

# Chapter 4

## Cinétique du solide

### Sommaire

---

<b>4.1 Introduction</b>	<b>39</b>
<b>4.2 Définitions des cinq quantités cinétiques</b>	<b>39</b>
<b>4.3 Torseur Cinétique</b>	<b>40</b>
4.3.1 Quantité de Mouvement	40
4.3.2 Moment Cinétique	40
<b>4.4 Torseur Dynamique <math>[D]</math></b>	<b>43</b>
4.4.1 Quantité d'accélération (résultante dynamique)	43
4.4.2 Moment dynamique	43
4.4.3 Autres résultats	45
<b>4.5 Énergie Cinétique</b>	<b>46</b>
4.5.1 Introduction	46
4.5.2 Deuxième théorème de Koenig	46

---

### 4.1 Introduction

Dans un modèle mécanique, les étapes qui suivent la modélisation du mouvement (cinématique) et la géométrie des masses, consistent à formuler les principes de conservation de la mécanique (dans le cadre de la cinématique retenue), conservation de la masse, de la quantité de mouvement, de l'énergie. En effet, formuler pour les systèmes de solides indéformables le principe fondamental de la dynamique, permettra de faire apparaître les notions de torseur cinétique, de centre d'inertie et de tenseur d'inertie. Le rapprochement des concepts de la cinématique (vitesse, accélération) et ceux de la géométrie des masses (centre de masse, moment d'inertie) est l'objet de la cinétique du solide (ou cinématique des masses).

### 4.2 Définitions des cinq quantités cinétiques

Considérons  $R_0(O, \vec{i}_0, \vec{j}_0, \vec{k}_0)$  un repère fixe,  $M$  un point matériel de masse  $m$ , de vitesse  $\vec{v}(M/R_0)$  et l'accélération  $\vec{\gamma}(M/R_0)$ . Pour ce point matériel, on introduit cinq quantités cinétiques qui sont fonctions de sa masse, de sa vitesse et de son accélération.

**La quantité de mouvement:**  $\vec{p}(M/R_0) = m \vec{v}(M/R_0)$

**Le moment cinétique (ou moment de la quantité de mouvement)/ à  $O$ :**

$$\vec{\sigma}(O, M/R_0) = \overrightarrow{OM} \wedge \vec{p}(M/R_0) = \overrightarrow{OM} \wedge m \vec{v}(M/R_0)$$

**La quantité d'accélération:**  $\vec{a}(M/R_0) = m \vec{\gamma}(M/R_0)$

**Le moment dynamique (ou moment de la quantité d'accélération)/ à  $O$ :**

$$\vec{\delta}(O, M/R_0) = \overrightarrow{OM} \wedge \vec{a}(M/R_0) = \overrightarrow{OM} \wedge m \vec{\gamma}(M/R_0)$$

**L'énergie cinétique:**  $E_c(M/R_0) = \frac{1}{2} m \vec{v}^2(M/R_0)$

## 4.3 Torseur Cinétique

Soit  $(S)$  un système matériel et  $dm$  un élément de masse autour de  $M \in (S)$ .

### 4.3.1 Quantité de Mouvement

#### 4.3.1.1 Introduction

La quantité de mouvement est une grandeur physique qui est associée à la masse et à la vitesse d'un objet. On l'utilise pour étudier le comportement des objets qui entrent en collision les uns avec les autres.

#### 4.3.1.2 Définition

la quantité de mouvement de  $(S)$  est définie par:

$$\begin{aligned} \vec{p}(S/R_0) &= \int_{(S)} d\vec{p}(M/R_0) = \int_{(S)} \vec{v}(M/R_0) dm \\ \vec{p}(S/R_0) &= \int_{(S)} \vec{v}(M/R_0) dm = \int_{(S)} \frac{d\overrightarrow{OM}}{dt} \bigg|_{R_0} dm = \frac{d}{dt} \int_{(S)} \overrightarrow{OM} dm = \frac{d(m\overrightarrow{OG})}{dt} \bigg|_{R_0} = m \vec{v}(G/R_0) \end{aligned}$$

### 4.3.2 Moment Cinétique

#### 4.3.2.1 Introduction

Le moment cinétique, est la grandeur physique qui joue dans le cas d'une rotation, un rôle analogue à celui de la quantité de mouvement pour une translation; si la conservation de la quantité de mouvement pour un système isolé est liée à l'invariance par translation dans l'espace (propriété d'homogénéité de l'espace), la conservation du mouvement cinétique est liée à l'isotropie de l'espace.

