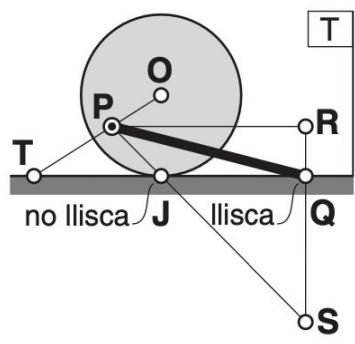


6P

Cinemàtica del
sòlid rígid 2D

(inclou cinemàtica de vehicles)

CIR_T(barra) ?

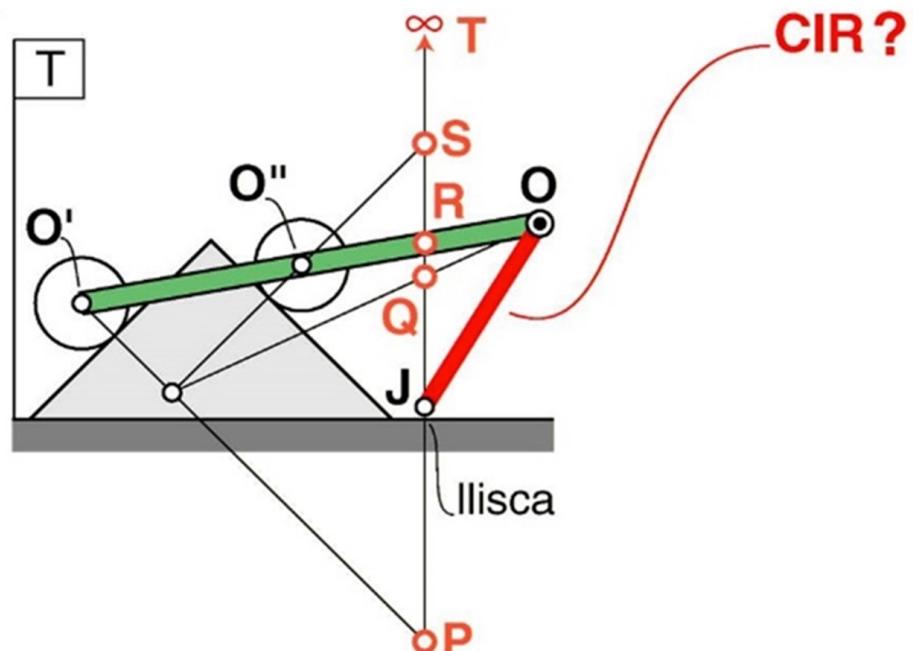


10 La roda es mou sense lliscar sobre el terra. La barra està articulada a la roda en el punt **P** i el seu extrem **Q** llisca sobre el terra. Quin és el Centre Instantani de Rotació de la barra PQ respecte al terra?

- A R
- B O
- C T
- D J
- E S

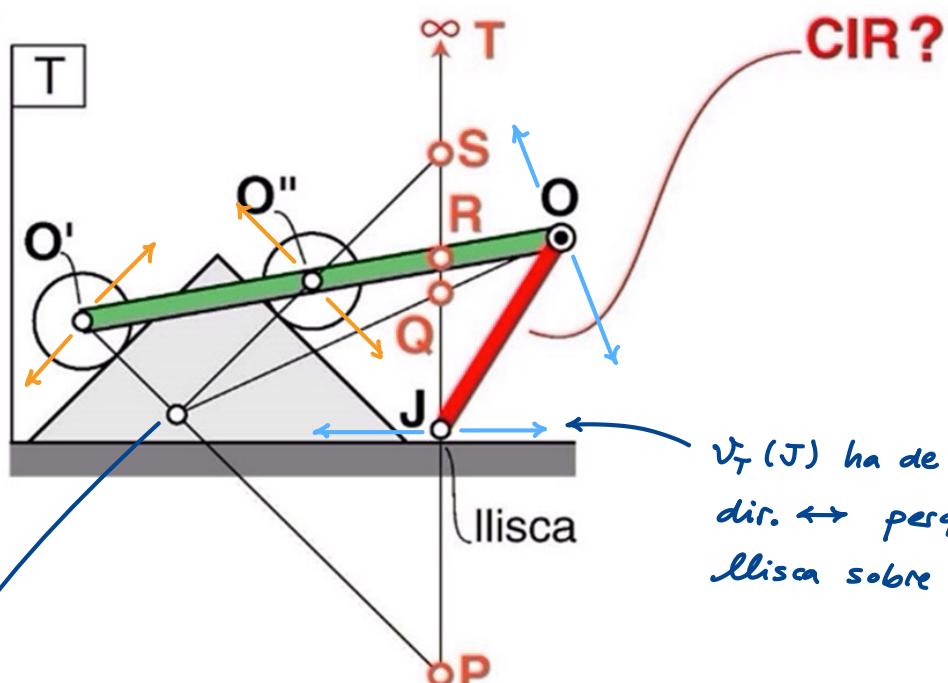
CIR barra vermella

Quin és el CIR de la barra vermella respecte T?



6P'

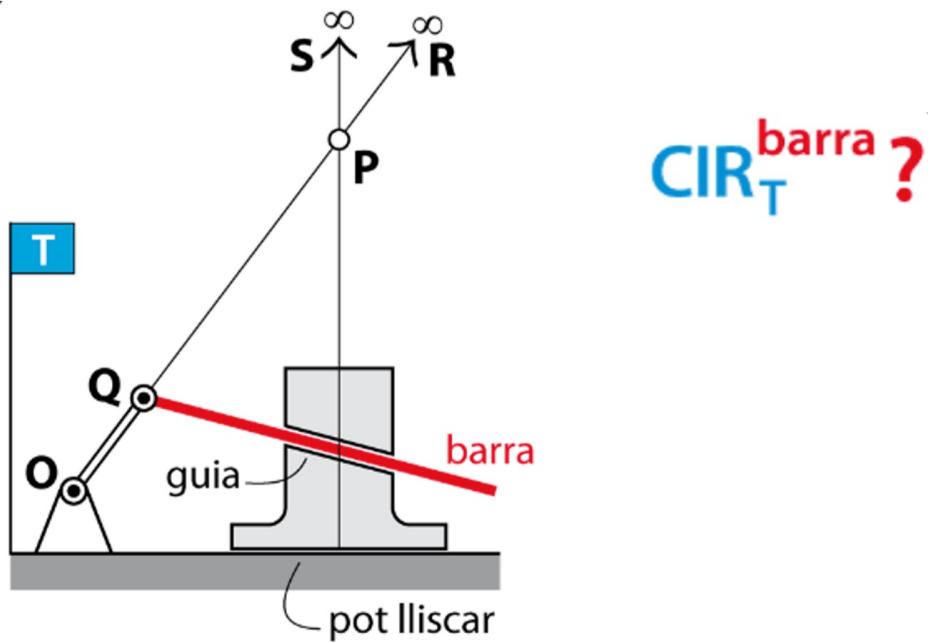
Sol.



$v_T(J)$ ha de ser en
dir. \leftrightarrow perquè J
llisca sobre el terra

$$CIR_T(\text{Barra vermella}) \Rightarrow \frac{\bar{v}_T(o)}{\bar{v}_T(J)} \text{ és } \left. \begin{array}{l} \uparrow \\ \downarrow \end{array} \right\} \Rightarrow CIR_T(\text{Barra vermella}) = Q$$

Barra amb eixos de revolució i prismàtics

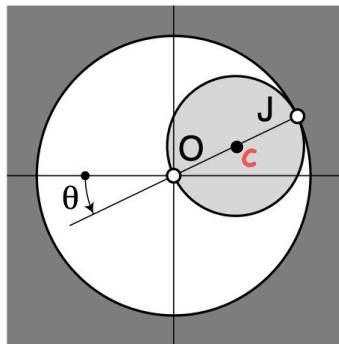


6P1

Sol.

