

XI - Application du solide indéformable

Prof. Cécile Hébert

10 juin 2022

Plan du cours

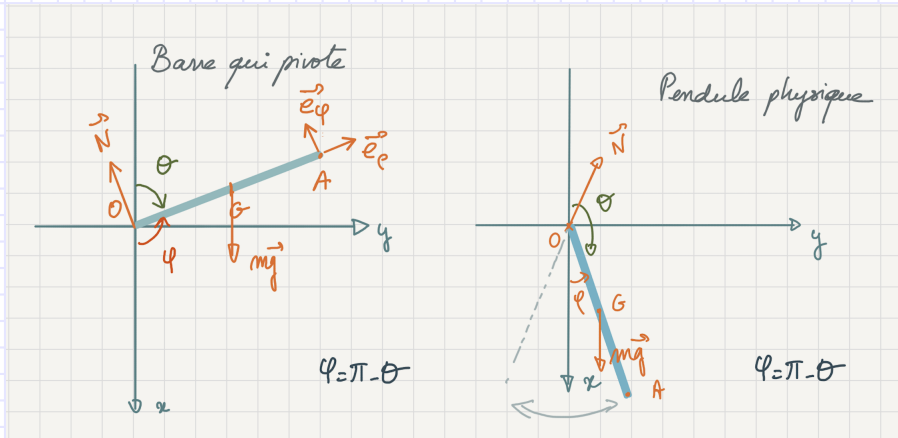
- I - Cinématique
- II - Référentiel accélérés
- III - Lois de Newton
- IV - Balistique – effet d'une force constante et uniforme
- V - Forces ; application des lois de Newton
- VI - Travail, Energie, principes de conservation
- VII - Chocs, systèmes de masse variable
- VIII - Oscillateur harmonique
- IX - Moment cinétique ; Gravitation
- X - Solide indéformable
- XI - Application du solide indéformable

Table des matières

XI-1. Chute d'une barre et pendule physique

XI-2. Mouvement gyroscopique

Barre homogène de masse m et de longueur l pivotant autour de O , point fixe.



θ : entre 0 et 2π

φ : entre $-\pi$ et π

$$\varphi = \pi - \theta$$

φ : angle des coord.
cylindriques

$\vec{e}_r$ et $\vec{e}_\varphi$ coord
cylindriques

Mouvement: avec θ

 avec φ

 Forces: réaction du pivot $\vec{N}$ et poids $m\vec{g}$

 Pivot: O un point fixe du référentiel (O_3) axe principal d'inertie

$$\sum \vec{\mathcal{M}}_O = \frac{d\vec{L}_O}{dt} = \vec{OO} \wedge \vec{N} + \vec{OG} \wedge m\vec{g} \Rightarrow \frac{d\vec{L}_O}{dt} = \vec{OG} \wedge m\vec{g} \quad \vec{L}_O = I_{O_3} \vec{\omega}$$

$$\vec{OG} \wedge m\vec{g} = \frac{lm}{2} g \sin(\pi - \theta) (-\vec{e}_3) = -\frac{lm}{2} g \sin\theta \vec{e}_3$$

$$\vec{\omega} = -\dot{\theta} \vec{e}_3$$

$$I_{O_3} = I_{G_3} + m\left(\frac{l}{2}\right)^2 = \frac{1}{12} ml^2 + \frac{1}{4} ml^2$$

$$\frac{d\vec{L}_O}{dt} = \frac{1}{3} ml^2 (-\ddot{\theta}) \vec{e}_3 = -\frac{mlg}{2} \sin\theta \vec{e}_3$$

$$\ddot{\theta} - \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin\theta = 0$$

$$\vec{OG} \wedge m\vec{g} = \frac{l}{2} mg \sin\varphi (-\vec{e}_3) = -\frac{lm}{2} g \sin\varphi \vec{e}_3$$

$$\vec{\omega} = \dot{\varphi} \vec{e}_3 ; \varphi = \pi - \theta \Rightarrow \dot{\varphi} = -\dot{\theta}$$

$$I_{O_3} = \frac{1}{3} ml^2$$

$$\frac{d\vec{L}_O}{dt} = \frac{1}{3} ml^2 \ddot{\varphi} \vec{e}_3 = -\frac{mlg}{2} \sin\varphi \vec{e}_3$$

