

On considère deux points A et B, situés sur une parallèle au vecteur  $\vec{\omega}$  (fig.2.4).  
D'après (2.13) on obtient

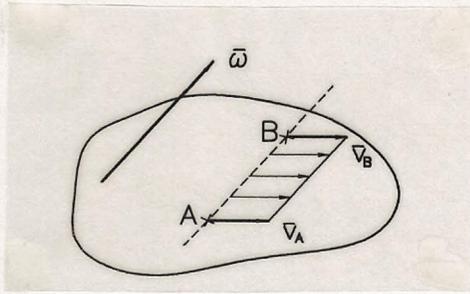


Fig. 2.4

$$\begin{aligned} \vec{v}_B &= \vec{v}_A + \vec{\omega} \times \overline{AB} \\ \vec{\omega} &\parallel \overline{AB} \\ \text{donc } \vec{\omega} \times \overline{AB} &= 0 \\ \text{d'on résulte} \\ \vec{v}_B &= \vec{v}_A \end{aligned}$$

Tous les points du corps situés sur une parallèle au vecteur  $\vec{\omega}$  ont la même vitesse.

Exprimons la vitesse  $\vec{v}_A$  à partir de deux points O et O' (fig. 2.5)

$$\vec{v}_A = \vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OA}$$

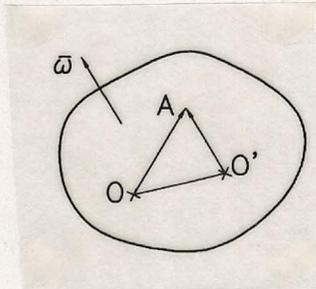


Fig. 2.5

$$\vec{v}_A = \vec{v}_{O'} + \vec{\omega}' \times \overline{O'A}$$

Donc

$$\vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OA} = \vec{v}_{O'} + \vec{\omega}' \times \overline{O'A}$$

$$\vec{v}_{O'} = \vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OO'}$$

$$\vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OA} = \vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OO'} + \vec{\omega}' \times \overline{O'A}$$

$$\vec{\omega} \times (\overline{OA} - \overline{OO'}) = \vec{\omega}' \times \overline{O'A}$$

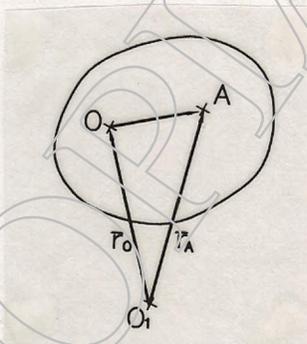
$$\overline{OA} - \overline{OO'} = \overline{O'A}$$

$$\vec{\omega} \times \overline{O'A} = \vec{\omega}' \times \overline{O'A}$$

d'où on tire que  $\vec{\omega} = \vec{\omega}'$  donc le vecteur  $\vec{\omega}$  est un vecteur libre.

### 2.3 Champ d'accélération. L'expression générale de l'accélération.

On considère le vecteur OA dont le module est constant. On cherche la dérivée par rapport au temps du vecteur  $\overline{OA}$ .



$$\vec{v}_A = \vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OA}$$

$$\vec{v}_A - \vec{v}_O = \vec{\omega} \times \overline{OA} \quad \dot{\vec{r}}_A - \dot{\vec{r}}_O = \vec{\omega} \times \overline{OA}$$

ou 
$$\frac{d}{dt}(\vec{r}_A - \vec{r}_O) = \vec{\omega} \times \overline{OA}$$

$$\frac{d}{dt}(\overline{OA}) = \vec{\omega} \times \overline{OA} \quad \overline{OA} = \vec{\omega} \times \overline{OA} \quad (2.15)$$

En vertu de la définition,

$$\vec{a}_A = \dot{\vec{v}}_A = \frac{d}{dt}(\vec{v}_O + \vec{\omega} \times \overline{OA}) = \dot{\vec{v}}_O + \dot{\vec{\omega}} \times \overline{OA} + \vec{\omega} \times \dot{\overline{OA}}$$

On note  $\dot{\bar{\omega}} = \bar{\varepsilon}$ . En tenant compte de (2.15) et que

$$\dot{\bar{v}}_O = \bar{a}_O \text{ on obtient}$$

$$\bar{a}_A = \bar{a}_O + \bar{\varepsilon} \times \overline{OA} + \bar{\omega} \times (\bar{\omega} \times \overline{OA}) \quad (2.16)$$

L'expression (2.16) fournit la distribution d'accélération ou le champ d'accélération.

### 2.4 Formes de mouvement d'un solide

Le mouvement d'un solide est caractérisé par deux grandeurs, qui sont appelés les invariants du mouvement, c'est-à-dire:

l'invariant vectoriel  $\bar{\omega}$

l'invariant scalaire  $\bar{\omega} \bar{v}$

On peut classer les mouvements des corps en fonction de ces deux invariants comme il est montré dans ce qui suit:

$\bar{\omega}$	$\bar{v}_O$	$\bar{\omega} \bar{v}_O$	Particularités	Situation du solide	Nombre de DDL	Forme de mouvement
0	$\neq 0$	0	-		3 $v_{x0}; v_{y0}; v_{z0}$	TRANSLATION
$\neq 0$	0	0	-		3 $\omega_x; \omega_y; \omega_z$	MOUVEMENT AUTOUR D'UN POINT FIXE
$\neq 0$	$\neq 0$	0	$\bar{v}_O \perp \bar{\omega}$ $\bar{\omega} \perp \bar{u}_{\omega}$ $\bar{u} = \text{const}$		3 $v_{x0}; v_{y0}; \omega$	MOUVEMENT PLAN
$\neq 0$	0	0	$\bar{\omega} = \bar{u}_{\omega} \omega$ $\bar{u}_{\omega} = \text{const}$		1 $\omega$	ROTATION AUTOUR D'UN AXE FIXE
$\neq 0$	$\neq 0$	$\neq 0$	$\bar{u} = \text{const}$ $\bar{v}_O = v_O \bar{u}$ $\bar{\omega} = \omega \bar{u}$		2 $v_O; \omega$	MOUVEMENT DE VIS
$\neq 0$	$\neq 0$	$\neq 0$	-		6 $v_{x0}; v_{y0}; v_{z0}$ $\omega_x; \omega_y; \omega_z$	MOUVEMENT LIBRE

La forme du mouvement d'un solide est déterminée de liaisons qui lui sont imposées.

Exemples :