La barra vermella només es pot transladar. No pot girar, perquè els 2 eixos prismàtics no li ho permeten.

Vol dir que $\bar{\omega}_T^{\text{barra}} = 0$. Això implica que el seu CIR es a l'oo (sobre un punt de la recta de l'oo). Per altra banda CIR_T^{barra} ha de ser sobre la recta OQ perquè Q té velocitat \perp a aquesta recta. Per tant, CIR_T^{barra} ha de ser el punt de l'oo de la recta OQ.



3.3 El disc de radi r rodola sense lliscar per l'interior de la circumferència fixa de radi $2r$. Quina és la celeritat del punt O del disc?

- A 0
- B $r \dot{\theta}$
- C $r \dot{\theta} / 2$
- D $2r \dot{\theta}$
- E $4r \dot{\theta}$

3.4 Per al sistema de la qüestió anterior i per a la configuració de la figura, quin és el mòdul de l'acceleració del punt J del disc?

- A 0
- B ∞
- C $r \dot{\theta}^2$
- D $2r \dot{\theta}^2$
- E $r \dot{\theta}^2 \sqrt{2}$

Pistes!

Clarament, el centre del disc descriu un mov. circular amb centre a O i radi r . El vector \overline{OC} gira amb vel. angular $\dot{\theta}$, sentent θ l'angle de la figura que orienta el diàmetre \overline{OJ} , on :

$O = O_{\text{terra}} =$ centre de la pista circular

$J = J_{\text{geom}} =$ Punt geomètric de contacte disc-pista.

Per tant, quina velocitat té C ?

I on es el CIR_T^{Disc} ?

A partir d'això podem deduir $\overline{\Omega}_T^{\text{Disc}}$ i, derivant respect. t , $\overline{\alpha}_T^{\text{Disc}}$.

Compte :

Antihorària

Horària

Molts estudiants pensen que $\bar{\Omega}_T^{\text{disc}} = \dot{\Theta}$, però és $\dot{\Theta}$
Ho pensen perquè creuen que el diàmetre OJ, que orientem
amb θ al dibuix, és fix al disc. I no ho és!

La clau està en

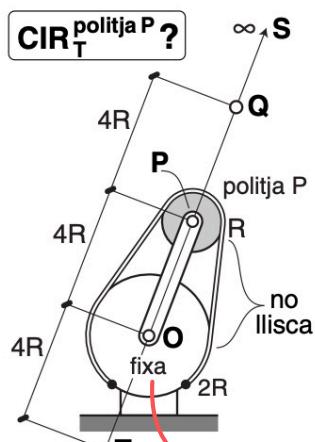
Distingir entre	$O_{\text{Terra}} =$ Centre pista circular	Fix a T!
Distingir entre	$O_{\text{disc}} =$ Punt del disc que en l'instant de la figura coincideix amb O_{Terra} , però que després ja no!	Fix al disc!
	$J_{\text{Geom}} =$ Punt geomètric de contacte entre el disc i el terra	No es ni fix al disc, ni a T!
	$J_{\text{disc}} =$ Punt del disc que, en l'instant de la figura, coincideix amb J_{Geom} , però que després ja no!	Fix al disc!

El diàmetre OJ orientat amb θ a la figura és el que va de O_{Terra} a J_{geom} . En no ser fix al disc, no orienta el disc! Ergo $\bar{\Omega}_T^{\text{disc}}$ no pot ser $\dot{\Theta}$!

El moviment del disc es pot veure al vídeo C5.3 de la Wikimec, on es veu que la seva rotació és horària:

<https://youtu.be/QvzcCulONqk>

CIR Politja - Qüestió 4, oct 2012

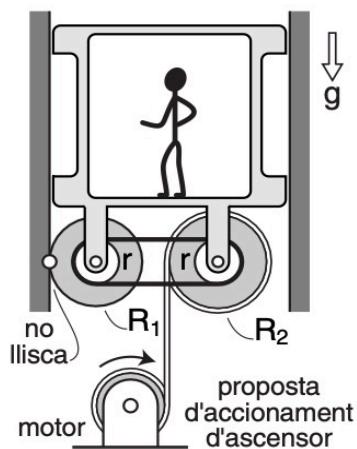


4 Quin és el Centre Instantani de Rotació del moviment de la politja P respecte al terra?

- A O
- B P
- C Q
- D S
- E T

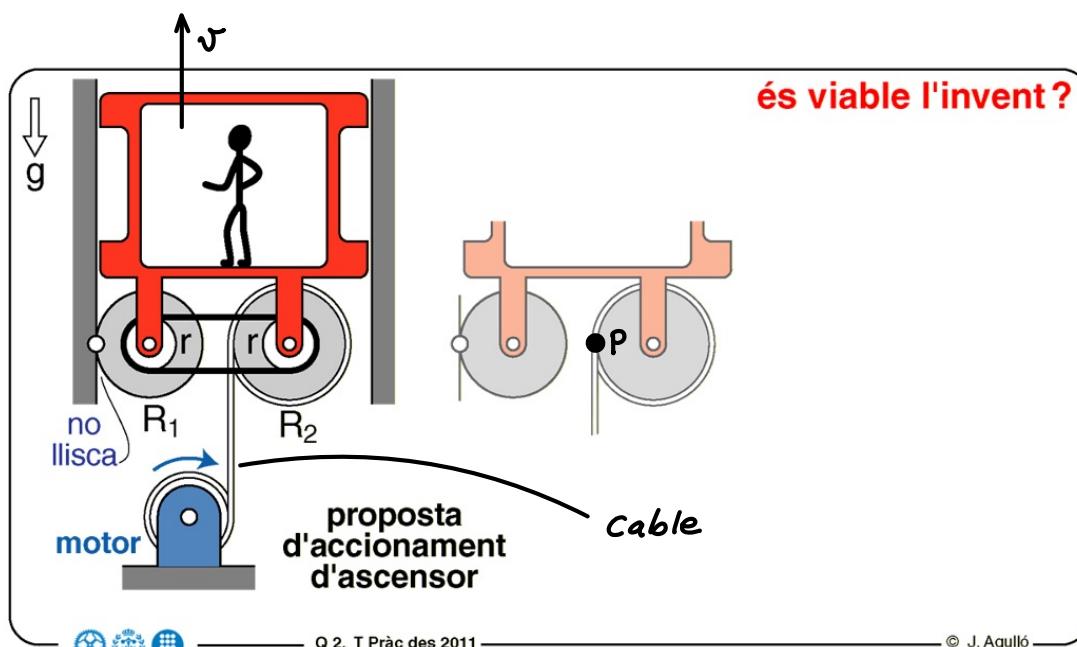
Politja fixa a T

és viable l'invent?



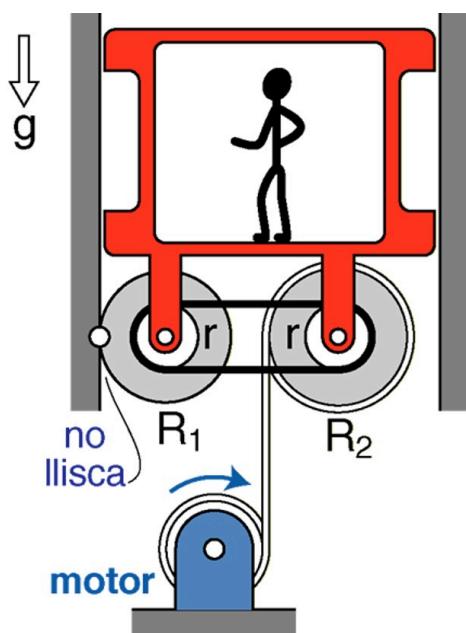
2 Es proposa el mecanisme d'accionament d'un ascensor descrit a la figura. La roda de radi R_1 no llisca sobre la paret i és impulsada per la rotació de la roda de radi R_2 per mitjà de les politges de radi r , que són solidàries a les rodes. La roda de radi R_2 és impulsada pel motor per mitjà d'un cable enrotllat a la roda i al tambor del motor. És viable l'invent?

