

中等专业学校教材

# 公差配合与机工工艺基础

(上册)

陈克嵩、于哲明编



国防工业出版社

中 等 专 业 学 校 教 材

# 公差配合与机工工艺基础

(上 册)

陈克嵩、于哲明編



國防工業出版社

1965

## 内 容 简 介

本书是为船舶工业学校船舶动力装置专业“公差配合与机工工艺基础”课程而编写的。

本书内容包括二部分：公差配合部分（第二章到第十章）。主要叙述精度的概念，配合的性质及国家标准的应用，尺寸链的计算，另外对一些标准件，如螺纹、滚动轴承、齿轮的公差与配合也略叙述。

金属切削加工部分（第十一章到第十七章）。主要叙述切削过程产生的物理现象，刀具的基本知识，船厂常用机床特点及加工对象，相应机床所使用的刀具类型及附件的结构与使用。

本书除可作为船舶动力装置专业“公差配合与机工工艺基础”教材外，还可作为船舶制造非机械加工专业之参考书，并可供工厂有关技术人员参考。

## 公 差 配 合 与 机 工 工 艺 基 础

（上 册）

陈克嵩、于哲明 编

\*

国防工业出版社 出版

北京市书刊出版业营业登记证字第074号

新华书店北京发行所发行 各地新华书店经售

国防工业出版社印刷厂印装

\*

787×1092 1/16 印张 9 7/8 228 千字

1965年12月第一版 1965年12月第一次印刷 印数：0,001—4,840册

统一书号：K15034·1003 定价：（科四）1.10元

# 目 录

<b>第一章 緒論 .....</b>	<b>5</b>
§ 1-1 公差配合与机工工艺基础的基本任务 .....	5
§ 1-2 公差配合与机工工艺在祖国解放后的辉煌成就 .....	5
<b>第二章 互換性概論 .....</b>	<b>7</b>
§ 2-1 互換性生产的实质 .....	7
§ 2-2 标准化的概念 .....	7
<b>第三章 公差配合的基本术语 .....</b>	<b>9</b>
§ 3-1 零件制造时的公差和偏差 .....	9
§ 3-2 配合时的间隙和过盈 .....	10
§ 3-3 公差与配合的图解 .....	11
§ 3-4 配合公差 .....	12
<b>第四章 技术测量 .....</b>	<b>13</b>
§ 4-1 长度刻綫量具 .....	13
§ 4-2 指示式量具 .....	16
§ 4-3 角度量具 .....	17
<b>第五章 加工精度 .....</b>	<b>19</b>
§ 5-1 概述 .....	19
§ 5-2 宏观几何形状误差 .....	19
§ 5-3 表面光洁度 .....	22
§ 5-4 表面相对位置误差 .....	23
<b>第六章 圆柱形零件的公差与配合制度及其应用 .....</b>	<b>28</b>
§ 6-1 公差与配合制度及国家标准(GB) .....	28
§ 6-2 公差与配合表格 .....	30
§ 6-3 公差与配合制度的应用 .....	31
<b>第七章 滚动轴承的公差与配合 .....</b>	<b>42</b>
§ 7-1 概述 .....	42
§ 7-2 滚动轴承内外环的公差特点 .....	42
§ 7-3 配合的选择 .....	43
<b>第八章 螺紋公差 .....</b>	<b>46</b>
§ 8-1 螺紋的互換性要求 .....	46
§ 8-2 螺紋各主要参数的误差对互換性的影响 .....	46
§ 8-3 螺紋的精度与配合 .....	47
<b>第九章 齿輪傳动的公差 .....</b>	<b>50</b>
§ 9-1 概述 .....	50
§ 9-2 运动精度 .....	50
§ 9-3 工作平稳性精度 .....	52
§ 9-4 接触精度 .....	52
§ 9-5 齿側間隙 .....	52

§ 9-6 圓柱齒輪的公差標準 .....	53
§ 9-7 齒輪精度、輪坯精度、齒面光洁度及側隙的選擇 .....	54
<b>第十章 尺寸鏈 .....</b>	<b>56</b>
§ 10-1 尺寸鏈的概念 .....	56
§ 10-2 尺寸鏈計算的基本公式 .....	57
§ 10-3 尺寸鏈在幾何分析計算時的應用 .....	58
<b>第十一章 金屬切削過程的基本知識 .....</b>	<b>62</b>
§ 11-1 切削加工的基本方式及其基本運動 .....	62
§ 11-2 切削用量 $t$ , $s$ , $V$ 的定義及單位 .....	62
§ 11-3 基本刀具的幾何形狀及刀具材料 .....	65
§ 11-4 切削過程中的物理現象 .....	67
§ 11-5 冷却潤滑液的作用、分類和選擇 .....	71
<b>第十二章 車削加工 .....</b>	<b>72</b>
§ 12-1 車床類機床概述 .....	72
§ 12-2 万能螺絲車床的構造 .....	74
§ 12-3 車床的工作及其所用的刀具與附件 .....	76
§ 12-4 車削加工零件的結構工藝性要求 .....	82
<b>第十三章 鈑、扩、銑及鏜削加工 .....</b>	<b>83</b>
§ 13-1 鈑床類機床 .....	83
§ 13-2 鈑床附件及夾具 .....	84
§ 13-3 鈑床能完成的工作及使用的刀具 .....	85
§ 13-4 鈑削加工零件結構工藝性的要求 .....	91
§ 13-5 鏜削加工 .....	92
<b>第十四章 刨削加工 .....</b>	<b>95</b>
§ 14-1 刨床類機床 .....	95
§ 14-2 刨削加工法 .....	96
§ 14-3 刨削加工對零件結構工藝性的要求 .....	99
<b>第十五章 銑削加工與齒輪加工 .....</b>	<b>100</b>
§ 15-1 銑床的分類 .....	100
§ 15-2 幾種典型表面銑削的方法及使用的刀具和附件 .....	101
§ 15-3 分度頭 .....	104
§ 15-4 銑削加工對零件結構工藝性的要求 .....	106
§ 15-5 齒輪的加工 .....	106
§ 15-6 齒輪結構的工藝性 .....	109
<b>第十六章 磨削加工及光整加工 .....</b>	<b>111</b>
§ 16-1 砂輪的種類及其選用原則 .....	111
§ 16-2 磨削方式及設備 .....	113
§ 16-3 光整加工 .....	115
<b>第十七章 不同精度要求的表面加工順序 .....</b>	<b>117</b>
§ 17-1 外圓表面的加工 .....	119
§ 17-2 孔的加工 .....	120
§ 17-3 平面的加工 .....	122
§ 17-4 成型面的加工 .....	123

