

Compétence(s) accessible(s) :

- Associer à chaque liaison les paramètres géométriques et les grandeurs de vitesse qui définissent les mouvements permis,
- Déterminer les grandeurs cinématiques caractéristiques associées à la fonction réalisée (vitesse linéaire et/ou angulaire d'entrée et de sortie).

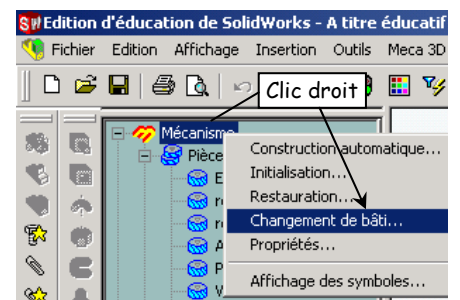
Commentaires : les problématiques proposées doivent conduire l'élève à :

- observer, manipuler et décrire la constitution physique des assemblages et guidages concernés,
- établir un modèle associé (dans les cas simples) et décrire les paramètres influents,
- mesurer les valeurs des paramètres cinématiques d'entrée, de sortie, intermédiaires.

1. Cinématique des mécanismes : généralités

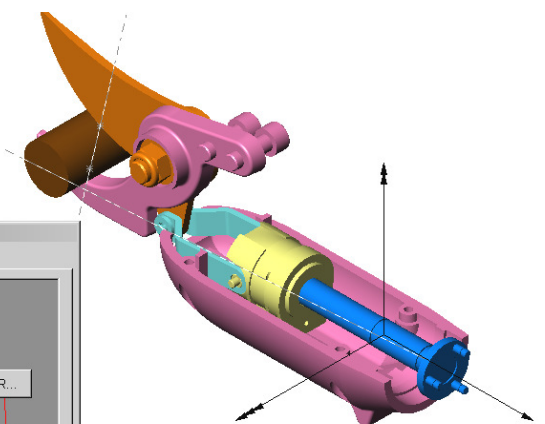
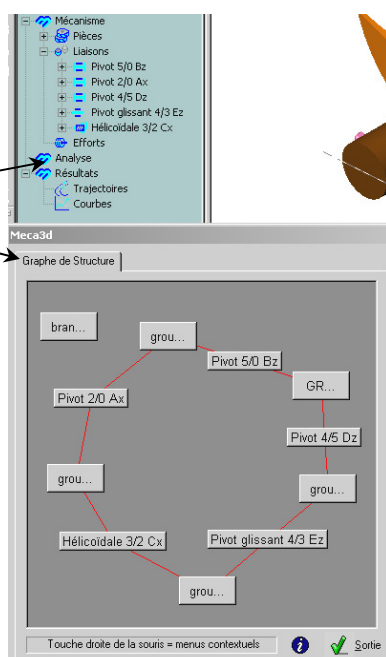
La cinématique est la partie de la mécanique qui étudie les mouvements des solides indépendamment des causes qui les provoquent. Les grandeurs physiques qui interviennent sont le temps [s], la longueur [m] et l'angle [rad] [°].

On devra définir un solide de référence, généralement la pièce fixe du mécanisme (« *bâti* » dans Méca3D), et y attacher un repère $R_0(O, \vec{x}_0, \vec{y}_0, \vec{z}_0)$. Dans Méca3D, un clic droit sur *Mécanisme* donne la possibilité d'effectuer un « *changement de bâti* ».

**2. Graphe des liaisons (ou graphe de structure)**

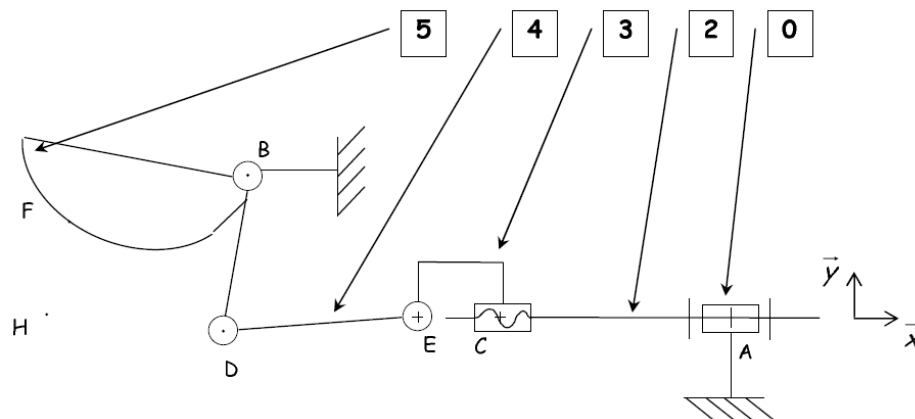
Le graphe des liaisons permet d'avoir une vue d'ensemble des liaisons mécaniques existant entre les différentes *classes d'équivalence cinématique* (« *pièces* » dans MECA3D).

