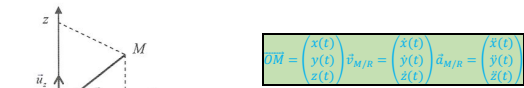


On décrit le mouvement d'un point M dans un référentiel R donné (ensemble d'observateurs fixes les uns par rapport aux autres et fixes par rapport à O). On utilisera surtout deux repères :

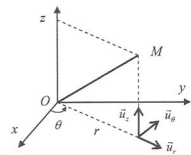
Le repère cartésien : vecteurs unitaires fixes par rapport à O



$$\vec{OM} = \begin{pmatrix} x(t) \\ y(t) \\ z(t) \end{pmatrix} \vec{v}_{M/R} = \begin{pmatrix} \dot{x}(t) \\ \dot{y}(t) \\ \dot{z}(t) \end{pmatrix} \vec{a}_{M/R} = \begin{pmatrix} \ddot{x}(t) \\ \ddot{y}(t) \\ \ddot{z}(t) \end{pmatrix}$$

Car : $\left(\frac{d\vec{v}_x}{dt}\right)_R = \left(\frac{d\vec{v}_y}{dt}\right)_R = \left(\frac{d\vec{v}_z}{dt}\right)_R = \vec{0}$

Le repère cylindrique : vecteurs radial \vec{u}_r et orthoradial \vec{u}_θ en mouvement par rapport à O



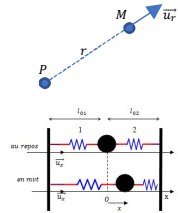
$$\vec{OM} = \begin{pmatrix} r(t) \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \vec{v}_{M/R} = \begin{pmatrix} \dot{r}(t) \\ r(t)\dot{\theta} \\ 0 \end{pmatrix} \vec{a}_{M/R} = \begin{pmatrix} \ddot{r} - r\dot{\theta}^2 \\ 2\dot{r}\dot{\theta} + r\ddot{\theta} \\ \ddot{z}(t) \end{pmatrix}$$

Car $\left(\frac{d\vec{u}_r}{dt}\right)_R = \vec{0}$ et $\left(\frac{d\vec{u}_\theta}{dt}\right)_R = \dot{\theta}\vec{u}_\theta$ et $\left(\frac{d\vec{u}_z}{dt}\right)_R = -\dot{\theta}\vec{u}_r$

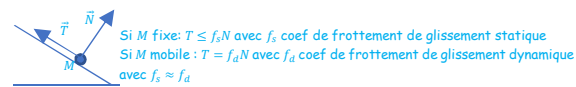
Dans un référentiel R Galiléen, la deuxième loi de Newton postule : $\vec{F} = m\vec{a}_{M/R}$

Exemples forces à connaître :

- La force électrique qu'exerce une charge q_P en P sur une charge q_M en M distantes de r : $\vec{F} = q_M \frac{q_P}{4\pi\epsilon_0 r^2} \vec{u}_{r}$
- La force gravitationnelle qu'exerce une masse m_P en P sur une masse m_M en M distantes de r : $\vec{F} = -m_M G \frac{m_P}{r^2} \vec{u}_{r}$
- Le poids est un cas particulier de force gravitationnelle « corrigée » s'exerçant sur un objet de masse m à la surface de la Terre : $\vec{F} = m\vec{g}$ avec $g \approx 9,81 \text{ m.s}^{-2}$
- La force de rappel d'un ressort de raideur k et de longueur à vide l_0 : $\vec{f} = \pm k(l(t) - l_0)\vec{u}_x$
- La tension \vec{T} du fil n'a pas d'expression propre mais est dirigée dans la direction du fil
- Réaction \vec{R} support : $\vec{R} = \vec{N} + \vec{f}$ (\vec{N} : réaction normale, \vec{f} : réaction tangentielle)



Le ressort 1 exerce une force $\vec{f} = -k(l_1 - l_0)\vec{u}_x = -kx\vec{u}_x$
Le ressort 2 exerce une force $\vec{f} = k(l_2 - l_0)\vec{u}_x = -kx\vec{u}_x$



On définit le moment cinétique $\vec{L}_{O/R}$ d'un point M de masse m animé d'une vitesse \vec{v} par rapport au point O fixe dans R : $\vec{L}_{O/R} = \vec{OM} \wedge m\vec{v}$. Cette grandeur permet d'apprécier la rotation éventuelle du point M autour du point O .

