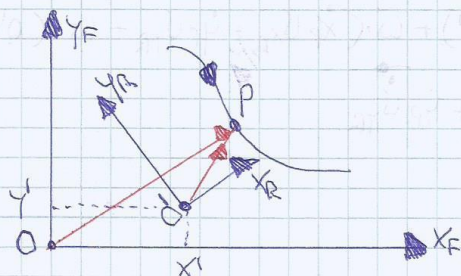


Fino ad ora abbiamo lavorato su un sistema fisso. Consideriamo anche un sistema mobile:



possiamo scrivere:

$$\vec{P}-O = \vec{O}-O' + \vec{O'}-P$$

$$\vec{P}-O = \vec{P}(t) = \dot{X}'\vec{U}_{X_F} + \dot{Y}'\vec{U}_{Y_F} + X_P\vec{U}_{X_R} + Y_P\vec{U}_{Y_R}$$

Proviamo a derivare quest'ultima espressione ottenendo:

$$\vec{V}_P(t) = \frac{d\vec{P}(t)}{dt} = \dot{X}'\vec{U}_{X_F} + \dot{Y}'\vec{U}_{Y_F} + \dot{X}_P\vec{U}_{X_R} + \dot{Y}_P\vec{U}_{Y_R} + \frac{d}{dt}\vec{U}_{X_R} \cdot X_P + \frac{d}{dt}\vec{U}_{Y_R} \cdot Y_P$$

possiamo scrivere:

$$\begin{cases} \dot{X}'\vec{U}_{X_F} + \dot{Y}'\vec{U}_{Y_F} = \frac{d}{dt}(\vec{O}-O') \rightarrow \text{velocità della terra} \\ \dot{X}_P\vec{U}_{X_R} + \dot{Y}_P\vec{U}_{Y_R} + \frac{d}{dt}\vec{U}_{X_R} \cdot X_P + \frac{d}{dt}\vec{U}_{Y_R} \cdot Y_P = \frac{d}{dt}(\vec{O'}-P) \end{cases}$$



$$\vec{V}_P(t) = \text{velocità della terra} + \vec{V}_R + \text{Rotazione della terra}$$

dove:

$$\vec{V}_R = \text{velocità relativa} = \dot{X}_P\vec{U}_{X_R} + \dot{Y}_P\vec{U}_{Y_R}$$

La rotazione della terra è:

$$\vec{\omega} \cdot (\vec{O'}-P) = \frac{d}{dt}\vec{U}_{X_R} \cdot X_P + \frac{d}{dt}\vec{U}_{Y_R} \cdot Y_P$$

Si chiama **velocità di trascinamento** (\$\vec{V}_T\$) la somma della velocità di traslazione e di rotazione della terra.

$$\vec{V}_T = (\dot{X}'\vec{U}_{X_F} + \dot{Y}'\vec{U}_{Y_F}) + (\vec{\omega} \cdot (\vec{O'}-P))$$

(2)

Analogo discorso per l'accelerazione:

$$\vec{a}_P(t) = \ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xP} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yP} + \dot{\vec{\omega}} \cdot (\vec{P} - \vec{O}') + \dot{\vec{\omega}} \cdot (\dot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \dot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR} + \vec{\omega} \cdot (\vec{O}' - \vec{P})) + \ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR} + \dot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \dot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR}$$

Ricordando che:

$$\frac{d}{dt}(\vec{O}' - \vec{P}) = \dot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \dot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR} + \vec{\omega} \cdot (\vec{O}' - \vec{P}) = \vec{V}_R + \vec{\omega} \cdot (\vec{O}' - \vec{P})$$

