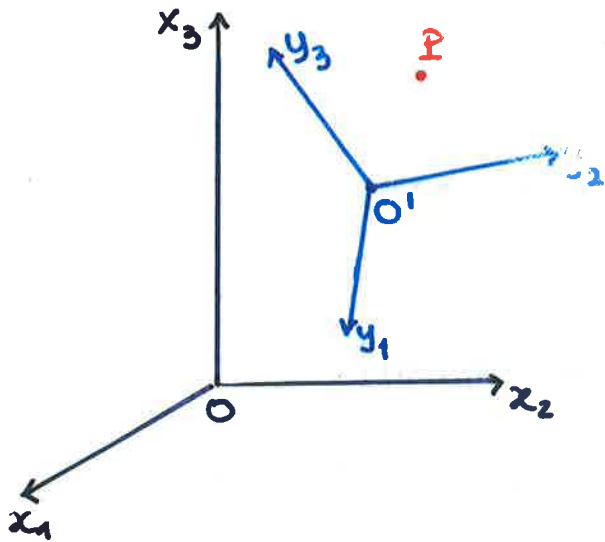


# CINEMATICA DEI MOTI RELATIVI



Dati due sistemi di riferimento  $(O, x_1, x_2, x_3)$  e  $(O', y_1, y_2, y_3)$  in moto l'uno rispetto all'altro, dotati dello stesso sistema di misura del tempo.

Valgono:

## Postulati della Meccanica Classica

- 1) la distanza tra 2 punti non dipende dall'osservatore;
- 2) esistenza del tempo assoluto (indipendente dall'osservatore).

Per comodità  $O, x_1, x_2, x_3$  è detto **referimento fisso**,  $O', y_1, y_2, y_3$  è detto **referimento mobile**.

Il moto di  $P$  rispetto al ref. fisso è detto **assoluto** ed è assegnato da:

$$P(t) - O = x_1(t) \bar{t}_1 + x_2(t) \bar{t}_2 + x_3(t) \bar{t}_3$$

Il moto di  $P$  rispetto al ref. mobile è detto **relativo** ed è assegnato da:

$$P(t) - O' = y_1(t) \bar{J}_1^{(t)} + y_2(t) \bar{J}_2^{(t)} + y_3(t) \bar{J}_3^{(t)}$$

Il moto del punto  $O'$  è assegnato da:

$$O'(t) - O = c_1(t) \bar{t}_1 + c_2(t) \bar{t}_2 + c_3(t) \bar{t}_3$$

E' nota inoltre

$$[\alpha_{hk}] = [\alpha_{hk}(t)]$$

Def.: Chiamiamo **velocità assoluta**  $\bar{v}_a$  del punto P la velocità di P rispetto al rif.  $Ox_1x_2x_3$

$$\bar{v}_a = \dot{x}_1 \bar{i}_1 + \dot{x}_2 \bar{i}_2 + \dot{x}_3 \bar{i}_3$$

Chiamiamo **velocità relativa**  $\bar{v}_r$  del punto P la velocità di P rispetto al rif.  $O'y_1y_2y_3$

$$\bar{v}_r = \dot{y}_1 \bar{j}_1 + \dot{y}_2 \bar{j}_2 + \dot{y}_3 \bar{j}_3$$

Chiamiamo **velocità di trascinamento**  $\bar{v}_t$  del punto P la velocità del punto della terna mobile che coincide con P, cioè è la **velocità di P pensato rigidamente collegato con il rif. mobile**

$$\bar{v}_t = \bar{v}_{O'} + y_1 \frac{d}{dt} \bar{j}_1 + y_2 \frac{d}{dt} \bar{j}_2 + y_3 \frac{d}{dt} \bar{j}_3 = \bar{v}_{O'} + \bar{\omega} \times (P-O')$$

