

VINCOLI

Titolo nota

22/10/2012

APPOGGI

ROTOLAMENTI (con e senza strisciamento)

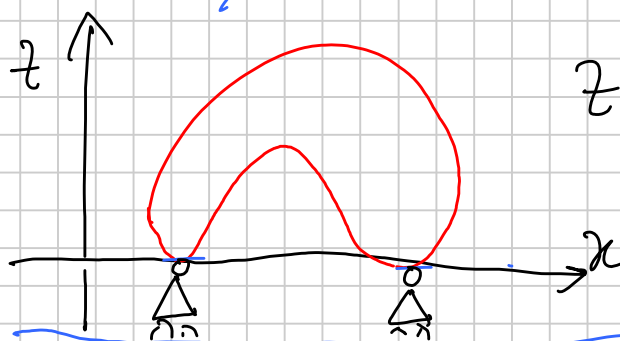
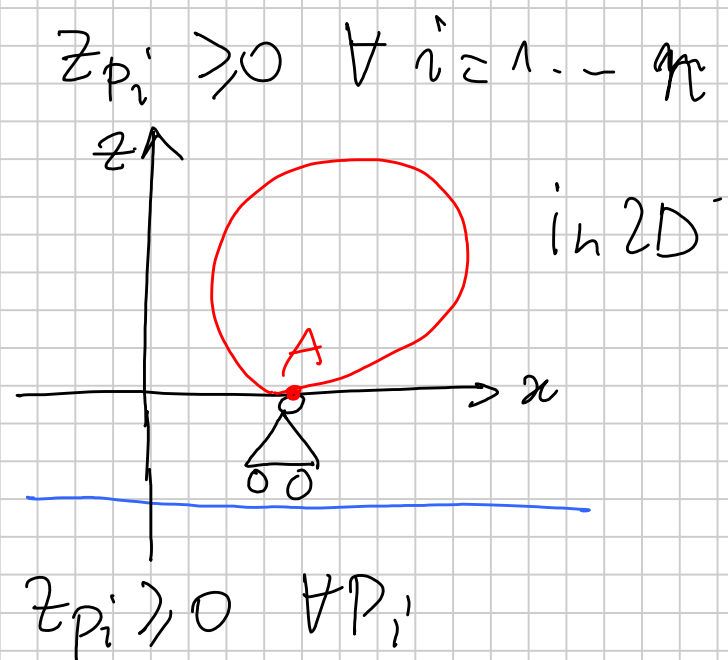
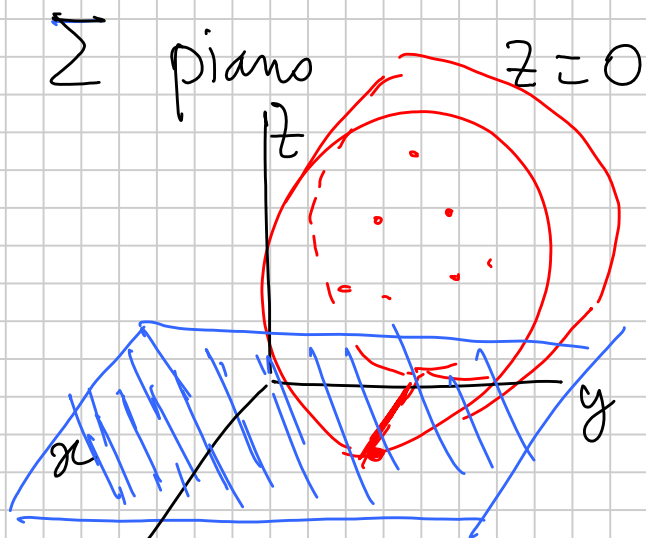
COPPIE CINEMATICHE

APPOGGIO Consideriamo una superficie Σ data dall'equazione $f(x, y, z, t) = 0$

Consideriamo un sistema rigido \mathcal{S} tutti i punti di \mathcal{S} devono stare "dalla stessa parte" rispetto a Σ $P \in \mathcal{S}$ $P \equiv (x_p, y_p, z_p)$

$$\underline{f(x_p, y_p, z_p) \geq 0} \quad \text{oppure} \quad \underline{\leq 0} \quad \forall P \in \mathcal{S}$$