Graphe de structure sur MECA3D



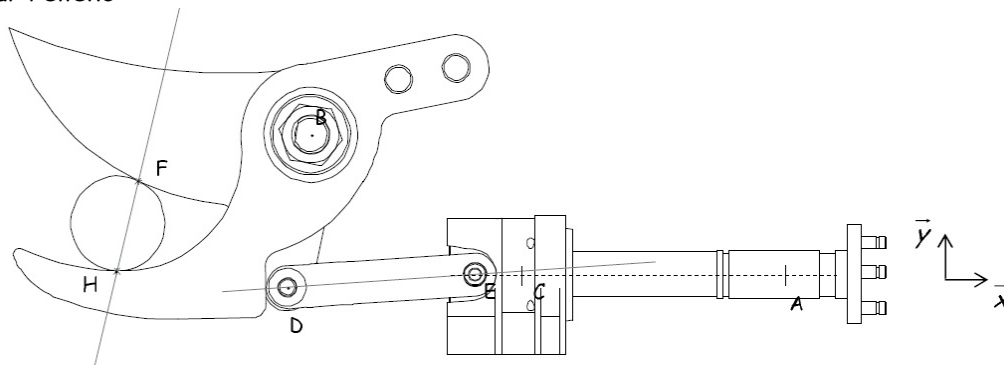
3. Schéma cinématique et paramétrage d'un mécanisme

Sur le schéma cinématique, il est nécessaire de placer le repère de référence cité ci-dessus, afin de caractériser complètement les différentes grandeurs géométriques (paramètres dimensionnels et paramètres de position) et cinématiques.



4. Loi « entrée-sortie » d'un mécanisme

Exemple : sérateur Pellenc :



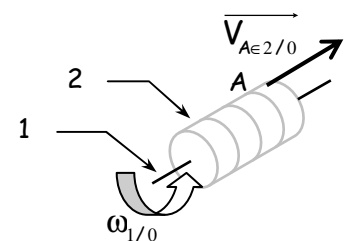
Loi « entrée-sortie » : $\frac{\theta_s}{\theta_e} = f(\text{pas système vis/écrou, BD, DE, EB})$ ou $\theta_s = f(\theta_e, \text{pas système vis/écrou, BD, DE, EB})$

5. Nature et caractéristiques d'un mouvement

5.1. Mouvement spatial

Le seul mouvement spatial étudié en pré-bac est le **mouvement hélicoïdal**, c'est-à-dire celui de l'écrou par rapport à la vis dans un système vis-écrou (liaison hélicoïdale).

Le mouvement hélicoïdal de 2 par rapport à 1 permet de transformer le mouvement de rotation de 1 par rapport à 0 en un mouvement de translation de 2 par rapport à 0.



Relations géométriques et cinématiques : lois entrée-sortie

Rotation de la vis de 1 tour → Déplacement de l'écrou du pas p [m]

Rotation de la vis de 2π [rad] → Déplacement de l'écrou du pas p [m]

Rotation de la vis de $\theta_{1/0}$ [rad] → Déplacement de l'écrou de x [m]

Produit en croix

D'où la relation entre les déplacements linéaire et angulaire :

$$x_{A \in 2/0} = \theta_{1/0} \cdot \frac{p}{2\pi}$$

Puis celle entre les vitesses linéaire et angulaire :

$$V_{A \in 2/0} = \omega_{1/0} \cdot \frac{p}{2\pi}$$

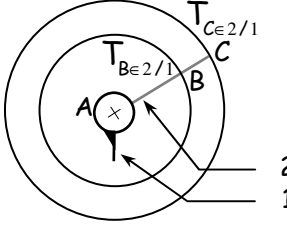
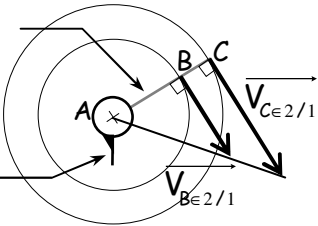
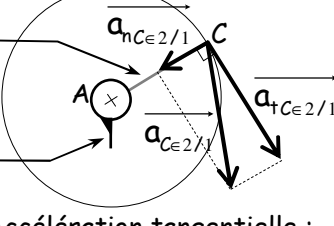
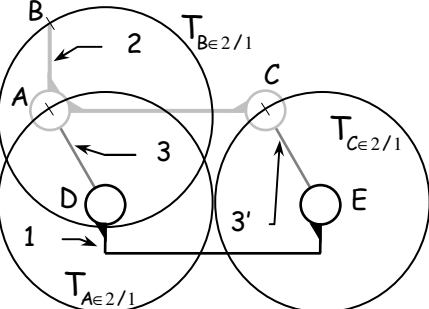
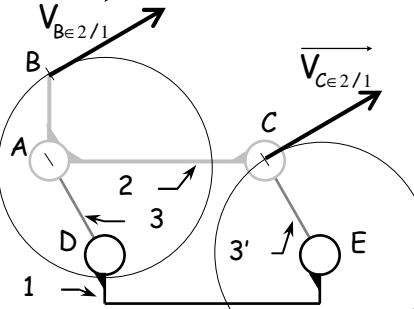
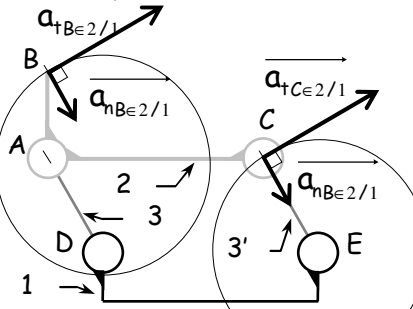
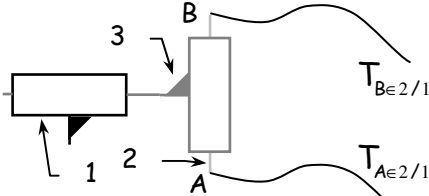
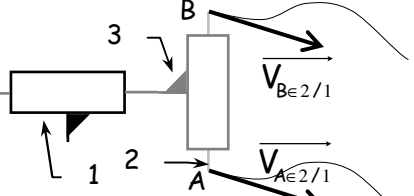
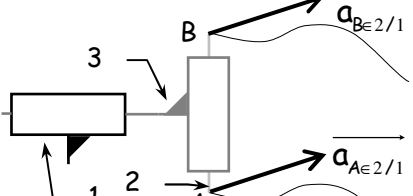
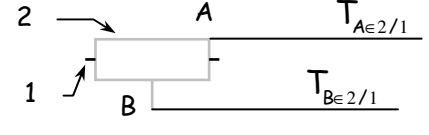
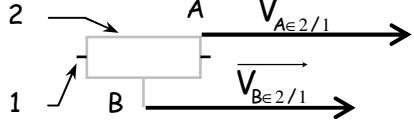
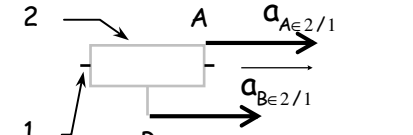
$V_{A \in 2/0}$ [m.s⁻¹]; $\omega_{1/0}$ [rad.s⁻¹]