$\frac{d}{dt} \bar{j}_k = \bar{\omega} \times \bar{j}_k$

### Teorema di composizione delle velocità

La velocità assoluta di un punto è data, in ogni istante, dalle somme delle velocità relative e di trascinamento:

$$\bar{v}_a = \bar{v}_r + \bar{v}_t$$

Dim.: Dall'identità:

$$P(t) - O = [O'(t) - O] + [P(t) - O'(t)]$$

derivando rispetto al tempo t:

$$\frac{d}{dt} P(t) = \frac{d}{dt} O'(t) + \dot{y}_1 \bar{j}_1 + \dot{y}_2 \bar{j}_2 + \dot{y}_3 \bar{j}_3 + y_1 \frac{d}{dt} \bar{j}_1 + y_2 \frac{d}{dt} \bar{j}_2 + y_3 \frac{d}{dt} \bar{j}_3$$

segue la tesi, utilizzando le definizioni.



: Chiamiamo **accelerazione assoluta**  $\bar{a}_a$  del punto l'accelerazione di P rispetto al rif.  $Ox_1x_2x_3$ :

$$\underline{\bar{a}_a = \ddot{x}_1 \bar{T}_1 + \ddot{x}_2 \bar{T}_2 + \ddot{x}_3 \bar{T}_3}$$

Chiamiamo **accelerazione relativa**  $\bar{a}_r$  del punto l'accelerazione di P rispetto al rif.  $Oy_1y_2y_3$ :

$$\underline{\bar{a}_r = \ddot{y}_1 \bar{J}_1 + \ddot{y}_2 \bar{J}_2 + \ddot{y}_3 \bar{J}_3}$$

Chiamiamo **accelerazione di trascinamento**  $\bar{a}_\tau$  punto P l'accelerazione di P' punto della terna mobile che coincide con P, cioè pensando P rigidamente collegato col rif. mobile:

$$\underline{\bar{a}_\tau = \bar{a}_{O'} + y_1 \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_1 + y_2 \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_2 + y_3 \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_3}$$

Chiamiamo **accelerazione complementare** o di **Coriolis** il vettore:

$$\underline{\bar{a}_c = 2 \bar{\omega} \times \bar{v}_r}, \quad \text{con } \bar{\omega} = \bar{\omega}_\tau.$$

ove  $\bar{v}_r$  è la velocità relativa del punto P ed  $\bar{\omega}$  tale che  $\frac{d}{dt} \bar{J}_h = \bar{\omega} \times \bar{J}_h$  (formule di Poisson).

Teorema di composizione delle accelerazioni o di CORIOLIS

l'accelerazione assoluta di un punto è data, in ogni istante, dalla somma delle accelerazioni relativa, di trascinamento e di Coriolis, cioè:

$$\underline{\bar{a}_a = \bar{a}_r + \bar{a}_\tau + \bar{a}_c}$$

(★)

$$\bar{v}_Q = \bar{v}_K + \bar{v}_T$$

$$\bar{v}_Q = \dot{x}_1 \bar{t}_1 + \dot{x}_2 \bar{t}_2 + \dot{x}_3 \bar{t}_3$$

$$\bar{v}_K = \dot{y}_1 \bar{J}_1 + \dot{y}_2 \bar{J}_2 + \dot{y}_3 \bar{J}_3$$

$$\bar{v}_T = \underbrace{\dot{c}_1 \bar{t}_1 + \dot{c}_2 \bar{t}_2 + \dot{c}_3 \bar{t}_3}_{\bar{v}_{O'}} + \underbrace{y_1 \underbrace{\bar{\omega} \times \bar{J}_1}_{\frac{d}{dt} \bar{J}_1} + y_2 \underbrace{\bar{\omega} \times \bar{J}_2}_{\frac{d}{dt} \bar{J}_2} + y_3 \underbrace{\bar{\omega} \times \bar{J}_3}_{\frac{d}{dt} \bar{J}_3}}_{\bar{\omega} \times (P-O')}$$