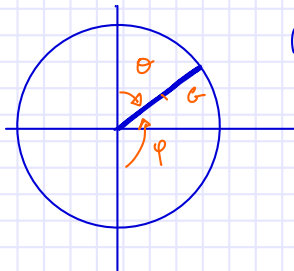
$$\ddot{\varphi} + \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin\varphi = 0$$

$$\ddot{\theta} - \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta = 0$$

Ici: petites oscillations
autour de $\theta = \pi$

$\sin \theta$ au voisinage de π

Résolution numérique



$$\ddot{\varphi} + \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \varphi = 0$$

pendule pesant. si $\varphi \ll 1$

$$\sin \varphi \simeq \varphi$$

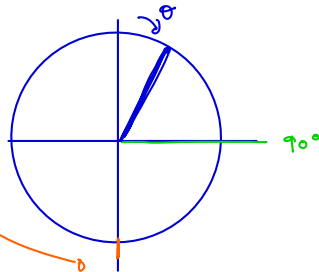
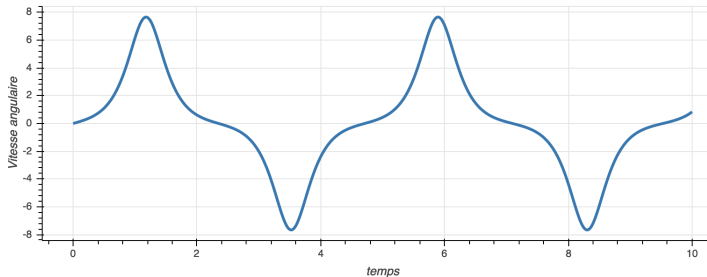
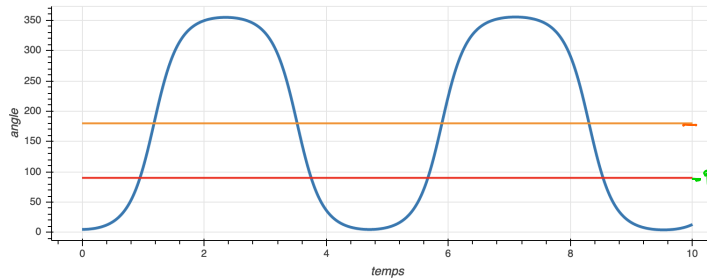
$$\ddot{\varphi} + \frac{3}{2} \frac{g}{l} \varphi = 0$$

$$\underbrace{\frac{3}{2} \frac{g}{l}}_{\Omega_0^2}$$

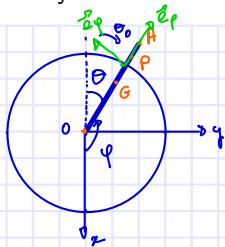
$$\ddot{\varphi} + \Omega_0^2 \varphi = 0$$

oscillateur harmonique
pulsation propre est Ω_0

XI - Application du solide indéformable XI-1. Chute d'une barre et pendule physique



Analyse du vecteur accélération



Lâche la barre à $\theta(0) = \theta_0$ et $\dot{\theta}(0) = 0$

P un point de la barre décrit un mouvement circulaire non uniforme.

But = analyser l'accélération de P

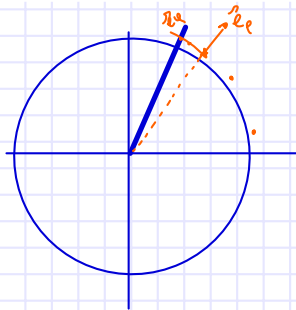
$$\ddot{\theta} - \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta = 0 \quad \psi = \pi - \theta \quad \dot{\psi} = -\dot{\theta} \quad \ddot{\psi} = -\ddot{\theta}$$

P à la distance d de O

$$\vec{a}_P = -\rho \dot{\psi}^2 \vec{e}_r + \rho \ddot{\psi} \vec{e}_\psi \quad \rho = d$$

