

机械基础标准 识读指南

曾宪铮 编

航空工业出版社

机械基础标准识读指南

航空工业出版社

1994

(京)新登字 161 号

内容提要

本书介绍了最新、现行机械基础标准的基本内容、识读方法和新旧标准对照，重点是六项基础标准，即：公差与配合、形位公差、表面粗糙度、螺纹、齿形、键与花键。此外，对法定计量单位及其应用、数值修约规则的最新标准，也作了介绍。

本书内容精炼、通俗易懂、图文并茂。可供机械制造工业的生产工人、检验人员和技术人员使用，也可作为工厂培训或有关学校的教学参考书。

机械基础标准识读指南

曾宪铮 编

航空工业出版社出版发行
(北京市安定门外小关东里 14 号)
邮政编码：100029—
全国各地新华书店经售
河北省徐水县冀强胶印厂印刷

1994 年 3 月第 1 版 1994 年 3 月第 1 次印刷
开本：787×1092 1/16 印张：15.31
印数：1—2650 字数：378 千

ISBN 7-80046-733-3
TH. 030

定价：11.60

前　　言

为适应改革开放、加快社会主义现代化建设和发展对外经济关系的需要,最近十多年来,国家加快了采用国际标准和国外先进标准的步伐,分别对机械基础标准进行了修订或新编,这就使得机械制造行业的广大职工,特别是对新标准不熟悉的的老职工,或未经正规训练的新职工,面临重新学习的形势。编写本书的目的,就在于使他们能在较短的时间内,较快地掌握现行最新机械基础标准,包括:公差与配合、形状和位置公差、表面粗糙度、普通螺纹和梯形螺纹、圆柱齿轮、键和花键等(被称为“六项基础标准”)。此外,为了正确掌握法定计量单位的应用以及新颁发的“数值修约规则”国家标准,本书也对相应内容作了介绍。为使文化程度不高的职工都能弄清新标准的内容,本书采用了大量的图表,使之一目了然;还适当列出了有关新旧标准对照,以利应用。

本书在编写过程中参阅了有关的标准及其宣贯资料,并力求简明扼要,通俗易懂。本书编写时间较早,成稿于1989年,由于一些原因,未能及时印刷。现由航空工业出版社出版,编者虽然作了修改,以适应最新形势,但由于水平所限,书中难免存在不足或差错,欢迎读者指正。

编者

1993年9月

目 录

第一章 公差与配合	(1)
第一节 公差与配合的基本概念	(1)
一、概述	(1)
二、术语定义一览表	(1)
三、几点说明	(4)
第二节 怎样识读图样上标注的公差与配合代号	(8)
一、公差带和配合的代号	(8)
二、图样上尺寸公差与配合注法(GB4485.5—84)	(8)
第三节 常用尺寸段、大尺寸和小尺寸段的公差与配合	(12)
一、常用尺寸段的公差与配合	(12)
二、大尺寸段的公差与配合	(15)
三、小尺寸段的公差与配合	(15)
第四节 一般公差	(15)
一、一般公差概念	(15)
二、标准的适用范围	(16)
三、一般公差的等级和数值	(16)
四、一般公差的表示方法	(17)
第五节 新、旧国标的对比	(17)
一、名词术语变化	(17)
二、公差等级对照	(17)
三、公差带对照	(18)
第六节 泰勒原则和检验原则	(19)
一、极限尺寸判断原则(泰勒原则)	(19)
二、检验原则	(22)
三、计量器具的选择	(23)
第二章 形状和位置公差	(37)
第一节 概述	(37)
一、形位误差对产品质量的影响	(37)
二、形位公差标准概况	(37)
第二节 术语及定义	(38)
第三节 怎样识读图样上标注的形位公差代号	(40)
一、公差代号的识读	(41)
二、被测要素的识读	(43)
三、基准要素的识读	(44)
四、公差数值的识读	(48)
五、附加要求和有关符号的识读	(50)

