



高等学校試用教科书

机 械 零 件

JIXIE LINGJIAN

(修訂本)

上 册

西北工业大学等校編



人民教育出版社

基本符号表^①

<i>A</i> —— 中心距, 轴向力	μ —— 波数比、粘度
<i>b, B</i> —— 宽度	ρ —— 摩擦角、曲率半径
<i>c, C</i> —— 系数	σ —— 法向应力
<i>d, D</i> —— 直径	σ_s —— 公称法向应力
<i>E</i> —— 拉压弹性模数	σ_p —— 拉伸应力
<i>f</i> —— 摩擦系数	σ_b —— 弯曲应力
<i>F</i> —— 横剖面面积	σ_{ex} —— 压缩应力
<i>G</i> —— 剪切弹性模数	σ_{ez} —— 挤压应力
<i>h, H</i> —— 高度	$[\sigma]$ —— 许用法向应力
<i>H_B</i> —— 布氏硬度	$[\sigma]_p, [\sigma]_s, [\sigma]_{ex}, [\sigma]_{ez}$ —— 许用拉伸、弯曲、压缩、挤压应力
<i>R_C</i> —— 洛氏硬度	σ_u —— 强度极限
<i>i</i> —— 某范围内的任意数	$\sigma_{sp}, \sigma_{su}, \sigma_{sec}$ —— 拉伸、弯曲、压缩时的强度极限
<i>J</i> —— 剖面的轴惯性矩	σ_t —— 屈服极限
<i>J_P</i> —— 剖面的极惯性矩	σ_{-1} —— 对称循环时的弯曲疲劳极限
<i>k, K</i> —— 系数	σ_0 —— 脉动循环时的弯曲疲劳极限
k_s, k_t —— 有效应力集中系数	$(\sigma_{-1})_s$ —— 对称循环有应力集中时的弯曲疲劳极限
<i>l, L</i> —— 长度	$(\sigma_{-1})_{sd}$ —— 对称循环有应力集中并计入尺寸影响时的弯曲疲劳极限
<i>m</i> —— 系数、质量	σ_m —— 循环法向应力的平均应力
<i>M</i> —— 力矩	σ_a —— 循环法向应力的应力幅
<i>M_s</i> —— 扭矩	τ —— 切向应力
<i>n</i> —— 转速、安全系数	τ_s —— 剪切强度极限
<i>N</i> —— 功率	τ_{cp} —— 剪切应力
<i>N, Q, P</i> —— 作用力	τ_s —— 扭转剪切应力
<i>p</i> —— 压力强度、单位压力(比压)	$[\tau]$ —— 许用切向应力
<i>r, R</i> —— 半径	$[\tau]_{cp}, [\tau]_s$ —— 许用剪切应力和许用扭转剪切应力
<i>t, T</i> —— 时间、温度	τ_t —— 剪切时的屈服极限
<i>v, V</i> —— 速度	τ_{-1} —— 对称循环时的剪切疲劳极限
<i>W</i> —— 弯曲时的剖面模数、重量	τ_0 —— 脉动循环时的剪切疲劳极限
<i>W_P</i> —— 扭转时的剖面模数	$(\tau_{-1})_s$ —— 对称循环有应力集中时的剪切疲劳极限
<i>x, y, z</i> —— 点的坐标, 坐标轴符号	$(\tau_{-1})_{sd}$ —— 对称循环有应力集中并计入尺寸影响时的剪切疲劳极限
<i>z</i> —— 个数	τ_m —— 循环切向应力的平均应力
α_s, α_c —— 理论应力集中系数	τ_a —— 循环切向应力的应力幅
α, β —— 角度、系数	φ —— 角度, 系数
γ —— 角度、比重	ω —— 角速度
δ —— 厚度、断裂伸长率	ψ —— 系数、断裂收缩率
ϵ —— 应变	ψ_s, ψ_c —— 表示材料对于应力循环的不对称性的敏感系数
η —— 效率	
θ —— 角度、角变形量	
λ —— 长度变形量	