# 第一章 緒論

## § 1-1 公差配合与机工工艺基础的基本任务

一台机器的制造，必須經過設計与施工两个基本阶段。

在設計阶段，除了必須进行热力的計算（指热功机械），构件强度与剛度的計算，构件形态与材料等的选择与設計工作外，还必須进行零件、部件以至整台机器的几何尺寸的分析計算，而其中最基本的问题是如何确定零件的制造偏差，它不仅影响到机器的性能与质量，并且也关系到加工成本的高低，因此合理地确定零件尺寸的制造偏差，是机器設計中一个极重要的問題。

在施工阶段，必須正确地理解图纸上规定的各种制造偏差，合理地規定工艺措施，才能多快好省地把机器制造出来。

本課程的第一部分，主要是叙述公差配合的基本理論；公差标准及其应用方面的知識。这一部分的內容能滿足我們在确定零件偏差与有关加工精度时所必需的基本理論与应用技能上的要求。

本課程的第二部分，主要是叙述各种加工方法；机床的工作原理与用途；刀具的型式与结构等方面的基本知識。本課程的第三部分，主要是叙述船舶机器主要零件的典型加工方法。第二与第三部分的內容，能使我們具备从事于机器零件的加工与修理时必要的基础知識。

因此，掌握本課程範圍內的各种知識，对从事于机器制造的設計与工艺工作的工作者來說具有极重要的关系，对提高产品质量、降低产品成本、加速祖国的社会主义建設有极其重要的意义。

## § 1-2 公差配合与机工工艺在祖国解放后的輝煌成就

旧中国是一个官僚，地主及买办资产阶级統治下的半封建半殖民地社会，国内經濟受到帝国主义及反动統治阶级的摧殘，工业基础极其薄弱，机器制造业更是落后，仅有一些修配性质的小規模工业，机床设备陈旧，零件加工时也沒有严格規定其公差和偏差，如解放前的昆明中央机器厂，是当时官僚资本企业中唯一兼营生产机床的工厂，却只能生产少數的皮帶式車床，曾經試制一台鐘杆直徑为 75 毫米的臥式鐘床，用了三年多的時間，終归失败。关于船舶动力机的生产，则几乎空白，如当时設計的一台“伯先”号船用蒸汽机，設計完成的图纸要送到美国去审查，即使这样还不能制造出来。

自从中华人民共和国成立后，才为我国机械工业的发展开辟了广闊的前途。

党和政府不仅对残破不堪的旧企业进行了大量的改建与扩建工作，进行了一系列的技术改造，并且还集中了力量建設了一批现代化的新型工厂。这些旧企业的改造和新企业的建立都是在党的领导下，在自力更生、奋发图强、艰苦奋斗、勤儉建国的方針指导下，全国人民經過艰苦的努力而取得的成績。例如前面提到的昆明机器厂，目前不仅能生产各种銑床、

鏜床，而且已經能够生产具有国际水平的座标鏜床。又如我們自行設計并建設起来的生产各种大型机床的齐齐哈尔第一机床厂，生产各种銑床的北京第一机床厂，以及上海工具厂，成都量具刃具厂等都具有較大的生产能力与較先进的生产水平。目前我国机械工业的新产品还在迅速地增加，例如我国在 1962 年自行設計試制成功的 12000 吨压力的自由锻造水压机，这类水压机世界上包括我国在内，仅有五个国家能制造。又如重型机床方面，已能生产加工直徑达 6.3 米，工件重量达 80 吨的重型立式車床，机床长度达 34.9 米，能钻 12 米深的深孔钻床。在精密机床方面有精密齒輪磨床、光学座標鏜床、螺旋伞齒輪机床等。

此外为了适应机械制造业的蓬勃发展，第一机械工业部于 1955 年制訂了我国第一个公差配合标准——部頒标准，对促进我国机器制造的互換性生产起到重要的作用。在此基础上，国家科学技术委员会于 1959 年頒布并于 1960 年 7 月 1 日起实施了公差与配合的国家标准。

从上面簡要的說明中，可以看到我国机械工业的巨大成就，这些成就的取得是我国机械工业部門的广大工人和技术人員，在党的领导下，发揚了自力更生的革命精神的結果。特別是最近几年生产的这些大型、复杂、精密的机械，絕大多数都是我国自行設計，依靠我国自己的原材料和技术力量生产的，其中很多产品都是在外国对我国实行技术封鎖的情况下制造成功的。这些成就充分地証明了社会主义制度的优越性，証明了全国人民奋发图强的偉大力量，証明了社会主义建設总路綫的正确，証明了馬克思列宁主义、毛澤东思想是战无不胜的。

