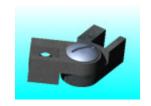
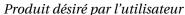


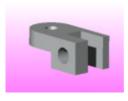
CI 6 – PPM – Produits Procédés Matériaux

ÉLABORATION DES PIÈCES MÉCANIQUES. INTRODUCTION DE LA CHAÎNE NUMÉRIQUE.

Chapitre 6 – Spécification Géométrique des Produits







Produit issu de la conception



Produit issu de la fabrication

Beaucoup de raisons peuvent expliquer que, généralement, le produit acheté par un consommateur n'est pas exactement le même que celui qu'il aurait désiré. Outre le coût que pourrait avoir un tel produit, il est d'abord difficile pour le concepteur de créer un produit qui conviendrait à l'ensemble des utilisateurs. Ensuite, le produit réalisé en CAO à la particularité d'avoir des dimensions "parfaites". Cependant, il est impossible pour le fabriquant de réaliser des pièces "parfaites". L'ensemble des défauts des moyens de production feront que la pièce réalisée ne sera pas totalement identique au produit initialement conçu.

A une échelle un peu plus réduite, on se demande comment deux pièces fabriquées indépendamment peuvent s'assembler à coup sûr.

SAVOIRS:

- Disposer des cotes sur un dessin de façon normalisée
- Lire et interpréter une spécification géométrique ou dimensionnelle

1	Quelques concepts	2
2	Tolérancement dimensionnel	3
	2.1 Tolérancement linéaire	3
	2.2 L'exigence de l'enveloppe	5
	2.3 Tolérancement angulaire	6
3	Tolérancement géométrique	6
	3.1 Présentation	6
	3.2 Spécifications de forme	14
	3.3 Spécifications d'orientation	16
	3.4 Spécifications de position	17
	3.5 Spécifications de battement	18

Ce document évolue. Merci de signaler toutes erreurs ou coquilles.



1 Quelques concepts

Les moyens de production utilisés pour fabriquer des produits ne permettent pas de réaliser des pièces ayant des qualités dimensionnelles et géométriques parfaites. Cependant, le produit final devra quand même fonctionner avec des pièces non parfaites.

Ainsi, une fois le produit « idéal » conçu par le concepteur, il devra alors préciser quels seront les intervalles de tolérance et les zones de tolérances sur les pièces fabriquées afin de garantir l'assemblage.

Les difficultés de la lecture des spécifications sont les suivantes :

- dissocier les éléments géométriques réels (non parfaits, non idéaux) et les éléments géométriques parfaits (ou idéaux);
- connaître le vocabulaire associé à ces éléments géométriques ;
- connaître les critères d'association entre éléments géométriques idéaux et non idéaux.

Le but de ce cours sera donc d'interpréter les spécifications présentes sur un dessin de définition.

Document DT-2

Coupe B-B

pour mise en place

△ 0,2

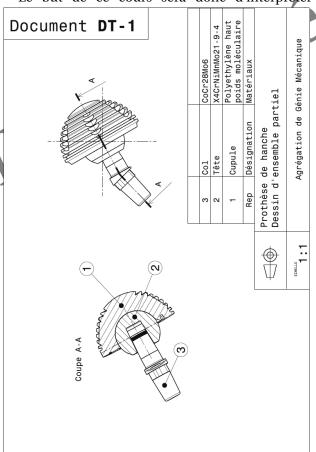
ф 0,6 A

Coupe A-A

Ø28,2

⊕ 0,6 A

d'insertion de la tête



RO,2 max autorisé sur arête

Cupule de prothèse de hanche

Cupule de prothèse de hanche

Somitime

1:1 Pollyethylène haut poids moléculaire poids moléculaire

Dessin de définition

(047,8)

Principe de l'indépendance [NF E 04-561], [ISO 8015]

Chaque exigence dimensionnelle ou géométrique spécifiée sur un dessin doit être respectée en ellemême sauf indication particulière.



2 Tolérancement dimensionnel

2.1 Tolérancement linéaire

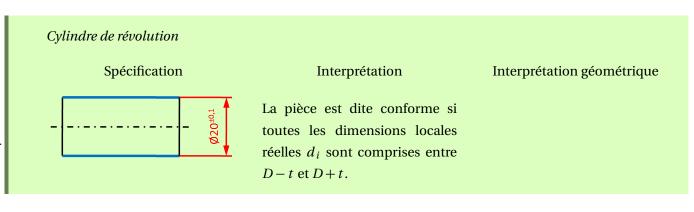
Tolérancement linéaire [NF E 04-561], [ISO 8015]

Une tolérance linéaire limite uniquement les dimensions locales réelles (**distances entre deux points**) d'un élément simple.

Spécification Interprétation Interprétation géométrique

La pièce est dite conforme si toutes les dimensions locales d_i sont comprises entre D-t et D+t.







Exemple

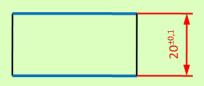
Attention

Distance entre deux plans parallèles

Spécification

Interprétation

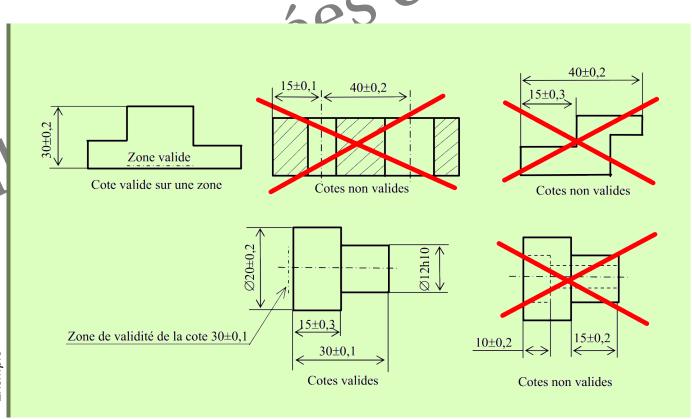
Interprétation géométrique



La pièce est dite conforme si toutes les dimensions locales réelles l_i sont comprises entre L-t et L+t.



La norme limite les tolérances linéaires aux cas où la distance entre deux points existe physiquement. Ainsi, on ne peut pas coter une distance entre 2 axes.



4



2.2 L'exigence de l'enveloppe

L'exigence de l'enveloppe

Spécification



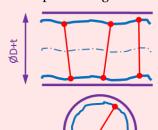
Interprétation

La pièce est dite conforme si:

- toutes les dimensions locales d_i sont comprises entre D-t et D+t;
- l'enveloppe parfaite au maximum de matière n'est pas dépassée.

Cette dernière exigence peut aussi s'interpréter à l'aide d'un gabarit.

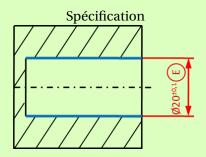
Interprétation géométrique





ltat

Cylindre de révolution



Interprétation

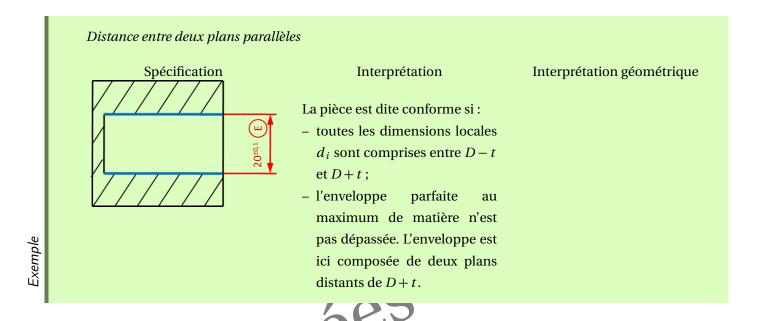
La pièce est dite conforme si :

- toutes les dimensions locales d_i sont comprises entre D-t et D+t;
- l'enveloppe parfaite au maximum de matière n'est pas dépassée. L'enveloppe est ici un cylindre de diamètre D+t.

Interprétation géométrique

Exemple

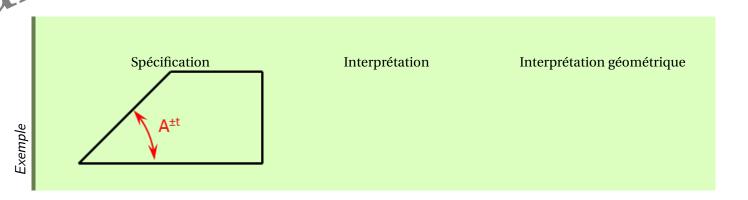




2.3 Tolérancement angulaire

Tolérancement angulaire [ISO 2768-1]

Une tolérance angulaire limite uniquement l'orientation générale **des lignes ou des éléments linéaires** des surfaces.



3 Tolérancement géométrique

3.1 Présentation

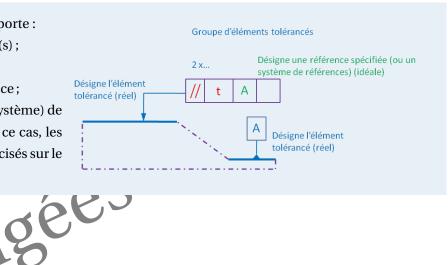
L'objectif du tolérancement géométrique est multiple : lors de la phase de conception il permet de définir des spécifications géométriques qui doivent assurer que différentes pièces pourront s'assembler. Lors de la fabrication, il permet de faire en sorte que les moyens de fabrication utilisés soient compatibles avec les pièces qu'on cherche à fabriquer. Lors du contrôle des produits finis, le tolérancement géométrique doit permettre de s'assurer que la pièce fabriquée est compatible avec le cahier des charges.



Le principe du tolérancement géométrique est de définir les variations géométriques que peut avoir la pièce. Ainsi, pour chaque surface fonctionnelle d'un produit, il permet de définir une **zone de tolérance** géométriquement **parfaite**. On devra alors vérifier, que chacune des surfaces fonctionnelles de la pièce **réelle** appartient à cette zone de tolérance.

Une tolérance géométrique comporte :

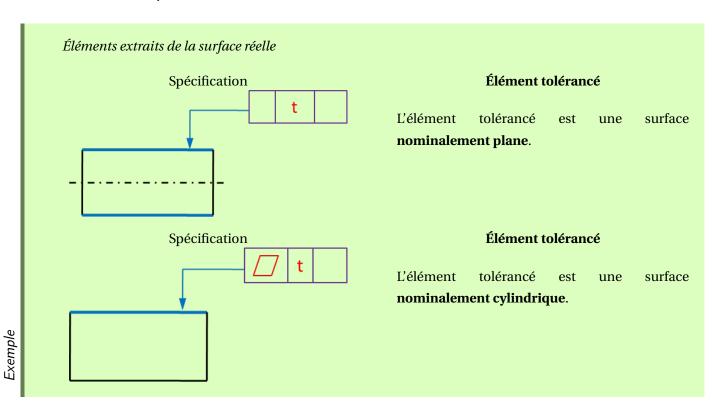
- l' (ou les) élément(s) tolérancé(s);
- le symbole de la spécification;
- l'étendue de la zone de tolérance;
- dans certains cas une (ou un système) de référence(s) spécifiée(s). Dans ce cas, les éléments de référence sont précisés sur le dessin de définition.



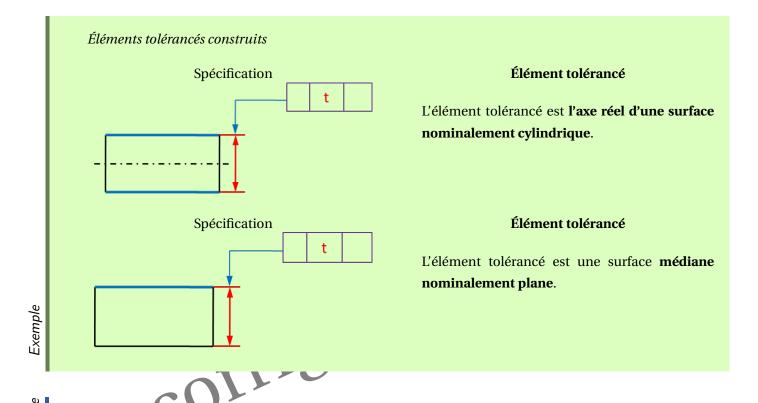
3.1.1 Éléments tolérancés

Les éléments tolérancés sont des éléments réels. Ils peuvent être des points, des « lignes réelles », des « surfaces réelles ». Ils sont désignés par une flèche pointant une surface de la pièce.

Élément tolérancé unique





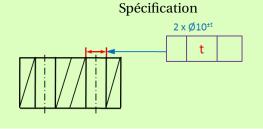


Les éléments tolérancés sont construits lorsque la flèche désignant l'élément tolérancé est situé en face d'une ligne de cote bilimite.

Construction d'un élément tolérancé construit

Groupe d'éléments tolérancés

On parle de groupe d'éléments tolérancés lorsqu'on précise un nombre au dessus de la spécification géométrique.



Éléments tolérancés

Remarque



3.1.2 Éléments de référence et référence spécifiée

Élément de référence

L'élément de référence est un élément réel issu du skin modèle. Cette élément est désigné par un triangle noirci.

Référence spécifiée

La référence spécifiée est un élément idéal. Ce ne peut être qu'un **point**, une **droite** ou un **plan**.

La référence spécifiée est **construite géométriquement** à partir de l'élément de référence.



Critères d'association – la RS est toujours extérieure à la matière.

L'élément de référence est :

Une surface nominalement plane

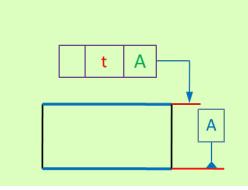
Une surface nominalement cylindrique

Une ligne nominalement circulaire

La référence spécifiée peut être :

Le plan tangent extérieur matière qui minimise le défaut de forme

- L'axe du plus grand cylindre inscrit qui minimise le défaut de forme
- L'axe du plus petit cylindre circonscrit qui minimise le défaut de forme
- Le point centre du plus grand cercle inscrit
- Le point centre du plus petit cercle circonscrit



ER: Surface nominalement

plane

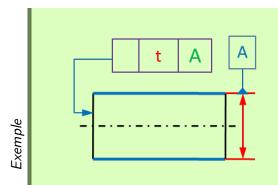
RS : Plan tangent extérieur matière qui minimise le défaut

9

de forme

clase





ER : Surface nominalement cylindrique

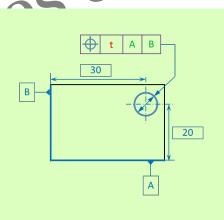
RS : **AXE** du plus grand cylindre inscrit qui minimise le défaut de

forme.

3.1.3 Systèmes de références spécifiées

Lorsque plusieurs références spécifiées sont précisées dans le cadre de la tolérance, on parle de systèmes de références spécifiées.

La première référence spécifiée est construite avec un critère d'association usuel par rapport à l'élément de référence primaire. La référence secondaire doit être contrainte par rapport à la référence primaire (contrainte d'orthogonalité ou de parallélisme). Il en est de même pour la référence spécifiée secondaire.



ER:

- élément de référenceprimaire : surfacenominalement plane
- élément de référence secondaire : surface nominalement plane

RS:

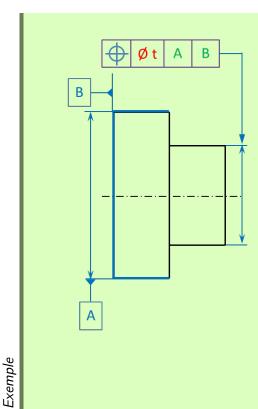
- référence spécifiée primaire :
 plan tangent extérieur
 matière qui minimise le
 défaut de forme
- référence spécifiée secondaire : plan tangent extérieur matière qui minimise le défaut de forme et qui est perpendiculaire à la RS primaire.

10

xemple

Définition





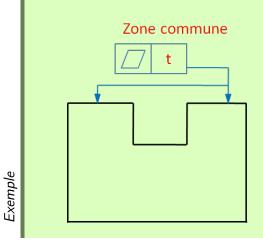
ER:

- élément de référence
 primaire : surface
 nominalement plane;
- élément de référence secondaire : surface nominalement cylindrique.

RS:

- référence spécifiée primaire : plan tangent extérieur matière qui minimise le défaut de forme;
- référence spécifiée secondaire : axe du plus grand cylindre inscrit qui minimise le défaut de forme et qui est perpendiculaire à la RS primaire.

3.1.4 Zones communes



3.1.5 Zones de tolérance

Zone de tolérance

Une zone de tolérance est un volume ou une surface géométrique parfait. Afin de garantir la conformité de la pièce, il est nécessaire que l'élément tolérance soit situé dans la zone de tolérance.

11

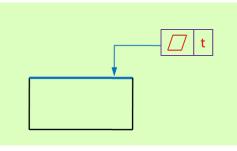


La zone de tolérance est **unique** si l'élément tolérancé est unique. La zone de tolérance est composée lorsqu'on prend en compte un groupe d'éléments tolérancés.

La forme de la zone de tolérance dépend du symbole de la spécification de la nature de l'élément tolérancé et du modificateur se situant devant la valeur de la tolérance.