#### 4.3.2.2 Définition

Le moment cinétique de  $(S)$  par rapport à  $O$  est défini par :

$$\vec{\sigma}(O, S/R_0) = \int_{(S)} \overrightarrow{OM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm$$

Soit  $A \in \xi$  (le point  $A$  est quelconque).

$$\begin{aligned}\vec{\sigma}(O, S/R_0) &= \int_{(S)} (\overrightarrow{OA} + \overrightarrow{AM}) \wedge \vec{v}(M/R_0) dm = \overrightarrow{OA} \wedge \int_{(S)} \vec{v}(M/R_0) dm + \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm \\ \vec{\sigma}(O, S/R_0) &= \overrightarrow{OA} \wedge m \vec{v}(G/R_0) + \vec{\sigma}(A, S/R_0) \\ \vec{\sigma}(O, S/R_0) &= \vec{\sigma}(A, S/R_0) + m \vec{v}(G/R_0) \wedge \overrightarrow{AO}\end{aligned}$$

Cette dernière écriture vérifie la structure d'un torseur appelé **torseur cinétique**, noté  $[C]$ .  
Ses éléments de réduction en  $O$  sont :

$$\begin{cases} \vec{\sigma}(O, S/R_0) : \text{moment cinétique} \\ m \vec{v}(G/R_0) : \text{résultante cinétique} \end{cases}$$

$$\text{Ainsi : } [C(O)] = [\vec{\sigma}(O, S/R_0), m \vec{v}(G/R_0)].$$

Si  $A \equiv G$ , alors

$$\begin{aligned}\vec{\sigma}(O, S/R_0) &= \vec{\sigma}(G, S/R_0) + \overrightarrow{OG} \wedge m \vec{v}(G/R_0) \\ &= \vec{\sigma}(G, S/R_0) + \vec{\sigma}(O, m_G/R_0)\end{aligned}$$

avec  $\vec{\sigma}(O, m_G/R_0)$  désignant le moment cinétique par rapport à  $O$  d'un point matériel de masse  $m$  placé en  $G$ , animé de la même vitesse que  $G$  et  $m_G = m(S)$ .

**En résumé:**

$$\vec{\sigma}(O, S/R_0) = \vec{\sigma}(G, S/R_0) + \vec{\sigma}(O, m_G/R_0) : (1^{er} \text{ théorème de Koenig})$$

#### 4.3.2.3 Moment cinétique par rapport à $G$

**Définition du repère barycentrique :**

C'est un repère, noté  $R_G$ , lié au centre de masse  $G$  du solide et dont les axes gardent une direction fixe par rapport à ceux de  $R_0$ .

Ainsi  $R_G(G, \vec{i}_0, \vec{j}_0, \vec{k}_0)$  est en translation par rapport à  $R_0(O, \vec{i}_0, \vec{j}_0, \vec{k}_0)$

**Évaluons**

$$\begin{aligned}\vec{\sigma}(G, S/R_0) &= \int_{(S)} \overrightarrow{GM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm = \int_{(S)} \overrightarrow{GM} \wedge (\vec{v}(M/R_G) + \vec{v}_e(M)) dm \\ \vec{\sigma}(G, S/R_0) &= \vec{\sigma}(G, S/R_G) + \underbrace{\left( \int_{(S)} \overrightarrow{GM} dm \right)}_{=\vec{0}} \wedge \vec{v}(G/R_0) = \vec{\sigma}(G, S/R_G)\end{aligned}$$

$$\text{Soit } \vec{\sigma}(G, S/R_0) = \vec{\sigma}(G, S/R_G)$$

**Remarque**

On utilise le repère  $R_G$  pour le calcul de  $\vec{\sigma}(G, S/R_0)$

#### 4.3.2.4 Moment cinétique par rapport à un axe $\Delta$

Soit  $(\Delta)$  un axe de vecteur unitaire  $\vec{u}$  et  $A$  un point quelconque appartenant à  $(\Delta)$ .

$$\vec{\sigma}(\Delta, S/R_0) = \vec{\sigma}(A, S/R_G) \cdot \vec{u}$$

Ce résultat est indépendant de  $A \in (\Delta)$  en raison de l'équiprojectivité du torseur cinétique.