六、简化标注的识读	(53)
七、图样上标注识读举例	(55)
第四节 公差原则	(62)
一、基本概念	(62)
二、独立原则	(66)
三、相关原则	(69)
四、几点说明	(73)
第五节 未注形位公差的规定	(74)
一、《未注形位公差》的适用范围	(74)
二、《未注形位公差》的具体规定	(75)
三、图样上注出公差值的规定	(77)
第六节 检测规定	(79)
一、检测原则	(79)
二、检测方案	(80)
三、检测方案举例	(80)
第三章 表面粗糙度	(96)
第一节 概述	(96)
一、表面粗糙度标准概况	(96)
二、表面粗糙度的含义	(96)
三、加工方法对表面粗糙度的影响	(97)
四、表面粗糙度对零件功能的影响	(100)
第二节 术语定义和评定参数	(102)
一、术语定义	(102)
二、评定参数	(105)
第三节 怎样识别图样中标注的表面粗糙度代号	(107)
第四节 新、旧标准对照	(112)
一、代(符)号对照	(112)
二、等级(参数值)对照	(112)
第五节 表面粗糙度的检测	(116)
第四章 普通螺纹和梯形螺纹	(118)
第一节 概述	(118)
一、螺纹种类和用途	(118)
二、螺纹的牙型及其代号	(118)
三、螺纹现行国家标准概况	(119)
第二节 普通螺纹	(120)
一、术语定义	(120)
二、基本牙型、直径与螺距系列	(123)
三、普通螺纹的公差与配合	(124)
四、怎样识读图样上标注的普通螺纹标记	(129)
五、中径合格性判断原则(泰勒原则)	(130)
第三节 梯形螺纹	(131)
一、概述	(131)
二、梯形螺纹牙型	(132)
三、梯形螺纹直径与螺距系列	(134)

四、梯形螺纹标记	(134)
五、梯形螺纹公差	(136)
六、新旧梯形螺纹标准的对照过渡	(139)
第四节 螺纹的画法	(148)
一、牙顶和牙底的画法	(148)
二、螺纹终止线和螺尾画法	(149)
三、不可见螺纹的画法	(149)
四、螺纹剖切部分画法	(149)
五、螺纹牙型表示法	(150)
六、内外螺纹连接画法	(150)
第五节 普通螺纹量规	(150)
一、螺纹量规的种类	(150)
二、检验工件螺纹用的光滑极限量规	(151)
三、螺纹合格与不合格的判断	(152)
第五章 圆柱齿轮	(153)
第一节 概述	(153)
一、齿轮传动的组成和用途	(153)
二、齿轮传动的使用要求	(153)
三、齿轮标准概况	(153)
第二节 圆柱齿轮主要参数的定义及其代号	(154)
第三节 渐开线圆柱齿轮的基本齿廓和模数	(156)
一、基本齿廓	(156)
二、模数	(156)
第四节 渐开线圆柱齿轮的公差项目、代号及其分组	(156)
一、公差项目和代号	(156)
二、公差分组	(157)
第五节 单个齿轮的加工误差和公差	(158)
一、第Ⅰ公差组有关的误差和公差	(158)
二、第Ⅱ公差组有关的误差和公差	(160)
三、第Ⅲ公差组有关的误差和公差	(162)
第六节 齿轮副的安装误差和公差	(163)
一、齿轮副的切向综合误差($\Delta F'_{ic}$)和公差(F'_{ic})	(163)
二、齿轮副的齿切向—齿综合误差($\Delta f'_{ic}$)和公差(f'_{ic})	(163)
三、齿轮副的接触斑点	(163)
四、齿轮副的侧隙和极限侧隙	(164)
五、齿轮副的中心距偏差(Δfa)和极限偏差($\pm fa$)	(164)
六、轴线的平行度误差和公差	(164)
第七节 圆柱齿轮精度等级	(165)
第八节 圆柱齿轮画法和标注	(167)
一、规定画法	(167)
二、图样标注	(167)
第九节 圆柱齿轮检验和有关要求	(168)
一、检验组的含义及分组	(168)
二、齿坯检验要求	(170)

三、齿轮副的检验要求	(170)
四、其他要求	(170)
附录 新老标准误差及偏差代号对照	(171)
第六章 键和花键	(172)
第一节 键联结	(172)
一、键联结的类型、特点和应用	(172)
二、键联结的主要参数及其公差配合	(173)
三、键和键槽的形位公差	(173)
四、新、旧国标对照	(174)
第二节 矩形花键联结	(175)
一、矩形花键的定心方式	(175)
二、矩形花键的基本尺寸	(175)
三、矩形花键的公差与配合	(177)
四、矩形花键的尺寸和代号标注	(178)
五、矩形花键的检验	(179)
六、新、旧国标比较	(180)
第三节 滚开线花键联结	(180)
一、概述	(180)
二、圆柱直齿滚开线花键	(182)
三、圆柱直齿滚开线花键量规	(201)
四、圆锥直齿滚开线花键	(202)
第四节 花键画法	(206)
一、矩形花键的画法	(206)
二、滚开线花键的画法	(207)
三、花键联结的画法	(207)
第七章 法定计量单位及其应用	(209)
第一节 概述	(209)
第二节 中华人民共和国法定计量单位	(210)
第三节 法定计量单位定义	(213)
一、基本单位定义	(213)
二、辅助单位定义	(213)
三、具有专门名称的导出单位定义	(214)
四、国家选定的非国际单位制单位定义	(215)
第四节 法定计量单位使用方法	(216)
一、总则	(216)
二、法定单位的名称	(216)
三、法定单位和词头的符号	(217)
四、法定单位和词头的使用规则	(218)
五、常见错误举例	(219)
第五节 工程中常用单位换算表	(220)
第八章 数值修约规则	(226)
第一节 概述	(226)
第二节 名词、术语	(226)
一、数值修约	(226)

二、修约间隔	(226)
三、有效位数	(227)
四、半个单位修约	(227)
·五、0.2 单位修约	(227)
第三节 进舍规则	(227)
一、“四舍”	(228)
二、“六入”	(228)
三、“五考虑”	(228)
四、负数修约	(229)
第四节 不许连续修约	(229)
一、不许连续修约的含义	(229)
二、对统计报表修约值的规定	(229)
第五节 半个单位修约与 0.2 单位修约方法	(230)
一、半个单位修约方法	(230)
二、0.2 单位修约方法	(230)
第六节 带公差的米制和英制尺寸相互换算后的修约	(231)
一、概述	(231)
二、带公差的英制尺寸换算成米制尺寸	(231)
三、带公差的米制尺寸换算成英制尺寸	(234)

第一章 公差与配合

第一节 公差与配合的基本概念

一、概述

现行《公差与配合》国家标准 GB1800~1804—79 是 1979 年颁布、1980 年 7 月 1 日开始实施的。它取代 1959 年颁布的《公差与配合》国家标准(GB159~174—79,简称旧国标),在公差体制上有较大的变动,采用了国际公差制,比旧的公差制更科学、更完善,适应我国生产发展和对外技术交流的需要。

《公差与配合》包括以下五个标准:

GB1800—79 《公差与配合 总论 标准公差与基本偏差》(简称“总论”);

GB1801—79 《公差与配合 尺寸至 500mm 孔、轴公差带与配合》(简称“常用尺寸”标准);

GB1802—79 《公差与配合 尺寸大于 500 至 3150mm 孔、轴公差带》(简称“大尺寸”标准);

GB1803—79 《公差与配合 尺寸至 18mm 孔、轴公差带》(简称“小尺寸”标准);

GB/T1804—92 《一般公差 线性尺寸的未注公差》(简称“一般公差”标准)。

“总论”全面、系统地阐述了新的公差制的基本概念、术语定义和基本规定;后四个标准实际上是根据“总论”编制的选用标准,针对不同尺寸范围,分别规定了孔、轴公差带及优先、常用配合,为各行业选用提供方便。

《公差与配合》标准主要是关于孔、轴的尺寸公差,以及由它们组成配合的规定。孔,主要指圆柱形的内表面,也包括其他内表面中由单一尺寸确定的部分;轴,主要指圆柱形的外表面,也包括其他外表面中由单一尺寸确定的部分。

标准的适用范围比旧国标有所扩大。它不仅适用于圆柱表面,也适用于其他由单一尺寸确定的表面和结构尺寸,例如键槽的槽宽、两轴线间的距离等。从材料方面来说,主要适用于金属材料和金属切削加工的尺寸。但是,由于这项标准比较科学,规律性比较强,基本上公式化了,因此,有利于发展,铸件公差、塑料件公差等,也有可能采用新标准的基本规定。

《公差与配合》标准明确规定:“本标准规定的数值均以标准温度(20℃)时的数值为准”。这一规定的含义有二:一是标准中和图样上规定的公差与配合,都是指 20℃ 时的数值;二是指检验时,测量检验结果都是以工件和测量器具的温度在 20℃ 时为准。

机器零件的加工、检验和使用温度往往不是 20℃,由于材料线膨胀系数不同,在偏离 20℃ 工作时,应考虑温度差造成的热变形影响,进行必要的核算和修正。

二、术语定义一览表

表 1-1 列出了《公差与配合》标准中所使用的术语定义,共 41 个(参看图 1-1)。

表 1-1 《公差与配合》术语定义一览表(摘自 GB1800—79)

序号	术 语	定 义	代 号
1	尺寸	用特定单位表示长度值的数字。	
2	孔	主要指圆柱形的内表面,也包括其他内表面上由单一尺寸确定的部分。	
3	轴	主要指圆柱形的外表面,也包括其他外表面上由单一尺寸确定的部分。	
4	基本尺寸	设计给定的尺寸	$L(l)$
5	实际尺寸	通过测量所得的尺寸。 由于存在测量误差,所以实际尺寸并非尺寸的真值。	La (la)
6	极限尺寸	允许尺寸变化的两个界限值,它以基本尺寸为基数来确定。	
7	最大极限尺寸	两个界限值中较大的一个称为最大极限尺寸。	L_{max} (l_{max})
8	最小极限尺寸	两个界限值中较小的一个称为最小极限尺寸。	L_{min} (l_{min})
9	尺寸偏差 (简称偏差)	某一尺寸减其基本尺寸所得的代数差。	
10	上偏差	最大极限尺寸减其基本尺寸所得的代数差称为上偏差。	ES^* es
11	下偏差	最小极限尺寸减其基本尺寸所得的代数差称为下偏差。	EI^* ei
12	极限偏差	上偏差与下偏差统称为极限偏差。	
13	实际偏差	实际尺寸减其基本尺寸所得的代数差称为实际偏差。	
14	尺寸公差 (简称公差)	允许尺寸的变动量。 公差等于最大极限尺寸与最小极限尺寸之代数差的绝对值; 也等于上偏差与下偏差之代数差的绝对值。	T T_h T_s
15	零线	在公差与配合图解(简称公差带图)中,确定偏差的一条基准直线,即零偏差线。通常,零线表示基本尺寸。	
16	尺寸公差带 (简称公差带)	在公差带图中,由代表上、下偏差的两条直线所限定的一个区域。	
17	标准公差	本标准表列的,用以确定公差带大小的任一公差。	
18	公差单位	计算标准公差的基本单位,它是基本尺寸的函数。	

续表 1-1

序号	术语	定义	代号
19	公差等级	确定尺寸精确程度的等级。 属于同一公差等级的公差,对所有基本尺寸,虽数值不同,但被认为具有同等的精确程度。	
20	基本偏差	本标准表列的,用以确定公差带相对于零线位置的上偏差或下偏差,一般为靠近零线的那个偏差。	
21	配合	基本尺寸相同的,相互结合的孔和轴公差带之间的关系。	
22	间隙	孔的尺寸减去相配合的轴的尺寸所得的代数差。此差值为正时是间隙。	X
23	过盈	孔的尺寸减去相配合的轴的尺寸所得的代数差。此差值为负时是过盈。	Y
24	间隙配合	具有间隙(包括最小间隙等于零)的配合。此时,孔的公差带在轴的公差带之上。	
25	过盈配合	具有过盈(包括最小过盈等于零)的配合。此时,孔的公差带在轴的公差带之下。	
26	过渡配合	可能具有间隙或过盈的配合。此时,孔的公差带与轴的公差带相互交叠。	
27	最小间隙	对间隙配合,孔的最小极限尺寸减轴的最大极限尺寸所得的代数差。	X_{\min}
28	最大间隙	对间隙配合或过渡配合,孔的最大极限尺寸减轴的最小极限尺寸所得的代数差。	X_{\max}
29	最小过盈	对过盈配合,孔的最大极限尺寸减轴的最小极限尺寸所得的代数差。	Y_{\min}
30	最大过盈	对过盈配合或过渡配合,孔的最小极限尺寸减轴的最大极限尺寸所得的代数差。	Y_{\max}
31	配合公差	允许间隙或过盈的变动量。 配合公差对间隙配合,等于最大间隙与最小间隙之代数差的绝对值;对过盈配合,等于最小过盈与最大过盈之代数差的绝对值;对过渡配合,等于最大间隙与最大过盈之代数差的绝对值。 配合公差又等于相互配合的孔公差与轴公差之和。	T_f
32	基孔制	基本偏差为一定的孔的公差带,与不同基本偏差的轴的公差带形成各种配合的一种制度。	
33	基准孔	基孔制的孔为基准孔,本标准规定的基准孔,其下偏差为零。	
34	基轴制	基本偏差为一定的轴的公差带,与不同基本偏差的孔的公差带形成各种配合的一种制度。	

续表 1-1

序号	术语	定义	代号
35	基准轴	基轴制的轴为基准轴,本标准规定的基准轴,其上偏差为零。	
36	最大实体状态	孔或轴具有允许的材料量为最多时的状态,称为最大实体状态。	MMC
37	最大实体尺寸	在最大实体状态下的尺寸称为最大实体尺寸,它是孔的最小极限尺寸和轴的最大极限尺寸的统称。	
38	最小实体状态	孔或轴具有允许的材料量为最少时的状态,称为最小实体状态。	LMC
39	最小实体尺寸	在最小实体状态下的尺寸称为最小实体尺寸,它是孔的最大极限尺寸和轴的最小极限尺寸的统称。	
40	孔的作用尺寸	在配合面的全长上,与实际孔内接的最大理想轴的尺寸,称为孔的作用尺寸。	L_m
41	轴的作用尺寸	在配合面的全长上,与实际轴外接的最小理想孔的尺寸,称为轴的作用尺寸。	l_m

注:①注有*为国标规定的代号。

②代号栏中括号外为孔用代号,括号内为轴用代号。尺寸公差的代号为 T 。

T_h 为孔公差, T_l 为轴公差。

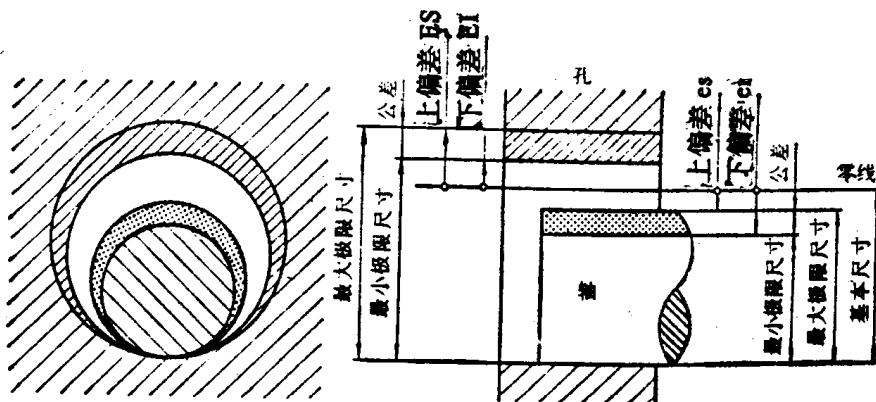


图 1-1 公差与配合示意图

三、几点说明

1. 关于“基本尺寸”

旧国标(GB159—59)有“公称尺寸”这一术语,定义为:所指定的尺寸。这个定义比较含糊,它没有说明这一术语的实质和它在公差与配合中的作用。

现行国标(GB1800—79)采用“基本尺寸”这一术语,定义为:设计给定的尺寸。这个定义比较确切,它说明是设计时根据使用要求规定的尺寸,是用来决定极限尺寸和偏差的一个基准尺寸(起始尺寸)。

公称尺寸这一术语虽然在现行标准中取消了,但是在有些标准中,还需要用它来指名义值,例如在普通螺纹国标中用的公称直径。这种名义值,可以简便地代表物体或零件的大小。公称尺寸通常是和基本尺寸相同的,例如,平键国标中的键宽 b 和键长 L ,其公称尺寸也是确定偏差的一个基准尺寸,所以和基本尺寸相同。但是,公称尺寸并不总是和基本尺寸相同。例如,焊接管接头的公称通径就是管接头内径的名义值,它与管接头内径(即偏差的起始尺寸),有时相同,有时不相同。

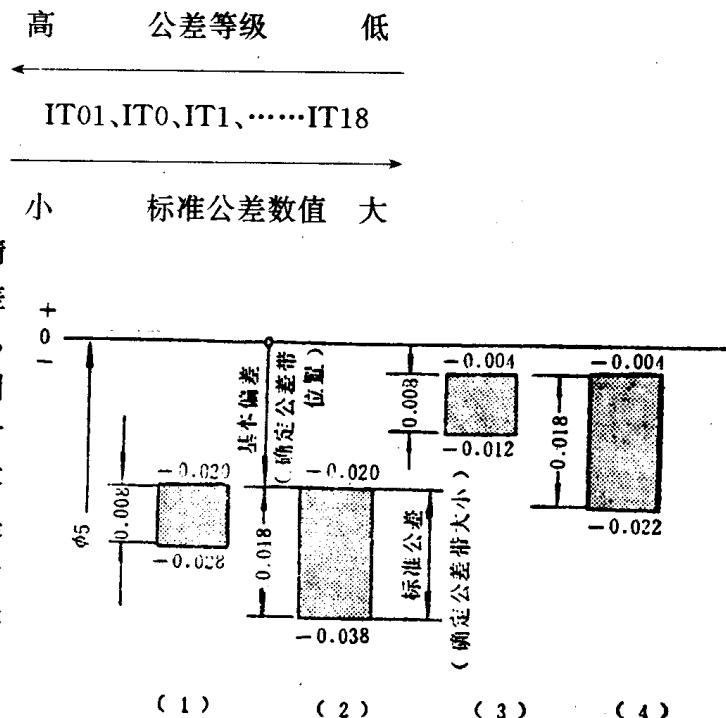
2. 关于“公差”与“偏差”

