'inertie de la bille par rapport à un axe passant par G .
- \mathcal{D} : droite d'intersection des plans de la cornière.
- α : angle de \mathcal{D} par rapport à l'horizontale.
- \vec{u}_x : vecteur unitaire parallèle à \mathcal{D} , dirigé vers le bas.
- \vec{u}_y : vecteur unitaire perpendiculaire à \mathcal{D} , dirigé vers le bas et dans un plan vertical.
- $\vec{u}_z = \vec{u}_x \wedge \vec{u}_y$.
- $\mathcal{R} = (O, \vec{u}_x, \vec{u}_y, \vec{u}_z)$: référentiel terrestre, quasi-galiléen.
- \mathcal{R}' : référentiel lié à la bille.
- $\vec{\Omega} = \Omega \vec{u}_z$, avec $\Omega > 0$: vitesse angulaire de rotation de \mathcal{R}' par rapport à \mathcal{R} (direction fixe).
- $\mathcal{R}^* = (G, \vec{u}_x, \vec{u}_y, \vec{u}_z)$: référentiel barycentrique de la bille.
- Δ : axe (G, \vec{u}_z) .
- C_1 : point de la bille en contact avec le plan du côté de $-\vec{u}_z$ à un instant t .
- C_2 : point de la bille en contact avec le plan du côté de $+\vec{u}_z$ à un instant t .

2. Étude dynamique

2.1. Bilan des forces

La bille est soumise à son poids, $\vec{P} = m g \cdot (\sin \alpha \vec{u}_x + \cos \alpha \vec{u}_y)$, appliqué en G , et aux réactions exercées par la cornière au voisinage de C_1 et C_2 (« au voisinage » car le contact n'est pas rigoureusement ponctuel). Notons \vec{R}_1 et \vec{R}_2 les résultantes de ces réactions. On a

$$\vec{R}_1 = \frac{R_{\perp}}{\sqrt{2}} \cdot (\vec{u}_z - \vec{u}_y) - R_{\parallel} \vec{u}_x$$

et

$$\vec{R}_2 = \frac{R_{\perp}}{\sqrt{2}} \cdot (-\vec{u}_z - \vec{u}_y) - R_{\parallel} \vec{u}_x,$$

où R_{\perp} et R_{\parallel} sont les normes des réactions normale et tangentielle en C_1 et C_2 .

2.2. Lois du mouvement

La bille étant un solide indéformable, son mouvement est entièrement déterminé par le théorème du centre d'inertie,

$$m \vec{a} = \vec{P} + \vec{R}_1 + \vec{R}_2,$$

et par le théorème du moment cinétique,

$$d(L_{\Delta/\mathcal{R}^*})/dt = \mathcal{M}_{\Delta}(\vec{P}) + \mathcal{M}_{\Delta}(\vec{R}_1) + \mathcal{M}_{\Delta}(\vec{R}_2),$$

où $L_{\Delta/\mathcal{R}^*} = I \Omega$ (la version scalaire, projetée sur \vec{u}_z , suffit ici, car la direction de l'axe de rotation est fixe).

2.3. Théorème du centre d'inertie

D'après le théorème du centre d'inertie, en notant x et y les coordonnées de G , on a

$$m \ddot{x} = m g \sin \alpha - 2 R_{//} \quad (1)$$

et

$$m \ddot{y} = m g \cos \alpha - 2 R_{\perp} / \sqrt{2}.$$

$\dot{y} = 0$, d'où

$$R_{\perp} = m g \cos \alpha / \sqrt{2}. \quad (2)$$

2.4. Théorème du moment cinétique

On a $\mathcal{M}_{\Delta}(\vec{P}) = (\overrightarrow{GG} \wedge \vec{P}) \cdot \vec{u}_z = 0$,

$$\mathcal{M}_{\Delta}(\vec{R}_1) = \vec{M}_G(\vec{R}_1) \cdot \vec{u}_z = (\overrightarrow{GC_1} \wedge \vec{R}_1 + \vec{M}_{C_1}[\vec{R}_1]) \cdot \vec{u}_z$$

et de même pour $\mathcal{M}_{\Delta}(\vec{R}_2)$.

$$(\overrightarrow{GC_1} \wedge \vec{R}_1) \cdot \vec{u}_z = \left(\frac{r}{\sqrt{2}} \cdot [\vec{u}_y - \vec{u}_z] \wedge \left[\frac{R_{\perp}}{\sqrt{2}} \cdot (\vec{u}_z - \vec{u}_y) - R_{//} \vec{u}_x \right] \right) \cdot \vec{u}_z = R_{//} r / \sqrt{2}.$$

$\vec{M}_{C_1}(\vec{R}_1)$ n'est pas nul car le contact n'est pas ponctuel. Pour calculer ce moment, décomposons $\vec{\Omega}$ en une composante perpendiculaire au plan de contact en C_1 (pivotement) et un composante parallèle (roulement) :

$$\vec{\Omega} = \Omega_{\perp} \vec{u}_{\perp} + \Omega_{//} \vec{u}_{//},$$

avec $\Omega_{\perp} > 0$ et $\Omega_{//} > 0$. $\vec{\Omega} = \Omega \vec{u}_z$, d'où $\vec{u}_{\perp} = (\vec{u}_z - \vec{u}_y) / \sqrt{2}$ et $\vec{u}_{//} = (\vec{u}_z + \vec{u}_y) / \sqrt{2}$.