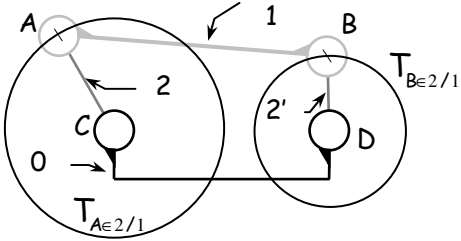
Et enfin celle entre les accélérations linéaire et angulaire :

$$a_{A \in 2/0} = \ddot{\theta}_{1/0} \cdot \frac{p}{2\pi}$$

$a_{A \in 2/0}$ [m.s⁻²]; $\ddot{\theta}_{1/0}$ [rad.s⁻²]

5.2. Mouvement plan

Nature	Trajectoire	Vitesse	Accélération
Mouvement de rotation de 2/1	 <p>$T_{B \in 2/1}$ et $T_{C \in 2/1}$ sont des cercles concentriques de centre A et de rayons différents.</p>	 <p>Hypothèse : 2 tourne par rapport à 1 à la vitesse angulaire $\omega_{2/1}$.</p> <p>Vitesse de B appartenant à 2/1 :</p> $V_{B \in 2/1} = AB \cdot \omega_{2/1}$ <p>V [m.s⁻¹]; ω [rad.s⁻¹]; AB [m].</p>	 <p>Accélération tangentielle : $a_{t \in 2/1} = AC \cdot \ddot{\theta}_{2/1}$</p> <p>Accélération normale : $a_{n \in 2/1} = \frac{V_{C \in 2/1}^2}{AC} = AC \cdot \omega_{2/1}^2$</p> <p>$a$ [m.s⁻²]; $\ddot{\theta}$ [rad.s⁻²]</p>
...circulaire de 2/1	 <p>Hypothèse : ACED est un parallélogramme.</p> <p>$T_{A \in 2/1}$, $T_{B \in 2/1}$ et $T_{C \in 2/1}$ sont des cercles de même rayon mais de centres différents ; La pièce 2 reste parallèle à elle-même.</p>	 <p>$V_{A \in 2/1} = V_{B \in 2/1} = V_{C \in 2/1}$</p> <p>Dans les deux cas ci-dessus : les vecteurs vitesse sont tangents à la trajectoire, donc perpendiculaires à ses rayons.</p>	 <p>$a_{A \in 2/1} = a_{B \in 2/1} = a_{C \in 2/1}$</p> <p>Dans les deux cas ci-dessus :</p> $\vec{a} = \vec{a}_t + \vec{a}_n$
Mouvement de translation... ...curviligne de 2/1	 <p>$T_{A \in 2/1}$ et $T_{B \in 2/1}$ sont deux courbes superposables ; La pièce 2 reste parallèle à elle-même.</p>	 <p>$V_{A \in 2/1} = V_{B \in 2/1}$: vecteurs tangents à la trajectoire aux points considérés, déterminés en fonction des Mvts de 3 et 2 (cf 6. Loi de composition des vitesses).</p>	 <p>$a_{A \in 2/1} = a_{B \in 2/1}$</p> <p>Vecteurs déterminés en fonction des Mvts de 3 et 2.</p>
...rectiligne de 2/1	 <p>$T_{A \in 2/1}$ et $T_{B \in 2/1}$ sont deux segments de droites parallèles ; 2 reste parallèle à elle-même.</p>	 <p>$V_{A \in 2/1} = V_{B \in 2/1}$: vecteurs tangents à la trajectoire, donc ici portés par la trajectoire.</p>	 <p>$a_{A \in 2/1} = a_{B \in 2/1}$: vecteurs colinéaires aux vecteurs vitesse.</p>
conclusion	<p>Les trajectoires d'<u>au moins trois points</u> du solide sont superposables ; Le solide reste parallèle à lui-même.</p>	<p>Le champ (ensemble) des vecteurs vitesse est uniforme.</p>	<p>Le champ des vecteurs accélération est uniforme.</p>

Nature	Trajectoire	Vitesse	Accélération
Mouvement plan général de 1/0	 <p><u>Hypothèse</u> : ABDC n'est pas un parallélogramme.</p> <p>Dans cet exemple, les trajectoires de A et B sont des cercles de centres et rayons différents.</p> <p>Dans un mouvement plan général, les trajectoires de trois points ne sont :</p> <ul style="list-style-type: none"> - ni superposables \Rightarrow ce n'est pas une translation, - ni des cercles concentriques \Rightarrow ce n'est pas une rotation, <p>et elles peuvent être de formes quelconques.</p>	Pour l'étude des vitesses et accélérations des points A et B, voir le mouvement de rotation ou de translation en page 2, ainsi que les propriétés du mouvement plan ci-après.	