Nessun punto di \mathcal{S} può attraversare la superficie Σ

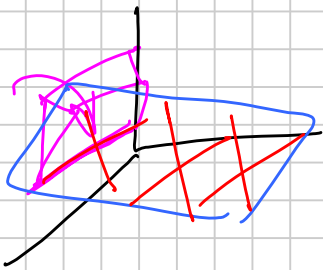


Piani di appoggio

Nel piano un appoggio semplice (1 punto a contatto) toglie 1DOF nella configurazione limite in cui $\exists P: f(x_p, y_p, z_p) = 0$

Nello spazio se c'è 1 solo punto di \mathcal{I} a contatto l'appoggio toglie 1DOF

& c'è una linea retta di punti toglie 3DOF
la retta sul piano ha 2 parametri + 1 rotazione intorno alla retta



VINCOLI DI ROTOLAMENTO

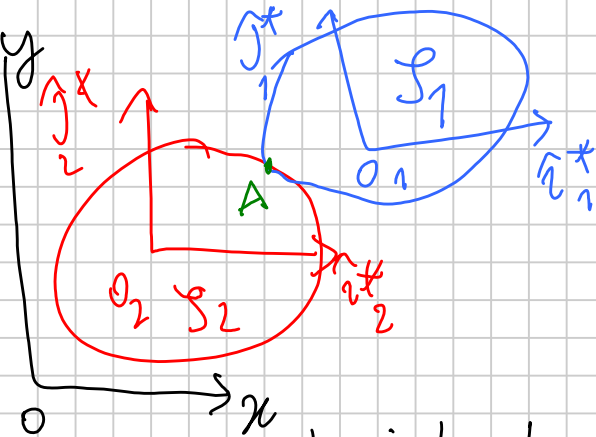
2 sistemi di punti rigidi \mathcal{I}_1 ed \mathcal{I}_2
delimitati da 2 superfici geometriche σ_1, σ_2

Vogliamo fare in modo che ad ogni istante di tempo ci sia contatto fra \mathcal{I}_1 ed \mathcal{I}_2

vogliamo cioè che σ_1 e σ_2 abbiano almeno un punto in comune

- Esattamente un punto in comune
- una retta, una semiretta o un segmento di punti in comune
- un pezzo di superficie (piano, sfera...) in comune

VELOCITÀ DI STRISCIAMENTO



$A \in S_1 \quad A_1$
 $A \in S_2 \quad A_2$
 A geometrico A

A un certo istante di tempo

$OO_2 + O_2A_2$ indica la posizione di A_2

$OO_1 + O_1A_1$ indica la posizione di A_1

$OA_2 = OA_1$ perché contatto in A

VELOCITÀ DI STRISCIAMENTO è una velocità relativa, cioè la velocità di A_2 relativamente alla velocità di A_1

PROBLEMA: durante il moto A_1 e A_2 non restano gli stessi

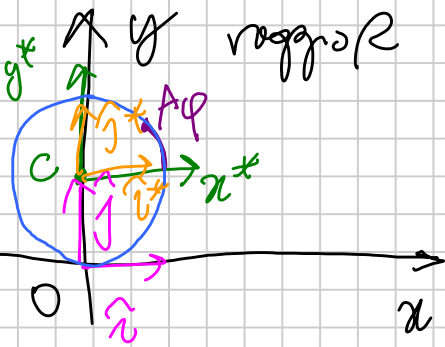
$\underline{V_S(t)}$ è la velocità di un punto geometrico A che nell'istante t è sovrapposto ad A_1 , relativamente alle velocità di un punto A' sovrapposto ad A_2

Se $\underline{V_S = 0}$ in un certo intervallo di tempo (t_1, t_2) durante il quale avviene il moto, si parla di Rotolamento senza strisciamento