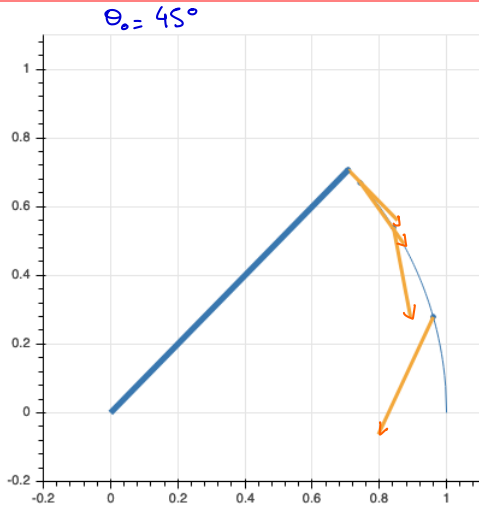
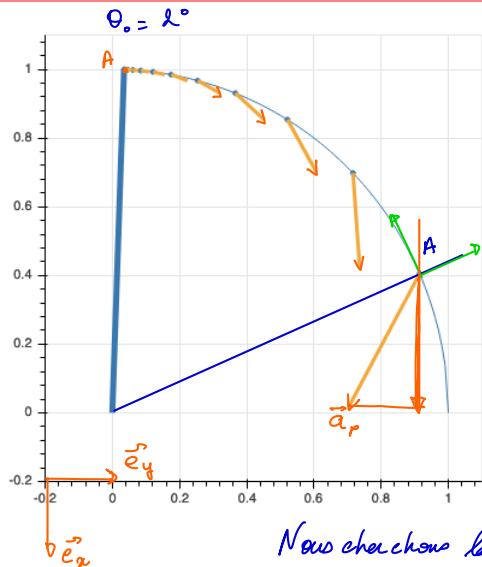
$$\vec{a}_P = -d \ddot{\theta}^2 \vec{e}_r - d \ddot{\theta} \vec{e}_\psi = -d \ddot{\theta}^2 \vec{e}_r - d \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta \vec{e}_\psi$$

tableau det $\vec{a}_P(t) = -d [\dot{\theta}(t)]^2 \vec{e}_r - d \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta(t) \vec{e}_\psi$



- choix de θ_0
- calculer $\theta(t)$ et $\dot{\theta}(t)$
- choix d'un intervalle de temps Δt
- pour chaque position de P $\rightarrow \vec{a}_P$
$$\vec{a}_P = -l \dot{\theta}^2 \vec{e}_r + \left(-l \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta\right) \vec{e}_\theta$$

XI - Application du solide indéformable XI-1. Chute d'une barre et pendule physique



Nous cherchons la projection de $\vec{a}_p$ sur (Ox) $\vec{a}_p \cdot \vec{e}_x$

$$\begin{aligned}\vec{a}_P \cdot \vec{e}_x &= \left[-d \ddot{\theta} \vec{e}_\rho - d \cdot \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta \vec{e}_\varphi \right] \cdot \vec{e}_x \\ &= -d \ddot{\theta} \vec{e}_\rho \cdot \vec{e}_x - d \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta \vec{e}_\varphi \cdot \vec{e}_x\end{aligned}$$

$$\vec{e}_\rho \cdot \vec{e}_x = (\cos \varphi \vec{e}_x + \sin \varphi \vec{e}_y) \cdot \vec{e}_x = \cos \varphi = \cos(\pi - \theta) = -\cos \theta$$

$$\vec{e}_\varphi \cdot \vec{e}_x = (-\sin \varphi \vec{e}_x + \cos \varphi \vec{e}_y) \cdot \vec{e}_x = -\sin \varphi = -\sin(\pi - \theta) = -\sin \theta$$

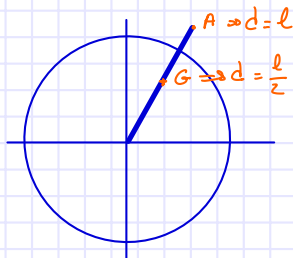
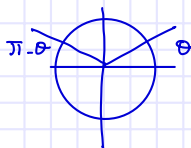
$$\vec{a}_P \cdot \vec{e}_x = -d \ddot{\theta} (-\cos \theta) - d \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin \theta (-\sin \theta)$$

$$\vec{a}_P \cdot \vec{e}_x = d \ddot{\theta} \cos \theta + d \cdot \frac{3}{2} \frac{g}{l} \sin^2 \theta$$