Possiamo riscrivere la relazione nel seguente modo:

$$\vec{a}_P(t) = \ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xP} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yP} + \dot{\vec{\omega}} \cdot (\vec{P} - \vec{O}') + \dot{\vec{\omega}} \cdot (\vec{V}_R + \vec{\omega} \cdot (\vec{O}' - \vec{P})) + \ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR} + \dot{\vec{x}}_P \frac{d}{dt} \vec{u}_{xR} + \dot{\vec{y}}_P \frac{d}{dt} \vec{u}_{yR}$$



$$\vec{a}_P(t) = \vec{a}_a + \dot{\vec{\omega}} \cdot \vec{\omega} \cdot (\vec{O}' - \vec{P}) + \dot{\vec{\omega}} \cdot (\vec{O}' - \vec{P}) + 2\vec{\omega} \cdot \vec{V}_R + \ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR}$$

dove:

$$\vec{a}_a = \ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xP} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yP} = \text{accelerazione della linea}$$

$$\dot{\vec{\omega}} \cdot \vec{\omega} \cdot (\vec{O}' - \vec{P}) = \text{accelerazione angolare}$$

$$2\vec{\omega} \cdot \vec{V}_R = \text{accelerazione di Coriolis}$$

$$\ddot{\vec{x}}_P \vec{u}_{xR} + \ddot{\vec{y}}_P \vec{u}_{yR} = \text{accelerazione relativa}$$

Per definizione l'accelerazione di trasinamento ($\vec{a}_{TR}$) vale:

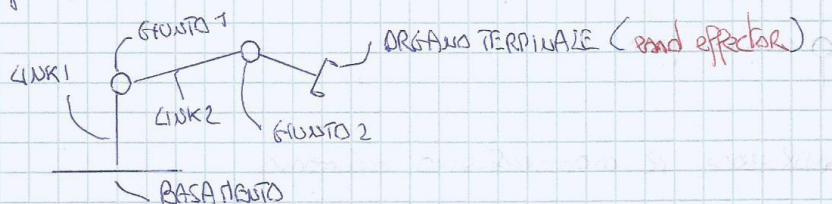
$$\vec{a}_{TR} = \vec{a}_a + \text{accelerazione angolare} + \dot{\vec{\omega}} \cdot (\vec{O}' - \vec{P})$$

(13)

Come già accennato la meccanica applicata alla macchina si occupa di studiare la meccanica dei singoli componenti che costituiscono una macchina più complessa. Si definisce **meccanismo** una serie di corpi rigidi vincolati fra di loro. I meccanismi si dividono in:

- catene cinematiche aperte
- catene cinematiche chiuse

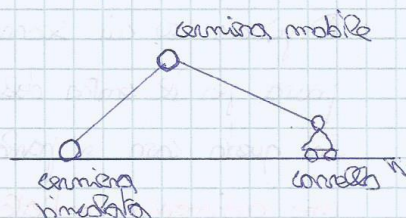
Ne primo tipo di catena e' insieme dei corpi rigidi sono collegati fra loro tramite un vincolo che unisce il precedente corpo al successivo. Per esempio, un classico braccio robotico da catena di montaggio e' una catena cinematica aperta.



Ne secondo tipo di catena il primo e l'ultimo corpo (link) e' vincolato al basamento (**base**). Le catene cinematiche chiuse sono di tre tipi:

- 1) **manovellismo ordinario**
- 2) **manovellismo anticinetico**
- 3) **GEIP**

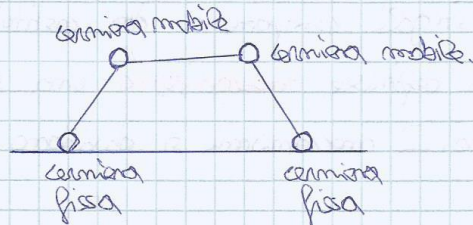
Il seguente schema mostra un manovellismo ordinario.



