

### Transmission par engrenages

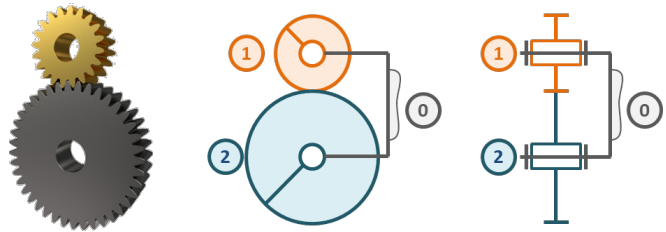
**Définition** Engrenage Un engrenage est constitué de deux roues dentées en contact. Une roue dentée est caractérisée (entre autre) par son nombre de dents  $Z$ , son diamètre primitif  $D$  en mm et son module en mm. On a  $D = mZ$ . Pour que deux dents engrènent elles doivent avoir le même module.

#### Engrenage – Contact extérieur

##### Résultat

$$\frac{\omega(2/0)}{\omega(1/0)} = (-1)^n \frac{Z_1}{Z_2} = -\frac{Z_1}{Z_2}$$

$n$  caractérise le nombre de contacts extérieurs, ici  $n = 1$ .

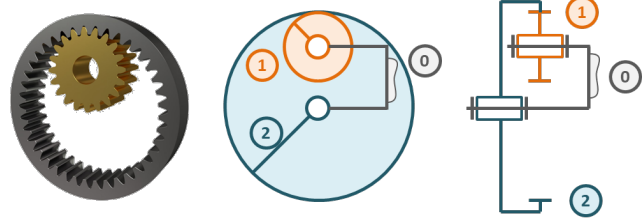


#### Engrenage – Contact intérieur

##### Résultat

$$\frac{\omega(2/0)}{\omega(1/0)} = (-1)^n \frac{Z_1}{Z_2} = +\frac{Z_1}{Z_2}$$

$n$  caractérise le nombre de contacts extérieurs, ici  $n = 0$ .

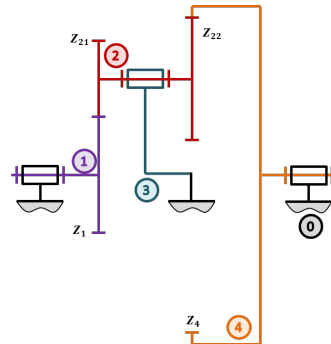


#### Train d'engrenages à axes fixes

##### Résultat

$$\frac{\omega(4/0)}{\omega(1/0)} = (-1)^n \frac{\prod Z_{\text{menantes}}}{\prod Z_{\text{menées}}} = -\frac{Z_1 Z_{22}}{Z_{21} Z_4}$$

$n$  caractérise le nombre de contacts extérieurs, ici  $n = 1$ .



#### Train d'engrenages épicycloïdal

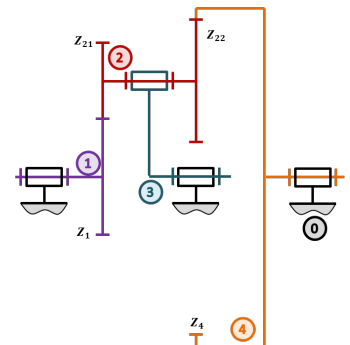
##### Méthode

1. On identifie le porte-satellite, ici 3.
2. On bloque le porte-satellite. On peut alors se ramener au cas du train simple (voir ci-dessus).
3. On écrit le rapport de vitesse **par rapport au porte-satellite**  

$$3 : \frac{\omega(4/3)}{\omega(1/3)} = -\frac{Z_1 Z_{22}}{Z_{21} Z_4} = K \text{ (raison du train épicycloïdal).}$$
4. En fonction de la roue bloquée, on réalise une décomposition des vitesses. Par exemple, Si 4 est bloquée, on peut chercher à établir  $\frac{\omega(3/0)}{\omega(1/0)}$ .

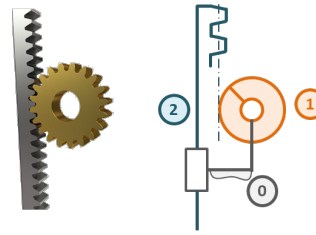
5. On repart du point 3 et on a :  $\frac{\omega(4/3)}{\omega(1/3)} = K \Leftrightarrow \frac{\omega(4/0) + \omega(0/3)}{\omega(1/0) + \omega(0/3)} = K$   

$$\Leftrightarrow \frac{-\omega(3/0)}{\omega(1/0) - \omega(3/0)} = K \Leftrightarrow \frac{\omega(3/0)}{\omega(1/0)} = \frac{K}{K-1}.$$



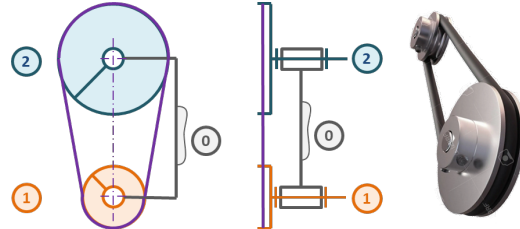
## Système pignon – crémaillère

**Résultat** Soit  $R$  le rayon primitif du pignon.  
On a  $V(2/0) = \pm R \omega(1/0)$ .



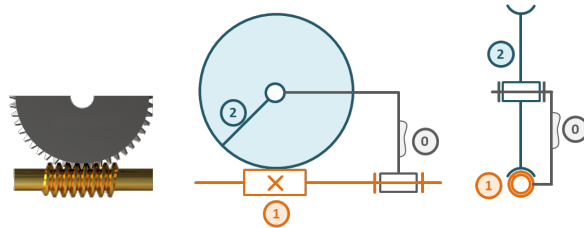
## Transmission par poulie chaîne et par poulie courroie

**Résultat**  $\frac{\omega(2/0)}{\omega(1/0)} = \frac{D_1}{D_2}$ .



## Roue et vis sans fin




**Résultat** Soit  $Z$  le nombre de dents de la roue et  $n$  le nombre de filets de la vis, on a  
 $\frac{\omega(2/0)}{\omega(1/0)} = \pm \frac{n}{Z}$ .



## Système vis-écrou

**Résultat** En notant  $v$  la vis et  $e$  l'écrou, soit  $p$  le pas de la vis (ici à droite) on a  $v(v/e) = \omega(v/e) \frac{p}{2\pi}$ .

## Système de transmission Rotation – Rotation

	Joint de Oldham	Joint de cardan	Joint tripode
			
Homocinétique	Oui	Non, Oui si doublé	Quasi
Défaut d'alignement axial	Oui	Non	Non
Défaut d'orientation entre les axes	Non	Oui	Oui
Utilisation	Maxpid :)	Colonne de direction (DAE), manivelle de volet roulant	Automobile