我国的机械工业在短短的时期內虽取得了如此輝煌的成就，但按照国内的需要来看，同国际上先进的水平来比，都还有一定的距离，所以摆在我們面前的任务还是十分艰巨的。为了在一个不太长的历史时期內，把我国建設成为一个具有現代农业、現代工业、現代国防和現代科学技术的社会主义强国，我們必須繼續发揚自力更生、奋发图强、艰苦奋斗、勤儉建国的革命精神，充分发挥我們每一个人的創造性和积极性，在党中央和毛主席的領導下，在总路綫的光輝照耀下，使我国的机械制造工业以巨大而稳重的步伐向前迈进。

## 第二章 互換性概論

### § 2-1 互換性生产的实质

#### 一、互換性的基本概念

互換性生产，不仅广泛地用于机器制造业中，即使在日用品的生产中，也常見到。如鋼筆的笔尖或笔套损坏时，可配换同牌号同規格的新零件，这些零件不要經過任何加工或修正，立即可以装上，并且具有相同的使用效果。又如任何一个灯泡和任何一个灯头，不論它們分別由那一个工厂制造的，只要型式相同都可装在一起，这些零件我們称为具有互換性的零件。

現代机器制造中，大部分零件（或部件），是具有互換性的，即同一型号，相同規格大小的零件（或部件），不經過任何挑选或修正，均可互換。

机器零件的互換性，应同时符合以下两个要求：

1. 零件的可配合性——即不需要进行挑选，修正或任何的附加加工，就可以将它們順利地装配到部件或机器中去。
2. 零件的等价性——即装配后，在工作过程中完全符合規定的技术要求及性能指标。

应用互換性生产具有一系列的优点，如可以进行专业化生产；在装配时減去了鉗工修正，縮短装配周期，并可按流水作业法装配，提高劳动生产率；此外还有利于修理时使用預制件，从而可以简化修理工作，縮短修理周期。但某些单件生产或修配工作中，为了易于控制尺寸，也可采用单配，有时由于設备条件限制，加工精度达不到要求时，也可采用修正后装配，这种情况就不属于互換性生产了。

#### 二、实现互換性的保证条件

为了达到零件在装配时的可配合性，并且运行时能符合技术要求，故在加工时必須对零件的几何尺寸、物理性能及其他质量参数加以控制。在生产中虽然不可能将一批同一型式的零件都做得絕對准确而絲毫不差，但它們間的誤差是不能不加限制的，因此在設計时应按照零件的装配情况与使用要求，規定出各种参数的允許变动量，在制造时使它們間的誤差，限制在这个允許的变动范围内。

凡几何尺寸的最大允許变动量，我們称为公差。本篇各章內所討論的仅限于几何尺寸的公差。

为了使零件在制造时尺寸不致超出允許的公差，因此在設計时必須将选定的公差数值标注在施工图纸上。在制造时采取一系列工艺措施来保証。

### § 2-2 准标化的概念

提起标准化，也許有人对它感到陌生，其实，在我們生产、生活的活动中早已有之。譬如，我們穿的衣服，有个长寬尺寸和形式，穿的鞋、戴的帽子，也有大小尺寸和形状。这

里就已經反映了标准化的概念。

現在我們所說的标准化，它存在于國民經濟的各個部門，是對工農業產品和工程建設的質量，規格及其檢驗方法等方面作出的技術規定。標準化還包括着系列化及通用化。系列化是要求一些同類型的產品，對它的品種、規格、根據技術經濟的要求，作出合理的安排作為生產和合理發展品種的一項技術依據。通用化是要求同一類型、不同規格或不同類型的產品所使用的部分或大部分的零件、部件，盡量達到彼此通用。

標準化有什么好处呢？

首先，標準化對增加產品品種和合理發展品種有重要意義，許多新產品，特別是機電產品，在設計製造中，採用標準的零件、部件，對於節約設計力量，加速新品種的設計試制起着極為重要的作用。有不少產品，為了發展新品種，必須制訂出系列化，淘汰那些落后的或不必要的品種，指出品種的發展方向，以便於集中力量發展那些迫切需要而目前還沒有品種，避免盲目發展，造成品種重複、雜亂等現象。例如柴油機，使用面很廣，有拖拉機用、汽車用、船舶用的；有小馬力，也有大馬力。把它的一部分零件、部件通用化，只要增加部分或減少部分的零件、部件，就可以試制出新的品種。把它的品種、規格制訂出系列標準，按系列規定來生產，在品種和規格上就可能滿足農業、交通、運輸、國防等各方面的需要。據專家們的研究，初步認為我國柴油機的系列、型號，只要有21個系列，76種型號就可以滿足這些方面的需要。

其次，標準化是國家一項極為重要的技術經濟政策，是多、快、好、省的建設社會主義的一個有效措施。它對於保證和提高產品質量，合理發展新品種，整頓和簡化老品種，便利設備維修配套，提高勞動生產率，鞏固科學研究成績在生產中的應用推廣，合理利用本國資源，以及加強各部門的協作，解決生產和使用之間的矛盾，促進工農業的現代化都起着重要的作用。