① 本表所列仅为一些常见的符号，其他一些特殊的、比较少见的符号则没有包括在内，但在首次出现时大都加以说明——编者注。

目 录

基本符号表.....	1
緒論.....	1
§ 1. 机械零件課程的性质、地位和任务.....	1
§ 2. 机械零件課程研究的对象、范围及內容。学习的目的和要求.....	1
§ 3. 机械設計在国民经济中的作用及其发展趋势.....	2
§ 4. 机械零件科学和机械零件課程的发展簡史.....	3
第一篇 总論	
第一章 机械零件設計总論.....	6
§ 1-1. 設計机械零件时应滿足的基本要求.....	6
§ 1-2. 設計与設計的方法.....	8
§ 1-3. 一般的設計步驟.....	10
§ 1-4. 机械制造业中的标准化与規格化.....	10
参考书刊.....	11
第二章 机械零件的工作能力及其計算 准則.....	12
§ 2-1. 机械零件的强度.....	12
§ 2-2. 机械零件的剛度.....	35
§ 2-3. 机械零件的振动稳定性.....	36
§ 2-4. 机械零件的受热問題.....	37
附录	38
参考书刊.....	40
第三章 机械零件的結構設計.....	41
§ 3-1. 鑄造零件結構設計要点.....	41
§ 3-2. 鋸造及冲压零件的結構設計要点.....	46
§ 3-3. 机械加工的特点对零件结构的影响.....	48
§ 3-4. 装配工艺对机械零件结构的影响.....	50
§ 3-5. 从结构设计方面提高零件强度的几点措施.....	52
§ 3-6. 从结构设计方面节约零件材料的几点措施.....	53
§ 3-7. 毛坯的选择.....	53
§ 3-8. 零件某些部位的制造精度及表面光洁度等級的选择.....	54
§ 3-9. 机械零件的表面质量.....	56
参考书刊.....	57
附录.....	58

第四章 潤滑及潤滑裝置	64
§ 4-1. 概述.....	64
§ 4-2. 潤滑油的主要性质、品种及選擇原則.....	64
§ 4-3. 潤滑脂的主要性质、品种及選擇原則.....	71
§ 4-4. 潤滑方法分类和潤滑裝置、潤滑系統的選擇原則.....	73
§ 4-5. 潤滑裝置.....	74
参考书刊.....	80
第五章 机械零件常用的材料	81
§ 5-1. 材料的基本性质.....	81
§ 5-2. 選用材料的一般原則.....	101
参考书刊.....	104
第二篇 联接	
總論	105
第六章 鋼釘联接	106
§ 6-1. 概述.....	106
§ 6-2. 鋼釘.....	107
§ 6-3. 鋼接结构的材料.....	108
§ 6-4. 鋼接的工艺过程及其对鋼接质量的影响.....	109
§ 6-5. 鋼接計算的前提 鋼接效率和强度系数.....	110
§ 6-6. 強固鋼繩.....	113
§ 6-7. 密固鋼繩.....	116
附录	119
例題	120
参考书刊.....	121
第七章 焊接联接	122
§ 7-1. 概述.....	122
§ 7-2. 电弧焊縫的型式和强度計算.....	125
§ 7-3. 焊接结构的材料及焊条.....	130
§ 7-4. 电弧焊縫的許用应力.....	131
§ 7-5. 影响焊接强度的结构因素.....	133
§ 7-6. 焊接在机械零件上的应用	133
例題	136
参考书刊	137

第八章 过盈配合联接	188	§ 9-7. 楔联接.....	165
§ 8-1. 概述.....	188	§ 9-8. 銷釘联接.....	170
§ 8-2. 过盈配合联接的用途及装配方法.....	188	例題.....	171
§ 8-3. 影响过盈配合联接强度的因素.....	140	参考书刊.....	172
§ 8-4. 过盈配合联接的計算.....	141		
§ 8-5. 过盈配合联接的合理結構.....	147		
例題.....	148		
参考书刊.....	149		
第九章 鍵、花鍵、无鍵、楔及銷釘联接	150		
§ 9-1. 鍵联接概述.....	150	第十章 螺紋联接	173
§ 9-2. 鍵联接設計計算.....	155	§ 10-1. 螺紋.....	173
§ 9-3. 花鍵联接概述.....	160	§ 10-2. 螺紋联接的类型及结构.....	177
§ 9-4. 花鍵联接設計計算.....	162	§ 10-3. 螺母及堵圈.....	182
§ 9-5. 无鍵联接.....	163	§ 10-4. 螺栓联接的工作情况.....	184
§ 9-6. 弹性环联接.....	164	§ 10-5. 螺紋联接的計算.....	189
		§ 10-6. 螺栓組联接的計算.....	200
		§ 10-7. 螺紋联接的許用应力.....	203
		§ 10-8. 螺旋傳动.....	205
		例題.....	213
		参考书刊.....	214