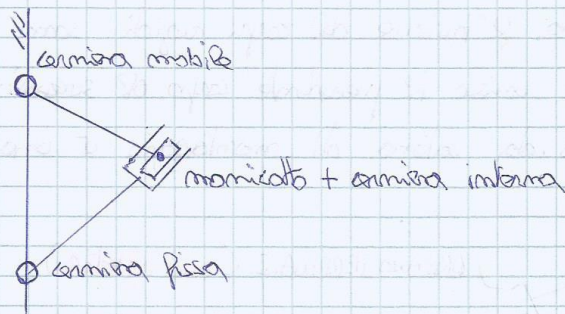
- Per esempio l'ascensore blocc-pistone e' un manovellismo ordinario.

14

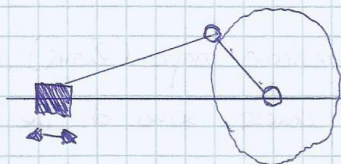
Il seguente esempio mostra un manovellismo articolato:



Il seguente esempio mostra un glifo:



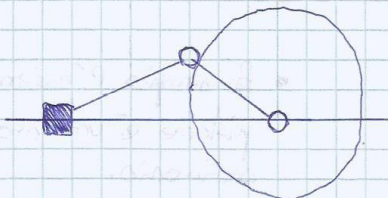
Iniziamo ad analizzare il manovellismo articolato



Il manovellismo articolato serve a trasformare il moto relativo della manovella in un moto lineare alternato di un connetto o anche il viceversa ossia da moto lineare a moto relativo.

Per quanto riguarda il manovellismo articolato si possono presentare due casi distinti:

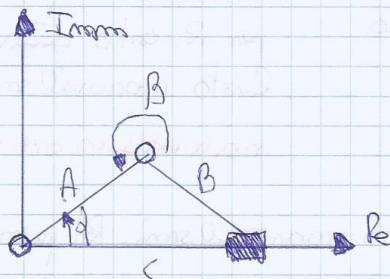
1)



Il punto su cui scorre il connetto passa per il centro della manovella. In questo caso si parla di manovellismo articolato centrato.

16)

Riconsideriamo il caso del piano di Gauss:



Possiamo scrivere:

$$Ae^{i\alpha} + Be^{i\beta} = C$$

e:

$$\begin{cases} A\cos\alpha + B\cos\beta = C \\ A\sin\alpha + B\sin\beta = 0 \end{cases}$$

Derivando si ottiene:

$$i\dot{\alpha}Ae^{i\alpha} + i\dot{\beta}Be^{i\beta} = \dot{C} \Rightarrow \dot{\alpha}Ae^{i(\alpha+\pi/2)} + \dot{\beta}Be^{i(\beta+\pi/2)} = \dot{C}$$

Passando alle coordinate polari prima e poi in forma matriciale si ottiene:

$$\begin{cases} -\dot{\alpha}A\sin\alpha - \dot{\beta}B\sin\beta = \dot{C} \\ \dot{\alpha}A\cos\alpha + \dot{\beta}B\cos\beta = 0 \end{cases} \Rightarrow \begin{bmatrix} -B\sin\beta & -1 \\ B\cos\beta & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \dot{\beta} \\ \dot{\alpha} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \dot{\alpha}A\sin\alpha \\ -\dot{\alpha}A\cos\alpha \end{bmatrix}$$

Derivando ulteriormente si ottiene l'accelerazione:

$$\ddot{\alpha}Ae^{i(\alpha+\pi/2)} + \dot{\alpha}^2Ae^{i(\alpha+\pi)} + \ddot{\beta}Be^{i(\beta+\pi/2)} + \dot{\beta}^2Be^{i(\beta+\pi)} = \ddot{C}$$

