Système ISO de tolérances – Ajustements

Principe de l'interchangeabilité:

Lorsqu'il faut fabriquer une série de pièces identiques, il est impossible d'obtenir, d'une pièce à l'autre, exactement les mêmes dimensions. Il faut donc prévoir une variation possible de ces dimensions afin d'assurer l'interchangeabilité des pièces dans leurs ensembles respectifs. Les dimensions ou cotes sont alors comprises entre deux valeurs limites appelées cote minimale et cote maximale. L'écart arithmétique entre ces deux valeurs s'appelle *tolérance* ou *intervalle de tolérance (IT)*. La cote théorique entière est-elle appelée *cote nominale*.

Système ISO de tolérances:

Dans le but d'homogénéiser les intervalles de tolérance, on a défini des classes *qualités* qui fixent la valeur de l'intervalle de tolérance (IT) en fonction de la dimension ou cote nominale. Ces classes qualité sont exprimées par des nombres de 0 à 16. Le nombre 0 définissant la meilleure qualité (IT le plus faible).

En mécanique courante, on utilise les qualités comprises entre 5 et 13. CF. tableau ci-dessous.

		′		T en m	ASSESSMENT OF THE PARTY OF THE			Distance of the last					
			din	nensi	ons n	omin	ales	en mi	n				
au-delà de	1	3	6	10	18	30	50	80	120	180	250	315	400
à (inclus)	3	6	10	18	30	50	80	120	180	250	315	400	500
IT5	4	5	6	8	9	11	13	15	18	20	23	25	27
IT6	6	8	9	11	13	16	19	22	25	29	32	36	40
IT7	10	12	15	18	21	25	30	35	40	46	52	57	63
IT8	14	18	22	27	33	39	46	54	63	72	81	89	97
IT9	25	30	36	43	52	62	74	87	100	115	130	140	155
IT10	40	48	58	70	84	100	120	140	160	185	210	230	250
IT11	60	75	90	110	130	160	190	220	250	290	320	360	400
IT12	100	120	150	180	210	250	300	350	400	460	520	570	630
IT13	140	180	220	270	330	390	460	540	630	720	810	890	970

Positions relatives des écarts ou intervalles de tolérance:

Une qualité étant fixée, l'intervalle de tolérance peut se positionner de diverses façons par rapport à la cote nominale.

La position de ces intervalles de tolérance est exprimée par une lettre, de A ou a à ZC ou zc.

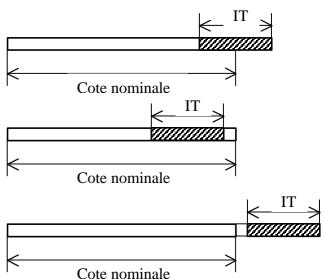
Cette lettre est une *Majuscule* lorsque la pièce est un *contenant ou alésage*.

Cette lettre est une *minuscule* lorsque la pièce est un *contenu ou arbre*.

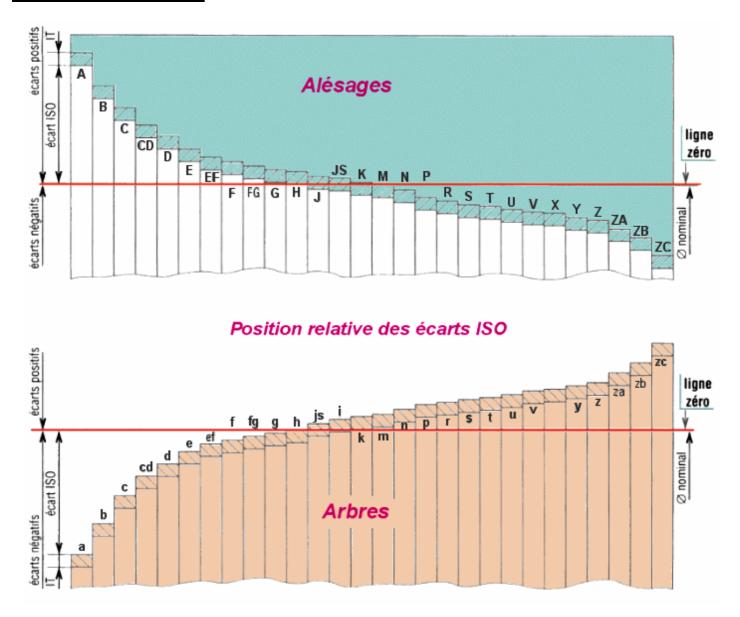
Certaines positions sont particulières (à retenir):

JS ou js : écart réparti uniformément des deux cotés.