#### 4.3.2.5 Autres résultats relatifs à un solide

Considérons :

$R(G, \vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$  : un repère lié au solide

$R_0(O, \vec{i}_0, \vec{j}_0, \vec{k}_0)$  : un repère fixe

$R_G(G, \vec{i}_0, \vec{j}_0, \vec{k}_0)$  : un repère barycentrique

**a- Le solide  $(S)$  est animé d'un mouvement de translation /  $R_0$**

Soit  $A$  un point quelconque. On a :

$$\begin{aligned} \vec{\sigma}(A, S/R_0) &= \vec{\sigma}(G, S/R_0) + m \vec{v}(G/R_0) \wedge \overrightarrow{GA} \\ &= \underbrace{\vec{\sigma}(G, S/R_G)}_{=\vec{0}} + m \vec{v}(G/R_0) \wedge \overrightarrow{GA} \end{aligned}$$

$$\vec{\sigma}(G, S/R_G) = \int_{(S)} \overrightarrow{GM} \wedge \vec{v}(M/R_G) dm = \int_{(S)} \overrightarrow{GM} \wedge \underbrace{\vec{v}(G/R_G)}_{=\vec{0}} dm + \int_{(S)} \overrightarrow{GM} \wedge \underbrace{\vec{\Omega}(M/R_G)}_{=\vec{0}} \wedge \overrightarrow{GM} dm = \vec{0}$$

En définitive :  $\vec{\sigma}(A, S/R_0) = \overrightarrow{AG} \wedge m \vec{v}(G/R_0)$

**b- Le point  $A$  est un point du solide  $(S)$ , fixe dans  $R_0$**

Soit  $A$  un point du solide  $(S)$  fixe dans  $R_0 \implies \vec{v}(A/R_0) = \vec{0}$

$$\begin{aligned} \vec{v}(M/R_0) &= \vec{\Omega}(S/R_0) \wedge \overrightarrow{AM} \\ \vec{\sigma}(A, S/R_0) &= \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm = \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge (\vec{\Omega}(S/R_0) \wedge \overrightarrow{AM}) dm = J(A, S) (\vec{\Omega}(S/R_0)) \end{aligned}$$

Représentation matricielle :  $\underbrace{\vec{\sigma}(A, S/R_0)}_{(3 \times 1)} = \underbrace{\Pi(A, S)}_{(3 \times 3)} \cdot \underbrace{\vec{\Omega}(S/R_0)}_{(3 \times 1)}$ .

**Remarque très importante**

Il faut toujours exprimer  $\vec{\sigma}(O, S/R_0)$  et  $\vec{\Omega}(S/R_0)$  dans la même base que  $\Pi(O, S)$ .

**c- Le solide  $(S)$  est en rotation autour d'un axe  $(\Delta)$  fixe dans  $R_0$**

Soit  $A \in (\Delta) \implies A$  est fixe dans  $R_0$  i.e.  $\vec{v}(A/R_0) = \vec{0}$

$$\begin{aligned} \vec{v}(M/R_0) &= \vec{\Omega}(S/R_0) \wedge \overrightarrow{AM} \\ \vec{\sigma}(A, S/R_0) &= \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm = \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge (\vec{\Omega}(S/R_0) \wedge \overrightarrow{AM}) dm = J(A, S) (\vec{\Omega}(S/R_0)) \end{aligned}$$

Posons  $\vec{\Omega}(S/R_0) = \omega \vec{u}$

$$\begin{aligned} \sigma(\Delta, S/R_0) &= \vec{\sigma}(A, S/R_0) \cdot \vec{u} = \vec{u} \cdot J(A, S) (\vec{\Omega}(S/R_0)) = \omega \vec{u} \cdot J(A, S) (\vec{u}) = \omega \cdot I(\Delta, S) \\ \sigma(\Delta, S/R_0) &= \omega \cdot I(\Delta, S) \end{aligned}$$