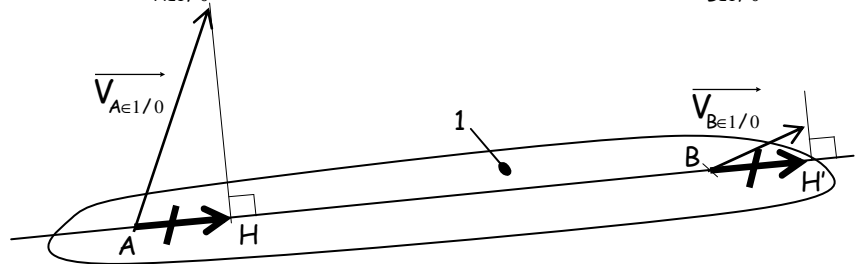
5.3. Propriétés du mouvement plan général

5.3.1. Equiprojectivité

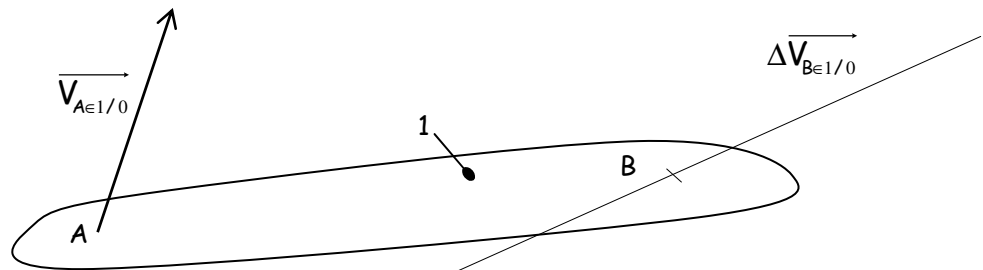
Equiprojectivité signifie « égale projection ».

En effet, à chaque instant, pour deux points A et B appartenant au solide $\underline{1}$ en mouvement plan général par rapport à $\underline{0}$, les **projections orientées** \overrightarrow{AH} du vecteur vitesse $\overrightarrow{V_{A \in 1/0}}$ sur (AB) et $\overrightarrow{AH'}$ du vecteur vitesse $\overrightarrow{V_{B \in 1/0}}$ sur (AB) sont égales.

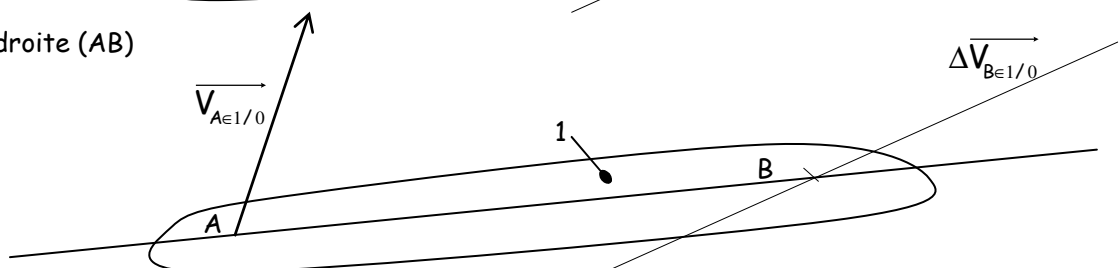
$$\overrightarrow{V_{A \in 1/0}} \cdot \overrightarrow{AB} = \overrightarrow{V_{B \in 1/0}} \cdot \overrightarrow{AB}$$



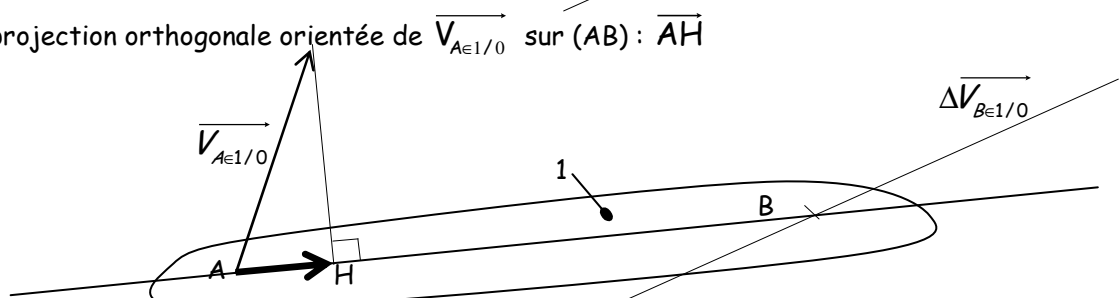
Méthode graphique permettant de déterminer complètement $\overrightarrow{V_{B \in 1/0}}$ connaissant sa direction $\Delta \overrightarrow{V_{B \in 1/0}}$ et connaissant complètement $\overrightarrow{V_{A \in 1/0}}$



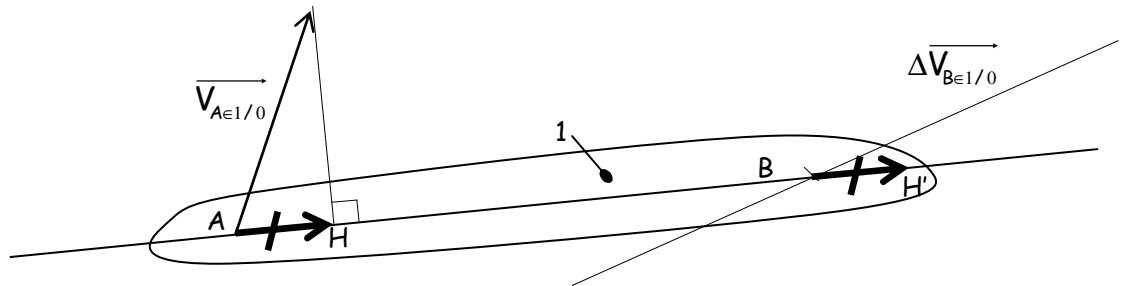
Etape 1 : Tracer la droite (AB)