Il vincolo di rotolamento riguarda la velocità
 Quando c'è strisciamento $\underline{v}_s \parallel$ piano tangente in A
 alle superfici

Il vincolo di rotolamento, in generale, è ANOLONOMO
 Talvolta può essere ridotto a un vincolo geometrico
 disco che rotola lungo una linea data
 Sfera che rotola senza strisciare su un piano
 e basta \rightarrow resta un vincolo anolonomo

ESEMPIO dischi $OC = x_c(t) \hat{i} + y_c(t) \hat{j}$



raggio R
 $\underline{v}_c = \dot{x}_c(t) \hat{i} + \dot{y}_c(t) \hat{j}$

$$CA_\varphi = R(\cos \varphi \hat{i}^* + \sin \varphi \hat{j}^*)$$

$$\hat{i}^* = \cos \theta \hat{i} + \sin \theta \hat{j} \quad \theta = \theta(t)$$

$$\hat{j}^* = -\sin \theta \hat{i} + \cos \theta \hat{j}$$

$\varphi \bar{e}$
indipendente

$$\hat{i} \cdot \hat{i}^* = \cos(\theta(t))$$

$$\hat{j} \cdot \hat{i}^* = \sin(\theta(t))$$

$$\frac{d}{dt} \hat{i}^* = \dot{\theta}(t) \hat{j}^*$$

$$\frac{d}{dt} \hat{j}^* = -\dot{\theta}(t) \hat{i}^*$$

$$\frac{CA_\varphi \cdot \hat{i}^*}{R} = \cos \varphi$$

$$\frac{CA_\varphi \cdot \hat{j}^*}{R} = \sin \varphi$$

$$\theta(0) = 0$$

$$x_c(0) = 0$$

$\hat{i} \equiv \hat{i}^*$ $\hat{j} \equiv \hat{j}^*$ al tempo $t = 0$
 $OA_\varphi(0)$ diretto lungo \hat{i}

$$\begin{aligned} \mathcal{O}A\varphi = \mathcal{O}C + CA\varphi &= \cancel{x_c(0)} \hat{i} + y_c(0) \hat{j} + R \cos\varphi \hat{i} \\ &+ R \sin\varphi \hat{j} = \underline{\underline{0}} \end{aligned} \quad \left. \begin{array}{l} y_c(0) + R \sin\varphi = 0 \\ R \cos\varphi = 0 \end{array} \right\}$$

Al tempo $t=0$

se vogliamo $\cos\varphi = 0 \rightarrow \sin\varphi = \pm 1 \quad y_c(0) = \pm R$

$y_c(0) > 0 \quad \varphi = \frac{3\pi}{2} \quad (\sin\varphi = -1)$

$A_{\frac{3\pi}{2}}$ è il punto del disco a contatto con l'asse $y=0$ al tempo $t=0$ nel punto $(0,0)$ di \mathcal{O}

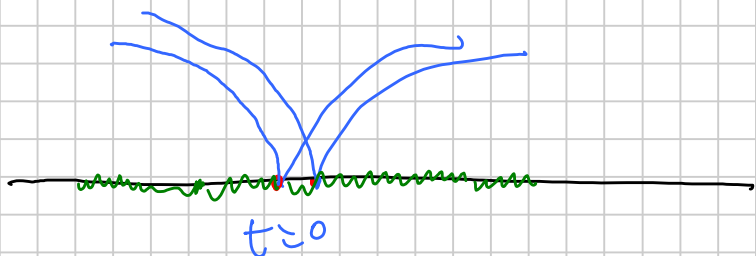
$$\begin{aligned} \underline{V}_{A_{\frac{3\pi}{2}}}^{(a)} &= \cancel{\underline{V}_{A_{\frac{3\pi}{2}}}^{(r)}} + \underline{V}_{A_{\frac{3\pi}{2}}}^{(t)} = \underline{0} + \cancel{x^* \frac{dx^*}{dt}} + \cancel{y^* \frac{dy^*}{dt}} + \underline{V_c^{(a)}} \\ &= \underline{0} - r(-\dot{\theta} \hat{i}) + \dot{x}_c(0) \hat{i} + \dot{y}_c(0) \hat{j} \end{aligned}$$

$\hat{i} = \hat{i}^* \text{ at } t=0$

$$\underline{V}_{A_{\frac{3\pi}{2}}}(0) = (r\dot{\theta} + \dot{x}_c(0)) \hat{i} + \dot{y}_c(0) \hat{j}$$

$\dot{x}_c(0) = -r\dot{\theta}$ se vogliamo che $\underline{V}_{A_{\frac{3\pi}{2}}}$ sia $= 0$

altrimenti $(r\dot{\theta} + \dot{x}_c(0)) \hat{i}$ è la velocità di strisciamento al tempo $t=0$



φ in funzione del tempo

$$\varphi(0) = \frac{3\pi}{2} \quad \varphi(t) = ?$$

$x_c(t)$ funzione generica con $x_c(0) = 0$

$$y_c(t) = R \quad \forall t$$

$$OA_\varphi = (\dots) \hat{i} + 0 \hat{j} \text{ se vogliamo che } A_\varphi$$

sia a contatto col piano

$$OA_\varphi = OC + CA_\varphi = [x_c(t) \hat{i} + R \hat{j}] + [R \cos \varphi \hat{i}^* + R \sin \varphi \hat{j}^*]$$

$$= [x_c(t) + R \cos \varphi \cos \theta(t) - R \sin \varphi \sin \theta(t)] \hat{i}$$

$$+ [R + R \cos \varphi \sin \theta(t) + R \sin \varphi \cos \theta(t)] \hat{j}$$

$= 0$ per avere il contatto

$$R + R \sin(\theta(t) + \varphi) = 0 \quad \forall t$$

$$\sin(\theta(t) + \varphi) = -1 \quad \forall t \quad \varphi = \frac{3\pi}{2} - \theta(t)$$

$$CA_\varphi = R \cos\left(\frac{3\pi}{2} - \theta(t)\right) \hat{i}^* + R \sin\left(\frac{3\pi}{2} - \theta(t)\right) \hat{j}^*$$

NON DESCRIVE ALCUN MOTO

Velocità di strisciamento

$$OA_{\varphi(t)} = OC(t) + CA_{\varphi(t)}$$

NON SI DEVE CALCOLARE $\frac{d}{dt} OA_{\varphi(t)}$!!

$$\underline{V}_{Ap} = \underline{v}_c + x_{Ap}^* \frac{d\hat{i}^*}{dt} + y_{Ap}^* \frac{d\hat{j}^*}{dt}$$

$$= \dot{x}_c(t) \hat{i} + 0 \hat{j} + R \cos \varphi (\dot{\theta}(t) \hat{j}^*) + R \sin \varphi (-\dot{\theta}(t) \hat{i}^*)$$

$$= \dot{x}_c(t) \hat{i} + R \dot{\theta} (-\sin \varphi \hat{i}^* + \cos \varphi \hat{j}^*)$$

$$= \dot{x}_c(t) \hat{i} + R \dot{\theta} [-\sin \varphi (\cos \theta \hat{i} + \sin \theta \hat{j}) + \cos \varphi (-\sin \theta \hat{i} + \cos \theta \hat{j})]$$

$$= \dot{x}_c(t) \hat{i} + R \dot{\theta} [-\sin(\theta + \varphi) \hat{i}] + R \dot{\theta} \cos(\theta + \varphi) \hat{j}$$

ORA SI METTE $\varphi = \frac{3\pi}{2} - \theta \rightarrow \theta + \varphi = \frac{3\pi}{2}$

$$\underline{V}_{Ap} = [\dot{x}_c(t) + R \dot{\theta}] \hat{i} + 0 \hat{j} \text{ tangente all'asse } x$$

$$\underline{v}_s(t) = [\dot{x}_c(t) + R \dot{\theta}(t)] \hat{i} \quad \forall t$$

Se vogliamo r.s.s. ad ogni t , dobbiamo imporre $\dot{\theta}(t) = -\frac{\dot{x}_c(t)}{R}$ oppure $\dot{x}_c(t) = -R \dot{\theta}(t)$

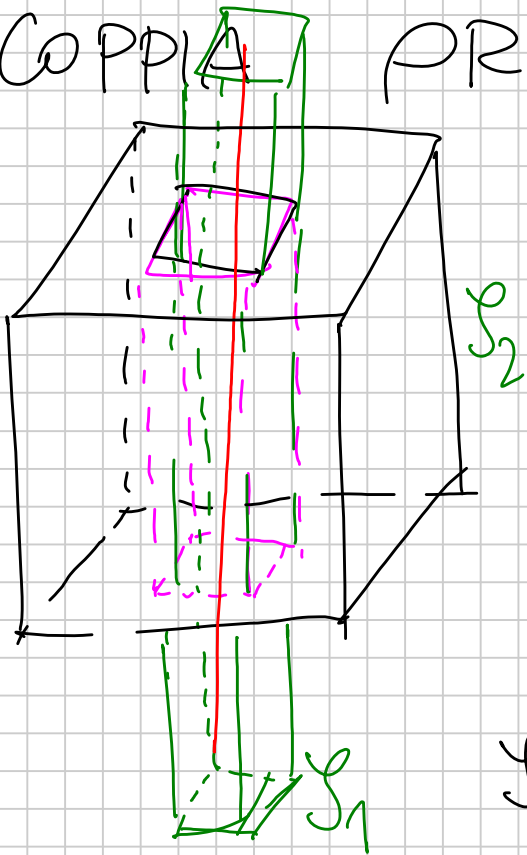
Sembra un vincolo autonomo!

$$\int_{t_0}^t \dot{\theta}(\tau) d\tau = - \int_{t_0}^t \frac{\dot{x}_c(\tau)}{R}$$

$$\theta(t) - \theta(t_0) = \frac{-x_c(t) + x_c(t_0)}{R}$$

ALTRI VINCOLI CON SUPERFICIE A CONTATTO

COPPIA PRISMATICA



tra S_1 ed S_2 c'è solo
traslazione relativa

| è la direzione
comune a tutte le
generatrici

S_2 sia "ferma"