### 第三章 公差配合的基本术语

本章叙述公差配合基本术语的定义及其代号，这些定义及代号是根据国标（GB）159-59规定的。

#### § 3-1 零件制造时的公差和偏差

**一、公称尺寸（A）** 在设计机器时，根据机器的工作条件，构件及零件的受力情况，运用有关各种机器的专门知识，进行设计计算；或根据经验数据与试验结果所决定出的构件或零件的尺寸称为公称尺寸。这种尺寸大多为整数。

**二、极限尺寸（ $A_{\max}$ ,  $A_{\min}$ ）** 零件制造时，不可能准确地做成指定的公称尺寸，所以规定最大与最小两个极限尺寸；零件制造时，凡做成这两个尺寸间的任何尺寸，便认为合格。

**三、实际尺寸** 零件制成功后所量得的尺寸，称为实际尺寸。凡合格的零件，其实际尺寸必须在两个极限尺寸之间；一批相同的零件，它们具有相同的公称尺寸及相同的极限尺寸，但它们的实际尺寸大都是不同的。

为了进一步明确以上三个基本术语的定义，兹举例如下：

##### 例 3-1

公称尺寸	$A = 50$ 毫米
最大极限尺寸	$A_{\max} = 50.008$ 毫米
最小极限尺寸	$A_{\min} = 49.992$ 毫米
实际尺寸	49.995 毫米（合格件）
实际尺寸	49.980 毫米（不合格）

公称尺寸（ $A$ ）极限尺寸（ $A_{\max}$ ,  $A_{\min}$ ），可用图 3-1 形象地表示。

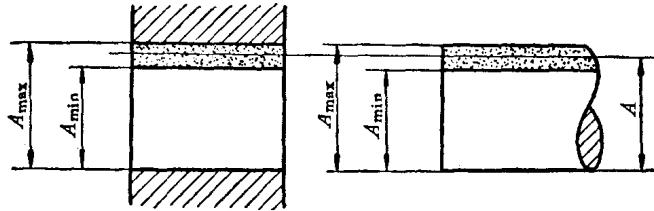


图 3-1

**四、偏差与公差（ $B_s$ ,  $B_x$  及  $B$ ）** 零件的实际尺寸，既然不一定与公称尺寸相同，我们就把实际尺寸与公称尺寸之差，称为偏差。极限尺寸与公称尺寸之差，称为极限偏差；其中最大极限尺寸与公称尺寸之差，称为上偏差（ $B_s$ ），最小极限尺寸与公称尺寸之差，称为下偏差（ $B_x$ ）。

零件制造时允许的尺寸变动范围，称为公差（ $B$ ）。它数值上等于最大极限尺寸与最小极限尺寸之差。由图 3-2 中，我们也不难看出，公差也可以等于上偏差与下偏差之差。

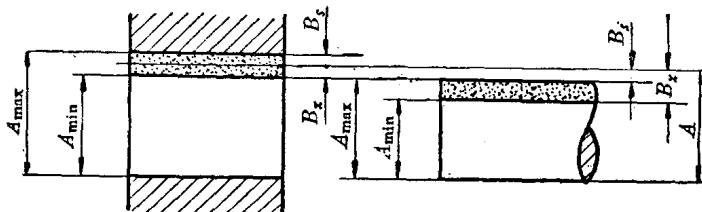


图 3-2

为了进一步明确偏差与公差的概念，兹举例如下：

### 例 3-2

上偏差：

$$B_s = A_{\max} - A = 50.008 - 50 = +0.008 \text{ 毫米}$$

下偏差：

$$B_x = A_{\min} - A = 49.992 - 50 = -0.008 \text{ 毫米}$$

公差：

$$B = A_{\max} - A_{\min} = 50.008 - 49.992 = 0.016 \text{ 毫米}$$

$$\text{或 } B = B_s - B_x = +0.008 - (-0.008) = 0.016 \text{ 毫米}$$

由于最大极限尺寸总是大于最小极限尺寸，或上偏差总是大于下偏差，故公差必为正值。

## § 3-2 配合时的间隙和过盈

**一、轴和孔的概念** 两个零件相结合时，其中一个零件的结合表面，被另一个零件的结合表面所包容，我們称里面那个被包容的零件为“轴”，外面那个零件为孔；例如轴在轴承內的結合，前者是“轴”，后者是“孔”，这是很明显的。又如六角扳手与六角螺帽（图 3-3 a），其中六角螺帽两平面間的尺寸  $b$  是“轴”的尺寸，六角扳手两平面間的尺寸  $B$  則屬“孔”的尺寸。又如活塞环装入活塞上的槽内（图 3-3 b），其中环的高度  $h$ ，是“轴”的尺寸，活塞上槽的高度  $H$ ，則是“孔”的尺寸。

国标中孔的代号为  $K$ ，轴的代号为  $Z$ 。

**二、间隙与过盈** 一定公称尺寸的轴，装入相同公称尺寸的孔內，称为配合。孔轴公称尺寸虽同，但实际尺寸是不同的，若：

1. 孔的实际尺寸总是大于轴的实际尺寸，这种配合总是产生间隙 ( $x$ )，称为动配合（图 3-4 a）。

在动配合中，若孔做成最大极限尺寸，轴做成最小极限尺寸，则配合时产生最大间隙  $x_{\max}$ 。若孔做成最小极限尺寸，轴做成最大极限尺寸，那末配合时产生最小间隙 ( $x_{\min}$ )。