#### d- Le mouvement de $(S)$ est quelconque

On a

$$\begin{aligned}\vec{\sigma}(G, S/R_0) &= \vec{\sigma}(G, S/R_G) \text{ avec } G \text{ fixe dans } R_G \\ \vec{\sigma}(G, S/R_G) &= J(G, S) \left( \vec{\Omega}(S/R_G) \right) = J(G, S) \left( \vec{\Omega}(S/R_0) \right)\end{aligned}$$

En revenant à l'expression générale de  $\vec{\sigma}(O, S/R_0)$  :

$$\begin{aligned}\vec{\sigma}(O, S/R_0) &= \vec{\sigma}(G, S/R_0) + m \overrightarrow{OG} \wedge \vec{v}(G/R_0) \\ \vec{\sigma}(O, S/R_0) &= \underbrace{J(G, S) \left( \vec{\Omega}(S/R_0) \right)}_{\text{rotation}} + \underbrace{m \overrightarrow{OG} \wedge \vec{v}(G/R_0)}_{\text{translation}}\end{aligned}$$

## 4.4 Torseur Dynamique $[D]$

### 4.4.1 Quantité d'accélération (résultante dynamique)

La quantité d'accélération de  $(S)$  est définie par :

$$\begin{aligned}\vec{a}(S/R_0) &= \int_{(S)} \vec{\gamma}(M/R_0) dm = \int_{(S)} \frac{d\vec{v}(M/R_0)}{dt} \bigg|_{R_0} dm = \frac{d}{dt} \int_{(S)} \vec{v}(M/R_0) dm \\ &= m \frac{d\vec{v}(G/R_0)}{dt} \bigg|_{R_0} = m \vec{\gamma}(G/R_0) \\ \vec{a}(S/R_0) &= \int_{(S)} \vec{\gamma}(M/R_0) dm = m \vec{\gamma}(G/R_0) : \text{résultante dynamique}\end{aligned}$$

### 4.4.2 Moment dynamique

#### 4.4.2.1 Définition

Le moment dynamique du solide  $(S)$  par rapport à  $O$  est défini par :

$$\vec{\delta}(O, S/R_0) = \int_{(S)} \overrightarrow{OM} \wedge \vec{\gamma}(M/R_0) dm$$

Considérons un point quelconque  $A \in \xi$ .

$$\vec{\delta}(O, S/R_0) = \int_{(S)} (\overrightarrow{OA} + \overrightarrow{AM}) \wedge \vec{\gamma}(M/R_0) dm = \overrightarrow{OA} \wedge \int_{(S)} \vec{\gamma}(M/R_0) dm + \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge \vec{\gamma}(M/R_0) dm$$

$$\vec{\delta}(O, S/R_0) = \vec{\delta}(A, S/R_0) + \overrightarrow{OA} \wedge m \vec{\gamma}(G/R_0) : \text{vérifie la structure d'un torseur.}$$

On définit ainsi un torseur appelé torseur dynamique noté  $[D]$

Ses éléments de réduction en  $O$  sont :

$$\begin{cases} \vec{\delta}(O, S/R_0) : \text{moment dynamique} \\ m \vec{\gamma}(G/R_0) : \text{résultante dynamique} \end{cases}$$

$$\text{Ainsi : } [D(O)] = [\vec{\delta}(O, S/R_0), m \vec{\gamma}(G/R_0)]$$

#### 4.4.2.2 Moment dynamique par rapport à un axe $(\Delta)$

Soit  $\vec{u}$  un vecteur unitaire porté par  $(\Delta)$  et  $A \in (\Delta)$  :

$$\vec{\delta}(\Delta, S/R_0) = \vec{\delta}(A, S/R_0) \cdot \vec{u}$$

Ce résultat est indépendant de  $A \in (\Delta)$  à cause de l'équiprojectivité du champ des vecteurs  $\vec{\delta}(O, S/R_0)$

#### 4.4.2.3 Relation entre $[\dot{C}]$ et $[D]$

Soit  $A$  un point quelconque  $\in \xi$ .

$$\vec{\sigma}(A, S/R_0) = \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm$$

En dérivant dans  $R_0$

$$\begin{aligned} \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} &= \int_{(S)} \overrightarrow{AM} \wedge \vec{\gamma}(M/R_0) dm + \int_{(S)} [\vec{v}(M/R_0) - \vec{v}(A/R_0)] \wedge \vec{v}(M/R_0) dm \\ \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} &= \vec{\delta}(A, S/R_0) - \vec{v}(A/R_0) \wedge \int_{(S)} \vec{v}(M/R_0) dm \\ \vec{\delta}(A, S/R_0) &= \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} + \vec{v}(A/R_0) \wedge m \vec{v}(G/R_0) \end{aligned}$$