D'après les lois du frottement de Coulomb, on a $\vec{M}_{C_1}(\vec{R}_1) = \vec{M}_{\perp} + \vec{M}_{//}$, où

$$\vec{M}_{\perp} = -h R_{\perp} \vec{u}_{\perp} \quad \text{et} \quad \vec{M}_{//} = -k R_{\perp} \vec{u}_{//},$$

sont les moments de résistance au pivotement et au roulement, et h et k sont des constantes ayant la dimension d'une longueur.^{†1}

On obtient finalement que

$$\vec{M}_{C_1}(\vec{R}_1) \cdot \vec{u}_z = -(h + k) R_{\perp} / \sqrt{2}.$$

De même pour $\vec{M}_{C_2}(\vec{R}_2) \cdot \vec{u}_z$.

On déduit donc du théorème du moment cinétique que

$$I \dot{\Omega} = \sqrt{2} R_{//} r - \sqrt{2} (h + k) R_{\perp}. \quad (3)$$

2.5. Roulement sans glissement

Le roulement étant sans glissement, la vitesse $\vec{v}_{C_1/\mathcal{R}}$ du point de contact C_1 à l'instant t est nulle. Or

$$\vec{v}_{C_1/\mathcal{R}} = \vec{v}_{G/\mathcal{R}} + \vec{\Omega} \wedge \overrightarrow{GC_1} = \dot{x} \vec{u}_x + \Omega \vec{u}_z \wedge \frac{r}{\sqrt{2}} \cdot (\vec{u}_y - \vec{u}_z) = (\dot{x} - \Omega r / \sqrt{2}) \vec{u}_x,$$

donc

$$\Omega = \sqrt{2} \dot{x} / r. \quad (4)$$

Cette relation n'est valable que si $R_{//} \leq f_0 R_{\perp}$ (f_0 est le coefficient de frottement statique), c'est-à-dire si α n'est pas trop grand. Sinon, le roulement se fait avec glissement.

1. Si $\Omega_{\perp} = 0$, on a $\|\vec{M}_{\perp}\| \leq h_0 R_{\perp}$ avec $h \leq h_0$ et \vec{M}_{\perp} opposé au pivotement latent, c.-à-d. le pivotement qui se produirait si \vec{M}_{\perp} était nul. Idem pour le roulement.

2.6. Accélération

Des équations (1) à (4), on déduit que

$$\ddot{x} = g \sin \alpha \frac{1 - \sqrt{2} (h+k)/(r \tan \alpha)}{1 + 2 I/(m r^2)}.$$

3. Étude énergétique

3.1. Travail des forces non conservatives

La bille étant un solide indéformable, le travail de \vec{R}_1 pendant une durée t vaut

$$W(\vec{R}_1) = \int_{t'=0}^t (\vec{v}_{O'} \cdot \vec{R}_1 + \vec{\Omega} \cdot \vec{M}_{O'}[\vec{R}_1]) dt',$$

où O' est un point quelconque du solide, par exemple G ou C_1 . En prenant $O' = C_1$, on obtient que

$$W(\vec{R}_1) = \int_{t'=0}^t -\Omega \cdot (h+k) R_{\perp} / \sqrt{2} dt',$$

puisque $\vec{v}_{C_1} = \vec{0}$ et que

$$\vec{\Omega} \cdot \vec{M}_{C_1}(\vec{R}_1) = -\Omega \cdot (h+k) R_{\perp} / \sqrt{2}.$$

En exprimant Ω et R_{\perp} à l'aide des relations (2) et (4), on obtient que

$$W(\vec{R}_1) = \int_{t'=0}^t -(\sqrt{2} \dot{x}/r) \cdot (h+k) \cdot (m g \cos \alpha / \sqrt{2}) / \sqrt{2} dt' = -m g \cos \alpha \cdot (h+k) x/(r \sqrt{2}),$$

où l'on a pris $x(0) = 0$. De même pour $W(\vec{R}_2)$.

Le travail des forces extérieures non conservatives exercées sur la bille vaut donc

$$W_{nc} = W(\vec{R}_1) + W(\vec{R}_2) = -\sqrt{2} m g \cos \alpha \cdot (h+k) x/r.$$

Quant aux forces intérieures, elles ne travaillent pas pour un solide indéformable.

3.2. Énergie cinétique

D'après le 2^e théorème de Koenig,

$$E_{c/\mathcal{R}} = \underbrace{E_{c/\mathcal{R}^*}}_{E_{c,rot}} + \underbrace{\frac{1}{2} m v_{G/\mathcal{R}}^2}_{E_{c,trans}}.$$

Pour la bille en rotation,

$$E_{c,rot} = \frac{1}{2} I \Omega^2 = \frac{1}{2} I \cdot (\sqrt{2} \dot{x}/r)^2 = \frac{1}{2} a m \dot{x}^2 = a E_{c,trans}$$

avec $a = 4/5$.

3.3. Théorème de l'énergie mécanique

L'énergie potentielle (de pesanteur uniquement) vaut

$$E_p = -m g x \sin \alpha.$$

En appliquant le théorème de l'énergie mécanique, on obtient

$$E_m(t) - E_m(0) = \frac{1}{2} (1+a) \dot{x}^2 - m g x \sin \alpha = W_{nc} = -\sqrt{2} m g \cos \alpha \cdot (h+k) x/r.$$

On retrouve bien l'expression de \ddot{x} en dérivant par rapport au temps et en simplifiant par \dot{x} .