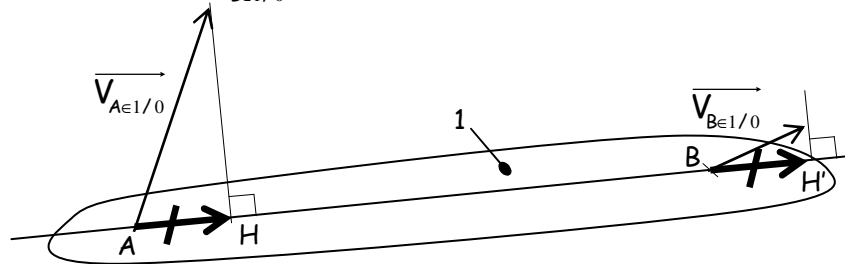
Etape 2 : Tracer la projection orthogonale orientée de $\overrightarrow{V_{A \in 1/0}}$ sur (AB) : \overrightarrow{AH}



Etape 3 : Faire « glisser » \overline{AH} sur (AB) pour que sa nouvelle origine soit le point B : on obtient $\overline{BH'}$



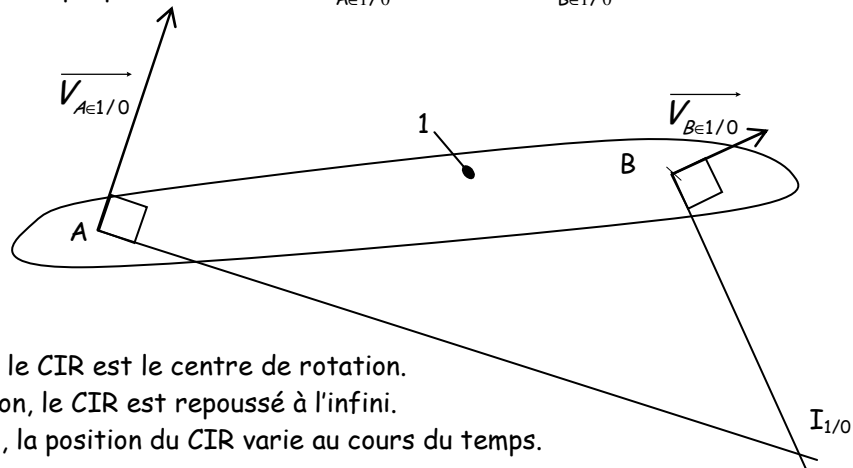
Etape 4 : Tracer la perpendiculaire à (AB) passant par H'. Le point d'intersection de cette perpendiculaire avec $\Delta \overline{V}_{B \in 1/0}$ nous permet de définir complètement $\overline{V}_{B \in 1/0}$, aussi bien en sens qu'en intensité.



5.3.2. Centre Instantané de Rotation (C.I.R.)

A chaque instant, pour un solide $\underline{1}$ en mouvement plan général par rapport à un solide $\underline{0}$, il existe un point unique $I_{1/0}$ appelé Centre Instantané de Rotation dont la vitesse est nulle : $\overline{V}_{I_{1/0}} = \vec{0}$; Cela revient à dire que le solide est en rotation autour de ce point changeant de position à chaque instant. Un mouvement plan est donc une succession de mouvements de rotation de centres différents.

Le CIR est situé à l'intersection des perpendiculaires à $\Delta \overline{V}_{A \in 1/0}$ en A et à $\Delta \overline{V}_{B \in 1/0}$ en B.



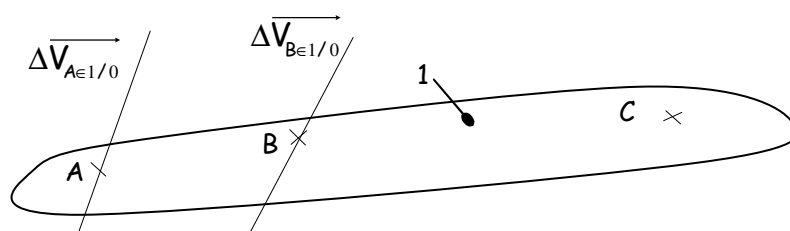
Remarques :

Pour un mouvement de rotation, le CIR est le centre de rotation.

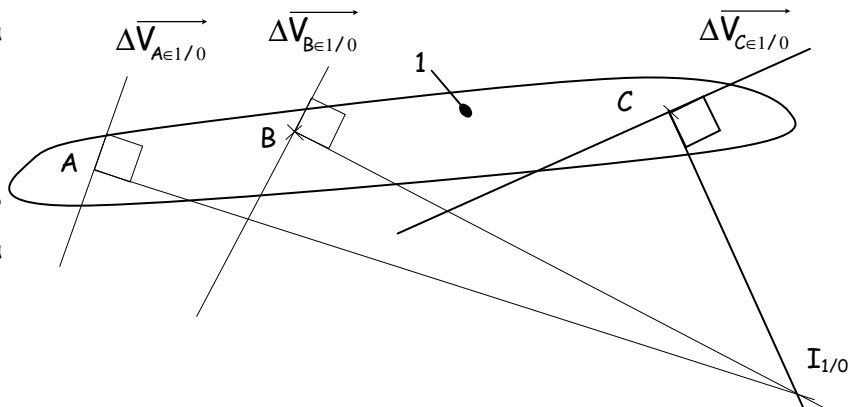
Pour un mouvement de translation, le CIR est repoussé à l'infini.

