

# Chapitre IX

## ÉLÉMENTS DE DYNAMIQUE DU SOLIDE INDÉFORMABLE

### IX.A. Cinématique du solide

Un *solide indéformable* est un corps dont les distances entre les points matériels qui le constituent sont indépendantes du temps.

Considérons un solide  $S$  et un référentiel  $\mathcal{R}'$  fixe par rapport au solide. Notons  $O'$  l'origine de  $\mathcal{R}'$  et  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$  la vitesse instantanée de rotation de  $S$  par rapport à un référentiel  $\mathcal{R}$ . Pour tout point  $M$  de  $S$  (ou fixe par rapport à  $S$ ), on a

$$\vec{v}_{M/\mathcal{R}} = \underbrace{\vec{v}_{M/\mathcal{R}'}}_{\vec{0}} + \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \times \overrightarrow{O'M},$$

soit

$$\vec{v}_{M/\mathcal{R}} = \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \times \overrightarrow{O'M}.$$

Le mouvement de tout point du solide est donc la combinaison du mouvement de translation de l'ensemble du solide ( $\vec{v}_{O'/\mathcal{R}}$ ) et de son mouvement de rotation ( $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ ). Six paramètres, ou *degrés de liberté*, (trois pour  $\vec{v}_{O'/\mathcal{R}}$  et trois pour  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ ) sont nécessaires pour décrire le mouvement du solide, donc deux équations vectorielles suffisent : le théorème du centre d'inertie et le théorème du moment cinétique.

On aura souvent intérêt à utiliser le théorème du centre d'inertie dans un référentiel galiléen, puis le théorème du moment cinétique dans le référentiel barycentrique du solide. Remarquons que

$$\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} = \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}^*} + \underbrace{\vec{\Omega}_{\mathcal{R}^*/\mathcal{R}}}_{\vec{0}} = \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}^*}$$

si  $\mathcal{R}$  est galiléen.

### Axe instantané de rotation

À un instant  $t$ , on appelle *axe instantané de rotation*  $\Delta(t)$  de  $S$  dans  $\mathcal{R}$  le lieu géométrique des points fixes par rapport à  $S$  dont la vitesse par rapport à  $\mathcal{R}$  est parallèle à  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}(t)$ .

Soit  $A$  un point de  $\Delta$ . On a  $\vec{v}_{A/\mathcal{R}} = \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \times \overrightarrow{O'A}$ , d'où, pour tout point  $M$  fixe par rapport à  $S$ ,

$$\vec{v}_{M/\mathcal{R}} = \underbrace{\vec{v}_{A/\mathcal{R}}}_{\parallel \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}} + \underbrace{\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \times \overrightarrow{AM}}_{\perp \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}}.$$

Le mouvement des points du solide se compose donc d'une translation selon  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ , à la même vitesse  $\vec{v}_{A/\mathcal{R}}$  pour tous, et d'une rotation autour de  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ .

Si  $M$  fait partie de  $\Delta$ , on doit avoir  $\vec{v}_{M/\mathcal{R}} \parallel \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ , soit  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \times \overrightarrow{AM} = \vec{0}$ , c.-à-d.  $\overrightarrow{AM} \parallel \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$  : l'axe instantané est donc une droite dirigée selon  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ , dont tous les points se déplacent à la vitesse  $\vec{v}_{A/\mathcal{R}}$ .