公差与偏差两个术语的概念应严格区分,尺寸公差是允许尺寸的变动量,等于最大极限尺寸与最小极限尺寸之代数差的绝对值;尺寸偏差是某一尺寸(极限尺寸或实际尺寸)减其基本尺寸所得的代数差。偏差包括实际偏差与极限偏差,而极限偏差又包括上偏差和下偏差。

偏差是以零线起计算的。从数值看,偏差可为正值、负值或零(因为极限尺寸或实际尺寸可能大于、小于或等于基本尺寸);而公差是一个没有正、负号的数值,而且不能为零。所以,一切关于零公差、负公差的说法都是不正确的。从作用看,极限偏差用于限制实际偏差,它代表公差带的位置,影响配合松紧;而公差用于限制尺寸误差,它代表公差带的大小,影响配合精度(当基本尺寸一定时)。从工艺上看,偏差取决于加工时机床的调整(进刀),而公差反映尺寸制造精度(当基本尺寸一定时)。对单个零件,只能测出尺寸的实际偏差,而对数量足够多的一批零件,才能确定尺寸误差。

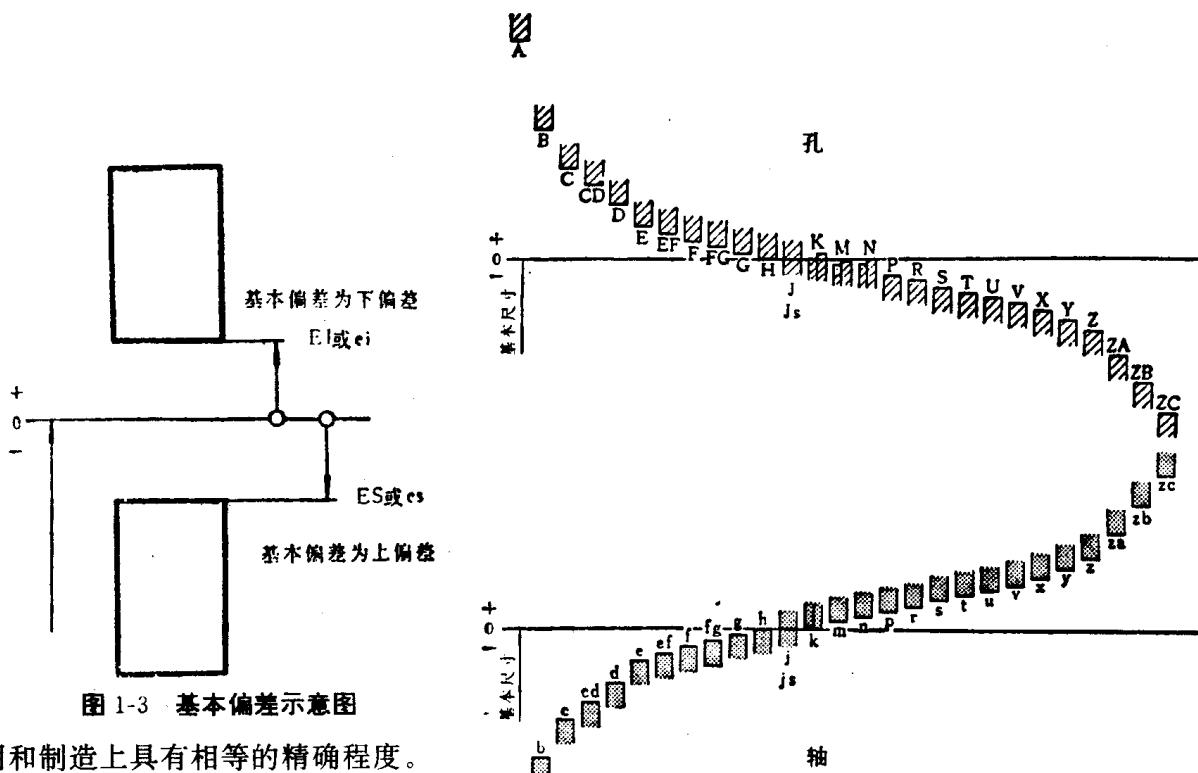
3. 关于公差等级

国标 GB1800—79 对公差数值进行标准化,用表格的形式对不同尺寸段落分别列出了标准公差数值,并将标准公差分为 20 级,即:IT01、IT0、IT1~IT18。IT 表示标准公差,公差等级的代号用阿拉伯数字表示。从 IT01 至 IT18 等级依次降低,而公差数值依次增大,即:



公差等级就是确定尺寸精确程度的等级。属于同一公差等级的公差,对所有基本尺寸,虽然数值不同,但认为具有同等的精确程度。例如,基本尺寸在大于 30 至 50mm 尺寸段落时,7 级标准公差 (IT7) 是 0.025 mm;而基本尺寸大于 400 至 500mm 段落时,7 级标准公差 (IT7) 是 0.063mm。虽然这两个不同尺寸段落的标准公差数值不同,但它们的公差等级都是 7 级,认为它们在使

图 1-2 公差带大小和位置



用和制造上具有相等的精确程度。

4. 关于基本偏差

国标从公差带大小和公差位置两个方面进行标准化,公差带大小由标准公差确定,公差带位置由基本偏差确定,如图 1-2 所示。

从图 1-2 可以看出,(1)与(2)基本偏差相等,标准公差不等,(1)与(3)标准公差相等,基本偏差不等,(1)与(4)则标准公差与基本偏差都不等。

基本偏差是新国标表列的,用以确定公差带相对于零线位置的上偏差或下偏差。基本偏差一般为靠近零线的那个偏差。当公差带在零线的上方时,基本偏差为下偏差,当公差带在零线的下方时,基本偏差为上偏差,如图 1-3 所示。

标准规定的基本偏差系列见图 1-4。基本偏差的代号用拉丁字母表示,大写的为孔,小写的为轴。在 26 个字母中,除去 I、O、L、Q、W(i、o、l、q、w)等 5 个不用外,采用 21 个,再加上用两个字母表示的 7 个,共 28 个代号,即孔与轴各有 28 个基本偏差,如表 1-2 所示。

基本偏差系列图(图 1-4)只表示公差带的各种位置,不表示公差带的大小,因而在图 1-4 中只画出了公差带属于基本偏差的一端,另一端是开口的。公差带的另一端取决于各级标准公差的大小。

轴的各种基本偏差应用情况见表 1-3。其中 a~h 用于间隙配合,js~n 用于过渡配合,p~z 用于过盈配合。

表 1-2 孔、轴基本偏差的代号

孔	A	B	C	D	E	F	G	H	J	K	M	N	P	R	S	T	U	V	X	Y	Z	ZA	ZB	ZC
	CD		EF		FG		Js																	
轴	a	b	c	d	e	f	g	h	j	k	m	n	p	r	s	t	u	v	x	y	z			
	cd		ef		fg		js														za	zb	zc	

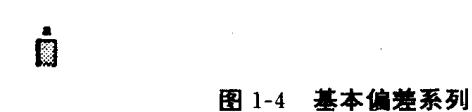


表 1-3 轴的各种基本偏差的应用说明

配 合	基 本 偏 差	配 合 特 性 及 应 用
间 隙 配 合	a, b	可得到特别大的间隙,应用很少。
	c	可得到很大的间隙,一般适用于缓慢、松弛的动配合。用于工作条件较差(如农业机械),受力变形,或为了便于装配,而必须保证有较大的间隙时,推荐配合为 H11/c11。其较高等级的配合,如 H8/c7 适用于轴在高温工作的紧密动配合,例如内燃机排气阀和导管。
	d	一般用于 IT7~11 级,适用于松的转动配合,如密封盖、滑轮、空转皮带轮等与轴的配合。也适用于大直径滑动轴承配合,如透平机、球磨机、轧辊成型和重型弯曲机,及其他重型机械中的一些滑动支承。
	e	多用于 IT7, 8, 9 级,通常适用要求有明显间隙,易于转动的支承配合,如大跨距支承、多支点支承等配合。高等级的 e 轴适用于大的、高速、重载支承,如蜗轮发电机、大电动机的支承及内燃机主要轴承、凸轮轴支承、摇臂支承等配合。
	f	多用于 IT6, 7, 8 级的一般转动配合。当温度影响不大时,被广泛用于普通润滑油(或润滑脂)润滑的支承,如齿轮箱、小电动机、泵等的转轴与滑动支承的配合。
	g	配合间隙很小,制造成本高,除很轻负荷的精密装置外,不推荐用于转动配合。多用 IT5, 6, 7 级,最适合不回转的精密滑动配合,也用于插销等定位配合,如精密连杆轴承、活塞及滑阀、连杆销等。
	h	多用 IT4~11 级。广泛用于无相对转动的零件,作为一般的定位配合。若没有温度、变形影响,也用于精密滑动配合。
	js	为完全对称偏差($\pm IT/2$),平均起来,为稍有间隙的配合,多用于 IT4~7 级,要求间隙比 h 轴小,并允许略有过盈的定位配合。如联轴节,可用手或木锤装配。
过渡配合	k	平均起来没有间隙的配合,适用 IT4~7 级。推荐用于稍有过盈的定位配合。例如为了消除振动用的定位配合。一般用木锤装配。
	m	平均起来具有不大过盈的过渡配合。适用 IT4~7 级,一般可用木锤装配,但在最大过盈时,要求相当的压入力。
	n	平均过盈比 m 轴稍大,很少得到间隙,适用 IT4~7 级,用锤或压力机装配,通常推荐用于精密的组件配合。H6/n5 配合时为过盈配合。
	p	与 H6 或 H7 配合时是过盈配合,与 H8 孔配合时则为过渡配合。对非铁类零件,为较轻的压入配合,当需要时易于拆卸。对钢、铸铁或铜、钢组件装配是标准压入配合。
过 盈 配 合	r	对铁类零件为中等打入配合,对非铁类零件,为轻打入的配合,当需要时可以拆卸。与 H8 孔配合,直径在 100mm 以上时为过盈配合,直径小时为过渡配合。
	s	用于钢和铁制零件的永久性和半永久装配,可产生相当大的结合力。当用弹性材料,如轻合金时,配合性质与铁类零件的 p 轴相当,例如套环压装在轴上、阀座等配合。尺寸较大时,为了避免损伤配合表面,需用热胀或冷缩法装配。
	t, u v, x y, z	过盈量依次增大,一般不推荐。