Pour un mouvement plan général, la position du CIR varie au cours du temps.

Méthode graphique permettant de déterminer $\Delta \overline{V}_{C \in 1/0}$ connaissant $\Delta \overline{V}_{A \in 1/0}$ et $\Delta \overline{V}_{B \in 1/0}$



Tracer les perpendiculaires à $\Delta \vec{V}_{A \in 1/0}$ en A et à $\Delta \vec{V}_{B \in 1/0}$ en B : l'intersection donne $I_{1/0}$.

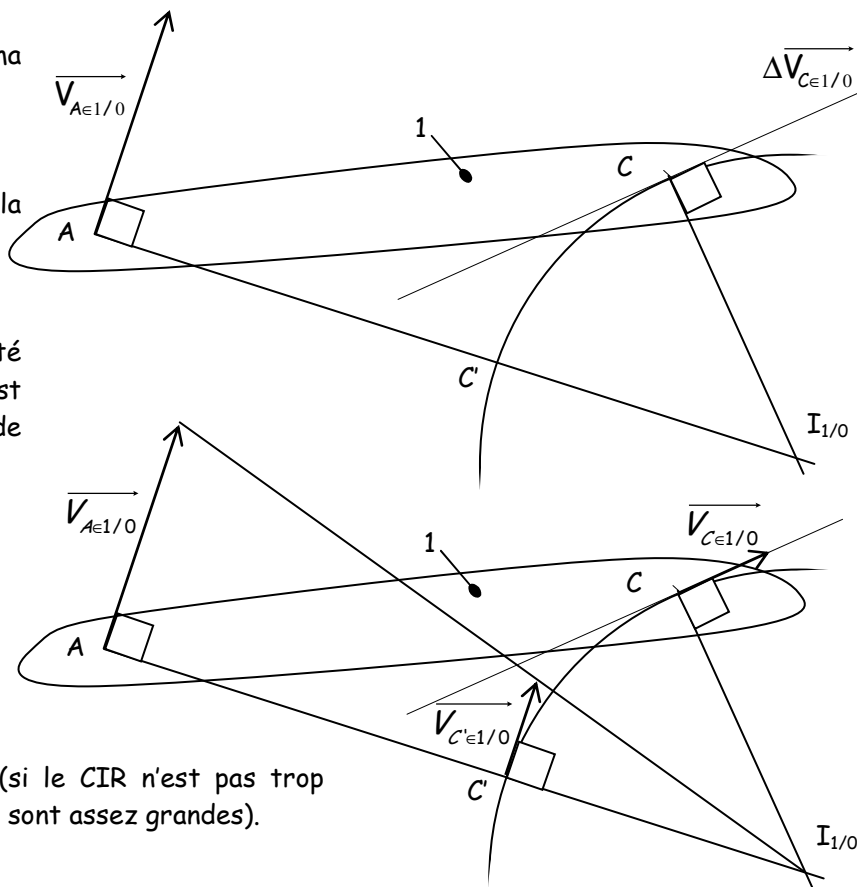


Puisqu'à chaque instant 1 est en rotation par rapport à 0, autour de $I_{1/0}$, $\Delta \vec{V}_{C \in 1/0}$ est la perpendiculaire à $(CI_{1/0})$ en C.

Méthode de « proportionnalité des vitesses » ou du « triangle des vitesses », permettant de déterminer complètement $\vec{V}_{C \in 1/0}$ connaissant $\Delta \vec{V}_{C \in 1/0}$, $I_{1/0}$, et $\vec{V}_{A \in 1/0}$

Etape 1 : Tracer C' comme le montre le schéma ci-contre :

C' a la même vitesse que C puisqu'il est placé à la même distance de $I_{1/0}$



Etape 2 : Tracer la droite de proportionnalité des vitesses, le champ des vecteurs vitesse est en effet triangulaire dans un mouvement de rotation.

On en déduit $\vec{V}_{C' \in 1/0}$,

Puis $\vec{V}_{C \in 1/0}$ telle que $\|\vec{V}_{C \in 1/0}\| = \|\vec{V}_{C' \in 1/0}\|$

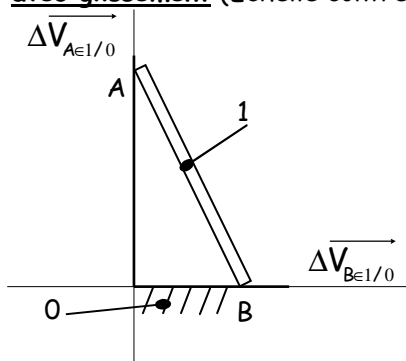
5.3.3. Choix de la méthode

Suivant les cas, on choisira cette méthode (si le CIR n'est pas trop éloigné) ou l'équiprojectivité (si les projections sont assez grandes).

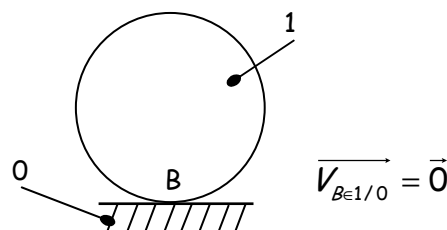
5.4. glissement et roulement sans glissement

Le vecteur vitesse de glissement, s'il existe, est porté par la tangente au contact entre deux pièces (c'est-à-dire par la perpendiculaire à la normale de contact).