Spécifications de forme Spécifications d'orientation Rectitude Parallélisme Circularité Perpendicularité Planéité Inclinaison Cylindricité Orientation d'une ligne quelconque Forme d'une ligne quelconque Orientation d'une surface quelconque Forme d'une surface quelconque Spécifications de position Symétrie Spécifications de battement Concentricité Coaxialité Battement circulaire Localisation Battement total Position d'une ligne quelconque Position d'une surface quelconque



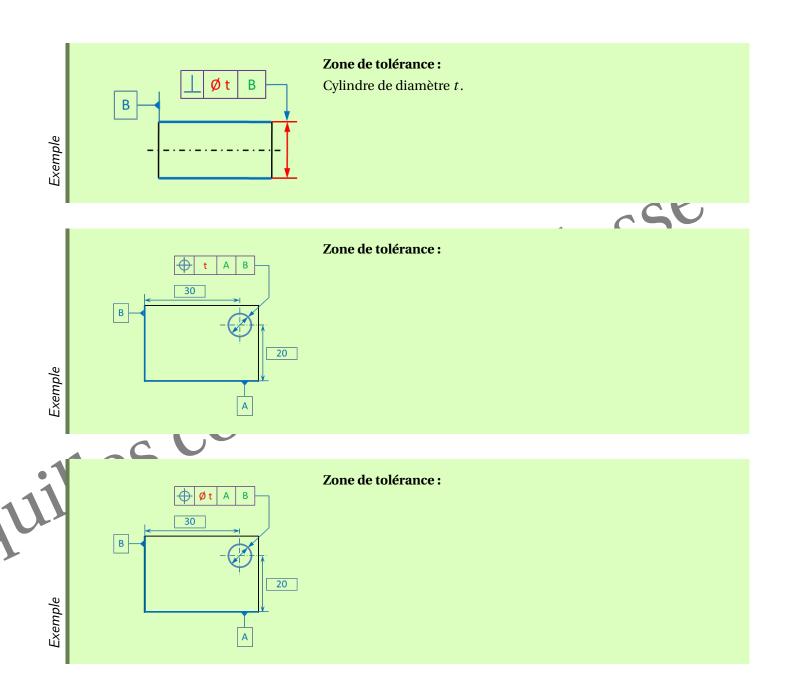


Zone de tolérance :

Zone comprise entre deux plans parallèles distants de t.

xemple





13



3.2 Spécifications de forme

Symbole de la spécification					
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position
t					

Symbole de la spécification						
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance		
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position	
0 1						

Exemple



Symbole de la spécification						
Type de spécification	le	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	le	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position

Symbole de Éléments non idéaux Élément idéaux spécification Éléments Éléments Référence Zone de tolérance Type spécification tolérancés référence spécifiée Unique Groupe Unique Multiples Simple Commune Simple Composée Condition Contraintes et/ou conformité Système position



3.3 Spécifications d'orientation

Symbole de la spécification	Éléments 1	non idéaux	Élément idéaux		
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position
// t A					

Symbole de la spécification	Éléments 1	non idéaux	Élément idéaux		
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position

-xemn/e



3.4 Spécifications de position

Symbole de la spécification					
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position

Symbole de la spécification	Éléments 1	on idéaux Élément idéaux				
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance		
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position	



Symbole de la spécification			non idéaux	Élément idéaux			
Type spécification	de	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de	tolérance	
Condition conformité	de	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/o	
B 20 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10 10	ī						
0 1 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2 2)						

Symbole de la spécification	Éléments 1	non idéaux	Élément idéaux		
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée	Contraintes et/ou position



Symbole de la spécification					
Type de spécification	Éléments tolérancés	Éléments de référence	Référence spécifiée	Zone de tolérance	
Condition de conformité	Unique Groupe	Unique Multiples	Simple Commune Système	Simple Composée Contraintes position	

Références

- [1] *Centre d'Études et de Rénovation Pédagogique de l'Enseignement Technique*, Exploitation du concept G.P.S. et de la normalisation pour la Spécification Géométrique des Produits.
- [2] Le Décodage du Dessin de Définition, Guy Percebois, Lycée Louis Vincent-Metz.http://www.ac-nancy-metz.fr/enseign/sti/genimeca/zip/GPS/Tol%20g%E9o%20pr%E9%20bac.pdf