Donc en général  $[\dot{C}] \neq [D]$ , l'égalité  $[\dot{C}] = [D]$  est vérifiée dans les quatre cas particuliers suivants :

- $R_0$  est le repère barycentrique  $R_G \implies \vec{v}(G/R_0) = \vec{0}$  ;
- Le point  $A$  est fixe dans le repère  $R_0$  de manière permanente ou instantanée (ceci est vrai pour  $I_1$  et  $I_2$  mais pas pour le point géométrique  $I$ ).
- $A \equiv G$  ;
- $\vec{v}(A/R_0) \parallel \vec{v}(G/R_0) (\forall t)$

Ainsi

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\delta}(G, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(G, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} \\ \vec{\delta}(I_1, S_1/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(I_1, S_1/R_0)}{dt} \right|_{R_0} \text{ s'il y a absence de glissement de } (S_1) \text{ par rapport à } R_0 \\ \vec{\delta}(I, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(I, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} + \vec{v}(I/R_0) \wedge m \vec{v}(G/R_0) \end{array} \right.$$

**Remarque importante**

A chaque instant, les points  $I_1$  et  $I$  sont confondus ( $I_1 \equiv I$ )  $\implies$

$$\vec{\sigma}(I_1, S/R_0) = \vec{\sigma}(I, S/R_0) + \underbrace{m \vec{v}(G/R_0) \wedge \vec{II}_1}_{\vec{0}}$$

$$\vec{\sigma}(I_1, S/R_0) = \vec{\sigma}(I, S/R_0)$$

Ne pas oublier de prendre en considération la dérivée par rapport au temps du vecteur nul,  $m \vec{v}(G/R_0) \wedge \vec{II}_1$ , à l'instant considéré.

### 4.4.3 Autres résultats

#### 4.4.3.1 Le solide ( $S$ ) est animé d'un mouvement de translation / à $R_0$

En choisissant les éléments de réduction en  $G$  on aura :

$$[\dot{C}(G)] = [D(G)]$$

$$\vec{\sigma}(G, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(G, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} = \vec{0}$$

car  $\vec{\sigma}(G, S/R_0) = \vec{\sigma}(G, S/R_G) = \vec{0}$  dans un mouvement de translation.

#### 4.4.3.2 Le solide ( $S$ ) a un de ses points fixe dans $R_0$

Soit  $A \in (S)$  tel que  $A$  est fixe dans  $R_0 \implies [\dot{C}(G)] = [D(G)]$

$$\vec{\sigma}(A, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0}$$

Puisque  $A$  est fixe dans  $R_0 \implies \vec{\sigma}(A, S/R_0) = J(A, S) (\vec{\Omega}(S/R_0))$

En pratique,  $\vec{\sigma}(A, S/R_0)$  est connu par ses composantes dans un repère  $R_i$  lié au solide où  $J(A, S)$  aurait été calculé.

$$\vec{\sigma}(A, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} = \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_i} + \vec{\Omega}(R_i/R_0) \wedge \vec{\sigma}(A, S/R_0)$$

**Cas particulier:**  $R_i$  est un repère principal d'inertie lié au solide ( $S$ ).

$$II(A, S) = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix} \text{ dans } (\vec{i}, \vec{j}, \vec{k}) \text{ et } \vec{\Omega}(R_i/R_0) = p\vec{i} + q\vec{j} + r\vec{k}$$

$$\vec{\sigma}(A, S/R_0) = II(A, S) \vec{\Omega}(R_i/R_0) = \begin{pmatrix} A & 0 & 0 \\ 0 & B & 0 \\ 0 & 0 & C \end{pmatrix} \begin{pmatrix} p \\ q \\ r \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} Ap \\ Bq \\ Cr \end{pmatrix}$$

$$\vec{\sigma}(A, S/R_0) = A\dot{p}\vec{i} + B\dot{q}\vec{j} + C\dot{r}\vec{k} + (p\vec{i} + q\vec{j} + r\vec{k}) \wedge (Ap\vec{i} + Bq\vec{j} + Cr\vec{k})$$

$$\vec{\sigma}(A, S/R_0) = \begin{cases} A\dot{p} + (C - B)qr \\ B\dot{q} + (A - C)pr \\ C\dot{r} + (B - A)pq \end{cases} : \text{Formules d'Euler obtenues avec l'hypothèse de } A \in (S) \text{ et fixe}$$

dans  $R_0$ .