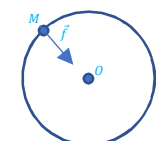
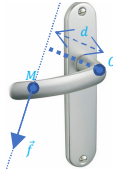
On définit le moment $\vec{M}_O(\vec{f})$ par rapport au point O d'une force \vec{f} s'appliquant sur le point M : $\vec{M}_O(\vec{f}) = \vec{OM} \wedge \vec{f}$. Cette grandeur permet d'apprécier l'efficacité d'une force à mettre en rotation le point M autour du point O . $\|\vec{M}_O(\vec{f})\| = f d$ où d est le bras de levier

Théorème du moment cinétique : $\frac{d\vec{L}_{O/R}}{dt} = \vec{M}_O(\vec{f})$

Dans le cas d'un mouvement dans un champ de force centrale (cas de la force gravitationnelle et électrique pointant toujours vers le même centre de force) : $\frac{d\vec{L}_{O/R}}{dt} = \vec{0}$
- $\vec{L}_{O/R} = C\vec{e}$ ou comme $\vec{L}_{O/R} \cdot \vec{OM} = 0$ alors le mouvement est alors plan

- En repérage cylindrique : $\vec{L}_{O/R} = m \begin{pmatrix} r \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} \dot{r} \\ r\dot{\theta} \\ 0 \end{pmatrix} = mr^2\dot{\theta}\vec{u}_z$
 $r^2\dot{\theta} = Cte$: c'est la loi des aires \rightarrow si $r = Cte \rightarrow \dot{\theta} = Cte$ donc mouvement circulaire uniforme

droite d'action



- Travail élémentaire dW d'une force \vec{f} au cours d'un déplacement alors élémentaire $d\vec{OM}$ du point M : $dW = \vec{f} \cdot d\vec{OM}$
- Travail W_{AB} d'une force sur un déplacement \vec{AB} donné : $W_{AB} = \int_A^B \vec{f} \cdot d\vec{OM}$
- Puissance P d'une force \vec{f} transmise à un point M de vitesse \vec{v} (dans R) : $P = \vec{f} \cdot \vec{v}$
- Énergie cinétique (dans R) d'un point de masse m : $E_c = \frac{mv^2}{2}$

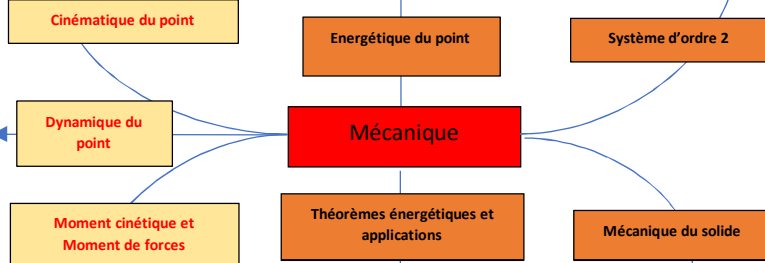
On distingue deux types de force :

- Les forces conservatives : elles sont conservatives en énergie et ne permettent qu'un simple transfert d'énergie cinétique \leftrightarrow énergie potentielle ce qui se traduit également par un travail indépendant du chemin suivi
- Les forces non conservatives dont le travail dépend du chemin suivi : souvent les forces de frottement.

On associe aux forces conservatives une énergie potentielle (on dit qu'elles dérivent d'une énergie potentielle) : $\vec{F} = -\text{grad}E_p \leftrightarrow \int \vec{f} \cdot d\vec{OM} = \delta W_c = -\delta E_p$

$\vec{f} = \frac{q_M q_P}{4\pi\epsilon_0 r^2} \vec{u}_r$	$E_p = \frac{q_M q_P}{4\pi\epsilon_0 r} + Cte$	$E_p(\infty) = 0 \rightarrow E_p = \frac{q_M q_P}{4\pi\epsilon_0 r}$
$\vec{f} = -G \frac{m_M m_P}{r^2} \vec{u}_r$	$E_p = -G \frac{m_M m_P}{r} + Cte$	$E_p(\infty) = 0 \rightarrow E_p = -G \frac{m_M m_P}{r}$
$\vec{f} = m\vec{g}$	Si axe ascendant : $E_p = mgz + Cte$	$E_p(0) = 0 \rightarrow E_p = mgz$
$\vec{f} = -k(l(t) - l_0)\vec{u}_x$	$E_p = \frac{k(l(t) - l_0)^2}{2} + Cte$	$E_p(l = l_0) = 0 \rightarrow E_p = \frac{k(l(t) - l_0)^2}{2}$