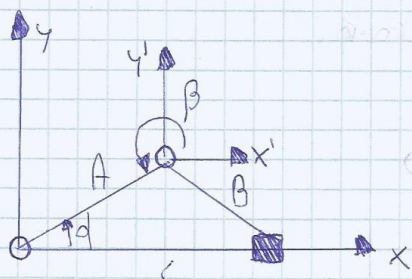
Quindi:

$$\begin{cases} -\ddot{\alpha}A\sin\alpha - \dot{\alpha}^2A\cos\alpha - \ddot{\beta}B\sin\beta - \dot{\beta}^2B\cos\beta = \ddot{C} \\ \ddot{\alpha}A\cos\alpha - \dot{\alpha}^2A\sin\alpha + \ddot{\beta}B\cos\beta - \dot{\beta}^2B\sin\beta = 0 \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} -B\sin\beta & -1 \\ B\cos\beta & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{bmatrix} \ddot{\beta} \\ \ddot{\alpha} \end{bmatrix} = \begin{bmatrix} \ddot{\alpha}A\sin\alpha + \dot{\alpha}^2A\cos\alpha + \dot{\beta}^2B\cos\beta \\ -\dot{\alpha}A\cos\alpha + \dot{\alpha}^2A\sin\alpha + \dot{\beta}^2B\sin\beta \end{bmatrix}$$

(17)

Proviamo a fare le stesse considerazioni con le forme mobili.



Si ricavi che:

$$V_B = V_R + V_r$$

TABELLINA:

Prodotto	V_B ?	V_r $\omega \cdot (A-O)$	V_R $\omega_{AB} \cdot (AB)$
DIREZ. + VERSO	parallela X	Perpendic. (A-O)	Perpendic. (AB)

Si ricavi infatti che:

$$V = \omega \cdot R \Rightarrow \omega = \frac{V}{R} \text{ (rad/s)}$$

Proviamo con le accelerazioni:

$$A_B = A_r^{(t)} + A_r^{(n)} + A_{cor}^{(t)} + A_{cor}^{(n)} + A_{coriolis}$$

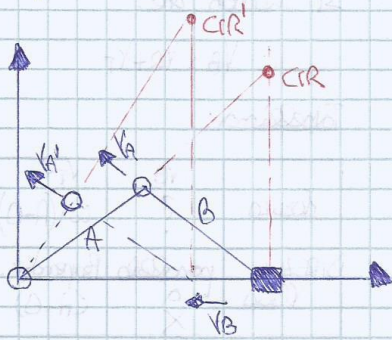
t = versore tangenziale
n = versore normale

Quindi:

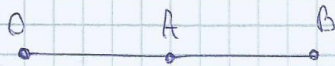
	A_B	$A_r^{(t)}$	$A_r^{(n)}$	$A_{cor}^{(t)}$	$A_{cor}^{(n)}$	$A_{coriolis}$
Prodotto	?	$\omega^2 (A-O)$	$\omega^2 (A-O)$	$\omega_{AB}^2 (A-B)$	$\omega_{AB}^2 (A-B)$	/
DIREZ. + VERSO	Parall. X	Perpend. (A-O)	Perpend. (A-O)	Perpend. (A-B)	Perpend. (A-B)	/

L'accelerazione di Coriolis è una accelerazione che si genera quando un corpo, spostandosi, si muove in una zona dove il sistema di riferimento rotante, pur avendo velocità angolare costante, varia la sua velocità lineare. Si ricavi che un sistema che sta ruotando non è un sistema inerziale. Un **sistema di riferimento inerziale** è tale se in esso vale il primo principio della dinamica, ossia in assenza di forze esterne un corpo permanece nello stato di quiete o di moto rettilineo uniforme.

Si presti attenzione al fatto che il centro di istantanea rotazione si sposta nel tempo in quanto il movimento è rotazionale.

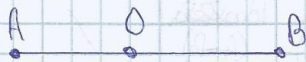


Si supponga ora che il punto A ed il punto B siano allineati come viene mostrato di seguito:



Il punto B si trova nella posizione più distante da O. In questo caso B si trova nel **punto molto esterno**.

Nel caso in cui il punto A ruota in modo da va a posizionarsi dalla parte opposta, come viene mostrato di seguito:



In questo caso il punto B si trova nel punto più vicino ad O. Questo punto viene chiamato **punto molto interno**.

In entrambi i casi la velocità v_B è nulla e l'accelerazione è massima.

Si consideri la seguente situazione:

