



Renaud Costadoat Lycée Dorian









Vous êtes capables :

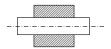
- De définir le modèle nominal d'une pièce ou d'un assemblage,
- D'analyser un cahier des charges afin de déterminer les exigences sur une pièce.

Vous devez êtes capables :

- De déterminer les défauts acceptables d'une pièce,
- De déterminer l'influence de ces défauts sur un assemblage.

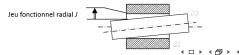
Le jeu correspond à un espace entre des surfaces en contact. Il permet le mouvement mais provoque des variations de position relative entre ces surfaces.

Modèle : Géométrie nominale idéale définie par le dessin d'ensemble de la solution technologique : cela définit la position idéale de l'axe.





Réel: La réalisation comporte un jeu fonctionnel radial qui permet le mouvement de rotation. Ce jeu conduit a des petits mouvements possibles non souhaités.



Écarts géométriques: les écarts

Definition

Les écarts de forme et des dimensions intrinsèques des surfaces provoquent des variations de position relative entre les surfaces de contact d'une même pièce.

Modèle : Géométrie nominale idéale de l'alésage.

Réel : La géométrie comporte des écarts de forme et de dimension par rapport au réel.

Les écarts peuvent être répartis en plusieurs classes:

- écarts géométriques (orientation, position, forme, état de surface,...),
- dimensions intrinsèques.

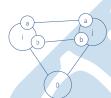




Les torseurs de petits déplacements

Remarque

Les torseurs de petits déplacements sont utilisés afin de déterminer la position relative de deux solides en fonction des écarts géométriques entre leurs surfaces de contact. Les grands déplacements sont écrits en majuscule.



Il existe donc un torseur jeu

$$\left\{ J_{iaja} \right\} = \left\{ \begin{array}{ccc} \theta x_{iaja} & dx_{iaja} \\ \theta y_{iaja} & dy_{iaja} \\ \theta z_{iaja} & dz_{iaja} \end{array} \right\}_{O_1}$$

Il existe donc un torseur d'écart

Il existe donc un torseur d'écart
$$\{J_{iai}\} = \left\{ \begin{array}{ll} \theta x_{iai} & dx_{iai} \\ \theta y_{iai} & dy_{iai} \\ \theta z_{iai} & dz_{iai} \end{array} \right\}_{O_2}$$



Les torseurs de petits déplacements

Dans l'exemple de cet assemblage, la position relative des pièces 1 et 2 peut alors être écrite comme la somme des torseurs précédents.

$$\{J_{21}\} = \{J_{22a}\} + \{J_{2a1a}\} + \{J_{1a1}\}$$

$$\{J_{21}\} = \{J_{22b}\} + \{J_{2b1b}\} + \{J_{1b1}\}$$

$$\{J_{22a}\} = \begin{cases} \Theta x_{22a} & D x_{22a} \\ \Theta y_{22a} & d y_{22a} \\ \Theta z_{22a} & d z_{22a} \end{cases}$$

$$\Theta x_{22a} + \Theta x_{2a1a} + \Theta x_{1a1} = \Theta x_{22b} + \Theta x_{2b1b} + \Theta x_{1b1}$$

$$\Theta y_{22a} + \Theta y_{2a1a} + \Theta y_{1a1} = \Theta y_{22b} + \Theta y_{2b1b} + \Theta y_{1b1}$$

$$\Theta x_{22a} + \Theta x_{2a1a} + \Theta x_{1a1} = \Theta x_{22b} + \Theta x_{2b1b} + \Theta x_{1b1}$$

$$D x_{22a} + D x_{2a1a} + D x_{1a1} = D x_{22b} + D x_{2b1b} + D x_{1b1}$$

$$d y_{22a} + d y_{2a1a} + d y_{1a1} = d y_{22b} - e \cdot \Theta x_{22b} + d y_{2b1b} - e \cdot \Theta x_{2b1b} + d y_{1b1} - e \cdot \Theta x_{1b1}$$

$$d x_{22a} + d x_{2a1a} + d x_{1a1} = d x_{22b} + e \cdot \Theta y_{22b} + d x_{2b1b} + e \cdot \Theta y_{2b1b} + d x_{1b1} + e \cdot \Theta y_{1b1}$$