## IX.B. Moment d'inertie, moment cinétique, énergie cinétique

Soient  $A(t)$  un point de l'axe instantané de rotation  $\Delta(t)$  et  $\vec{u}_z(t)$  un vecteur unitaire dirigé selon  $\Delta(t)$ . Choisissons deux vecteurs  $\vec{u}_x(t)$  et  $\vec{u}_y(t)$  de telle sorte que  $(A, \vec{u}_x, \vec{u}_y, \vec{u}_z)$  soit un repère orthonormé direct. Posons  $\vec{v}_{A/\mathcal{R}} = v_{A/\mathcal{R}} \vec{u}_z$  et calculons le moment cinétique du solide par rapport à  $\Delta$  à l'aide des coordonnées cylindriques.

$$\begin{aligned} L_{\Delta/\mathcal{R}} &= \vec{L}_{A/\mathcal{R}} \cdot \vec{u}_z = \sum_j (m_j \overrightarrow{AM_j} \times \vec{v}_{j/\mathcal{R}}) \cdot \vec{u}_z \\ &= \sum_j \left( m_j \cdot [\rho_j \vec{u}_{\rho_j} + z_j \vec{u}_z] \times [v_{A/\mathcal{R}} \vec{u}_z + \underbrace{\Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \vec{u}_z \times (\rho_j \vec{u}_{\rho_j} + z_j \vec{u}_z)}_{\rho_j \vec{u}_{\phi_j}}] \right) \cdot \vec{u}_z \\ &= \sum_j m_j \cdot (-\rho_j v_{A/\mathcal{R}} \vec{u}_{\phi_j} + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \rho_j^2 \vec{u}_z - z_j \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \rho_j \vec{u}_{\rho_j}) \cdot \vec{u}_z = \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \sum_j m_j \rho_j^2. \end{aligned}$$

La quantité

$$I_{\Delta} = \sum_j m_j \rho_j^2$$

porte le nom de *moment d'inertie par rapport à  $\Delta$* . On a

$$L_{\Delta/\mathcal{R}} = I_{\Delta} \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}.$$

Ceci ne présente d'intérêt que si  $\Delta$  est fixe par rapport au solide (sinon  $I_{\Delta}$  doit être recalculé à chaque instant) et si la direction de  $\Delta$  est fixe dans  $\mathcal{R}$ .



Calculons de même l'énergie cinétique d'un solide.

$$\begin{aligned} E_{c/\mathcal{R}} &= \sum_j \frac{1}{2} m_j \vec{v}_{j/\mathcal{R}}^2 = \sum_j \frac{1}{2} m_j \cdot (v_{A/\mathcal{R}} \vec{u}_z + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \vec{u}_z \times \overrightarrow{AM_j})^2 \\ &= \sum_j \frac{1}{2} m_j \cdot (v_{A/\mathcal{R}} \vec{u}_z + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \rho_j \vec{u}_{\phi_j})^2 = \sum_j \frac{1}{2} m_j \cdot (v_{A/\mathcal{R}}^2 + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}^2 \rho_j^2), \end{aligned}$$

d'où

$$E_{c/\mathcal{R}} = \frac{1}{2} m v_{A/\mathcal{R}}^2 + \frac{1}{2} I_{\Delta} \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}^2.$$

### Cas particulier du référentiel barycentrique

Le centre d'inertie  $G$  d'un solide est fixe par rapport à  $\mathcal{R}'$ . Comme  $\vec{v}_{G/\mathcal{R}'} = \vec{0}$  est parallèle à  $\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$ ,  $G$  est un point de l'axe instantané de rotation dans le référentiel barycentrique,  $\Delta^*$ , d'où

$$E_{c/\mathcal{R}'} = \frac{1}{2} I_{\Delta^*} \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}^2$$

et, d'après le second théorème de Koenig,

$$E_{c/\mathcal{R}} = \frac{1}{2} m v_{G/\mathcal{R}}^2 + \frac{1}{2} I_{\Delta^*} \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}^2.$$