La matrice  $II(A, S)$  est exprimée dans  $R_i$  lié à  $(S)$  et  $R_i$  est un repère principal d'inertie.

#### 4.4.3.3 Le solide $(S)$ est en rotation autour d'un axe fixe dans $R_0$

Soit  $(\Delta)$  un axe fixe dans  $R_0$  de vecteur unitaire  $\vec{u}$  et  $R$  un repère lié à  $(S)$ .

Puisque le vecteur  $\vec{\Omega}(R/R_0)$  est porté par  $(\Delta)$ ,  $\vec{\Omega}(R/R_0) = \omega \vec{u}$ .

Considérons  $A \in (\Delta)$ , donc  $A$  est fixe dans  $R_0$ .

$$\vec{\delta}(\Delta, S/R_0) = \vec{\delta}(A, S/R_0) \cdot \vec{u} = \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} \cdot \vec{u} = \left. \frac{d\vec{\sigma}(A, S/R_0) \cdot \vec{u}}{dt} \right|_{R_0}$$

$$\vec{\delta}(\Delta, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(\Delta, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} = I(\Delta, S)\dot{\omega}$$

#### 4.4.3.4 Le mouvement de $(S)$ est quelconque

Soit  $A \in \xi$  ( $A$  quelconque)

$$\vec{\delta}(A, S/R_0) = \vec{\delta}(G, S/R_0) + m\vec{\gamma}(G/R_0) \wedge \vec{GA} \quad (\text{formule de transfert du torseur dynamique})$$

$$\vec{\delta}(G, S/R_0) = \left. \frac{d\vec{\sigma}(G, S/R_0)}{dt} \right|_{R_0} = \frac{d}{dt} [J(G, S)\vec{\Omega}(R/R_0)]_{R_0}$$

$$\vec{\delta}(A, S/R_0) = \frac{d}{dt} [J(G, S)\vec{\Omega}(R/R_0)]_{R_0} + m\vec{\gamma}(G/R_0) \wedge \vec{GA}$$

#### Attention

Ne pas oublier que, même si la dérivation est effectuée par rapport à  $R_0$ , l'opération  $J(G, S)$  est souvent exprimé dans un repère lié à  $(S)$ .

## 4.5 Énergie Cinétique

### 4.5.1 Introduction

En histoire des sciences, **G. Leibniz**, s'opposant à **Descartes** qui estimait que la quantité de mouvement se conservait toujours, développa l'idée de la «*force vive*» (vis versa), à laquelle il attribuait la valeur  $mv^2$ . La force vive est donc le double de l'énergie cinétique. La force vive est un concept obsolète où on trouve la première expression mathématique de ce qui sera connu comme la loi de la conservation de l'énergie. Elle peut être considérée comme une sorte d'énergie cinétique ou d'énergie reliée au mouvement des objets. D'où la naissance du concept énergie cinétique (du Grec «*énergeia*»), qui détermine l'énergie que possède un corps du fait de son mouvement par rapport à un référentiel donné.

### 4.5.2 Deuxième théorème de Koenig

L'énergie cinétique de  $(S)$ , calculée dans le repère  $R_0$ , est définie par :

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_0))^2 dm = \int_S dE_c(M/R_0)$$



On a :

$$\vec{v}(M/R_0) = \vec{v}(M/R_G) + \vec{v}(G/R_0) + \underbrace{\vec{\Omega}(R_G/R_0) \wedge \overrightarrow{GM}}_{\vec{0}} \implies \vec{v}(M/R_0) = \vec{v}(M/R_G) + \vec{v}(G/R_0)$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_0))^2 dm = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_G) + \vec{v}(G/R_0))^2 dm$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_G))^2 dm + \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(G/R_0))^2 dm + \vec{v}(G/R_0) \cdot \int_S \vec{v}(M/R_G) dm$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_G))^2 dm + \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(G/R_0))^2 dm + \vec{v}(G/R_0) \cdot \underbrace{\frac{d}{dt} \int_S \overrightarrow{GM} dm}_{\vec{0}}$$

$$E_c(S/R_0) = E_c(S/R_G) + \frac{1}{2} m (\vec{v}(G/R_0))^2 : \text{C'est le deuxième théorème de Koenig.}$$

