

4

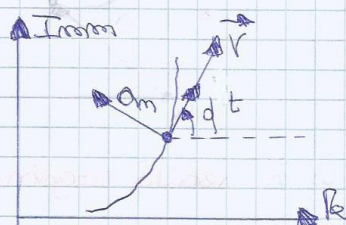
Quindi si può scrivere:

$$\vec{V}_p = \dot{p}e^{iq} + p i \dot{q} e^{iq} = \dot{p}e^{iq} + p \dot{q} e^{i(q+\pi/2)}$$

Il modulo vale:

$$|\vec{V}_p| = \sqrt{\dot{p}^2 + (p\dot{q})^2} \quad \text{con } q = g + \arctan \frac{p\dot{q}}{\dot{p}}$$

Analiticamente per l'accelerazione:

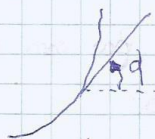


$$\vec{V} = V e^{iq}$$

$$\vec{a}_p = \dot{V} e^{iq} + V i \dot{q} e^{iq} = \dot{V} e^{iq} + V \dot{q} e^{i(q+\pi/2)}$$

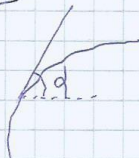
È bene fare le seguenti considerazioni:

- Se  $q$  cresce



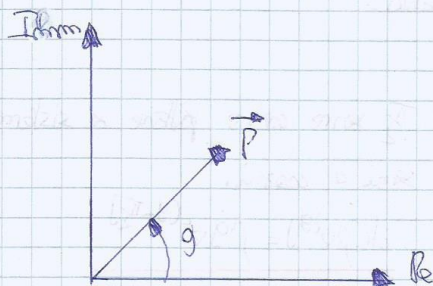
$$dq > 0$$

- Se  $q$  decresce



$$dq < 0$$

Analizziamo ora il caso del modo più semplice ossia R modo realistico.



Sappiamo che  $\vec{P} = |P| e^{ig}$

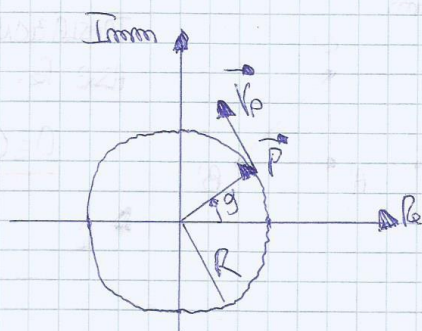
Quindi:

$$\vec{V}_p = |\dot{P}| e^{ig}$$

$$\vec{a}_p = |\ddot{P}| e^{ig}$$

5

Nel caso di un moto più complesso, come per esempio, il moto circolare si ha:



$$R = \text{cost} \text{ e } g = g(t)$$

Quindi:

$$\vec{r}(t) = R e^{i g}$$

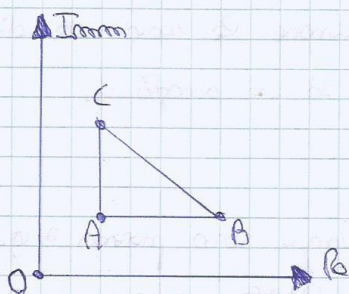
mentre:

$$\vec{v}_p = i \dot{g} R e^{i g}$$

$$\vec{a}_p = i \ddot{g} R e^{i g} - R \dot{g}^2 e^{i g}$$

Un corpo materiale è un corpo  $R$  cui dimensioni non sono trascurabili rispetto al piano di riferimento, contrariamente ad un punto materiale (puntella).

Un **corpo rigido** è un corpo che, muovendosi, non subisce deformazioni e quindi la distanza dei vari punti interni rimane costante. Si consideri, per esempio, il seguente corpo rigido sul piano:

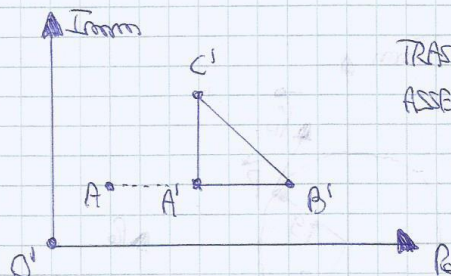
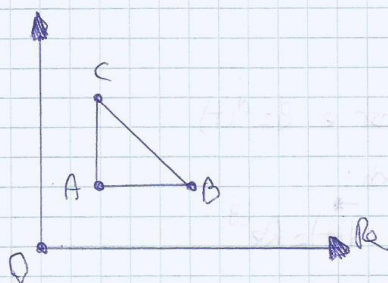


$$\begin{cases} (A-O) = \text{VETTORE POSIZIONE PUNTO A} \\ (B-O) = \text{VETTORE POSIZIONE PUNTO B} \\ (C-O) = \text{VETTORE POSIZIONE PUNTO C} \end{cases}$$

Un corpo rigido può subire degli spostamenti sul piano che possono essere delle traslazioni, delle rotazioni oppure delle rototraslazioni.

⑥

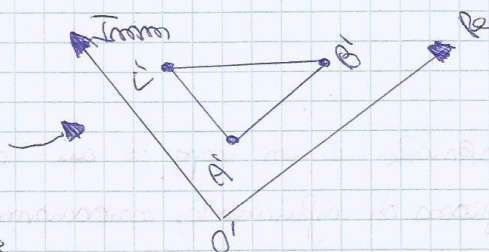
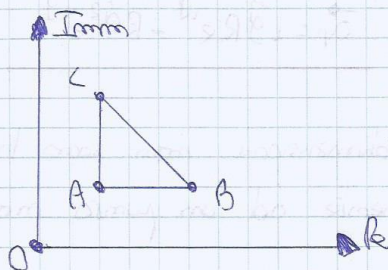
Per esempio:



TRASLAZIONE LUNGO  
ASSE  $R$ .

$$O \equiv O'$$

Di seguito viene mostrata una rotazione:

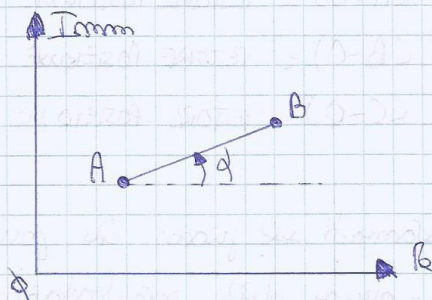


$$O' \neq O$$

Esempi un corpo rigido, conoscendo lo spostamento di un punto sono univocamente determinate le posizioni di tutti gli altri punti.

Gli angoli relativi fra due punti del corpo rimangono sempre costanti.

Soltamente, su un piano è possibile determinare le coordinate di un generico punto B conoscendo le coordinate del punto A ed un angolo  $\alpha$ .

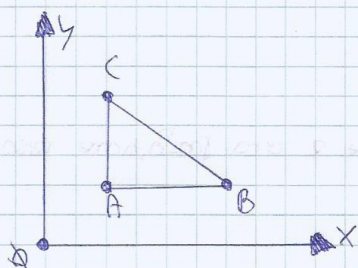


Dunque sono presenti 3 g.d.l. (Gradi di Libertà) ossia:

$$x_A, y_A, \alpha$$

7

Consideriamo ora la seguente situazione:



Si conoscano le coordinate dei vari punti:

$$\begin{cases} x_A, y_A, z_A \\ x_B, y_B, z_B \\ x_C, y_C, z_C \end{cases} \quad 9 \text{ parametri in tutto.}$$

Siccome è un corpo rigido, si avranno 3 condizioni sulle distanze dei punti e tre condizioni sulla quota "z". Quindi:

$$L_{AB} = \sqrt{(x_A - x_B)^2 + (y_A - y_B)^2 + (z_A - z_B)^2}$$

$$L_{AC} = \sqrt{(x_A - x_C)^2 + (y_A - y_C)^2 + (z_A - z_C)^2}$$

$$L_{BC} = \sqrt{(x_B - x_C)^2 + (y_B - y_C)^2 + (z_B - z_C)^2}$$

e:

$$\begin{cases} z_A = 0 \\ z_B = 0 \\ z_C = 0 \end{cases}$$

Quindi si avranno in totale 3 g.d.l. (9 parametri - 6 vincoli).

Inserendo dei vincoli del genere, in qualche modo, il corpo del sistema di riferimento si possono ridurre o annullare i gradi di libertà.

Per esempio:

• cerniera



Annulla i movimenti lungo x e y ma permette la rotazione. Quindi si ha solo un grado di libertà.

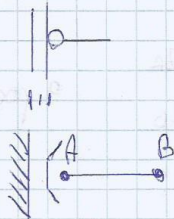
⑧

• **Incasso**



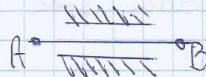
Annulla tutti i gradi di libertà (sia traslazioni che rotazioni)

• **Rotolo**



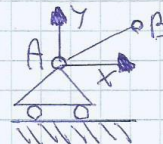
Annulla la rotazione e una traslazione verso y o verso x.

• **Incrocio**



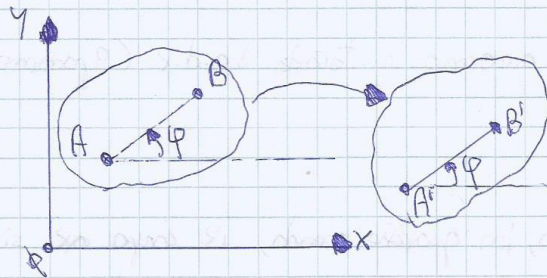
Annulla la rotazione ed una traslazione quindi da 1 g.d.l. alla struttura.

• **Carrello**



Annulla il movimento in una traslazione lungo una delle due direzioni. Fornisce 2 g.d.l.

Come già accennato in precedenza un corpo rigido può ruotare, traslare e rototraslare. Per esempio per il moto traslatorio:



Condizione iniziale:

$$\begin{cases} x_A \\ y_A \\ \varphi \end{cases}$$

Dopo la traslazione:

$$\begin{cases} x_A' \\ y_A' \\ \varphi \end{cases}$$

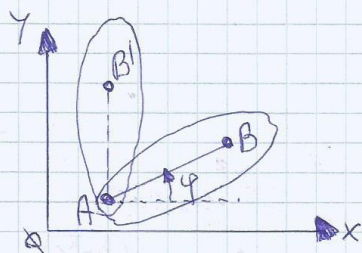
Attenzione: il moto traslatorio è diverso dal moto rettilineo.

Per il moto rotatorio:

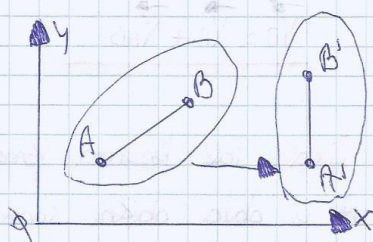
$$\text{Condizioni iniziali} \begin{cases} x_A \\ y_A \\ \varphi \end{cases} \Rightarrow \begin{cases} x_A' = x_B \\ y_A' = y_A \\ \varphi' \neq \varphi \end{cases}$$

A = CMC = Centro istantaneo di rotazione.

9

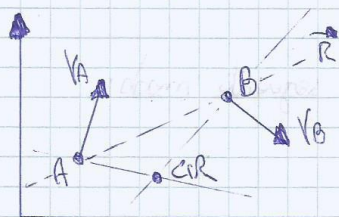


Per quanto riguarda il moto rototraslatorio si ha:



Cambiamo le coordinate  $x_A, y_A$  e l'angolo di rotazione.

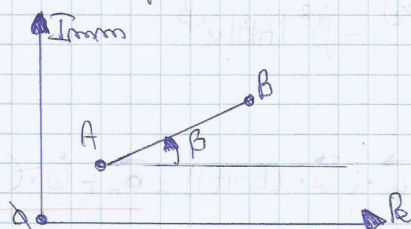
Si definisce **atto di moto** la fotografia dei vettori posizione e velocità in un certo istante di tempo di un corpo rigido. Si consideri la seguente situazione:



La proiezione della velocità lungo la retta che congiunge i due punti è uguale.

Con CR si identifica il **centro di istantanea rotazione**. Se il CR viene portato all'infinito si ha un moto traslatorio. Il punto CR ha una velocità nulla ma la sua accelerazione è diversa da zero. Il punto CR si trova con le imbricazioni delle rette perpendicolari a vettori velocità dei punti.

Cominciamo ora col piano di Gauss e consideriamo la seguente situazione:



I vettori complessi di posizione di A e B sono:

$$\vec{A} = x_A + iy_A, \quad \vec{B} = x_B + iy_B$$

10

Quindi si può tranquillamente scrivere:

$$\vec{B} = x_A + iy_A + |AB|e^{i\beta}$$

$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + i\dot{\beta}|AB|e^{i\beta} = \vec{V}_A + i\dot{\beta}|AB|e^{i(\beta + \frac{\pi}{2})}$$

$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + \vec{V}_{AB}$$

Questa ultima espressione denota la **teorema di Rivals**. Tale teorema fondamentalmente afferma che la velocità del punto B è data dalla somma della velocità di traslazione e della velocità di rotazione. Quindi:

$\vec{V}_A$  = velocità di traslazione

$\vec{V}_{AB}$  = velocità di rotazione.

La precedente relazione si può riscrivere nel seguente modo:

$$\vec{V}_B = \vec{V}_A + \vec{\omega} \cdot (\vec{B} - \vec{A})$$

Se il riferimento è il CIR si può scrivere:

$$\vec{V}_B = \vec{\omega} \cdot (\vec{B} - \vec{CIR})$$

Per quanto riguarda l'accelerazione:

$$\begin{aligned} \vec{a}_B &= \vec{a}_A + i\ddot{\beta}|AB|e^{i\beta} + i\dot{\beta}|AB|\dot{\beta}e^{i\beta} \\ &= \vec{a}_A + \ddot{\beta}|AB|e^{i(\beta + \frac{\pi}{2})} - \dot{\beta}^2|AB|e^{i\beta} \end{aligned}$$

Posto  $\vec{\omega} = \dot{\beta}$  otteniamo:

$$\vec{a}_B = \vec{a}_A + \vec{\omega} \cdot (\vec{B} - \vec{A}) + \vec{\omega} \cdot (\vec{\omega} \cdot (\vec{B} - \vec{A})) = \vec{a}_A + \vec{\omega} \cdot (\vec{B} - \vec{A}) - \omega^2(\vec{B} - \vec{A})$$