S_1 ha solo 1 DOF

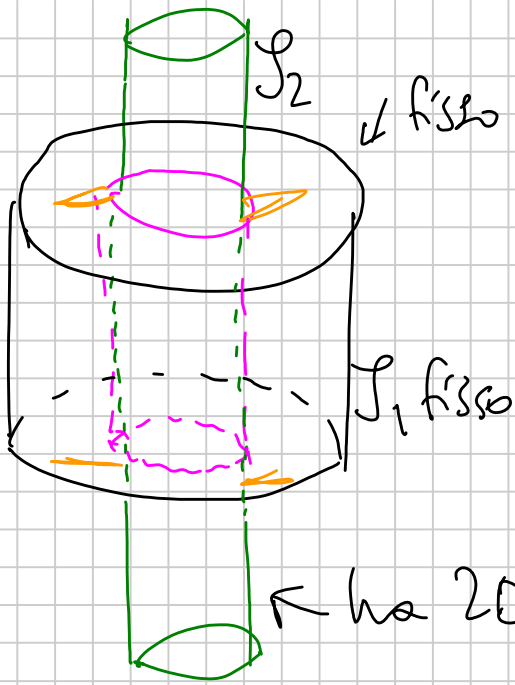
Nello spazio la C.P. toglie 5 DOF

Nel piano la CP toglie 2 DOF

COPPIE ROTOIDALI (CERNIERE) FISSE O MOBILI

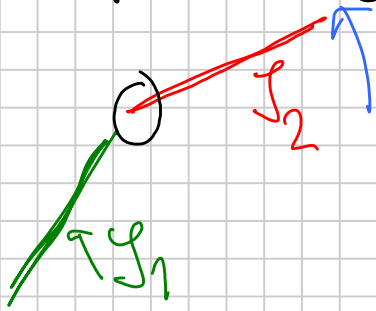
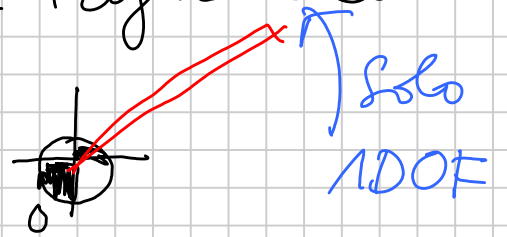
Σ_1 Σ_2 sono due superfici di rotazione
aventi l'asse in comune e uguali fra loro
↑
asse della coppia

generalmente Σ_1 e Σ_2 sono cilindri



J_2 ha 2 dof, quindi
 la coppia rotoidale
 toglie almeno 4 DOF
 Se si blocca la traslazione
 ha 2 DOF lungo le generatrici
 la CR toglie 5 DOF

Nel piano una cerniera fissa
 fa perdere 2 DOF



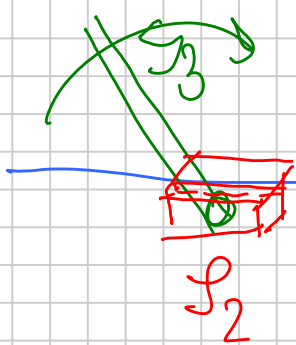
si blocca la posizione di un punto
 di J_2 rispetto a J_1
 (si perdono 2 gradi di libertà di
 traslazione di J_2)

Se vogliamo descrivere $J_1 \cup J_2$ occorrerebbero 3
 coordinate (nel piano) per J_1 e 3 per J_2

3 usate per descrivere J_1 , 1 solo mi serve per
 descrivere $J_2 \rightarrow$ totale 4 DOF - 2 sono perduti

CURSORE O CORSOIO

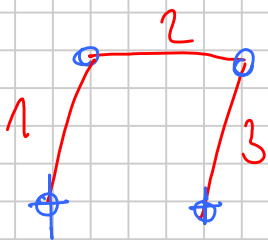
Unione di una coppia prismatica con una
 cerniera mobile



3+3 DOF per S_2 e S_3 se fossero liberi!
 S_1 FISSO

la coppia prismatica ne toglie 2, la cerniera mobile ne toglie 2 \rightarrow si perdono 4 DOF e ne restano 2 - S_2 "si trascina"

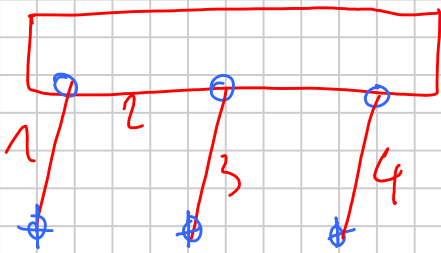
S_3 da solo ha 2 DOF (trasla lungo J_1 e ruota intorno alla cerniera mobile)