緒論

§ 1. 机械零件課程的性質、地位和任務

“机械零件”是一門基础技术課，它是設計性的課程。在本課程的学习过程中，将研究組成机械的各种通用零件和部件的材料的选择、结构和尺寸的设计，并繪制制造那些零件和部件所需的图纸。因而可以說，机械零件課程就是具体解决各种通用零件^① 的設計任务的課程。

任何一个机械工程技术人员，甚至某些其他部門的工程技术人员，在工作中不可避免地都会遇到或多或少的机械設計問題；尤其是在我国社会主义建設一日千里地迅速发展之际，更是如此。所以作为一个工程技术干部，具备有关机械設計方面的一些基本知識和技能，的确是非常必要的。对于机械类各专业的学生，学习本課程的目的在于初步培养这方面的能力，并为进一步学习和設計专业产品及有关设备的設計打下基础。

很显然，机械零件課程在专业教育中，对培养学生的設計能力起着重要的作用。通过机械零件課程的学习，可使学生初步建立基本的、正确的設計思想及設計觀點，掌握一般用途的零件的設計原理及方法，并具备設計简单的机械的能力。

設計工作需要多方面的知識与技能，从国家的方針政策到生产单位的具体情况，从基本理論到实际生产技术，可以说无不涉及。因而进行設計工作时，就必须首先在正确的政治思想基础上，建立正确的設計思想；并須灵巧地、创造性地综合利用一切現有条件，才有可能設計出既符合理論要求、又滿足实际需要的机件。因此，学习机械零件課程时，就應該具有必要的基础理論、生产知識与技能。它们是通过机械制图、理論力学、材料力学、金属工艺学、金属学热处理、互換性原理及技术測量和机械原理等課程的学习，以及参加实际的生产劳动鍛炼而获得的。

根据上述情况，可見机械零件課程还对各門基础理論課与基础技术課起着总结的作用；它密切联系着生产实际，并对从基础課的学习过渡到专业課的学习起着重要的桥梁作用。

§ 2. 机械零件課程研究的对象、范围及內容。学习的目的和要求

随着社会生产力的发展和科学技术的进步，机器的功用和类型也日益增多。作为組成各种机器的机械零件，不論就其种类或型式說，就更为多样化了。为了研究方便起見，通常将所有的机械零件划分为专用零件及通用零件两大类。

凡是具有專門功用及性能，并在特定的机器中才使用到的零件，都叫做专用零件。如活塞式发动机的曲軸、凸輪和活塞；燃气涡輪机的叶片；飞机的螺旋桨；机床的刀架、夹具等均属专用零件。

凡是在各类机器中具有同一的功用与性能的零件，都叫做通用零件。如螺釘、齒輪、軸、軸承等均属通用零件。

① 本課程所用的“零件”一詞中，一般均包括部件在內。

机械零件課程仅研究各种通用零件的設計和計算問題。至于专用零件，則在各有关专业課程中进行研究。

机械零件課程所研究的具体內容为：

(一) 設計的总原則及計算准則，潤滑及潤滑装置；

(二) 联接——鉚釘联接，焊接联接，过盈配合联接，键、花鍵、无鍵、楔、銷釘联接及螺紋联接等；

(三) 傳動——摩擦輪傳動，皮帶傳動，鏈傳動，齒輪傳動，蝸輪傳動及減速器等；

(四) 軸，滑动軸承，滚动軸承及联軸器等；

(五) 其它——制动裝置、彈簧及壳形零件等。

学习机械零件課程的主要目的和要求是：

(一) 建立正确的設計思想，掌握正确的設計原則、設計理論和設計方法；

(二) 掌握通用零件和简单的机械的設計技能和有关方面的基本知識；

(三) 为今后学习专业課程和进行专业課程設計打下基础。

学习时不但要学会运用理論、公式、手册、規范、資料等进行設計和計算，而且應該通过练习及实践，逐步提高到具备全面地、辯証地分析問題，以及結合实际解决工程問題的能力。

§ 3. 机械設計在国民經濟中的作用及其发展趋势

我們的祖国正处在一个偉大的社会主义建設的历史时期，全国人民在党的领导下，在鼓足干勁、力爭上游、多快好省地建設社会主义的总路綫的光輝照耀下，正在为尽快地把我国建成为一个具有現代工业、現代农业和現代科学文化的偉大的社会主义国家而奋斗。

我国国民經濟的发展，必須以农业为基础，以工业为主导，优先发展重工业和迅速发展农业相結合。我国工业生产水平的不断提高和物质技术基础的不断壮大，对于我国国民經濟、首先是农业的技术改造，对于科学文化的发展和提高，都已經发生而且将繼續发生巨大的促进作用。

随着我国国民經濟各部門的飞跃发展，也就对設計工作者提出了更繁重的要求，即要設計出更新的、更完善的机器，来滿足我国高速度发展生产的要求，和滿足劳动人民日益增长的物质文化生活的要求。

解放前，我国处于半封建、半殖民地的社会，深受帝国主义压迫侵略和国民党反动派的黑暗統治，工业是十分落后的。工业产值只占工农业总产值的 17% 左右，而且大部分是輕工业。在那时，我国沒有真正的机器制造业，大多数机器工厂只是帝国主义与官僚資本所經營的机器修配厂，当然更談不到整部机器的設計与制造了。

解放后，在党和毛主席的英明領導下，全国人民迅速地完成了国民經濟的恢复工作，并立即着手进行社会主义建設。在第一个五年計劃期間，机器制造业有了很大的发展。建立了許多专业工厂，并开始制造載重汽車、噴氣式飞机、大型发电设备及冶金设备等。至 1957 年，机械設備的自給率已达 60% 以上，許多产品已由仿制过渡到自行設計。由于第一个五年計劃的胜利完成，我国初步建立了自己的工业体系，奠定了社会主义工业化初步基础。

特別是在 1958 年，全国人民在党的领导下实现了史无前例的社会主义建設全面大跃进。工业产值較 1957 年增长了 66%，生鐵、鋼、发电设备、机車、汽車、动力机械等都較 1957 年增长了一倍，机械設備的自給率以惊人的速度提高到 78%。这是党所提出的社会主义建設总路綫的偉大胜利。由于执行了党所指示的一整套“两条腿走路”的方針，以及开展了大规模的兴办小型企业和土法生产的群众运动，大大地促进了我国工业的飞跃发展。劳动人民發揮了无穷智慧和冲天干勁，在机械設計和制造方面取得了很大的成就。如积木式机床的創造，机床结构的簡化，各种型式土机床的設計，以及土滾动軸承及其生产設備的創制等等。这些成就都是由于在工业建設中貫彻了‘土洋并舉’的方針而获得的。

1959 年，我国人民在党和毛主席的正确领导下，在社会主义建設总路綫、大跃进、人民公社三面紅旗的照耀下，以豪迈的风格提前三年完成了第二个五年計劃工业生产的主要指标。机械工业总产值在 1949—1959 的十年間飞快地增长了約 40 倍。在世界史册中，写下了空前輝煌的一页。

1960 年，我国国民经济持續地取得了巨大的发展。1960 年 比 1957 年工业总产值增长了将近两倍，平均每年增长 40% 以上；机床的拥有量和工程技术人员，都增长了一倍多；农业排灌机械增加了八倍左右；拖拉机增加了两倍左右。特別是鋼的年产量达到了 1845 万吨，这就給我国农业的技术改造准备了初步的物质技术基础。

