

Forces centrales et solides

- /7 1 Soit un point M soumis à une unique force centrale \vec{F} . Démontrer que son moment cinétique se conserve, justifier que son mouvement est plan et démontrer la loi des aires à l'aide d'un schéma. Pas besoin d'introduire la constante des aires.

Force centrale $\Leftrightarrow \vec{F} \parallel \overrightarrow{OM} \Rightarrow \vec{\mathcal{M}}_O(\vec{F}) = \overrightarrow{OM} \wedge \vec{F} = \vec{0}$

TMC : $\boxed{\frac{d\vec{\mathcal{L}}_O}{dt} = \vec{0}} \Leftrightarrow \vec{\mathcal{L}}(0) = \mathcal{L}_0 \vec{u}_z = \vec{\mathcal{L}}(t)$

Ainsi, $\boxed{\overrightarrow{OM}(t) \wedge m\vec{v}(t) = \mathcal{L}_0 \vec{u}_z} \quad \forall t$

Pendant une durée dt , le point M balaye une aire dA

$$dA = \frac{1}{2} \|\overrightarrow{OM} \wedge \vec{v} dt\| \Leftrightarrow dA = \frac{1}{2} \|\overrightarrow{OM} \wedge m\vec{v}\| \frac{dt}{m}$$

$$\Leftrightarrow \boxed{\frac{dA}{dt} = \frac{\|\vec{\mathcal{L}}_O\|}{2m} = \text{cte}}$$

■

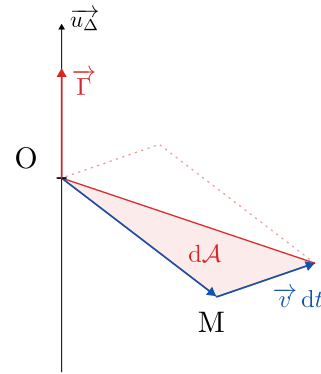


FIGURE 20.1 – Moment cinétique et aire balayée

- /4 2 Compléter le tableau de comparaison suivant :

TABLEAU 20.1 – Analogie mécanique du point et solide en rotation

	Inertie	Déplac ^t	Quantité	Causes	Évolu ^o	\mathcal{E}_c	\mathcal{P}
Point	m	\vec{v}	$\vec{p} = m\vec{v}$	\vec{F}	$\frac{d\vec{p}}{dt} = \vec{F}_{\text{ext}}$	$\frac{1}{2}mv^2$	$\vec{F} \cdot \vec{v}$
Solide	J_Δ	$\vec{\omega}$	$\vec{\mathcal{L}} = \overrightarrow{OM} \wedge \vec{p} = J_\Delta \vec{\omega}$	$\vec{\mathcal{M}} = \overrightarrow{OM} \wedge \vec{F}$	$\frac{d\vec{\mathcal{L}}_O}{dt} = \vec{\mathcal{M}}_{O,\text{ext}}$	$\frac{1}{2}J_\Delta \omega^2$	$\vec{\mathcal{M}} \cdot \vec{\omega}$

- /10 3 Compléter le schéma du pendule pesant avec les forces et leurs moments, calculés **par le bras de levier**. On suppose la liaison pivot parfaite. Trouver alors l'équation du mouvement par application du **TMC scalaire d'abord** puis **TPC ensuite**.

- Système** : {pendule} solide indéformable de masse m
- Référentiel** : terrestre, supposé galiléen.
- Repère** : cylindrique $(O, \vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{e}_z)$ avec O centre de la liaison pivot.
- Repérage** : $\overrightarrow{OG} = d\vec{e}_r$
- Bilan des actions** :

	Origine	Force	Moment
Poids		$\vec{P} = m\vec{g}$	$\mathcal{M}_z(\vec{P}) = -mgd \sin(\theta)$
Pivot parfaite		$\vec{0}$	$\vec{\Gamma} = \vec{0}$

6 TMC : $\boxed{\frac{d\mathcal{L}_z}{dt} = J_z \ddot{\theta} = \mathcal{M}_z(\vec{P}) \Leftrightarrow \ddot{\theta} + \frac{mgd}{J_z} \sin(\theta) = 0}$

- 7 TPC : on calcule \mathcal{E}_c et \mathcal{P} :

$$\mathcal{E}_c = \frac{1}{2} J_z \omega^2 \quad \text{et} \quad \mathcal{P}(\vec{P}) = \mathcal{M}_z(\vec{P}) \omega \Rightarrow \frac{d\mathcal{E}_c}{dt} = \mathcal{P}(\vec{P}) \Leftrightarrow J_z \dot{\omega} \omega = -mgd \sin(\theta) \omega \Leftrightarrow \boxed{\ddot{\theta} + \frac{mgd}{J_z} \sin(\theta) = 0}$$

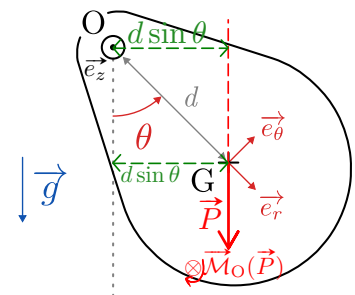


FIGURE 20.2 – Pendule pesant