H ou h : écart s'appuyant sur la cote nominale.

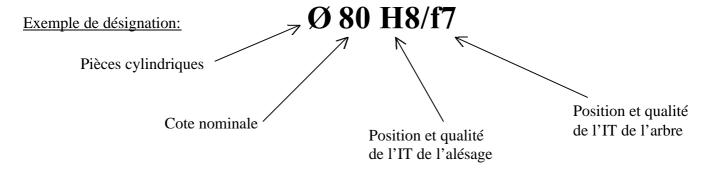


Tableaux des écarts relatifs:



Principe et désignation d'un ajustement:

Un ajustement permet de spécifier à la fois la cote du contenant ou alésage, et celle du contenu ou arbre.



Nota: Le séparateur / n'est pas toujours indiqué. Il est parfois remplacé par un espace ou un tiret (-).

Différents types d'ajustements:

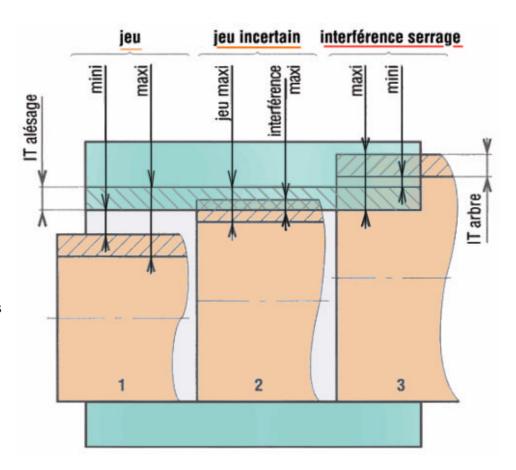
Ils sont de trois types:

- Ajustement avec jeu
- Ajustement incertain
- Ajustement avec serrage

Suivant la fonction désirée de l'assemblage, et la qualité requise, on choisit le type d'ajustement.

Au vu des tableaux de position des IT, le nombre de possibilités est très important.

Deux systèmes permettant d'harmoniser et de réduire la quantité d'outillage nécessaire à la fabrication des pièces ont été conçus:

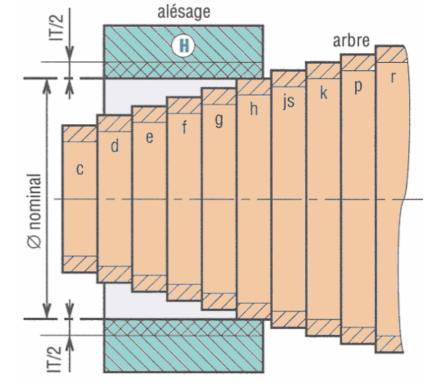


- Le système de l'alésage normal, c'est le système le plus utilisé, tous les alésages ou contenants sont H.

Choisir l'ajustement consiste alors à choisir la qualité (arbre et alésage), et à définir la position de l'intervalle de tolérance de l'arbre en fonction du but recherché.

Par exemple:

- Arbre position f ajustement avec jeu
- Arbre position k ajustement incertain
- Arbre position p ajustement serré