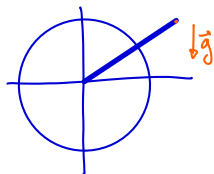
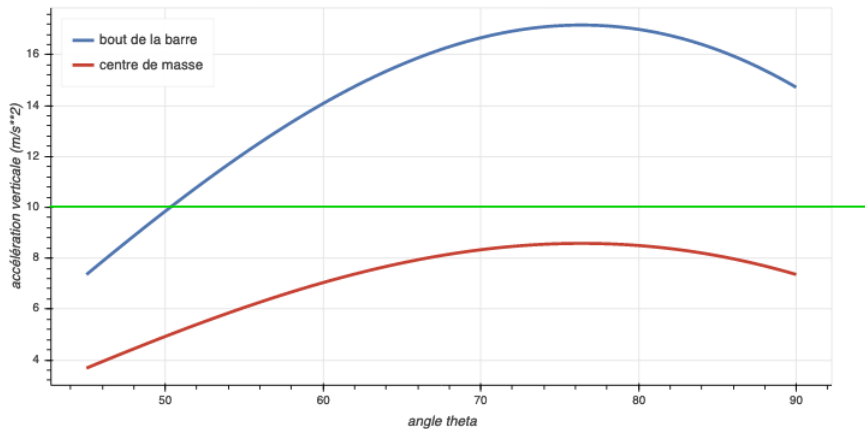
$$\vec{a}_A \cdot \vec{e}_x = l \ddot{\theta} \cos \theta + \frac{3}{2} g \sin^2 \theta$$

$$\vec{a}_G \cdot \vec{e}_x = \frac{\vec{a}_A \cdot \vec{e}_x}{2} = \frac{l}{2} \ddot{\theta} \cos \theta + \frac{3}{4} g \sin^2 \theta$$

$$\varphi = \pi - \theta$$



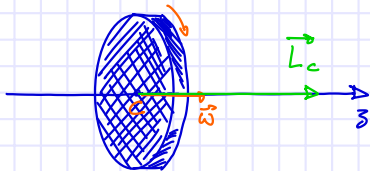
XI - Application du solide indéformable XI-1. Chute d'une barre et pendule physique



$$\vec{g} \cdot \vec{e}_x = \underline{10 \text{ m s}^{-2}}$$

pour $\theta \simeq 50^\circ$ $\vec{a}_x \cdot \vec{e}_x > g$!

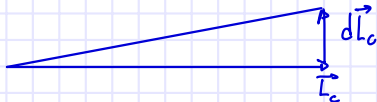
XI-2. Mouvement gyroscopique

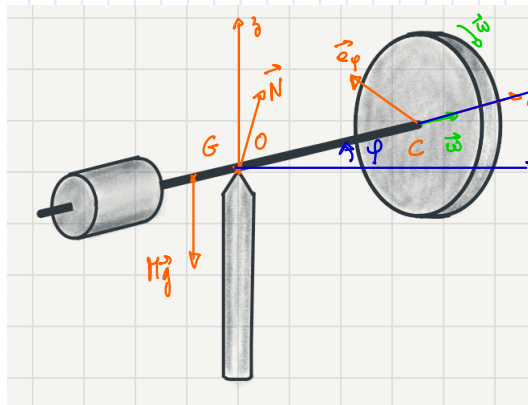


$$\vec{L}_c = I_{c3} \vec{\omega}$$

$$\sum \vec{M}_c = \frac{d\vec{L}_c}{dt}$$

Afin de faire tourner l'objet dans un plan vertical, le Moment de la force doit être dans un plan vertical. La force est, elle, dans un plan horizontal ?





$$\vec{L}_{\text{disque}} = w \vec{e}_r$$

$$\text{poids } \vec{P} = M \vec{g}$$

$$\sum \vec{L}_O = \frac{d\vec{L}_O}{dt}$$

$$\sum \vec{L}_O = \vec{OG} \wedge M \vec{g} + \cancel{\vec{OO} \wedge \vec{N}} = \vec{OG} \wedge M \vec{g}$$

On néglige les contributions à $\vec{L}_O$ autres que la rotation du disque $\vec{L}_O = \vec{L}_O^{\text{disque}} = I_O \vec{\omega}$

$$\vec{OG} \wedge M \vec{g} = \frac{d\vec{L}_O}{dt} \Rightarrow (-OG \vec{e}_r) \wedge (-Mg \vec{e}_3) = \frac{d}{dt} (I_O \omega \vec{e}_r) = I_O \omega \dot{\vec{e}}_r = I_O \omega \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi$$

$$(-\omega \vec{e}_\rho) \wedge (-\pi g \vec{e}_3) = \pi g \omega (-\vec{e}_\varphi) = I_0 \omega \dot{\varphi} \vec{e}_\varphi \quad \omega = d\varphi$$

$$\dot{\varphi} = \frac{-\pi g \omega}{I_0 \omega} = -\frac{\pi g d\varphi}{I_0 \omega} \quad \text{vitesse angulaire de précession}$$

le gyroscope se met en rotation dans un plan horizontal à la vitesse angulaire $\Omega = \dot{\varphi}$