- A** No és viable.
- B** És viable si $R_1 = R_2$.
- C** És viable si $R_1 > R_2$.
- D** És viable si $R_1 < R_2$.
- E** És viable per a qualsevol relació de radis.



Pista: Per a que sigui viable, quan la cabina puja amb vel. $\uparrow v$, el punt P ha de tenir vel. $\downarrow v$, ja que el cable només pot estirar cap avall, no empujar cap amunt.

Sol:



Per a que funcioni, quan la cabina puja amb $\uparrow \nabla$, la vel. de P ha de ser \downarrow (el cable momeix pot estirar, no empènixer).

Suposem \bar{v}_T (cabina) = $\uparrow v$

Calcularem $\bar{v}_T(p)$ i mirarem
si pot ser cap ↓

$$AB = T, \quad REL = Cab$$

$$\bar{V}_{AB}(P) = \underbrace{\bar{V}_{REL}(P)}_{\downarrow \frac{V_1}{R_1} \cdot R_2} + \underbrace{\bar{V}_{ar}(P)}_{\uparrow \sigma} =$$

$$\frac{\bar{\Omega}}{T} \overset{\text{Roda 1}}{=} \odot \frac{v}{R_1} \quad (Q = CIR \frac{Roda 1}{T})$$

Cabina
no gira
resp. T

Rel. transmissió → ||
1:1

$\bar{\Omega}$ Roda2
gb

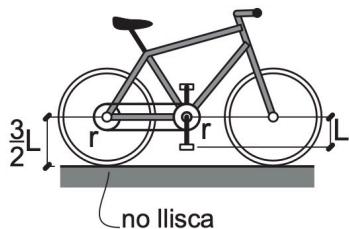
$$= \left(\frac{v}{R_1} \cdot R_2 \downarrow \right) - \left(\downarrow v \right) = v \underbrace{\left(\frac{R_2}{R_1} - 1 \right)}_{\text{Ha de ser } > 0} \downarrow$$

$\frac{R_2}{R_1} - 1 > 0 \Rightarrow$ Cal $R_2 > R_1$ per a que funcioni

RESP = D

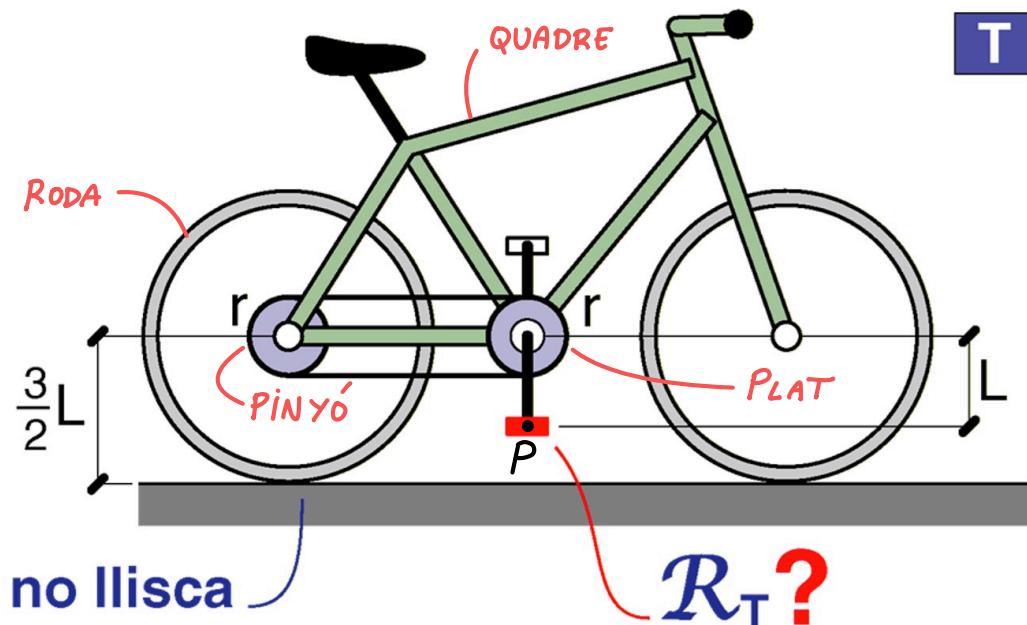
Si $R_2 < R_1$, quan cabina puja la $\bar{V}_T(P)$ es ↑. En tal cas, el cable hauria d'empenyir, i no pot perquè no es rígid.

Radi curvatura pedal - Qüestió 5, octubre 2004

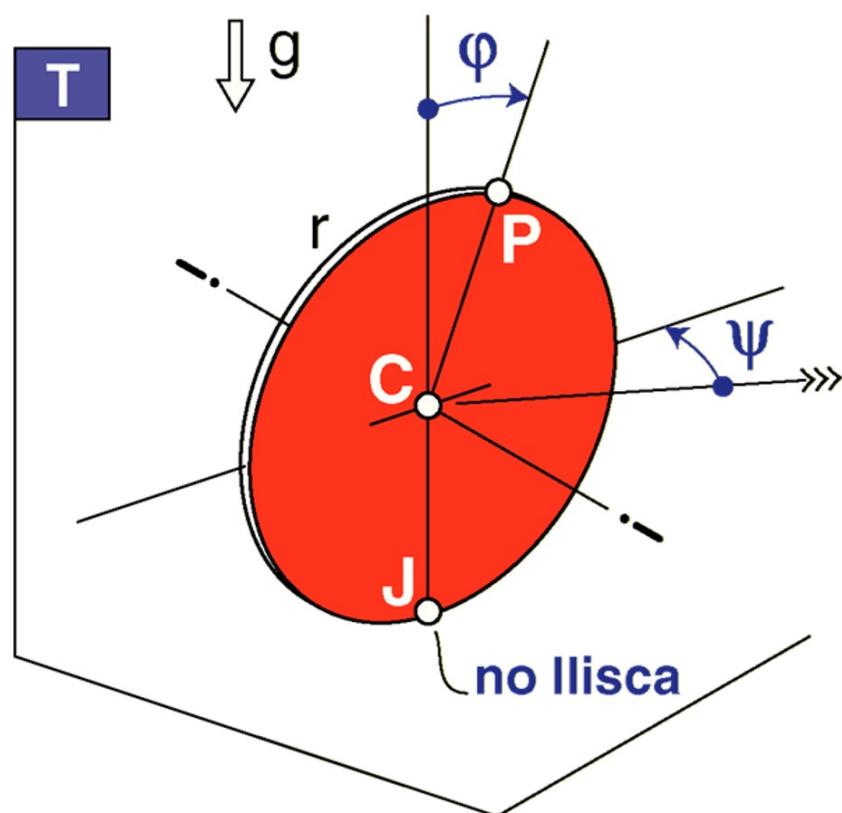


5 En una bicicleta es fa servir un pinyó del mateix radi que el plat. El radi de la roda és $3/2$ de la longitud de la manovella del pedal. Quin és el radi de curvatura de la trajectòria del pedal quan aquest passa per la posició més baixa?