## IX.c. Théorème de l'énergie cinétique

Calculons la puissance des forces exercées sur le solide. On a

$$\mathcal{P}(\vec{F}_{\rightarrow j}) = \vec{F}_{\rightarrow j} \cdot \vec{v}_{j/\mathcal{R}} = \vec{F}_{\rightarrow j} \cdot (\vec{v}_{O'/\mathcal{R}} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \times \overrightarrow{O'M_j}) = \vec{F}_{\rightarrow j} \cdot \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \cdot (\overrightarrow{O'M_j} \times \vec{F}_{\rightarrow j}),$$

soit

$$\mathcal{P}(\vec{F}_{\rightarrow j}) = \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} \cdot \vec{F}_{\rightarrow j} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \cdot \vec{M}_{O'}(\vec{F}_{\rightarrow j}).$$

En sommant sur toutes les forces et en distinguant forces intérieures et forces extérieures, on obtient

$$\begin{aligned} \sum_j \mathcal{P}(\vec{F}_{\rightarrow j}) &= \left( \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} \cdot \sum_j \vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \cdot \sum_j \vec{M}_{O'}[\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}] \right) \\ &\quad + \left( \underbrace{\vec{v}_{O'/\mathcal{R}} \cdot \sum_j \vec{F}_{\text{int} \rightarrow j}}_{\vec{0}} + \underbrace{\vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \cdot \sum_j \vec{M}_{O'}[\vec{F}_{\text{int} \rightarrow j}]}_{\vec{0}} \right) \\ &= \vec{v}_{O'/\mathcal{R}} \cdot \sum_j \vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \cdot \sum_j \vec{M}_{O'}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}). \end{aligned}$$

On constate que, pour un solide indéformable, les forces intérieures ne travaillent pas, donc

$$dE_c = \sum_j \delta W(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}),$$

que le référentiel soit galiléen ou qu'il s'agisse du référentiel barycentrique.



Dans le référentiel barycentrique,

$$\mathcal{P}_{/\mathcal{R}^*}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}) = \underbrace{\vec{v}_{G/\mathcal{R}^*}}_{\vec{0}} \cdot \vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j} + \vec{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}^*} \cdot \vec{M}_G(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}) = \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}^*} \mathcal{M}_{\Delta^*}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}).$$

En posant  $\Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}^*} = d\phi/dt$  et en multipliant par  $dt$ , on en déduit que

$$\delta W^*(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}) = \mathcal{M}_{\Delta^*}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}) d\phi,$$

où  $d\phi$  est l'angle dont a tourné le solide autour de son axe instantané de rotation dans  $\mathcal{R}^*$  pendant  $dt$ .

## IX.D. Calcul du moment d'inertie

### IX.D.1. Théorème de Huygens

Soient  $\Delta^*$  un axe quelconque passant par  $G$ , et  $\Delta$  un axe parallèle à  $\Delta^*$  et situé à une distance  $d$  de  $\Delta^*$ .

Introduisons les repères orthonormés directs suivants :  $(G, \vec{u}_x, \vec{u}_y, \vec{u}_z)$ , où  $\vec{u}_z$  est parallèle à  $\Delta^*$  et  $\vec{u}_x$  est dirigé de  $\Delta^*$  vers  $\Delta$ ; et  $(O', \vec{u}_{x'}, \vec{u}_{y'}, \vec{u}_{z'})$ , où  $\vec{GO}' = d \vec{u}_x$ ,  $\vec{u}_{x'} = \vec{u}_x$ ,  $\vec{u}_{y'} = \vec{u}_y$  et  $\vec{u}_{z'} = \vec{u}_z$ .

$$\begin{aligned} I_\Delta &= \sum_j m_j \rho_j'^2 = \sum_j m_j \cdot (x_j'^2 + y_j'^2) = \sum_j m_j \cdot ([x_j + d]^2 + y_j'^2) \\ &= \sum_j m_j \cdot (x_j^2 + y_j^2) + d^2 \sum_j m_j + 2d \underbrace{\sum_j m_j x_j}_0 \end{aligned}$$

d'où

$$I_\Delta = I_{\Delta^*} + m d^2.$$

### IX.D.2. Moment d'inertie d'un cylindre

Calculons le moment d'inertie d'un cylindre homogène de masse  $m$ , de rayon  $R$  et de hauteur  $h$  par rapport à son axe de révolution,  $\Delta$ . Notons  $\mu$  sa masse volumique. L'élément de volume vaut