$$\bar{a}_Q = \frac{d}{dt} \bar{v}_Q = \sum_{k=1}^3 \ddot{x}_k \bar{t}_k$$

$$\frac{d}{dt} \bar{v}_K = \underbrace{\ddot{y}_1 \bar{J}_1 + \ddot{y}_2 \bar{J}_2 + \ddot{y}_3 \bar{J}_3}_{\parallel \bar{a}_K} + \bar{\omega} \times \underbrace{\sum_{k=1}^3 \dot{y}_k \bar{J}_k}_{\bar{v}_K}$$

$$\begin{aligned} \frac{d}{dt} \bar{v}_T &= \bar{a}_{O'} + \underbrace{\sum_k \dot{y}_k \frac{d}{dt} \bar{J}_k}_{\bar{\omega} \times \bar{J}_k} + \sum_k y_k \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_k \\ &= \bar{a}_{O'} + \underbrace{\bar{\omega} \times \bar{v}_K}_{\bar{\omega} \times \bar{v}_K} + \frac{d}{dt} (\bar{\omega} \times (P-O')) \\ &= \bar{a}_{O'} + \bar{\omega} \times \bar{v}_K + \underbrace{\dot{\bar{\omega}} \times (P-O') + \bar{\omega} \times \frac{d}{dt} (P-O')}_{\bar{\omega} \times (P-O')} \end{aligned}$$

$$= \bar{a}_{O'} + \bar{\omega} \times \bar{v}_K + \dot{\bar{\omega}} \times (P-O') + \bar{\omega} \times [\bar{\omega} \times (P-O')]$$

$$\Rightarrow \bar{a}_Q = \bar{a}_K + \underbrace{2\bar{\omega} \times \bar{v}_K}_{\bar{a}_C} + \underbrace{\bar{a}_{O'} + \dot{\bar{\omega}} \times (P-O') + \bar{\omega} \times [\bar{\omega} \times (P-O')]}_{\bar{a}_T}$$

Dim: Derivando rispetto a t  $\bar{v}_a = \bar{v}_r + \bar{v}_\tau$  otteniamo (\*)

$$\bar{a}_a = \underbrace{\ddot{y}_1 \bar{J}_1 + \ddot{y}_2 \bar{J}_2 + \ddot{y}_3 \bar{J}_3}_{\bar{a}_0} + \underbrace{2 \left( \dot{y}_1 \frac{d}{dt} \bar{J}_1 + \dot{y}_2 \frac{d}{dt} \bar{J}_2 + \dot{y}_3 \frac{d}{dt} \bar{J}_3 \right)}_{\bar{a}_c}$$

$$\bar{a}_0 + y_1 \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_1 + y_2 \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_2 + y_3 \frac{d^2}{dt^2} \bar{J}_3$$

$$= \bar{a}_r + 2 \left( \dot{y}_1 \bar{\omega} \times \bar{J}_1 + \dot{y}_2 \bar{\omega} \times \bar{J}_2 + \dot{y}_3 \bar{\omega} \times \bar{J}_3 \right) + \bar{a}_\tau$$

$$= \bar{a}_r + \bar{a}_\tau + 2 \bar{\omega} \times \bar{v}_r = \bar{a}_r + \bar{a}_\tau + \bar{a}_c$$

Spesso il moto del rif. mobile rispetto a quello fisso viene chiamato **moto di trascinamento**.

Def. Chiamiamo **moto di trascinamento traslatorio** il moto in cui il rif. mobile si muove di moto di traslazione rispetto al rif. fisso.