随着我国国民经济的迅速发展，机器制造正在向“高、大、精、尖”的方向发展。新机器的設計特征是与高速、高温、高压、大功率、高效率、高生产率等方面紧密地联系着的。例如：現在的小直徑的軸的轉速高达 100,000—150,000 轉/分；軸頸的圓周速度达 80 米/秒；齒輪的圓周速度达 150 米/秒；齒輪上的載荷（圓周力）已达 1000 吨；水力透平机中的推力軸承上的載荷已达几千吨；燃气輪机叶片的温度高达 700—800°C。特別是火箭技术及原子能的应用，对机械設計提出了更新更高的要求。机械設計質量的高低，对所設計的新机器的可靠性、經濟性、寿命及使用性能等起着重要的作用。所以如何設計一些新的机器来滿足国民经济各部門日益增长的需要，这对設計工作者來說，是一个非常光荣而艰巨的任务。同时可知，机械設計工作在国民经济中的作用的確是非常巨大的。

每个設計工作者都負有設計新机器的使命。为了完成这项艰巨的任务，每个設計工作者都必須坚决执行党的各项工业技术政策，和努力学习先进的科学技术成就，必須把“多、快、好、省”作为总的工作綱領。在設計工作中，既要發揮敢想、敢說、敢做的共产主义风格，又要实事求是和科学分析的作风。同时要深入工人群众，共同研究問題，充分发挥群众的智慧。只有这样，才能使我們的机械設計工作不断地得到革新和創造，才能設計出一些更新、更完善的机器，为祖国的大規模經濟建設貢献出一切力量。

§ 4. 机械零件科学和机械零件課程的发展簡史

任何一門科学都是伴随着生产的发展而不断地发展起来的。机械零件这門科学和机械零件課程的形成及发展，同样也是由于生产的发展所促成的結果。

人类在生产劳动的发展过程中,为了满足生产上的需要,多种多样的机械和机械零件也不断地被創造与改进着。在我国,简单机械和机械零件的設計、制造与应用已具有悠久的历史。远在新石器时代末期(公元前5000—4000年),我国古代劳动人民为了把巨大的石块搬运到远方,就已运用了滚动摩擦的原理而使用了木質滾子。公元前2600—1700年間,我們勤劳的祖先为了提高运输效率,就发明了車子;到商朝(公元前1401—1120年)时,車的构造已很完备。公元前2500年前,我国人民为了生产絲織品,就已发明了抽絲的縷車和紡織的机杼。距今3700年前,就为了汲水灌田的需要而发明了桔槔。周朝(公元前1122年—公元256年)时,已发明了用动物油作为潤滑剂,以减少机械的摩擦。汉灵帝(公元168—189年)时制造的翻車,已建立了近代曳引鏈傳动的原理。根据古代器物的考証,我国在汉朝时就开始应用了齒輪,并且用金属来制造軸和轴承。由此可見,我国古代劳动人民在机械的創造和发展方面的貢獻是极为巨大的。

世界上其他一些古老的国家,劳动人民对机械及机械零件的創造和发明方面也有着很大的成績。例如:古埃及在王朝統治时代建筑金字塔时(約为公元前1550年),也应用了滾子、斜面和杠杆;古希腊在公元前350年已应用了齒輪。

我国关于机械方面的較早的著作有:明朝王征的“諸器圖說”和“远西奇器圖說”;徐光启的“农政全书”;宋应星的“天工开物”;清朝徐寿的“車工圖說”和“机动圖說”;华备鉉的“兵船汽机与制逕理法”等。

綜覽世界史册可知,我国和西方古国在当时所以能在机械和机械零件方面有着很多的发明和創造,这是和当时的生产情况分不开的。在汉朝时,正是我国农业开始发展时期,人們在生产实践中丰富了生产斗争知識,为了提高生产效率和減輕体力劳动,遂发明了适应于农业发展需要的一系列的机械和机械零件。在西方,当时亦正值建筑、交通、运输业开始发展之际,因而也創造了不少适应于当时需要的机械和机械零件。由此可見:“科学之有賴于生产,更甚于生产之有賴于科学。”

我国长期受着封建統治,再加以近百年来帝国主义的猖狂侵略,使我国的科学文化遭受到了严重的摧殘。西方在公元200年后,也正是古羅馬开始衰落时期;而于四世紀末,欧洲即进入了历史上的所謂“黑暗时代”。故接連十余世紀期間,世界各国在机械和机械零件方面几无重大的发明和創造。迨至欧洲“文艺复兴”以后,西方才随着交通、建筑、貿易等工商业发展的需要而逐渐兴起了机械制造业。