* Exemple 1 : avec glissement (Echelle contre un mur)



* Exemple 2 : Mouvement de roulement sans glissement (Système pignon-crémaillère)



Remarque : $A \in 1$ et $A \in 0$ sont deux points coïncidents, ainsi que $B \in 1$ et $B \in 0$.

6. Loi de composition des vitesses

1^{er} exemple : le bras de robot Ericc :

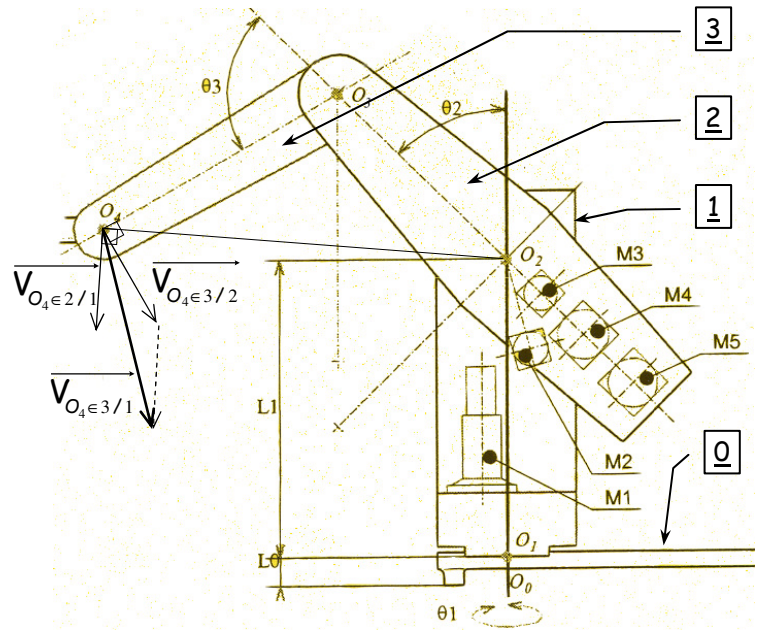
- 0 : socle 2 : bras
- 1 : buste 3 : avant-bras

Hypothèse : Les points O_2, O_3 et O_4 sont coplanaires et les articulations sont des liaisons pivots d'axes perpendiculaires au plan formé par ces trois points. Le buste est fixe par rapport au socle.

Le bras décrit θ_2 à la vitesse angulaire $\omega_{2/1}$ et l'avant-bras décrit θ_3 à la vitesse angulaire $\omega_{3/2}$.

On recherche la vitesse absolue $\vec{V}_{O_4 \in 3/1}$.

La loi de composition des vitesses angulaires est :



$$\omega_{3/1} = \omega_{3/2} + \omega_{2/1}$$

La loi de composition des vitesses est :

$$\vec{V}_{O_4 \in 3/1} = \vec{V}_{O_4 \in 3/2} + \vec{V}_{O_4 \in 2/1}$$

Vitesse absolue de O_4 pour les deux mouvements simultanés

Vitesse d'entraînement de O_4 :

$$\|\vec{V}_{O_4 \in 2/1}\| = O_2 O_4 \cdot \omega_{2/1}$$

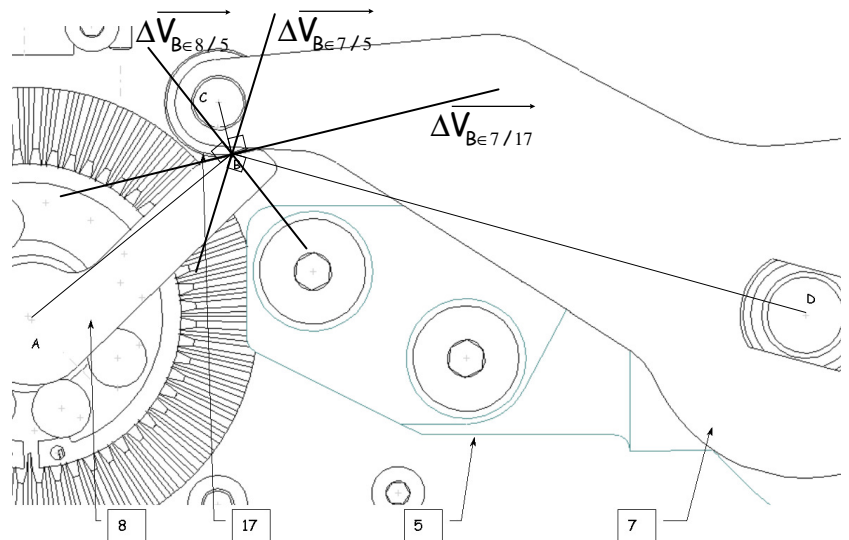
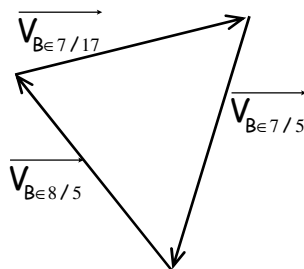
Vitesse relative de O_4 :

$$\|\vec{V}_{O_4 \in 3/2}\| = O_3 O_4 \cdot \omega_{3/2}$$

2^{ème} exemple : système à came 8 et galet 17

$$\vec{V}_{B \in 7/5} = \vec{V}_{B \in 7/17} + \vec{V}_{B \in 17/8} + \vec{V}_{B \in 8/5}$$

Avec $\vec{V}_{B \in 17/8} = \vec{0}$ car $Mvt_{17/8} =$ roulement sans glissement.