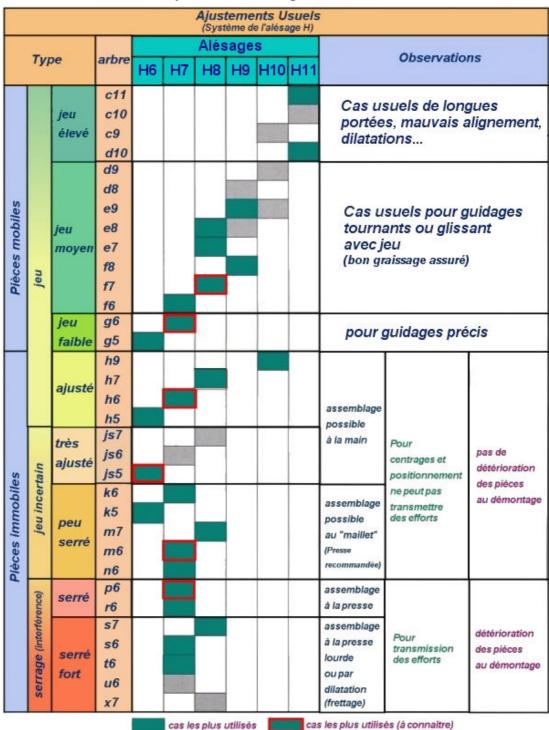


- Le système de l'arbre normal, utilisé pour certains types de fabrication, tous les arbres sont h.

Beaucoup moins utilisé que le système de l'alésage normal, il est utilisé dans certaines applications comme par exemple la fabrication de platines en matière plastique moulée avec insertion d'axes en acier.

Ces axes sont alors issus de barres calibrées h du commerce.

Ajustements usuels recommandés: Système de l'alésage normal.



Extraits de tolérances ISO pour alésages ou contenants:

Ex	trait	s de	tolé	ranc	es IS	Оро	our a	lésa	ges	(en mi	crons	: 1 μ=	0.001	mm)
au-deli à (incli	à de us)	1 3	3 6	6 10	10 18	18 30	30 50	50 80	80 120	120 180	180 250	250 315	315 400	
Н6	ES	+6	+8	+9	+11	+13	+16	+19	+22	+25	+29	+32	+36	+40
	El	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
H7	ES	+10	+12	+15	+18	+21	+25	+30	+35	+40	+46	+52	+57	+63
	EI	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
H8	ES	+14	+18	+22	+27	+33	+39	+46	+54	+63	+72	+81	+89	+97
	EI	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0

	Extraits de tolérances ISO pour arbres (en microns : 1μ = 0.001 mm)													
au-del à (incl		1 3	3 6	6 10	10 18	18 30	30 50	50 80	80 120	120 180	180 250	250 315	315 400	
f7	es	-6	-10	-13	-16	-20	-25	-30	-36	-43	-50	-56	-62	-68
40	ei	-16	-22	-28	-34	-41	-50	-60	-71	-83	-96	-108	-119	-131
18	e \$	-6 20	-10	-13	-16	-20	-25	-30	-36	-43 106	-50	-56	-62	-68
g5	ei es	-20 -2	-28 -4	−35 −5	-43 -6	-63 -7	-64 -9	-76 -10	-9 0	-106 -14	-122 -15	-137 -17	-151 -18	-165 -20
y,	ei	-6	-9	-11	-14	-16	-20	-23	-27	-32	-35	-40	-10 -43	-20 -47
g6	es	-2	-4	-5	-6	-7	-9	-10	-12	-14	-15	-17	-18	-20
	ei	-8	-12	-14	-17	-20	-25	-29	-34	-39	-44	-49	-54	-60
h5	es	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
	ei	-4	-5	-6	-8	-9	-11	-13	-15	-18	-20	-23	-25	-27
h6	es	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
	ei	-6	-8	-9	-11	-13	-16	-19	-22	-25	-29	-32	-36	-40
h7	es	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
١.,	ei	-10	-12	-15	-18	-21	-25	-30	-35	-40	-46	-52	-57	-63
h8	es	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
-0	ei	-14	-18	-22	-27	-33	-39	-46	-54	-63	-72	-81	-89	-97
ħ9	es ei	0 -25	0 -30	0 -36	0 -43	0 -52	0	-74	0	100	0	0	0	0
h10	es	-25	-30 0	-36	-43 0	-52	-62 0	0	-8 7 0	-100 0	-115 0	-130 0	-140 0	-155 0
1110	ei	-40	-48	-58	-70	-84	-100	-120	-160	-185	-210	-230	-250	-250
h11	es	0	0	0	0	0	0	0	0	0	. 0	0	0	0
,,,,,	ei	-60	-75	-90	-110	-130	-160	-190	-220	-250	-290	-320	-360	-400
h13	es	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0	0
	ei	-140	-180	-220	-270	-330	-390	-460	-540	-630	-720	-810	-890	-970
j6	es	+4	+6	+7	+8	+9	+11	+12	+13	+14	+16	+16	+18	+20
	ei	-2	-2	-2	-3	-4	-5	-7	-9	-11	-13	-16	-18	-20
17	es	+6	+8	+10	+12	+13	+15	+18	+20	+22	+25	+26	+29	+31
_	ei	-4	-4	-5	-6	-8	-10	-12	-15	-18	-21	-26	-28	-32
js5		±2	±2,5	±3	:4	±4,5	±5,5	±6,5	±7,5	±9	±10	11,5	±12,5	±13.5
js6		±3	± 4	±4,5	±5,5	±6,5	± 8	±9.5	±11	12,5	±14,5	±16	±18	±20
js7 js9		±5 ±12.5	± 6 ±15	±7.5 ±18	±9 ±21,5	±10,5 ±26	±12,5 ±31	±15 ±37	±17,5 ±43,5	±20 ±50	±23 ±57,5	±26 ±65	±28,5 ±70	±31,5
js11		±30	±37.5	±45	±55	±65	±80	±95	±110	±125	±145	±160	±180	±77,5 ±200
js13		±70	±90	±110	±135	±165	±195	±230	±270	±315	±360	±405	±445	±485
k5	es	+4	+6	+7	+9	+11	+13	+15	+18	+21	+24	+27	+29	+32
	ei	0	+1	+1	+1	+ 2	+ 2	+2	+ 3	+ 3	+4	+4	+ 4	+ 5
k6	es	+6	+9	+10	+12	+15	+18	+21	+25	+28	+33	+36	+40	+45
	ei	0	+1	+1	+ 1	+ 2	+ 2	+2	+ 3	+ 3	+4	+ 4	+ 4	+ 5
m6	es	+8	+12	+15	+18	+21	+25	+30	+35	+40	+46	+52	+57	+63
	ei	+2	+4	+6	+7	+9	+9	+11	+13	+15	+17	+20	+21	+23
m7	es	+12	+16	+21	+25	+29	+34	+41	+48	+55	+63	+72	+78	+86
	eı	+2	+ 4	+6	+7	+ 8	+ 9	+11	+13	+15	+17	+20	+21	+23
n5	es	+8	+13	+16	+20	+24	+28	+33	+38	+45	+51	+57	+62	+67
	ei	+4	+8	+10	+12	+15	+17	+20	+23	+27	+31	+34	+37	+40
n6	es	10	+16	+19	+23	+28	+33	+39	+45	+52	+60	+66	+73	+80
	ei	+ 4	+ 8	+10	+12	+15	+17	+20	+23	+27	+31	+34	+37	+40
р6	es	+12	+20	+24	+29	+35	+42	+51	+59	+68	+79	+88	+98	+108
	ei	+6	+12	+15	+18	+22	+26	+32	+37	+43	+50	+56	+62	+68

Calcul des jeux mini et Maxi:

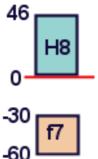
Par définitions:

- Jeu mini = cote contenant mini cote contenu Maxi.
- Jeu Maxi = cote contenant Maxi cote contenu mini.

Un jeu négatif est un serrage (ou interférence).

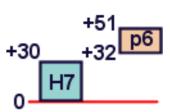
Exemples:

1- Calculez les jeux Maxi et mini de l'ajustement Ø 60 H8/f7



2- Calculez les jeux Maxi et mini de l'ajustement Ø 60 H7/p6

J Maxi =	
J mini =	



Exercice d'application:

Calculer les jeux Maxi et mini de l'ajustement Ø 10 H9/js8

$$10 \text{ H9} = 10$$

$$10 \text{ js8} = 10$$

Caractériser le type de cet ajustement

Ajustement de type