### 例 3-3

孔轴公称尺寸

$$A = 50 \text{ 毫米}$$

孔的最大极限尺寸

$$KA_{\max} = 50.027 \text{ 毫米}$$

孔的最小极限尺寸

$$KA_{\min} = 50.000 \text{ 毫米}$$

轴的最大极限尺寸

$$ZA_{\max} = 49.990 \text{ 毫米}$$

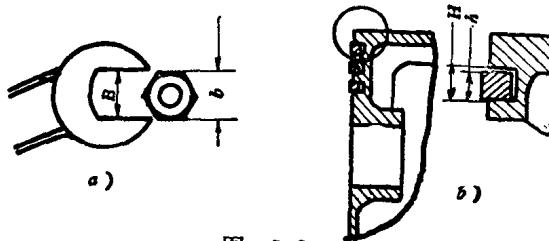


图 3-3

軸的最小极限尺寸	$ZA_{min} = 49.973$ 毫米
最大间隙	$X_{max} = KA_{max} - ZA_{min} = 50.027 - 49.973 = 0.054$ 毫米
最小间隙	$X_{min} = KA_{min} - ZA_{max} = 50 - 49.990 = 0.010$ 毫米

2. 孔的实际尺寸总是小于軸的实际尺寸的，这种配合总是产生过盈（Y），称为静配合。（图 3-4 b）

#### 例 3-4

孔軸公称尺寸	$A = 50$ 毫米
孔的最大极限尺寸	$KA_{max} = 50.027$ 毫米
孔的最小极限尺寸	$KA_{min} = 50.000$ 毫米
軸的最大极限尺寸	$ZA_{max} = 50.052$ 毫米
軸的最小极限尺寸	$ZA_{min} = 50.035$ 毫米
最大过盈	$Y_{max} = ZA_{max} - KA_{min} = 50.035 - 50.027 = 0.008$ 毫米

3. 軸的实际尺寸可能大于也可能小于孔的实际尺寸，即在配合时，可能产生过盈，也可能产生间隙，这样的配合，称为过渡配合（图 3-4 c）。

#### 例 3-5

孔軸公称尺寸	$A = 50$ 毫米
孔的最大极限尺寸	$KA_{max} = 50.027$ 毫米
孔的最小极限尺寸	$KA_{min} = 50.000$ 毫米
軸的最大极限尺寸	$ZA_{max} = 50.008$ 毫米
軸的最小极限尺寸	$ZA_{min} = 49.992$ 毫米
可能产生的最大过盈	$Y_{max} = ZA_{max} - KA_{min} = 50.008 - 50.000 = 0.008$ 毫米
可能产生的最大间隙	$X_{max} = KA_{max} - ZA_{min} = 50.027 - 49.992 = 0.035$ 毫米

我們仔細研究上例后可以看出：凡过渡配合，则必有

$$ZA_{max} > KA_{min}$$

$$KA_{max} > ZA_{min}$$

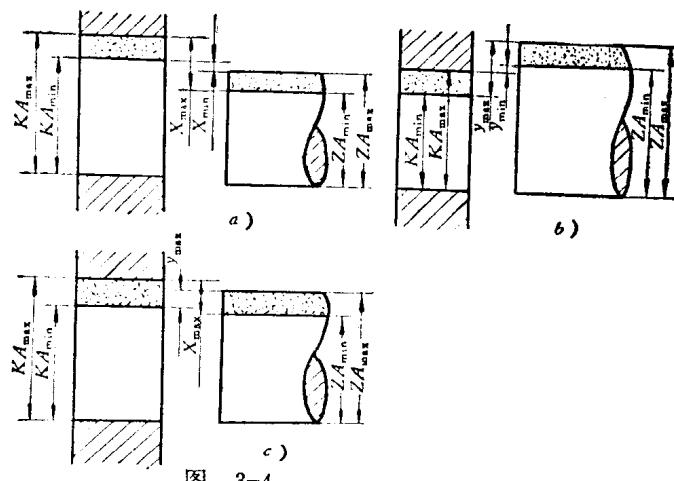


图 3-4

### § 3-3 公差与配合的图解

我們利用图 3-1 表示了公称尺寸与极限尺寸的概念，利用图 3-2 表示了公差与极限尺寸，公差与偏差间的关系，利用图 3-4 表示了三类配合的概念。利用这些图，既能形象地

表示，又有利于掌握和记忆，是说明公差与配合的一种很好的方法。但是零件的两个极限尺寸之差是很小的，为了使表达清晰起见，我们可以只画出上面各图中的公差范围部分，并且加以放大（如图 3-5）；其中公称尺寸的上边线，称为零线，由零线上向上属正值，向下属负值，因此图 3-4 中的三类配合，可以用图 3-5 来表示，显然较图 3-4 要清晰一些。

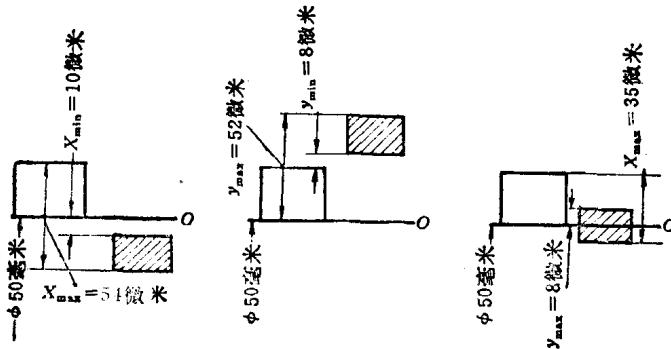


图 3-5

利用图 3-5 可以清楚地看出公称尺寸、极限尺寸、公差、偏差、间隙、过盈等之间的关系，以下各关系式，均可直接由图 3-5 中看出。

1.  $B_s = A_{\max} - A$
2.  $B_z = A_{\min} - A$
3.  $B = A_{\max} - A_{\min} = B_s - B_z$
4.  $X_{\max} = KA_{\max} - ZA_{\min} = KB_s - ZB_z$
5.  $X_{\min} = KA_{\min} - ZA_{\max} = KB_z - ZB_s$
6.  $Y_{\max} = ZA_{\max} - KA_{\min} = ZB_s - KB_z$
7.  $Y_{\min} = ZA_{\min} - KA_{\max} = ZB_z - KB_s$