Analyse des équations

Une partie des équations ne contient que des variables de **Grands Déplacements**.

$$\begin{cases} \Theta x_{22a} + \Theta x_{2a1a} + \Theta x_{1a1} = \Theta x_{22b} + \Theta x_{2b1b} + \Theta x_{1b1} \\ D x_{22a} + D x_{2a1a} + D x_{1a1} = D x_{22b} + D x_{2b1b} + D x_{1b1} \end{cases}$$

Une partie des équations ne contient que des variables de Petits Déplacements.

$$\begin{cases} \theta y_{22a} + \theta y_{2a1a} + \theta y_{1a1} = \theta y_{22b} + \theta y_{2b1b} + \theta y_{1b1} \\ \theta z_{22a} + \theta z_{2a1a} + \theta z_{1a1} = \theta z_{22b} + \theta z_{2b1b} + \theta z_{1b1} \\ dy_{22a} + dy_{2a1a} + dy_{1a1} = dy_{22b} - e.\theta z_{22b} + dy_{2b1b} - e.\theta z_{2b1b} + dy_{1b1} - e.\theta z_{1b1} \\ dz_{22a} + dz_{2a1a} + dz_{1a1} = dz_{22b} + e.\theta y_{22b} + dz_{2b1b} + e.\theta y_{2b1b} + dz_{1b1} + e.\theta y_{1b1} \end{cases}$$

Ces dernières permettent de définir des spécifications entre les surfaces en séparant les écarts et les jeux.

$$\begin{cases} \theta y_{2a1a} - \theta y_{2b1b} = -\theta y_{22a} - \theta y_{1a1} + \theta y_{22b} + \theta y_{1b1} \\ \theta z_{2a1a} - \theta z_{2b1b} = -\theta z_{22a} - \theta z_{1a1} + \theta z_{22b} + \theta z_{1b1} \\ dy_{2a1a} - dy_{2b1b} + e.\theta z_{2b1b} = -dy_{22a} - dy_{1a1} + dy_{22b} - e.\theta z_{22b} + dy_{1b1} - e.\theta z_{1b1} \\ dz_{2a1a} - dz_{2b1b} - e.\theta y_{2b1b} = -dz_{22a} - dz_{1a1} + dz_{22b} + e.\theta y_{22b} + dz_{1b1} + e.\theta y_{1b1} \end{cases}$$

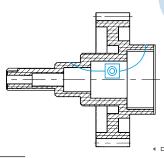


La spécification

Afin de limiter les jeux $(\theta y_{2a1a} - \theta y_{2b1b} \le \theta y_{lim})$, il est nécessaire de limiter les écarts.

$$\begin{cases} -\theta y_{22a} - \theta y_{1a1} + \theta y_{22b} + \theta y_{1b1} \leq \theta y_{lim} \\ -\theta z_{22a} - \theta z_{1a1} + \theta z_{22b} + \theta z_{1b1} \leq \theta z_{lim} \\ -d y_{22a} - d y_{1a1} + d y_{22b} - e.\theta z_{22b} + d y_{1b1} - e.\theta z_{1b1} \leq d y_{lim} \\ -d z_{22a} - d z_{1a1} + d z_{22b} + e.\theta y_{22b} + d z_{1b1} + e.\theta y_{1b1} \leq d z_{lim} \end{cases}$$

Cela revient à imposer une spécification de parallélisme entre les deux surfaces et une spécification de position entre les deux (distance nulle).



Vous devez être capables :

- de déterminer les défauts potentiels d'une pièce,
 - de modéliser l'impact de ces défauts à l'aide de torseurs de petits déplacements.

Il est nécessaire d'utiliser d'autres formes de représentation d'un mécanisme.

- Problème: Comment limiter les défauts géométriques ?
- Perspectives: Déterminer les spécifications géométriques sur une pièce.