- A L
- B $(1/2)L$
- C $(1/4)L$
- D $(2/3)L$
- E $(1/3)L$

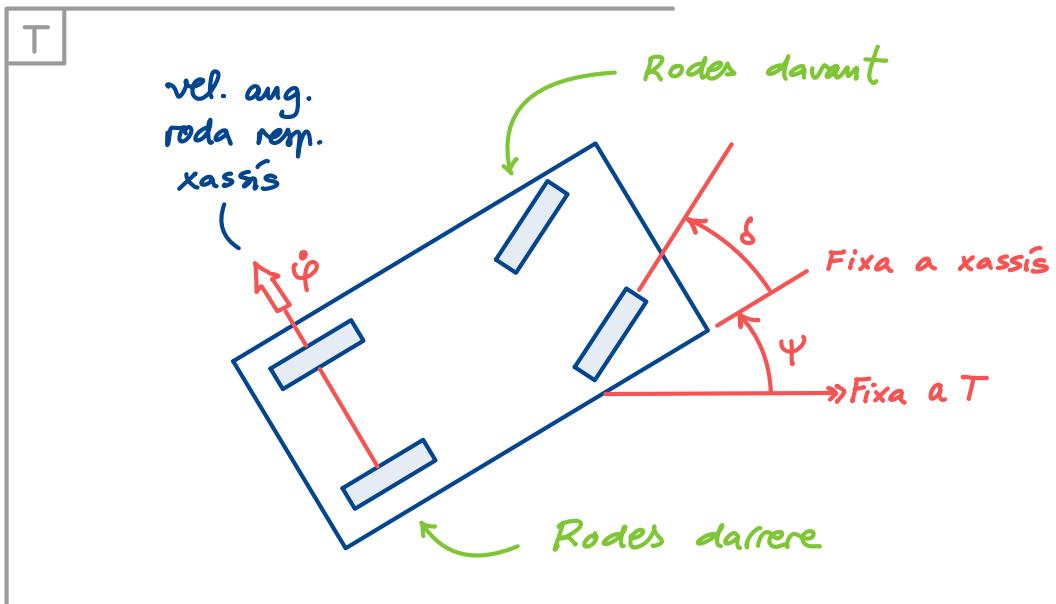


Introducció a cinemàtica de vehicles



Començarem buscant la velocitat de C, que és un punt de la roda, i sovint també del xassís, partint de les velocitats angulars $\dot{\psi}$ i $\dot{\varphi}$ de la roda. Veurem que l'expressió d'aquesta velocitat queda molt simple, només en funció de $\dot{\varphi}$. Això ens permetrà fer ànalsis cinemàtiques ràpides de vehicles!

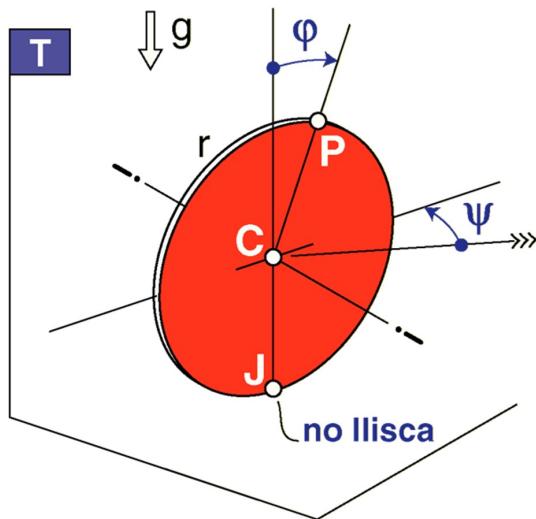
Cinemàtica de vehicles



3 hipòtesis simplificadores

- Vehicle es mou en terra pla
- Veh. no té suspensions \Rightarrow Roda es manti en un pla vertical i només cal orientar-la amb 2 angles.

Per la roda del darrere serien ψ i φ :

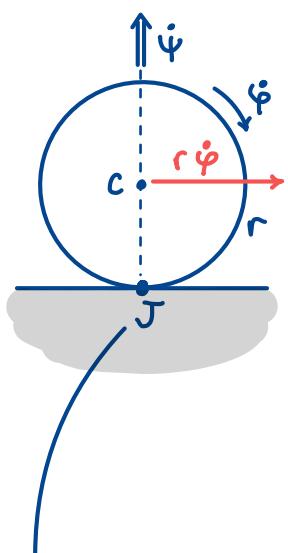


Per la del davant serien $\psi + \delta$, φ

- Rodes primes \Rightarrow contacte puntual amb el terra. Permet introduir hipòtesi de no lliscament a J. Si el contacte fos en un segment de recta seguir que hi hauria lliscament en alguns punts.

Anàlisi cinemàtica roda del darrere:

(per la roda del davant surt el mateix!)



Aplicant CSR a roda:

$$\bar{v}_T(C) = \bar{v}_T(J) + (\underbrace{\pi\dot{\psi} + \hat{\otimes}\dot{\varphi}}_{0!}) \times (\uparrow r) = (\rightarrow r\dot{\varphi})$$

Que simple!

Per la roda davantera surt el mateix perquè en lloc de $\uparrow\dot{\psi}$ tenim $\uparrow(\dot{\psi} + \dot{\delta})$

J no és el CIR! Ho seria si el movim. de la roda fos plà. Però aquí és 3D!

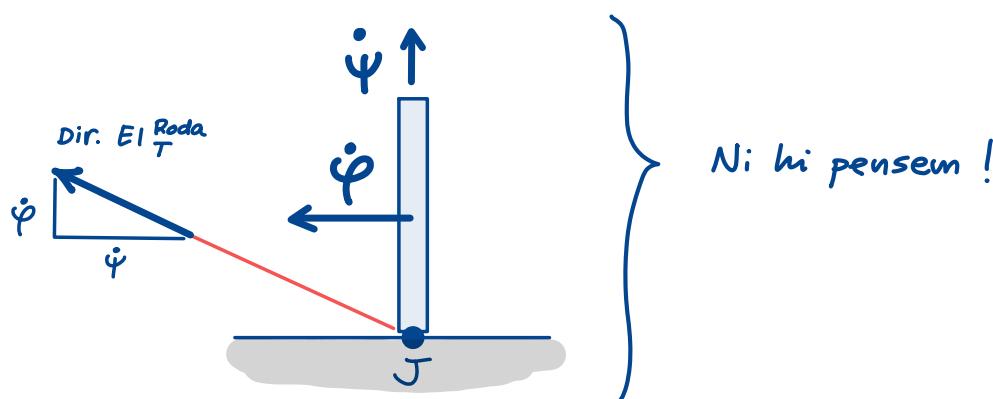
Per tant, $\rightarrow r\dot{\varphi}$ no és "distància al CIR · R", sinó el resultat d'aplicar CSR!

En fer anàlisi cinemàtica de veh. pensarem sempre en això **la roda**

És a dir: pensarem que el centre C de la roda té vel. ($\rightarrow r\dot{\varphi}$) Això ens permetrà fer anàlisis cinemàtics ràpids perquè C sol ser, alhora, un punt del xamís (veure qüestió del Tricicle com a exemple, pàg. següent).

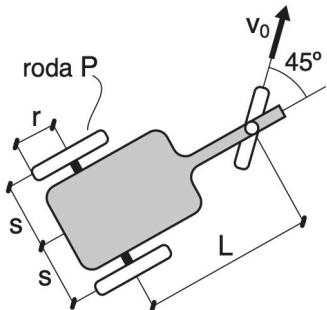
Observació:

L' EI_T^{roda} passa per J, però la roda té 2 GDL. La dir. de l' EI és $\bar{\psi} + \bar{\varphi}$, per tant EI_T^{roda} no queda determinat. No ens servirà útil. No cal que hi pensem!



Apliquem la teoria anterior al següent exemple :

Tricicle - Q5, març 2007

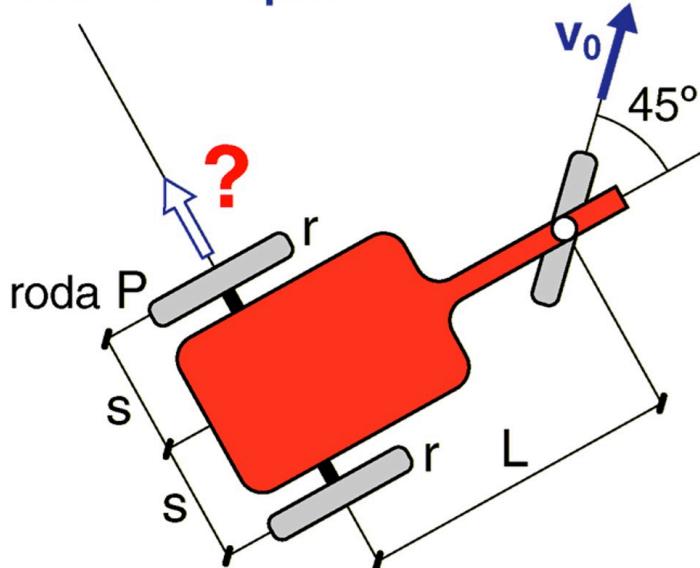


5 En el tricicle de la figura, les rodes no llisquen damunt del terra. La roda directriu, de radi r , forma un angle de 45° amb l'eix longitudinal i el seu centre avança amb celeritat v_0 . Quina és la velocitat de rotació de la roda P al voltant del seu eix?

- A $\frac{v_0}{r}$
B $\frac{v_0}{r\sqrt{2}}$
C $\frac{L-s}{L} \frac{v_0}{r\sqrt{2}}$

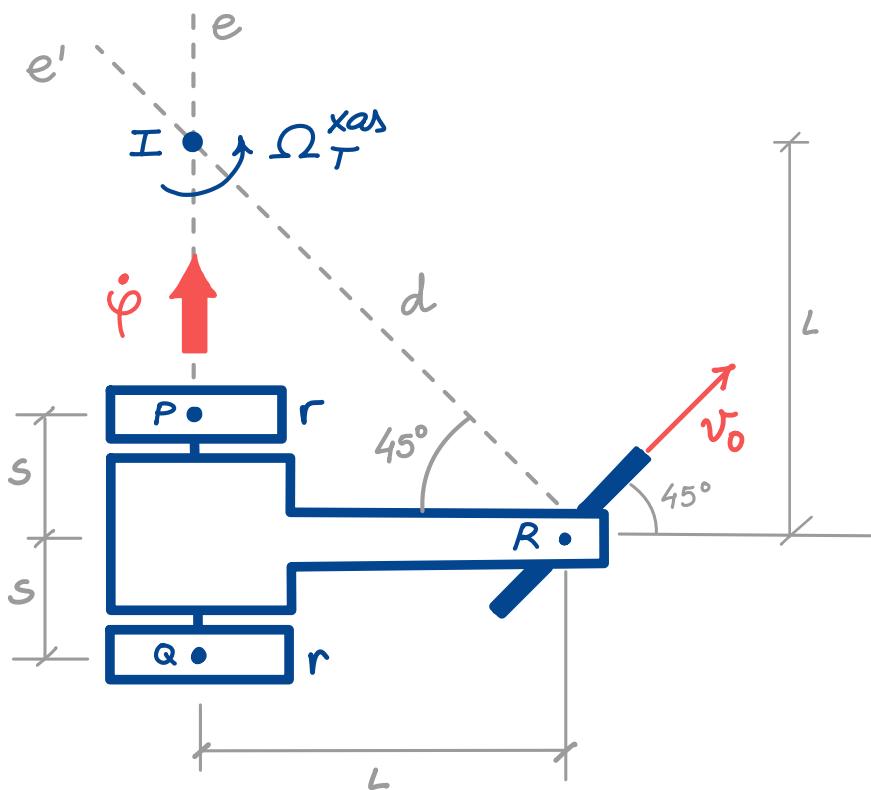
- D $\frac{L-s}{L} \frac{v_0}{r}$
E $\frac{L+s\sqrt{2}}{L} \frac{v_0}{r}$

les rodes no llisquen



Solució:

$$\dot{\varphi} ?$$



P, Q, R són punts de les respectives rodes, però també del xassís.

$$P \text{ i } Q \text{ tenen vel. } \perp \text{ eix } e \quad | \Rightarrow CIR_T^{\text{xassís}} = I \\ R \text{ té vel. } \perp \text{ eix } e'$$

Busquem Ω_T^{xas} :

$$\Omega_T^{\text{xas}} = \frac{v_0}{d} = \frac{v_0}{L\sqrt{2}} \quad "xas" = \text{xassís}$$

Ara, veient P com a punt de la roda:

$$v_T(P) = r \cdot \dot{\varphi} \quad (\text{I})$$

I veient P com del xassís:

$$v_T(P) = \Omega_T^{\text{xas}} \cdot \underbrace{(L-s)}_{\text{dist. al CIR}} = \frac{v_0}{L\sqrt{2}} \cdot (L-s) \quad (\text{II})$$

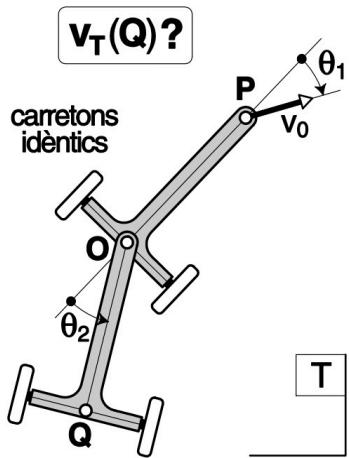
$$\text{I} = \text{II} :$$

$$r \dot{\varphi} = \frac{v_0}{L\sqrt{2}} (L-s) \quad \Rightarrow$$

$$\dot{\varphi} = \frac{v_0}{rL\sqrt{2}} (L-s)$$

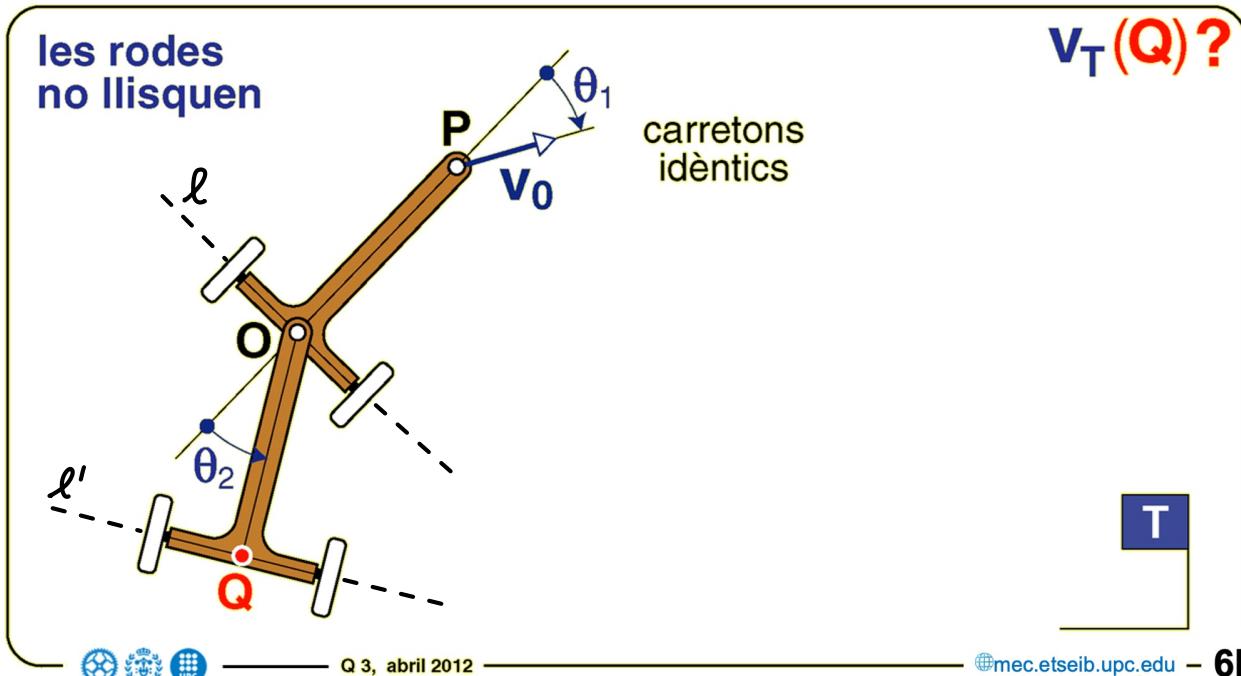
CSR
roda

CSR
xassís



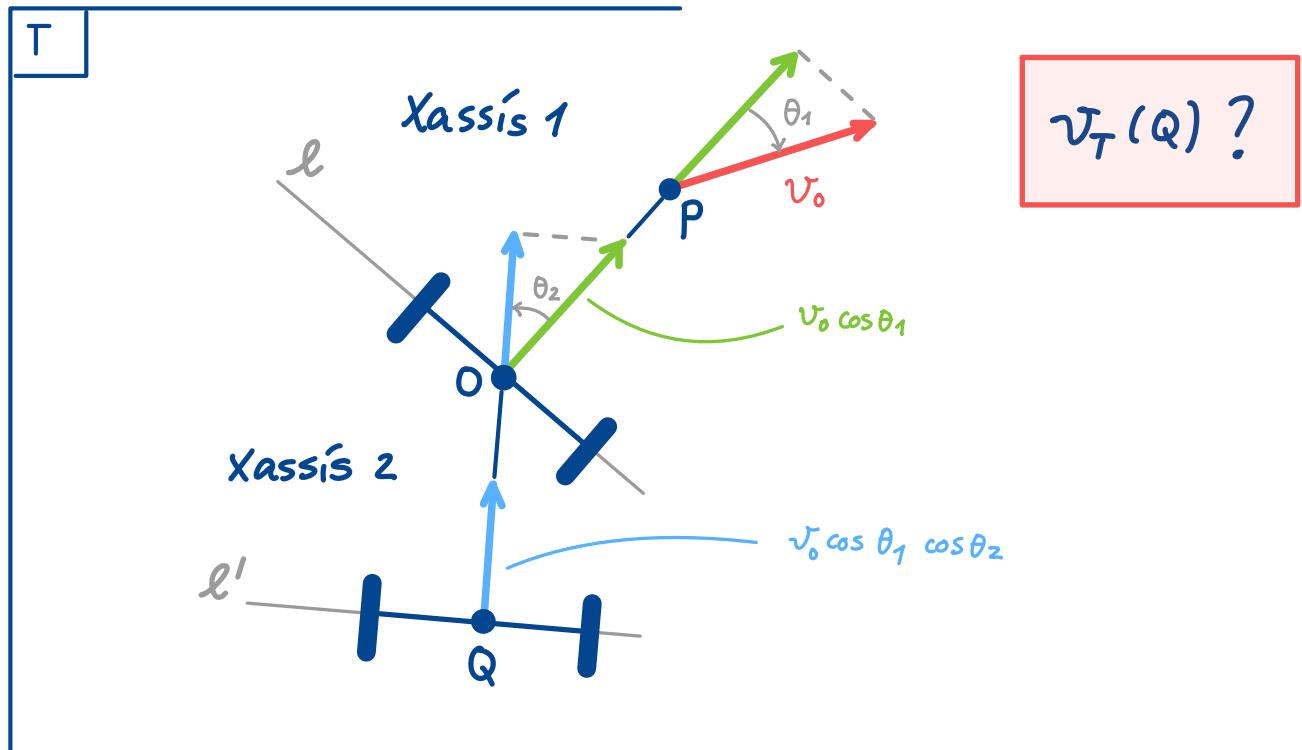
3 Els dos carretons articulats a **O** són idèntics. Si el punt **P** es mou amb la velocitat v_0 indicada, amb quina celeritat es mou el punt **Q**?

- A v_0
- B $v_0 \cos \theta_1$
- C $v_0 \cos \theta_1 \cos \theta_2$
- D $v_0 \cos \theta_1 / \cos \theta_2$
- E $v_0 \cos \theta_2 / \cos \theta_1$



Solució ràpida via equiprojectivitat!

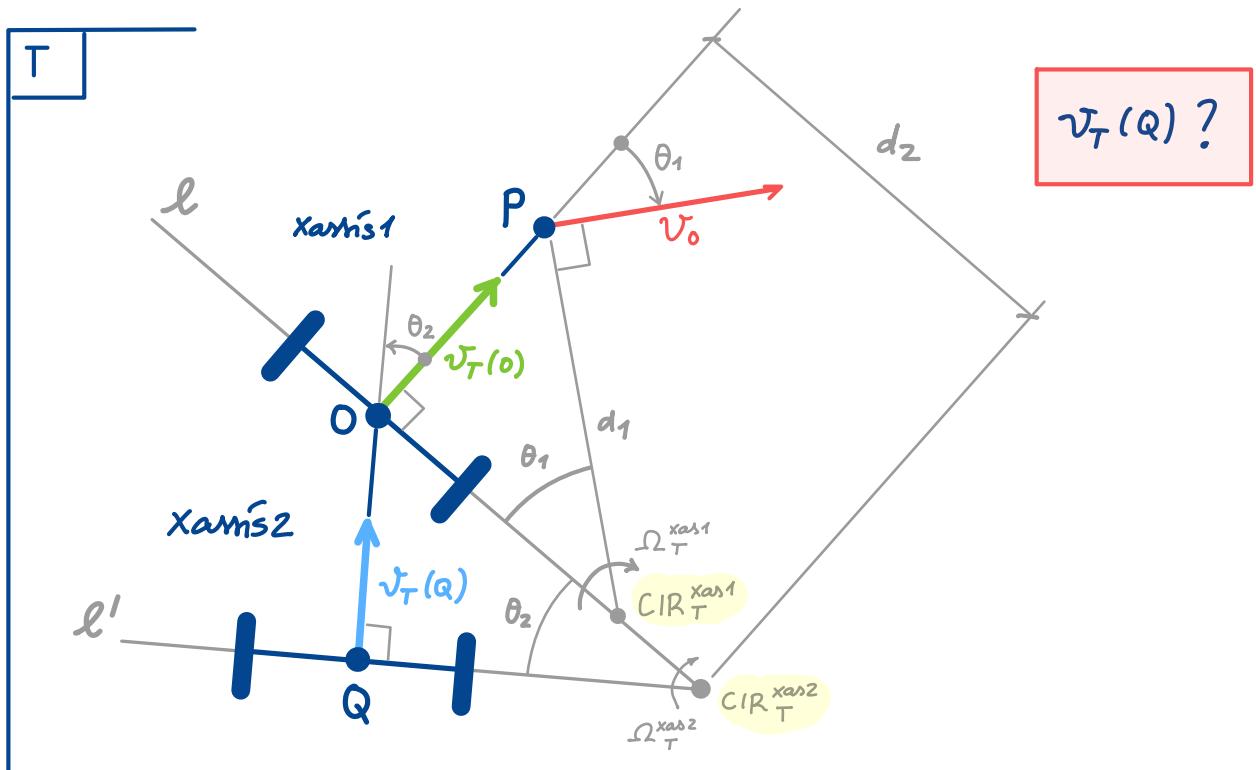
(Solució "fenta", però igualment bona, a la pàg. seg.)



- CIR $xassís 1$ sobre $l \Rightarrow \bar{v}_T(O) \perp l$
- Equiprojectivitat $P \rightarrow O : v_T(O) = v_0 \cos \theta_1$
- CIR $xassís 2$ sobre $l' \Rightarrow \bar{v}_T(Q) \perp l'$
- Equiprojectivitat $O \rightarrow Q :$
$$v_T(Q) = v_T(O) \cos \theta_2 = \frac{v_0 \cos \theta_1 \cos \theta_2}{}$$

Solució "lenta" via localitzar CIR_T^{xas1} i CIR_T^{xas2}

Els CIR_T^{xas1} i CIR_T^{xas2} han de ser on indiquem. A més, $v_T(0)$ i $v_T(Q)$ han de ser \perp a l i l' , respectivament.



- $\Omega_T^{xas1} = \frac{v_0}{d_1}$

$\curvearrowright \text{dist}(CIR_T^{xas1}, P)$

- $v_T(0) = \Omega_T^{xas1} \cdot d_1 \cos \theta_1 = v_0 \cos \theta_1$

- $\Omega_T^{xas2} = \frac{v_T(0)}{d_2} = \frac{v_0 \cos \theta_1}{d_2}$

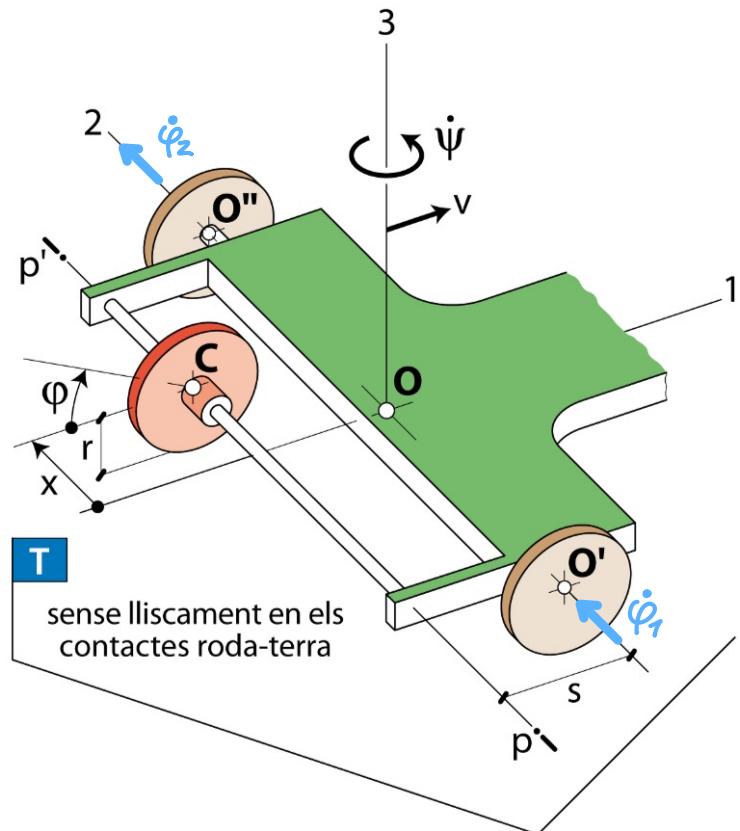
$\curvearrowright \text{dist}(CIR_T^{xas2}, O)$

- $v_T(Q) = \Omega_T^{xas2} \cdot d_2 \cos \theta_2 = \frac{v_0 \cdot \cos \theta_1 \cdot \cos \theta_2}{d_2}$

3.25 The vehicle moves on a horizontal ground. The three wheels do not slide on the ground. The wheel with center **C** rotates around the axis $p-p'$ parallel to $O'-O''$. The speed $v_E(O)$ and the change of orientation $\dot{\psi}$ are variable.

Determineu :

- El nombre de GL del sistema.
- $\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ en funció de v i $\dot{\psi}$?
- \dot{x} i $\dot{\varphi}$ en funció de v i $\dot{\psi}$?



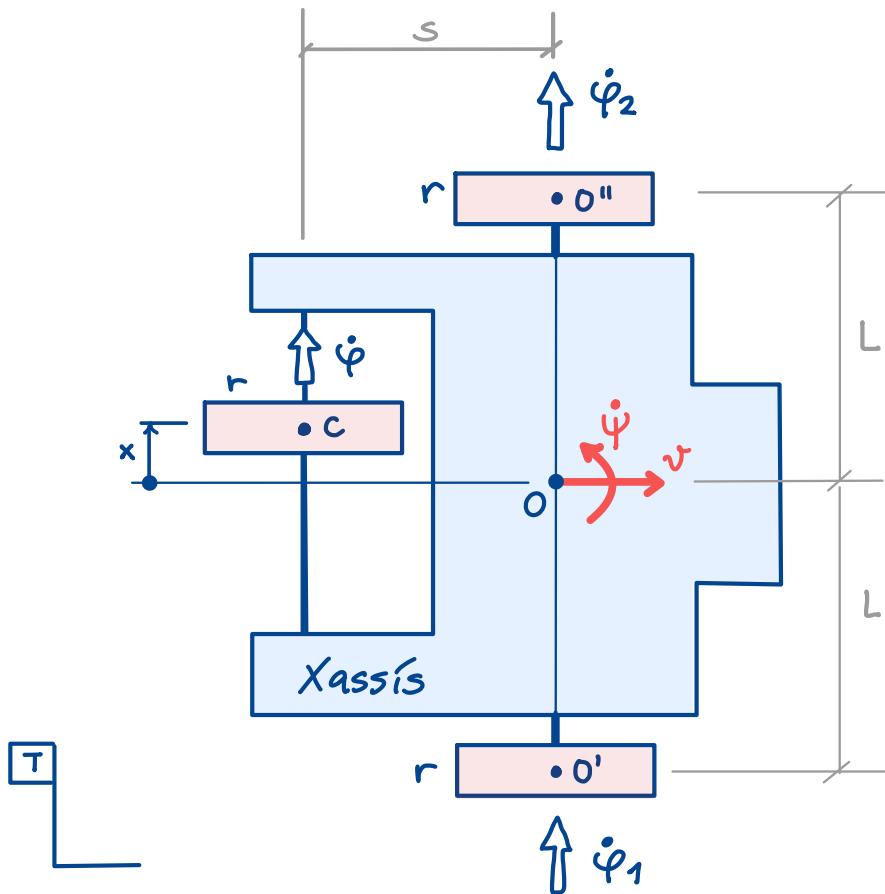
Motivació: aplicació a pilotatge / control del vehicle

El vehicle es pot motoritzar de dues maneres

- Amb 2 motors que actuen $\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ ← La més típica
- Amb 2 motors que actuen \dot{x} i $\dot{\varphi}$

Si suposem que v i $\dot{\psi}$ són corriugades de velocitat donades per un joystick, per exemple, les funcions que ens demanen de trobar ens permeten convertir les comandes v i $\dot{\psi}$ introduïdes al joystick en comandes de velocitat que han de satisfer els motors.

GL sistema



Manera 1

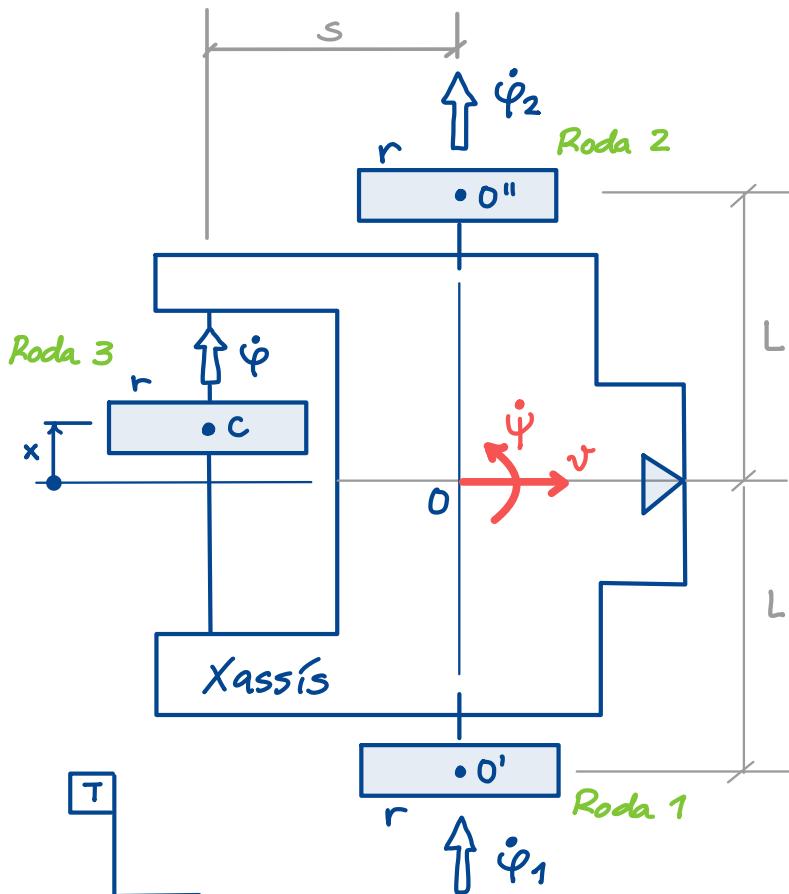
Si bloquejo $\dot{\varphi}$, xassís no pot girar però sí transladar-se \leftrightarrow (amb els rodes rodant sense lliscar). Si a més bloquejo v , ja res es pot moure. Per tant, el vehicle té 2 GL.

Manera 2

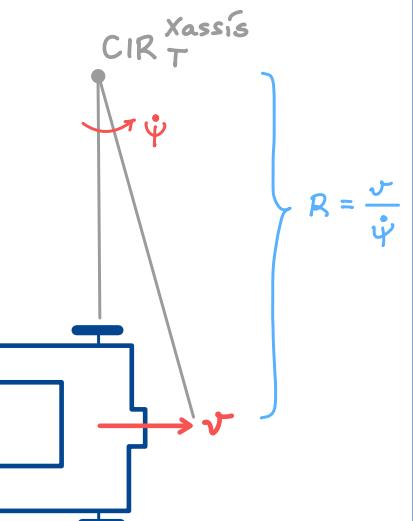
Alternativament : si bloquejo \dot{x} , el punt C parsa a ser del xassís, amb vel. \rightarrow . Els punts O' i O'' també tenen vel. \rightarrow . Ergo el CIR_T^{xassís} és a l'infinít i $\bar{\Omega}_T^{xassís} = \bar{0}$. El vehicle es pot moure cap a \rightarrow . Si ara aturo $\dot{\varphi}$, tot queda aturat. Per tant, el vehicle té 2 GL.

$\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ en funció de $(v, \dot{\psi})$

Suposem que $\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ són actuades amb motors (\ddot{x} : $\dot{\varphi}$ no actuades) i que volem $\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ en funció de $(v, \dot{\psi})$:



Fixem-nos que triant $(v, \dot{\psi})$ amb un joystick, estem triant la posició del CIR del xassís:



Via cinemàt. de roda

$$\bar{v}_T(O') = \underline{r} \dot{\varphi}_1$$

$$\bar{v}_T(O'') = \underline{r} \dot{\varphi}_2$$

Via CSR xassís

$$\begin{aligned} \bar{v}_T(O') &= \bar{v}(O) + \bar{\Omega}_T^{xas} \times \bar{OO'} = \\ &= (\underline{v}) + (\odot \dot{\psi}) \times (\downarrow L) = \underline{v + L \dot{\psi}} \end{aligned}$$

$$\bar{v}_T(O'') = (\underline{v}) + (\odot \dot{\psi}) \times (\uparrow L) = \underline{v - L \dot{\psi}}$$

Igualant

$$r \dot{\varphi}_1 = v + L \dot{\psi} \Rightarrow \dot{\varphi}_1 = \frac{1}{r} (v + L \dot{\psi})$$

$$r \dot{\varphi}_2 = v - L \dot{\psi} \Rightarrow \dot{\varphi}_2 = \frac{1}{r} (v - L \dot{\psi})$$

Aplicació a control

Si pilotem el vehicle

amb un joystick que dóna les commandes v i $\dot{\psi}$, aquestes funcions permeten calcular les velocitats $\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ a les que hauran de girar els motors per satisfer $(v, \dot{\psi})$.

\dot{x} i $\dot{\varphi}$ en funció de v i $\dot{\psi}$

Ara suposem que actuem \dot{x} i $\dot{\varphi}$ (deixant $\dot{\varphi}_1$ i $\dot{\varphi}_2$ llisos) i que, per tant, volem \dot{x} i $\dot{\varphi}$ en funció de $(v, \dot{\psi})$:

Veient C com de la roda 3:

$$\bar{v}_T(C) = (\rightarrow r\dot{\varphi}) \quad (\text{I})$$

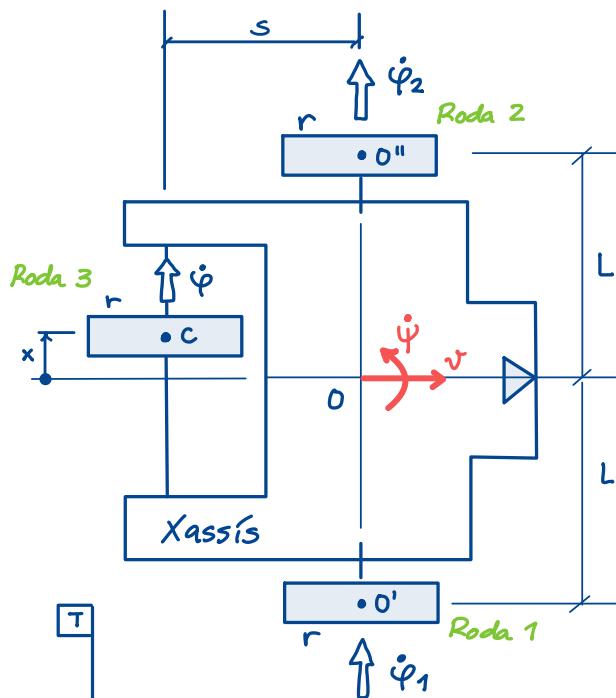
Intentem ara calcular $\bar{v}_T(C)$ a partir de v i $\dot{\psi}$ per igualar amb (I):

Ara no podem aplicar CSR des de O pq C ≠ xassís !!!

Fem comp. movim. amb:

$$REL = xassís$$

$$AB = T$$



$$\begin{aligned} \bar{v}_T(C) &= \bar{v}_{REL}(C) + \bar{v}_{ar}(C) = \bar{v}_{REL}(C) + \underbrace{\bar{v}_T(O)}_{ar} + \overbrace{\bar{v}_T^{xas} \times \bar{OC}}^{\bar{v}_T(O')} = \\ &= (\uparrow \dot{x}) + (\rightarrow v) + (\odot \dot{\psi}) \times \underbrace{[(\leftarrow s) + (\uparrow x)]}_{(\downarrow \dot{\psi}s) + (\leftarrow \dot{\psi}x)} = \\ &= [\uparrow (\dot{x} - \dot{\psi}s)] + [\rightarrow (v - \dot{\psi}x)] \quad (\text{II}) \end{aligned}$$

(I) = (II):

$$\begin{cases} 0 = \dot{x} - \dot{\psi}s \\ r\dot{\varphi} = v - \dot{\psi}x \end{cases} \rightarrow \begin{cases} \dot{x} = \dot{\psi}s \\ \dot{\varphi} = \frac{1}{r} (v - \dot{\psi}x) \end{cases}$$

Aplicació a control

Si piloto amb joystick que dóna commandes de v i $\dot{\psi}$, aquestes funcions proporcionen les velocitats \dot{x} i $\dot{\varphi}$ que hauran de satisfer els motors.