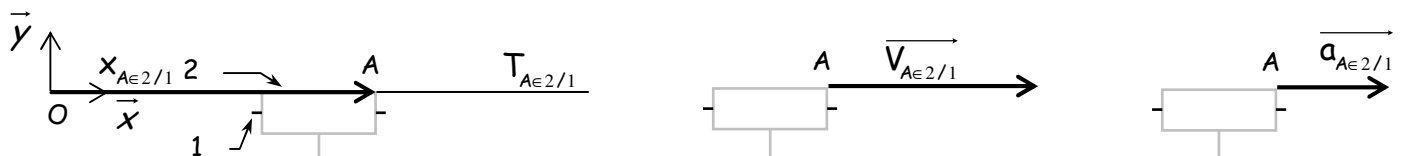


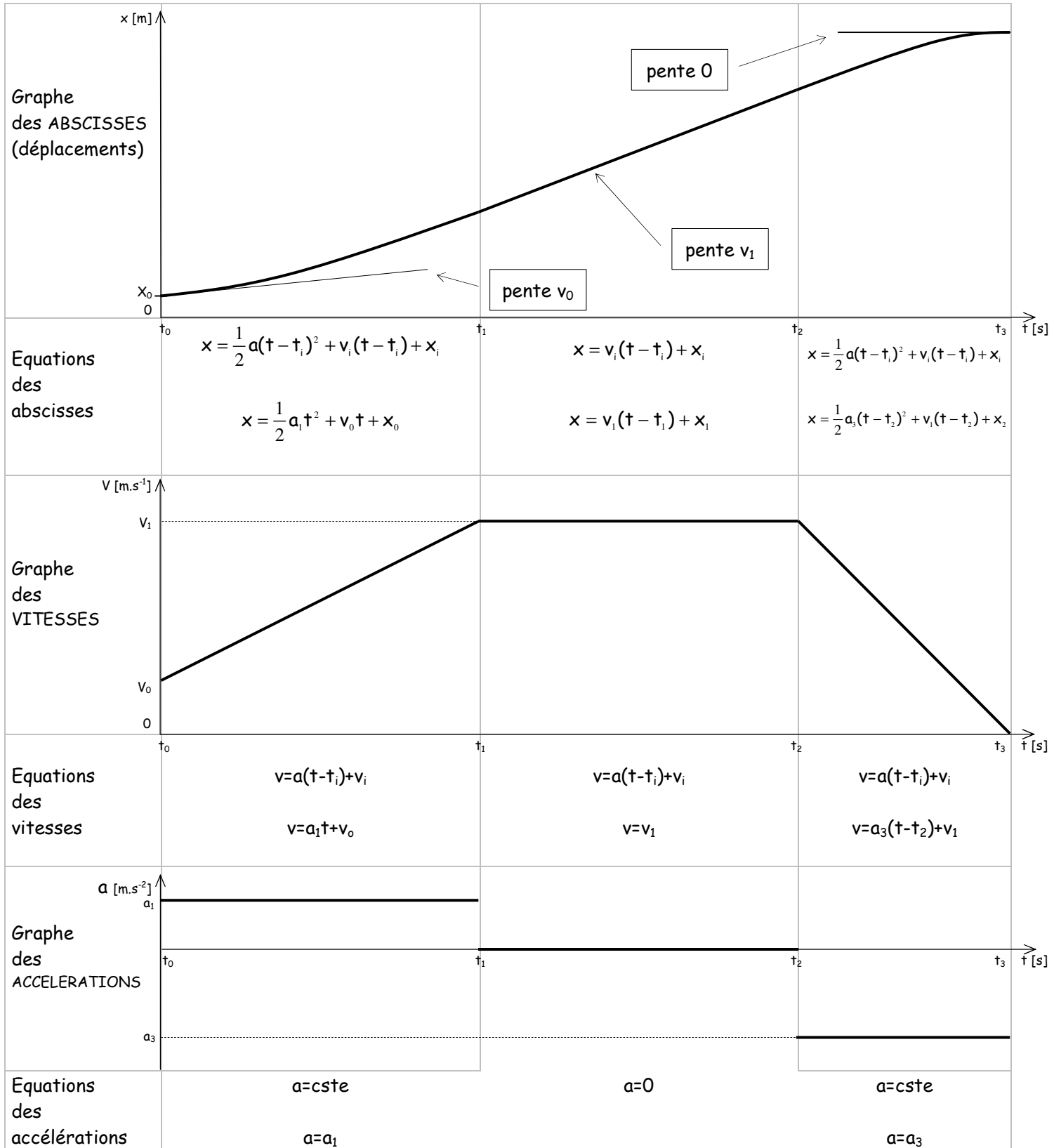
7. Lois horaires

7.1. lois horaires pour le mouvement de translation

Il s'agit de déterminer les équations des grandeurs cinématiques x, V et a en fonction du temps.

Exemple d'un chariot 2 en translation rectiligne par rapport à un rail 1 :





On obtient finalement les abscisses, vitesses et accélérations **de n'importe quel point du solide, donc du solide.**

7.2. lois horaires pour le mouvement de rotation autour d'un axe fixe

Il s'agit de déterminer les équations des grandeurs cinématiques α , ω et $\frac{d\omega}{dt}$ en fonction du temps.

On obtiendra un tableau analogue à celui ci-dessus, avec les abscisses, vitesses et accélérations angulaires **de n'importe quel point du solide, donc du solide.**