In un moto di trascinamento traslatorio, tutti i punti solidali con il rif. mobile hanno la stessa velocità e accelerazione e quindi è possibile scegliere come  $\bar{v}_\tau$  ed  $\bar{a}_\tau$  di ogni punto quelle del punto  $o'$  (origine del rif. mobile).

$$\boxed{\bar{v}_a = \bar{v}_r + \bar{v}_{o'}}$$

TEOREMA DI GALILEO

Poiché i versori del rif. mobile sono costanti in direzione, dalle formule di Poisson:

$$\bar{\omega} = \bar{0} \text{ (vettore nullo)}$$

è quindi l'accelerazione di Coriolis:

$$\bar{a}_c = 2 \bar{\omega} \times \bar{v}_r \equiv \bar{0}$$

$$\Rightarrow \boxed{\bar{a}_a = \bar{a}_r + \bar{a}_{o'}} \quad \text{TEOREMA DI RIVALS}$$



Se il moto di trascinamento traslatorio è rettilineo ed uniforme allora  $\bar{a}_{o_1} = \bar{0}$  e quindi:

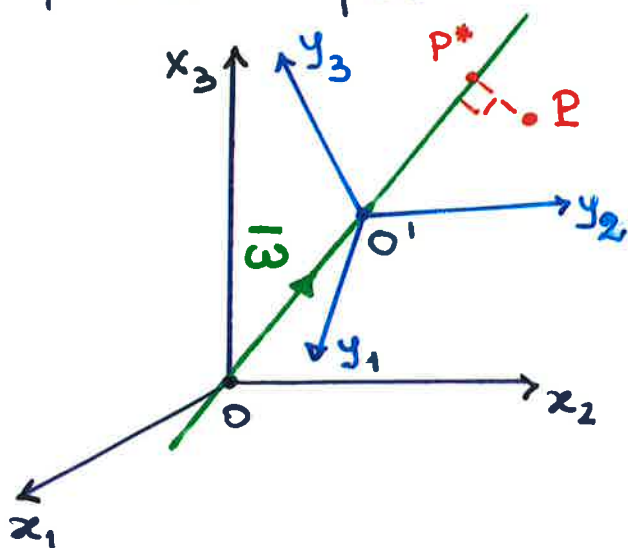
$$\bar{a}_{ra} = \bar{a}_{rc}$$

cioè l'accelerazione è la stessa rispetto ai due osservatori.

Def: Due osservatori si dicono **equivalenti** se i relativi sistemi di riferimento si muovono l'uno rispetto all'altro di moto di traslazione rettilinea ed uniforme.

Osservazione: La velocità ha sempre carattere relativo; l'accelerazione ha carattere relativo, ma risulta invariante nella classe dei sistemi equivalenti (equivalenza galileiana).

Def: Chiamiamo **moto di trascinamento rotatorio uniforme** un moto in cui il rif. mobile ruota uniformemente ( $\bar{\omega} = \text{costante}$ ) attorno ad una retta fissa passante per O.



$$\dot{\bar{\omega}} = \bar{0}$$

$$\bar{v}_r = \bar{\omega} \times (P - O)$$

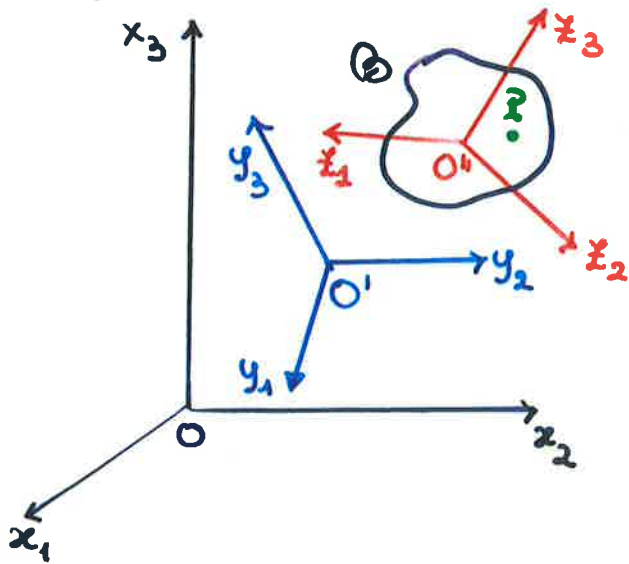
$$\bar{a}_r = -\omega^2 (P - P^*) = \bar{\omega} \times [\bar{\omega} \times (P - O)]$$

perciò:

$$\bar{v}_a = \bar{v}_r + \bar{\omega} \times (P - O)$$

$$\bar{a}_a = \bar{a}_r - \omega^2 (P - P^*) + 2\bar{\omega} \times \bar{v}_r$$

# MOTI RELATIVI PER CORPI RIGIDI



$\mathcal{B}$ : corpo rigido

$Ox_1x_2x_3$ : rif. fisso

$O'y_1y_2y_3$ : rif. mobile

$O''z_1z_2z_3$ : rif. solidale con  $\mathcal{B}$   
(orig. destro)

Def: Chiamiamo **velocità angolare assoluta**  $\bar{\omega}_a$  la velocità angolare di  $\mathcal{B}$  nel suo moto (assoluto) rispetto ad  $Ox_1x_2x_3$ . Per ogni  $P \in \mathcal{B}$  si ha:

$$\bar{v}_a(P(t)) = \bar{v}_a(O''(t)) + \bar{\omega}_a(t) \times (P - O'')$$

Chiamiamo **velocità angolare relativa**  $\bar{\omega}_r$  la velocità angolare di  $\mathcal{B}$  nel suo moto (relativo) rispetto ad  $O'y_1y_2y_3$ . Per ogni  $P \in \mathcal{B}$  si ha:

$$\bar{v}_r(P(t)) = \bar{v}_r(O''(t)) + \bar{\omega}_r(t) \times (P - O'')$$

Chiamiamo **velocità angolare di trascinamento**  $\bar{\omega}_T$  la velocità angolare di  $\mathcal{B}$  nel presunto rigi-damente collegato al sistema mobile  $O'y_1y_2y_3$ . Per ogni  $P \in \mathcal{B}$  si ha:

$$\bar{v}_T(P(t)) = \bar{v}_T(O''(t)) + \bar{\omega}_T(t) \times (P - O'')$$

dove  $\bar{v}_a(P)$ ,  $\bar{v}_a(O'')$  sono le velocità di  $P$  ed  $O''$  in  $Ox_1x_2x_3$   
 $\bar{v}_r(P)$ ,  $\bar{v}_r(O'')$  " " " " " " " " " "  $O'y_1y_2y_3$   
 $\bar{v}_T(P)$ ,  $\bar{v}_T(O'')$  " " " " " " " " " " di trascinamento di  $P$  e  $O''$

## Teorema di composizione delle velocità angolare

La velocità angolare assoluta di un sistema rigido è data, in ogni istante, dalla somma delle velocità angolari relative e di trascinamento, cioè:

$$\underline{\bar{\omega}_a = \bar{\omega}_r + \bar{\omega}_t}$$

Dim: In base alla definizione di velocità assoluta, relativa e di trascinamento e per il teorema di composizione delle velocità, si ha:

$$\bar{v}_a(P) = \bar{v}_r(P) + \bar{v}_t(P) \quad , \quad \forall P \in \mathcal{B}$$

$$\bar{v}_a(O'') = \bar{v}_r(O'') + \bar{v}_t(O'')$$

sottraendo membro a membro le espressioni delle velocità assoluta, relativa e di trascinamento delle definizioni date:

$$\underbrace{\bar{v}_a(P) - \bar{v}_r(P) - \bar{v}_t(P)}_{\vec{0}} = \underbrace{\bar{v}_a(O'') - \bar{v}_r(O'') - \bar{v}_t(O'')}_{\vec{0}} + (\bar{\omega}_a - \bar{\omega}_r - \bar{\omega}_t) \times (P - O'')$$

per ogni  $P \in \mathcal{B}$  si ottiene:

$$(\bar{\omega}_a - \bar{\omega}_r - \bar{\omega}_t) \times (P - O'') = \vec{0}$$

perciò

$$\underline{\bar{\omega}_a - \bar{\omega}_r - \bar{\omega}_t = \vec{0}}$$