第二节 怎样识读图样上标注的公差与配合代号

一、公差带和配合的代号

1. 公差带代号

孔、轴公差带代号用基本偏差代号与公差等级代号组成，并且用同一号大小的字体表示。

例如：H8、F8、K7、P7 等为孔的公差带代号（字母用大写）；h7、f7、k6、p6 等为轴的公差带代号（字母用小写）。

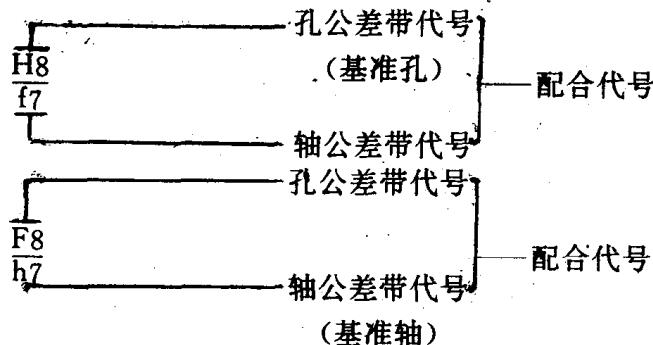
F8——表示基本偏差为 F、公差等级为 8 级的孔的公差带（简化说法：基本偏差为 F 的 8 级孔）。

f7——表示基本偏差为 f、公差等级为 7 级的轴的公差带（简化说法：基本偏差为 f 的 7 级轴）。

2. 配合代号

孔与轴的配合代号用孔、轴公差带的组合表示，写成分数形式，分子为孔的公差带，分母为轴的公差带。

例如： $\frac{H8}{f7}$ 或 H8/f7； $\frac{F8}{h7}$ 或 F8/h7。



H8/f7——表示 8 级基准孔与基本偏差为 f 的 7 级轴相配合。

F8/h7——表示基本偏差为 F 的 8 级孔与 7 级基准轴相配合。

二、图样上尺寸公差与配合注法(GB4485.5—84)

1. 在零件图中的注法

零件图中，线性尺寸的公差按图 1-5 或图 1-6 中三种形式之一标注。其中(a)是采用公

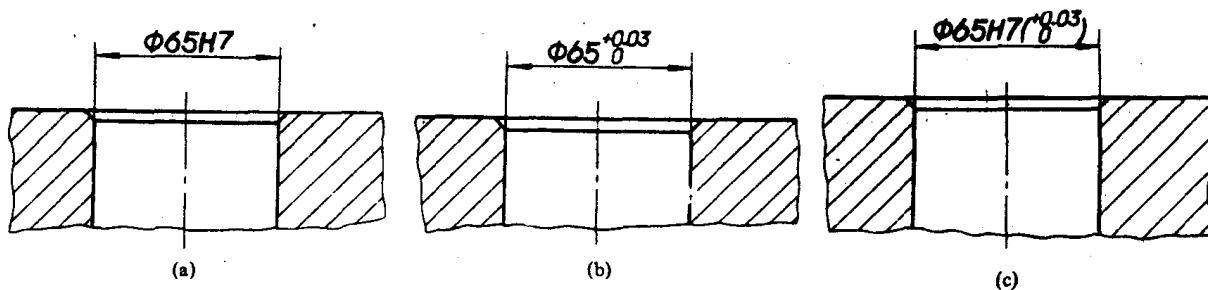


图 1-5 孔的尺寸公差注法