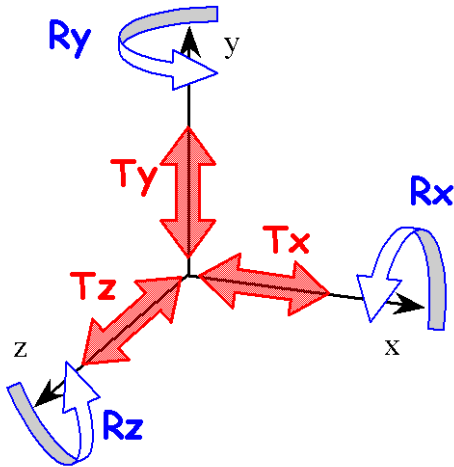


# Liaisons

## 1 - Degrés de liberté d'un solide



Un solide libre dans l'espace possède **6 degrés de liberté** (ou **mobilités**) :

- 3 translations
- 3 rotations

Ces 6 degrés de liberté permettent au solide d'occuper n'importe quelle position dans l'espace.

Si ce solide est une pièce d'un **système mécanique** (ex : aiguille d'une montre, roue d'une voiture, contact mobile d'un disjoncteur...) le nombre de ses degrés de liberté sera limité par les **liaisons** qu'il entretient avec les autres pièces du système.

## 2 - Liaisons élémentaires de 2 solides

Les **liaisons élémentaires** sont les liaisons les plus courantes qui peuvent unir 2 pièces d'un mécanisme.

On peut reconnaître une liaison élémentaire entre 2 solides :

- en observant les mouvements possibles d'un solide par rapport à l'autre
- en identifiant la nature des **surfaces de contact** entre les 2 solides.

Pour que les mobilités de la liaison puissent être clairement définies, il faut les exprimer dans un **repère** qui possède une orientation particulière par rapport à la liaison.

On les représente à l'aide de **schémas normalisés** (voir tableau ci-après) qui permettent de modéliser un mécanisme sous la forme d'un **schéma cinématique** (comme on modélise un circuit électrique par un schéma électrique).

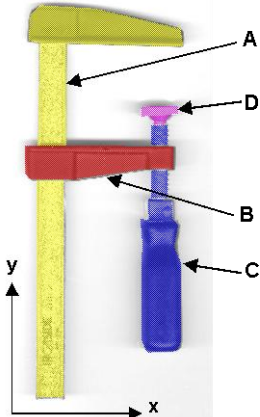
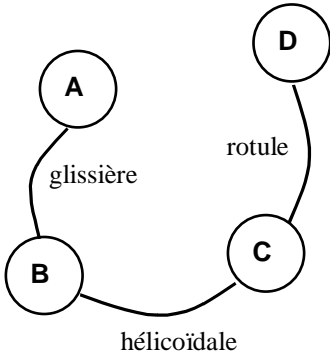
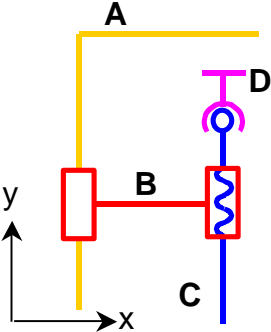
Une liaison élémentaire peut être obtenue par **association** d'autres liaisons élémentaires (ex : *glissière d'un étai réalisée par 2 pivots glissants*).

**Toute** liaison élémentaire peut-être obtenue par association de **liaisons ponctuelles**.

Nature de la liaison et position par rapport au repère	Schématisation spatiale	Schématisation plane	Mouvements possibles dans le repère donné
Encastrement			0 0 0 0 0 0
Glissière d'axe $(A, \vec{x})$			$T_x$ 0 0 0 0 0
Pivot d'axe $(A, \vec{z})$			0 0 0 0 0 $R_z$
Pivot glissant d'axe $(A, \vec{x})$			$T_x$ $R_x$ 0 0 0 0
Hélicoïdale d'axe $(A, \vec{x})$			<b>combinés</b> $T_x$ $R_x$ 0 0 0 0
Rotule de centre A			0 $R_x$ 0 $R_y$ 0 $R_z$
Linéaire annulaire de centre A et d'axe $(A, \vec{y})$			0 $R_x$ $T_y$ $R_y$ 0 $R_z$
Appui plan de normale $(A, \vec{y})$			$T_x$ 0 0 $R_y$ $T_z$ 0
Linéaire rectiligne de normale $(A, \vec{y})$ et de droite de contact $(A, \vec{x})$			$T_x$ $R_x$ 0 $R_y$ $T_z$ 0
Ponctuelle de normale $(A, \vec{x})$			0 $R_x$ $T_y$ $R_y$ $T_z$ $R_z$

### 3 - Modélisation d'un mécanisme

- But de la modélisation : la modélisation consiste à représenter un mécanisme de façon simplifiée afin d'étudier son comportement mécanique.
- Méthode générale pour modéliser un mécanisme :

Etapas	Conseils	Exemple du serre-joint
<p>1°) Repérer quels sont les différents <b>groupes cinématiques</b> (ou <b>sous-ensembles cinématiquement liés</b> ou encore <b>classes d'équivalence</b>).</p>	<p>Repérer les liaisons encastrement puis colorier d'une même couleur toutes les pièces liées entre elles.</p> <p>Lister les pièces composant chacun des groupes :</p> $A = \{ 1, 3, \dots \}$ $B = \{ 2, 5, \dots \}$	
<p>2°) Identifier la <b>nature des liaisons</b> existant entre les groupes pour réaliser le <b>graphe des liaisons</b>.</p>	<p>Pour reconnaître une liaison entre 2 groupes :</p> <ul style="list-style-type: none"> <li>- observer les <b>mobilités possibles</b> entre ces 2 groupes <b>sans tenir compte des mobilités supprimées par des liaisons avec d'autres groupes</b>.</li> <li>- identifier la <b>nature de la surface de contact</b> entre les 2 groupes</li> </ul>	
<p>3°) Etablir le <b>schéma cinématique</b> du mécanisme en utilisant la représentation normalisée des liaisons.</p>	<p>Il est inutile de respecter les dimensions.</p> <p>Par contre il faut absolument respecter la <b>position relative</b> et l'<b>orientation</b> des liaisons.</p>	
<p>4°) Résoudre un problème technique en appliquant les lois de la mécanique.</p>	<p>ça c'est pour plus tard ...</p>	<p>Ex : connaissant l'effort de serrage exercé par le patin « D » sur la pièce à serrer, on désire connaître l'effort exercé par le coulisseau « B » sur le mors fixe « A ».</p>