$$d^3V = \rho d\rho d\phi dz.$$

On a

$$m = \int_{\rho=0}^R \int_{\phi=0}^{2\pi} \int_{z=0}^h \mu d^3V = \int_{\rho=0}^R \int_{\phi=0}^{2\pi} \int_{z=0}^h \mu \rho d\rho d\phi dz = \pi \mu R^2 h$$

et

$$I_{\Delta} = \int_{\rho=0}^R \int_{\phi=0}^{2\pi} \int_{z=0}^h \mu \rho^2 d\mathcal{V} = \int_{\rho=0}^R \int_{\phi=0}^{2\pi} \int_{z=0}^h \mu \rho^3 d\rho d\phi dz = \frac{\pi \mu R^4 h}{2},$$

d'où

$$I_{\Delta} = \frac{1}{2} m R^2.$$

### IX.D.3. Moment d'inertie d'une sphère

Calculons le moment d'inertie d'une sphère homogène de masse  $m$  et de rayon  $R$  par rapport à un de ses axes de révolution,  $\Delta$ . Notons  $\mu$  sa masse volumique. L'élément de volume a pour expression

$$d\mathcal{V} = r^2 \sin \theta dr d\theta d\phi$$

et la distance à l'axe vaut

$$\rho = r \sin \theta.$$

On a

$$m = \int_{r=0}^R \int_{\theta=0}^{\pi} \int_{\phi=0}^{2\pi} \mu d\mathcal{V} = \int_{r=0}^R \int_{\theta=0}^{\pi} \int_{\phi=0}^{2\pi} \mu r^2 \sin \theta dr d\theta d\phi = \frac{4\pi \mu R^3}{3}$$

et

$$\begin{aligned} I_{\Delta} &= \int_{r=0}^R \int_{\theta=0}^{\pi} \int_{\phi=0}^{2\pi} \mu \rho^2 d\mathcal{V} = \int_{r=0}^R \int_{\theta=0}^{\pi} \int_{\phi=0}^{2\pi} \mu r^4 \sin^3 \theta dr d\theta d\phi \\ &= \frac{2\pi \mu R^5}{5} \int_{\theta=0}^{\pi} \sin^3 \theta d\theta. \end{aligned}$$

Or,

$$\int_{\theta=0}^{\pi} \sin^3 \theta d\theta = \int_{\theta=0}^{\pi} -(1 - \cos^2 \theta) d(\cos \theta) = \left[ -\cos \theta + \frac{\cos^3 \theta}{3} \right]_{\theta=0}^{\pi} = \frac{4}{3},$$

d'où

$$I_{\Delta} = \frac{2}{5} m R^2.$$

## IX.E. Solide en rotation autour d'un axe fixe

### IX.E.1. Axe fixe dans un référentiel galiléen

Intéressons-nous au cas où l'axe instantané de rotation est fixe dans un référentiel galiléen  $\mathcal{R}$ .

On a alors

$$L_{\Delta/\mathcal{R}} = I_{\Delta} \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$$

et

$$\frac{dL_{\Delta/\mathcal{R}}}{dt} = \sum_j \mathcal{M}_{\Delta}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}).$$

Si l'axe instantané de rotation est fixe dans  $\mathcal{R}$ , il l'est également dans  $\mathcal{R}'$ . Le moment d'inertie par rapport à cet axe est donc constant. On en déduit que

$$I_{\Delta} \frac{d\Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}}{dt} = \sum_j \mathcal{M}_{\Delta}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}).$$

### Application au pendule pesant

Considérons un pendule pesant pouvant tourner autour d'un axe horizontal,  $\Delta$ , fixe dans  $\mathcal{R}$ . On repère la position du pendule par l'angle  $\phi$  entre la verticale et une droite perpendiculaire à  $\Delta$  passant par le centre d'inertie  $G$  du pendule. Notons  $m$  sa masse et  $I_\Delta$  son moment d'inertie par rapport à  $\Delta$ .