- On définit l'énergie mécanique : $E_m = E_c + E_p$



Théorème de l'énergie cinétique : $\vec{F} \cdot \vec{v} = dW \leftrightarrow \Delta E_c = W$

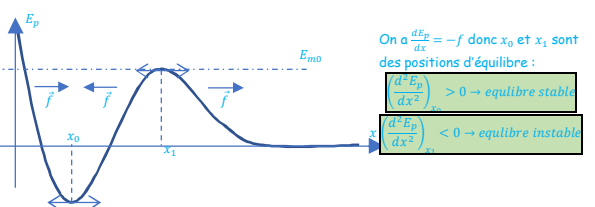
Théorème de la puissance cinétique : $\vec{F} \cdot \vec{v} = P$

Théorème de l'énergie mécanique :

- Si travail d'une force non conservative : $\vec{F}_{nc} \cdot \vec{v} = dW_{nc} \leftrightarrow \Delta E_m = W_{nc}$
- Dans le cas d'un système soumis uniquement à des forces conservatives : $dE_m = dE_c + dE_p = 0$ où $E_m = Cte$ (cette dernière relation est utile quand on s'intéresse aux conditions initiales et finales d'un système).

Théorème de la puissance mécanique : $\vec{F}_{ext} \cdot \vec{v} = P_{nc}$ où P_{nc} est la puissance des forces non conservatives

Profil de l'énergie potentielle :
Soit un mobile ponctuelle possédant un degré de liberté x , soumis uniquement à des forces conservatives dont la résultante $\vec{f} = \vec{f}(x)$ est associée à une énergie potentielle $E_p(x)$ telle que :

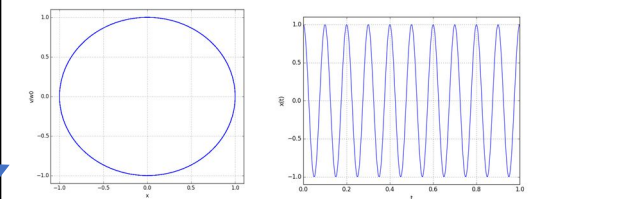


Si $E_m = E_{m0}$ alors $E_c + E_p = E_{m0}$ et $E_p \leq E_{m0}$ car $E_c \geq 0 \rightarrow$ $\begin{cases} \text{état lié si } x < x_1 \\ \text{état libre si } x > x_1 \end{cases}$
Autour de x_0 on peut effectuer le DL : $E_p(x) = E_p(x_0) + \frac{d^2 E_p}{dx^2} \frac{(x-x_0)^2}{2}$ alors d'après le TPM :
 $\frac{dE_c}{dt} + \frac{dE_p}{dt} = 0 \rightarrow \ddot{x} + \frac{1}{m} \left(\frac{d^2 E_p}{dx^2}\right)_{x_0} x = 0$ en posant $X = x - x_0$

Système harmonique libre

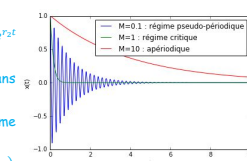
$$\frac{d^2 x(t)}{dt^2} + \omega_0^2 x(t) = 0$$

Alors $x(t) = A \cos(\omega_0 t) + B \sin(\omega_0 t)$ (et il faut utiliser deux conditions initiales pour déterminer A et B : par exemple sur la vitesse et la position)



Système amorti libre $\ddot{x} + 2M\omega_0 \dot{x} + \omega_0^2 x = 0$

- Le régime aperiodique $M > 1$ alors $x(t) = Ae^{\tau_1 t} + Be^{\tau_2 t}$ avec $\tau_{1,2} = -M\omega_0 \pm \omega_0 \sqrt{M^2 - 1}$
- Le régime critique $M = 1$ qui est le plus rapide et sans oscillation ni dépassement : $x(t) = (At + B)e^{-\omega_0 t}$
- On retrouvera également le cas du régime pseudo-periodique très peu amorti $M < 1$:
 $x(t) = e^{-M\omega_0 t} (A \cos(\omega_0 \sqrt{1 - M^2} t) + B \sin(\omega_0 \sqrt{1 - M^2} t))$