### § 3-4 配合公差

我们将间隙的变动范围（即最大间隙与最小间隙之差），称为间隙公差。过盈的变动范围（即最大过盈与最小过盈之差），称为过盈公差。

过盈公差或间隙公差，均表示配合时的松紧变动情况，故统称为配合公差。

利用图 3-5，我们还可求得配合公差与孔轴公差间的关系：

1. 间隙公差  $XB = X_{\max} - X_{\min} = KB + ZB$
2. 过盈公差  $YB = Y_{\max} - Y_{\min} = KB + ZB$
3. 过渡配合的配合公差  $= Y_{\max} + X_{\max} = KB + ZB$

总之，不论何种性质的配合，配合公差之值总是等于孔轴公差之和。读者应牢记。

## 第四章 技术測量

在机器的制造过程中，为了控制零件的加工尺寸和装配精度，经常要进行测量。在测量时必须要选用合适的量具，同时要有正确的测量方法，才能获得正确的测量结果。要达到这个要求，我们首先应了解各种常用量具的结构、测量原理，同时还应掌握其使用方法。兹将各种常用的长度量具和角度量具，对它们的结构、测量原理和使用方法逐一说明如下。

### § 4-1 长度刻线量具

**一、游标尺** 游标尺是较常用的一种量具，根据用途不同，可分为三种。图 4-1 所示是测量内径和外径用的一种游标尺，我们通常称为游标卡尺，测量外径时，工件放在卡脚 2、5 之间，对圆柱表面的环形凹槽进行测量时，为了使卡脚和测量表面能紧密接触，可以使用 3、6 两个刀口卡脚。测量内径时则利用 2、5 卡脚下端的两个外侧测量面，但读得的数值必须加上 2、5 卡脚下端宽度才是内孔的实际直径。图 4-2 所示是测量高度或供划线用的游标尺，我们称为游标高度尺。图 4-3 所示是用来测量深度用的游标尺，我们称为游标深度尺。

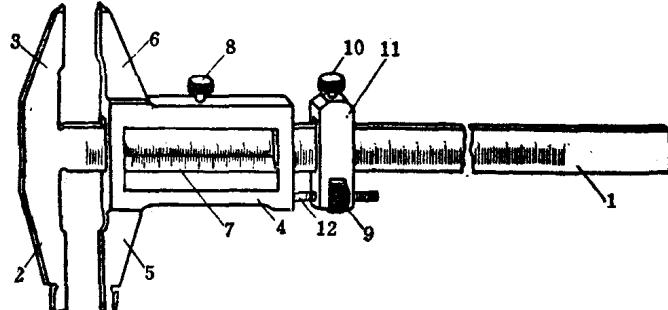


图 4-1

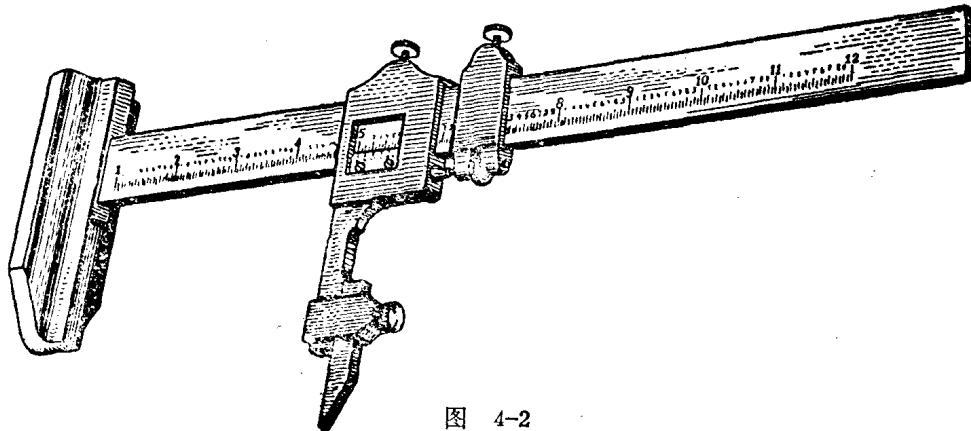


图 4-2

任何一种游标尺的读数装置都是由主尺（图 4-1 中的 1）和游标（图 4-1 中的 7）两部分组成。主尺上两刻线的间距为 1 毫米，游标上两刻线的间距视读数精度而不同。一般用的游标尺读数精度有 0.1、0.05 及 0.02 毫米三种，它们的读数原理是一样的，现把读数精度为 0.1 毫米的游标尺读数原理说明如下。

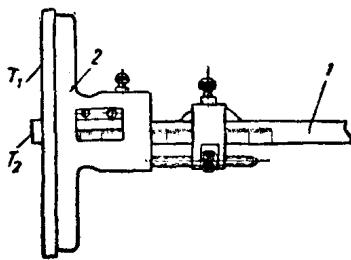


图 4-3

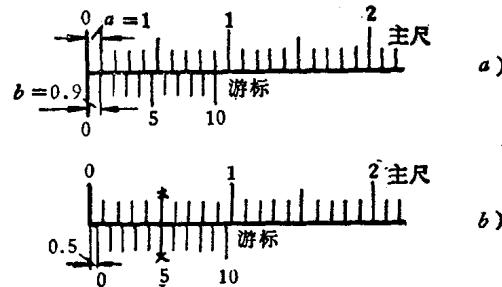


图 4-4

在图 4-4 a 中主尺刻度間距为 1 毫米，游标刻度間距为 0.9 毫米，两者相差 0.1 毫米。当游标零線与主尺零線对准时，游标的最后一根刻線（即第十根刻線）和主尺刻線（即主尺上第九根刻線）也重合，而游标的其他刻線都不与主尺刻線重合。但若将游标向右移动 0.1 毫米，则游标零線后的第一根刻線将与主尺刻線重合，若将游标向右移动 0.2 毫米，则游标的第二根刻線将与主尺刻線重合，依次类推，若将游标向右移动 0.5 毫米（見图 4-4 b），则游标上第五根刻線与主尺刻線重合，因此可知，游标向右移动不足 1 毫米的距离虽不能直接从主尺讀出，但可以由游标的某一根刻線与主尺刻線重合时該游标刻線的次序数而能讀出其小数值。

不難設想，若把游标尺刻度的間距增大至 1.9 毫米，使主尺刻度两格与游标刻度一格寬度之差为 0.1 毫米（見图 4-5 a）則上述决定讀数的原則并未改变，但却使讀数更加方便。

零位	讀数举例
a)	b) 6 0.1 7 0 1 2 3 4 5 6 7 8 9 10 60.5 毫米
c)	d) 8 0.05 9 0 25 50 75 100 80.35 毫米
e)	f) 6 0.02 7 0 10 20 30 40 50 60 70 80 90 100 64.18 毫米

图 4-5

其余两种讀数原理完全一样，唯游标的刻度間距不同，图 c)，間距为 1.95，故能讀出 0.05 毫米，而图 e)，为 0.98 故能讀出 0.02 毫米。

在图 4-5 b 中，我們知道讀数的整数部分可由主尺上看出，其值为 60 毫米，小数部分則从游标第五根線与主尺某根刻線重合而知道是 0.5 毫米，故讀数为 60.5 毫米。

使用游标尺测量工件时应注意以下事项：

1. 在进行讀数时，应首先根据游标零線所对的主尺刻度，从主尺上讀出整数部分，其次应仔細觀察游标上哪一根刻線与主尺刻線重合，根据游标上刻線的次序数乘上游标的讀数值（分为 0.1 毫米，0.05 毫米，0.02 毫米三种），即可得到小数部分，整数与小数相加的总值，就是被測零件的讀数值。

2. 在測量前应将两脚并合，觀察游标零線与主尺零線是否重合，若不重合，则可利用游标讀出差异值，以便修正。例如游标零線偏在主尺零線的右方，游标的第三根線与主尺刻線重合，若游标讀数值为 0.05 毫米，故知差异值为 0.15 毫米，今后在測量时应从讀数中减去 0.15 毫米，才能获得零件的真实尺寸。

3. 在測量內徑时利用游标尺两脚的外側，故应将讀数加上两脚外側的距离，才能获得孔徑。

4. 測量时两脚的工作表面及零件的被測部分应揩淨，測量不可夹得太紧或太松。

5. 觀察游标究竟是第几根刻線与主尺刻線重合时，必須仔細，要連續觀察三根線方为妥当。例如在图 4-5 中，已初步判断第五根線和主尺刻線重合，这时还需看第四根及第六根是否与主尺刻線重合，若不重合，这时才能判断确是第五根線，而得小数值为 0.5 毫米。

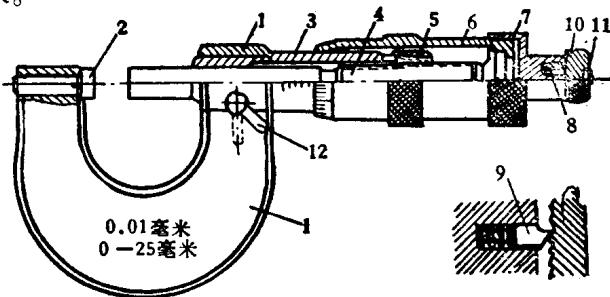


图 4-6 外徑百分尺

1—弓架；2—固定量砧；3—固定套筒；4—微动螺杆；  
5—调节螺母；6—轉筒；7—端盖；8—彈簧；9—肖子；  
10—棘輪；11—螺釘；12—偏心鎖緊手把。

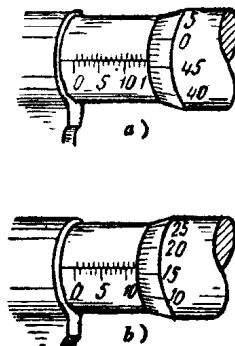


图 4-7

**二、百分尺** 百分尺俗称分厘卡，分为測量內徑与外徑两种。图 4-6 是外徑百分尺，与弓架 1 相固定的套筒 3 上刻有刻度两排，刻度間距都等于微动螺杆 4 的螺距的两倍，其值是 1 毫米，但两排刻度彼此錯开 0.5 毫米，因此从固定套筒上最小可以讀到 0.5 毫米，和微动螺杆一起旋轉的轉筒 6 上沿圓周刻为 50 个等分刻度，微动螺杆轉过  $\frac{1}{50}$  轉（即轉筒轉过一格），則向前推进  $\frac{1}{50}$  个螺距即 0.01 毫米，因此从轉筒上最小可以讀到 0.01 毫米。利用这个原理我們可以使測量讀数的精确度达到 0.01 毫米。图 4-7 a 的讀数为 14.46 毫米，图 4-7 b 的讀数为 11.66 毫米（讀者必須注意不要将 11.66 毫米誤讀为 11.16 毫米，这种錯誤，很容易发生，应引起重視）。

图 4-8 a 所示为內徑百分尺的构造图，其讀数方法与外徑百分尺相同。內徑百分尺的讀数范围为 75~88 毫米，为了扩大測量范围，可以接上延长杆（图 4-8 b），連接时，只須将保护螺帽 6 旋去，将延长杆的右端（具有內螺紋）旋在百分尺的左端即可。延长杆可以一个接一个地連接起来，測量范围最大可达到 4000 毫米。

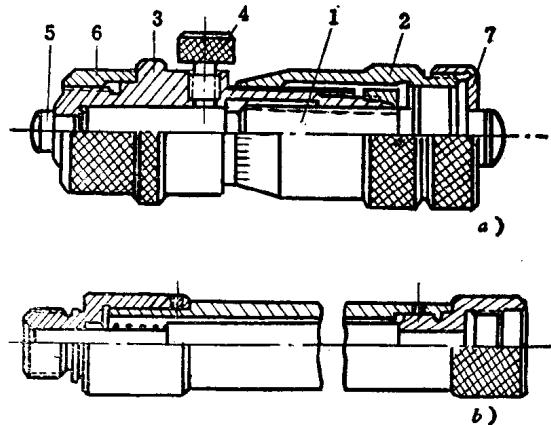


图 4-8

## § 4-2 指示式量具

**一、百分表** 百分表是利用齒輪傳動（或杠杆傳動）的原理，將測量頭的伸縮距離放大後，由指針指示出讀數值的一種測量儀器，由於讀數範圍較小，故大多用於相對測量。

圖 4-9 所示是一種利用齒輪傳動的百分表，當量頭 1 與工件接觸使量杆伸縮時，通過量杆上的齒條傳動小齒輪，帶動大齒輪，由大齒輪再傳動中央小齒輪帶動指針旋轉，當量杆伸縮 0.01 毫米時，指針偏動一格。

百分表使用時固裝在支架上（見圖 4-10）。

**二、內徑百分表** 內徑百分表俗稱汽缸表，它的構造見圖 4-11 所示，其中 2，3 兩端是測量頭，依靠定心橋板 14，使量具在測內孔時能正好置於直徑上而不致偏於一邊，為了使兩測量端的聯線能垂直於內孔表面，故在測量時應該將量具作左右擺動（圖 4-12），百

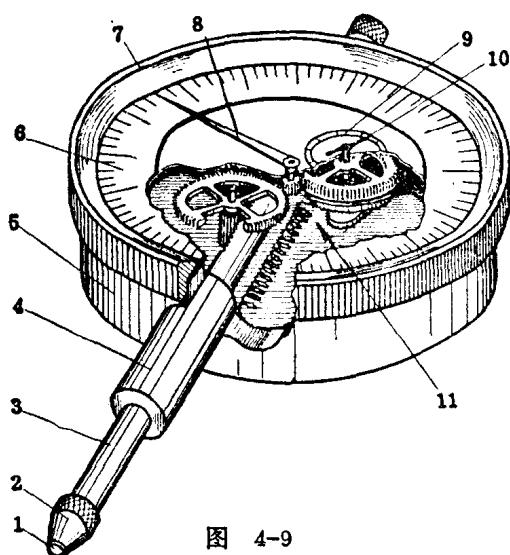


图 4-9

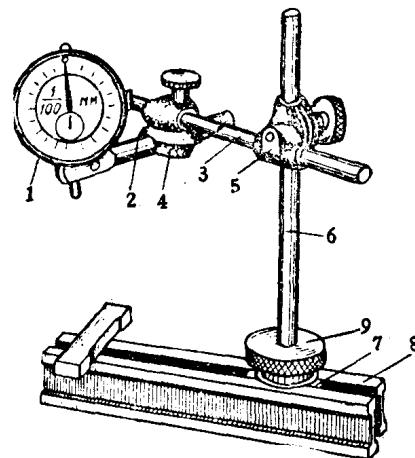


图 4-10

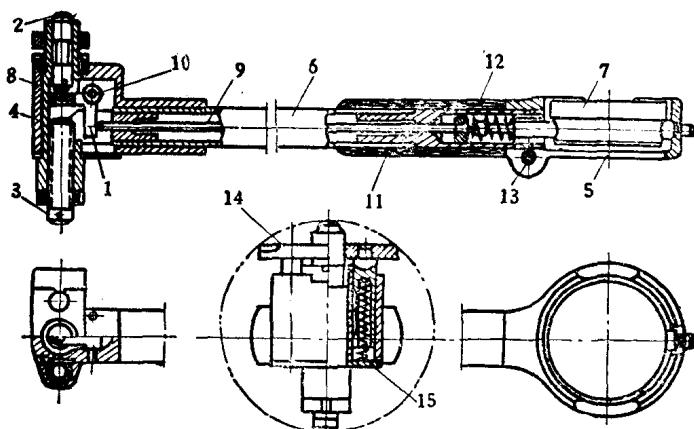


图 4-11

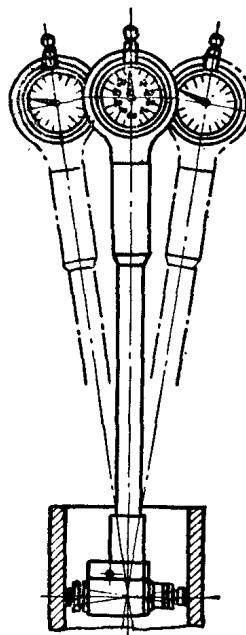


图 4-12