Les forces exercées sur le pendule sont la réaction  $\vec{R}$  de l'axe et le poids  $\vec{P}$ . On a  $\mathcal{M}_\Delta(\vec{R}) = 0$  et

$$\mathcal{M}_\Delta(\vec{P}) = -m g \ell \sin \phi,$$

où  $\ell$  est la distance de  $G$  à  $\Delta$ .

$$\frac{d\Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}}{dt} = \dot{\phi},$$

d'où

$$I_\Delta \ddot{\phi} = -m g \ell \sin \phi.$$

Dans le cas où toute la masse est concentrée en  $G$ ,  $I_\Delta = m \ell^2$ , d'après le théorème de Huygens, et on retrouve l'équation du pendule simple :

$$\ell \ddot{\phi} + g \sin \phi = 0.$$

### IX.E.2. Axe fixe dans le référentiel barycentrique

Si l'axe instantané de rotation n'est pas fixe dans  $\mathcal{R}$ , mais que sa direction l'est, on a intérêt à se placer dans  $\mathcal{R}^*$ . L'axe instantané de rotation est alors fixe dans  $\mathcal{R}^*$ .

On a

$$L_{\Delta^*/\mathcal{R}^*} = I_{\Delta^*} \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}$$

et

$$\frac{dL_{\Delta^*/\mathcal{R}^*}}{dt} = \sum_j \mathcal{M}_{\Delta^*}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}),$$

d'où

$$I_{\Delta^*} \frac{d\Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}}}{dt} = \sum_j \mathcal{M}_{\Delta^*}(\vec{F}_{\text{ext} \rightarrow j}).$$

### Application : roulement sans glissement

Étudions le mouvement d'une boule homogène roulant sans glissement sur un plan incliné d'un angle  $\alpha$  par rapport à l'horizontale. Notons  $r$  son rayon,  $m$  sa masse,  $I_{\Delta^*}$  son moment d'inertie par rapport à l'axe de rotation instantané  $\Delta^* = (G, \vec{u}_z)$  dans  $\mathcal{R}^*$ , et  $C$  le point de la boule en contact avec le plan à un instant  $t$  (cf. figure ci-dessous pour les autres notations).

Le roulement étant sans glissement, la vitesse  $\vec{v}_{C/\mathcal{R}}$  de  $C$  par rapport au plan (fixe dans le référentiel terrestre  $\mathcal{R}$ , supposé galiléen) est nulle :

$$\vec{v}_{C/\mathcal{R}} = \vec{v}_{G/\mathcal{R}} + \vec{\Omega} \times \overrightarrow{GC} = \dot{x}_G \vec{u}_x + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} \vec{u}_z \times (-r \vec{u}_y) = (\dot{x}_G + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} r) \vec{u}_x = \vec{0},$$