$$3 \times 3 = 9 \text{ DOF}$$

$$- 4 \times 2 = 8 \text{ DOF persi}$$

1 DOF OK



$$4 \times 3 = 12 \text{ DOF}$$

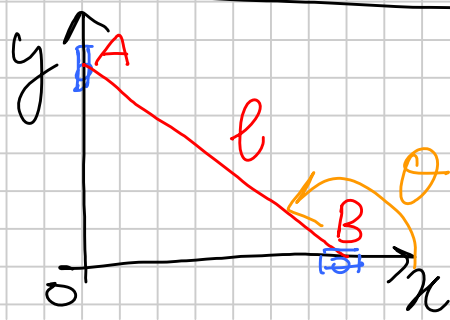
$$- 6 \times 2 = 12 \text{ DOF}$$

0 DOF NON VA BENE!

$N \cdot 3 - \text{DOF PERSI} < \text{DOF DEL SISTEMA}$ ^{OK}

ESEMPIO CON CURSORI

A si muove lungo l'asse y
 B si muove lungo l'asse x



$3 \times 3 = 9$ DOF - 2 cursori che fanno perdere 4 DOF
totale 5 DOF persi

DOF del sistema $\geq 9 - 8 = 1$

Ne basta 1? Sì ad esempio θ è
una buona coordinata lagrangiana

Cursori = appoggio che non si stacca

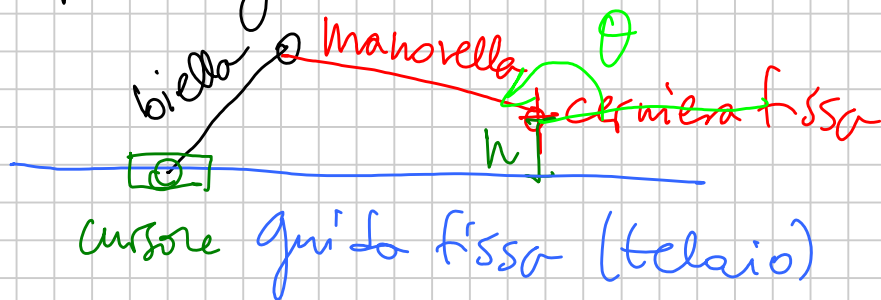
COPPIA ELICOIDALE che toglie 5 DOF
(sistema vite - madrevite)

CERNIERA SFERICA toglie 3 DOF

nello
spazio

PIÙ SISTEMI RIGIDI UNITI INSIEME FORMANO DELLE CATENE CINEMATICHE

Ciascuno dei sistemi rigidi nel moto relativo rispetto agli altri ha 1 DOF \rightarrow MECCANISMO

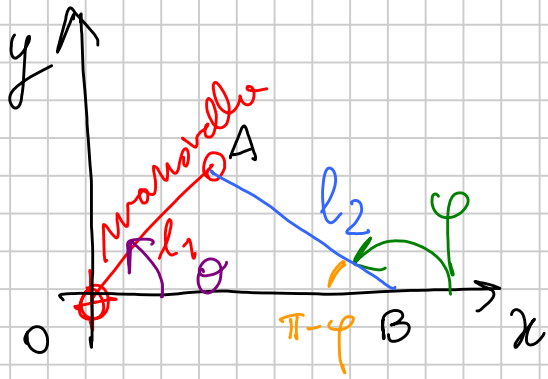


$2 \times 3 = 6$ DOF (3 bielle + 3 manovella)

1 DOF perso per il cursore

2 DOF persi per cerniera fissa
Cerniera mobile 2 DOF persi per

Resla ALMERO 100F θ



$$OA = l_1 \cos \theta \hat{i} + l_1 \sin \theta \hat{j}$$

$$B \equiv (x_B, 0)$$

Teorema dei seni $\triangle OAB$

$$\frac{l_1}{\sin(\pi - \varphi)} = \frac{l_2}{\sin \theta}$$

$$\sin \varphi = \frac{l_1 \sin \theta}{l_2}$$

$$\uparrow = \sin \varphi$$

$$OB = OA + AB = l_1 \cos \theta \hat{i} + l_1 \sin \theta \hat{j}$$

$$- l_2 \cos \varphi \hat{i} - l_2 \sin \varphi \hat{j} =$$

$$= (l_1 \cos \theta - l_2 \cos \varphi) \hat{i} + (l_1 \sin \theta - l_2 \sin \varphi) \hat{j}$$

$$OB = (l_1 \cos \theta - l_2 \cos \varphi) \hat{i}$$

$$\underline{V_B} = (-\dot{\theta} l_1 \sin \theta + l_2 \dot{\varphi} \sin \varphi) \hat{i}$$

$$= (-\dot{\theta} l_1 \sin \theta + \cancel{l_2 \dot{\varphi}} \frac{l_1 \sin \theta}{\cancel{l_2}}) \hat{i}$$

$$= l_1 (\dot{\varphi} - \dot{\theta}) \sin \theta \hat{i}$$