Système amorti forcé

En présence d'un second membre, on complète la solution précédente avec une solution « particulière » (SP). Deux cas sont souvent rencontrés :

- Le second membre est constant : on détermine la SP en l'injectant dans l'équation complète et en la supposant également constante.
- Le second membre est sinusoïdal à la pulsation ω : on suppose que la réponse du système est aussi sinusoïdale avec un éventuel déphasage $SP = x(t) = X_{max} \cos(\omega t + \phi)$. L'étude se fait en utilisant la notation complexe pour trouver X_{max} (module de \underline{x}) et ϕ (phase de \underline{x}).

$$\ddot{x} + 2M\omega_0 \dot{x} + \omega_0^2 x = \omega_0^2 e^{i\omega t} \leftrightarrow \frac{\underline{x}}{\underline{e}} = \frac{1}{1 + 2Mj\frac{\omega}{\omega_0} + \left(\frac{\omega}{\omega_0}\right)^2}$$

Solide en translation uniquement : Théorème du centre de masse

L'étude du centre de masse d'un solide S (et donc du solide entier) se fait en le considérant comme un point affecté de la masse totale M_s du solide S et subissant la résultante \vec{F}_{ext} des forces extérieures : $m \vec{a}(G)_R = \vec{F}_{ext}$

Solide en rotation autour d'un axe Δ fixe de R

On utilise le moment d'inertie $J_\Delta = \int r^2 dm$ afin de caractériser la répartition de la masse autour de l'axe de rotation Δ . Le théorème du moment cinétique est indiqué pour étudier le mouvement de rotation $\left(\frac{d\vec{L}_\Delta}{dt}\right)_R \cdot \vec{u}_\Delta = J_\Delta \frac{d\omega}{dt} = \vec{M}_{O_{ext}} \cdot \vec{u}_\Delta$

Grandeurs	Translation suivant Ox dans R	Rotation autour d'un axe fixe Δ de R
Position	x_G	θ
Vitesse	$v(G)_R$	$\omega = \dot{\theta}$
Accélération	$a(G)_R$	$\frac{d\omega}{dt} = \dot{\theta}$
Cause du mouvement	\vec{F}_{ext} : force extérieure	$\vec{M}_{O_{ext}}$: moment calculé en O des forces extérieures
Grandeur d'inertie	M_s : masse totale du système	J_Δ : moment d'inertie
Equation du mouvement	$M_s \ddot{x}_G = \vec{F}_{ext}$	$J_\Delta \ddot{\theta} = \vec{M}_{O_{ext}}$
Énergie cinétique	$E_c = \frac{1}{2} M_s v^2(G)_R$	$E_c = \frac{1}{2} J_\Delta \omega^2$
Puissance	$P_{TR} = \vec{F}_{ext} \cdot v(G)_R$	$P_{TR} = \vec{M}_{O_{ext}} \cdot \omega$

Effets du poids

- Le poids d'un solide de volume V et de masse M_s est : $\iiint_V dm \vec{g} = M_s \vec{g}$
- Le moment du poids en O d'un solide est : $\vec{M}_O = \iiint_V \vec{OM} \wedge dm \vec{g} = \left(\iiint_V dm \vec{OM}\right) \wedge \vec{g} = \vec{OG} \wedge M_s \vec{g}$
- La puissance du poids d'un solide dans R est :
 $P = \iiint_V dm \vec{g} \cdot \vec{v}(M)_R = \iiint_V dm \vec{g} \cdot \left(\frac{d\vec{OM}}{dt}\right)_R = \frac{d}{dt} \iiint_V dm \vec{OM} \cdot \vec{g} = M_s \vec{g} \cdot v(G)_R$
- L'énergie potentielle de pesanteur d'un solide est (axe ascendant) :
 $dE_p = -P dt = -M_s \vec{g} \cdot d\vec{OG} = M_s g dz_G$ soit $E_p = M_s g z_G + Cte$