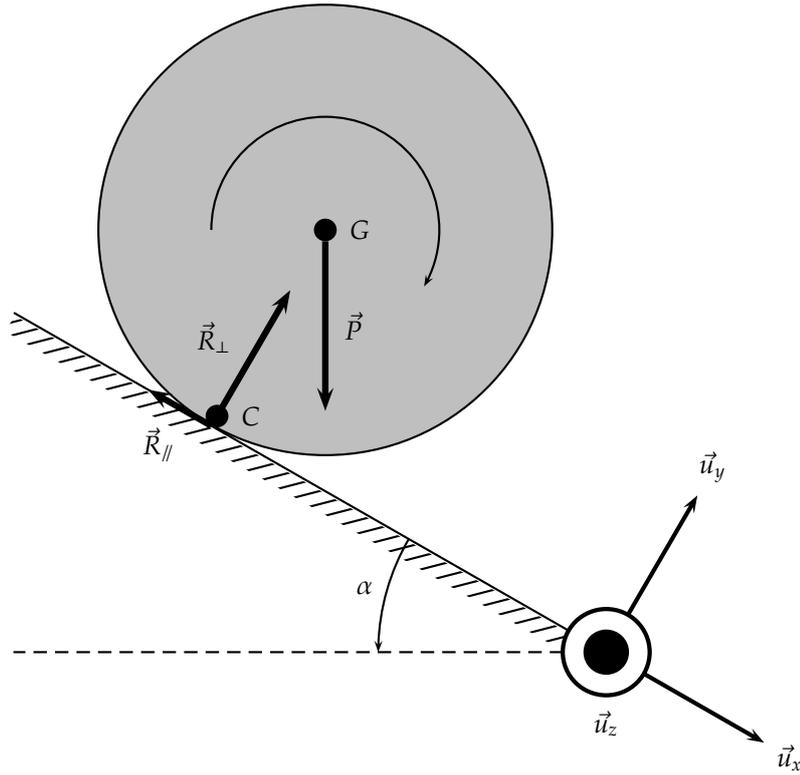
soit

$$\dot{x}_G + \Omega_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} r = 0. \quad (1)$$

La boule est soumise à son poids  $\vec{P}$ , exercé en  $G$ , et à la réaction du plan,  $\vec{R}_\perp + \vec{R}_\parallel$ , exercée en  $C$ . On a  $\vec{P} = m g \cdot (\sin \alpha \vec{u}_x - \cos \alpha \vec{u}_y)$ ,  $\vec{R}_\perp = R_\perp \vec{u}_y$  et  $\vec{R}_\parallel = -R_\parallel \vec{u}_x$ , où  $R_\perp = \|\vec{R}_\perp\|$  et  $R_\parallel = \|\vec{R}_\parallel\|$ . Dans le cas d'un roulement sans glissement, on a  $R_\parallel \leq f_s R_\perp$ , où  $f_s$  est le coefficient de frottement statique. Noter que « roulement sans glissement » ne veut pas dire qu'il n'y a pas de frottements : au contraire, c'est précisément parce qu'il y a des frottements que la boule ne glisse pas sur le plan.

En appliquant le théorème du centre d'inertie à la boule et en le projetant sur  $\vec{u}_x$ , on obtient

$$m \ddot{x}_G = m g \sin \alpha - R_\parallel. \quad (2)$$



En appliquant le théorème du moment cinétique à la boule dans le référentiel barycentrique de celle-ci et en projetant sur son axe de rotation  $\Delta^* = (G, \vec{u}_z)$ , on obtient

$$I_{\Delta^*} \dot{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} = (\vec{M}_G[\vec{P}] + \vec{M}_G[\vec{R}_\perp] + \vec{M}_G[\vec{R}_\parallel]) \cdot \vec{u}_z.$$

$\vec{M}_G(\vec{P}) = \vec{GC} \times \vec{P} = \vec{0}$ . De même,  $\vec{M}_G(\vec{R}_\perp) = \vec{GC} \times \vec{R}_\perp = \vec{0}$  puisque  $\vec{GC}$  et  $\vec{R}_\perp$  sont alignés. Enfin,

$$\vec{M}_G(\vec{R}_\parallel) = \vec{GC} \times \vec{R}_\parallel = -r \vec{u}_y \times (-R_\parallel \vec{u}_x) = -r R_\parallel \vec{u}_z,$$

donc

$$I_{\Delta^*} \dot{\Omega}_{\mathcal{R}'/\mathcal{R}} = -r R_\parallel. \tag{3}$$

En combinant les équations (1), (2) et (3), on obtient finalement

$$\ddot{x}_G = \frac{g \sin \alpha}{1 + I_{\Delta^*}/(m r^2)}.$$