#### 4.5.2.1 Le solide (S) est animé d'un mouvement de translation /R<sub>0</sub>

$$\vec{v}(M/R_G) = \underbrace{\vec{v}(G/R_G)}_{\vec{0}} + \underbrace{\vec{\Omega}(S/R_G) \wedge \overrightarrow{GM}}_{\vec{0}} = \vec{0} \implies E_c(S/R_G) = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_G))^2 dm = \vec{0}$$

$$\text{Donc} \quad E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} m (\vec{v}(G/R_0))^2$$

#### 4.5.2.2 Le solide (S) a un de ses points fixe dans R<sub>0</sub>

Soit  $A \in (S)$  tel que  $A$  est fixe dans  $R_0$ .

$$\vec{v}(M/R_0) = \underbrace{\vec{v}(A/R_0)}_{\vec{0}} + \vec{\Omega}(S/R_0) \wedge \overrightarrow{AM} \implies (\vec{v}(M/R_0))^2 = \vec{v}(M/R_0) \cdot (\vec{\Omega}(R/R_0) \wedge \overrightarrow{AM})$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \int_S (\vec{v}(M/R_0))^2 dm$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \int_S \vec{v}(M/R_0) \cdot (\vec{\Omega}(R/R_0) \wedge \overrightarrow{AM}) dm = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot \int_S \overrightarrow{AM} \wedge \vec{v}(M/R_0) dm$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot \int_S \overrightarrow{AM} \wedge (\vec{\Omega}(R/R_0) \wedge \overrightarrow{AM}) dm = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot J(A, S) (\vec{\Omega}(R/R_0))$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot J(A, S) (\vec{\Omega}(R/R_0)) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot \vec{\sigma}(A, S/R_0)$$

Sous forme matricielle :

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \underbrace{\vec{\Omega}^t(R/R_0)}_{(1 \times 3)} \underbrace{II(A, S)}_{(3 \times 3)} \underbrace{\vec{\Omega}(R/R_0)}_{(3 \times 1)}$$

#### Conséquence

Le centre de masse  $G$  étant fixe dans  $R_G$ , on a alors :

$$E_c(S/R_G) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(S/R_G) \cdot J(G, S) (\vec{\Omega}(S/R_G))$$

Comme  $\vec{\Omega}(S/R_G) = \vec{\Omega}(S/R_0)$

$$E_c(S/R_G) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}^t(R/R_0) \cdot II(G, S) \cdot \vec{\Omega}(R/R_0) \quad [R \text{ est un repère lié à } (S)]$$

**4.5.2.3 Le solide ( $S$ ) est animé d'un mouvement de rotation autour d'un axe  $(\Delta)$  fixe dans  $R_0$**

Soit  $\vec{u}$  un vecteur directeur de  $(\Delta)$  et  $A \in (\Delta)$ .

On pose  $\vec{\Omega}(R/R_0) = \omega \vec{u}$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot J(A, S) \vec{\Omega}(R/R_0)$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \omega^2 \vec{u} \cdot J(A, S) \vec{u}$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \omega^2 I(\Delta, S)$$

**4.5.2.4 Le solide ( $S$ ) est animé d'un mouvement quelconque**

On utilise le deuxième théorème de Koenig :

$$E_c(S/R_0) = E_c(S/R_G) + \frac{1}{2} m (\vec{v}(G/R_0))^2$$

$$E_c(S/R_0) = \frac{1}{2} \vec{\Omega}(R/R_0) \cdot J(G, S) (\vec{\Omega}(R/R_0)) + \frac{1}{2} m (\vec{v}(G/R_0))^2$$

$$E_c(S/R_0) = \underbrace{\frac{1}{2} \vec{\Omega}^t(R/R_0) \cdot II(G, S) \vec{\Omega}(R/R_0)}_{\text{rotation}} + \underbrace{\frac{1}{2} m (\vec{v}(G/R_0))^2}_{\text{translation}}$$