但是直至19世紀中叶,机械制造和机械設計才形成为一門独立的、較有系統的科学。当时这門科学被統称为“机械学”或“机械构造学”,其中包括了理論力学、材料力学、机械零件、机器制造工艺学、起重机、蒸汽机和內燃机等学科的内容。以后随着生产的不断发展及解决生产問題的要求的日益提高,科学技术的門类及內容日漸繁多,从而发展成为目前的各門学科及它們的独立的科学体系。而机械零件課程开始作为一門独立的課程出現,距今不过八十年的历史。

1881年,机械零件課程奠基者之一、俄罗斯的基爾皮契夫(В. Л. Кирпичев)教授写成第一部名为“机械零件”的教程,并于1882年在彼得堡出版。1886—1887年,胡佳科夫(П. К. Худяков)出版了他自己的机械零件講稿,并第一次規定了机械零件課程的定义——研究一切机械中零件

的設計、計算和結構設計的科學。

此后，這門科學在各國都有了不同程度的發展，到目前為止，機械零件這門科學不僅擁有大量的著作，而且擁有極其豐富的專門論文、手冊、圖冊、國家標準和工廠規範，同時還有科學院和許多專門研究所正在努力從事這方面的研究工作。

新中國成立以來，在黨的大力關懷下，機械零件科學在我國有了很大的發展。很多的專業工廠、專業設計院、專門研究所和高等學校都在進行這方面的研究工作。

1958年開始全面大躍進以來，我國廣大工農群眾的革新創造正如雨後春筍。從技術革新和技術革命運動中總結出來的機械設計和製造中的許多技術措施（如螞蟻啃骨头、以大化小、以小并大、以鐵代鋼等等），都給機械零件科學充實了極為豐富的新內容；並且提出了適合我國情況的‘土’‘洋’并舉以及‘高、大、精、尖’和‘輕、小、簡、廉’并舉的方針。

近幾年來，在黨的“教育為無產階級政治服務，教育與生產勞動相結合”的教育方針的指引下，各高等學校的師生廣泛地參加了‘四化’工作，並結合工農業建設的需要，大力開展了科學研究工作。

目前，機械零件課程的內容，有了很大的充實和改進；機械零件科學的水平也有了一定的提高。這充分地說明了，優越的社會主義制度為我國科學事業的發展開辟了無限廣闊的前途。今後，我們要更進一步地認真總結我國勞動人民的創造發明，大力開展科學研究活動，還要繼續學習蘇聯和其他國家的先進經驗，從而加速發展我國的機械零件科學和整個科學事業，為實現黨和全國人民的偉大理想和壯麗事業——建設共產主義社會——而奮鬥！

第一篇 总論

第一章 机械零件設計总論

§ 1-1. 設計机械零件时应滿足的基本要求

設計任何一台机器都必須滿足技术条件中規定的各种要求。这些要求首先是：机器的生产率和工作速度、造价和运轉費用、重量限制、预定的使用期限等。其次，在某些場合还可能提出一些附加的要求。例如：外廓尺寸的限制、轉动的均匀性、工作时无噪音、操作简单方便、外形美观等等。当然，工作安全是必須同时保証的。

为了满足上述要求，对于組成机器的各个零件，也就須要根据它們在机器中的地位和作用，提出一些相应的要求。例如：足够的工作能力(包括强度、剛度、振动稳定性、耐热性、耐磨性等)、良好的工艺性、节料性、机械损失小、以及重量小、便于运输等等。随着机器向‘高、大、精、尖’和‘輕、小、簡、廉’并举的方向不断地发展，对于零件的要求也就日益提高。

現将这些要求簡要闡述于后：

(一) 工作能力 机械零件的工作能力主要建立在它的强度(整体强度和表面强度)、剛度(整体剛度和表面剛度)、振动稳定性、耐热性和耐磨性上；如果这些要求得不到滿足，机器就不能正常地工作。因此，这些要求被看作判断零件工作能力的基本准则。

为了满足这些要求(对于某一零件，当然只須根据具体情况，相应地滿足上述要求中的一个或几个)，就需要进行一些相应的計算：强度計算、剛度計算、彈性振动計算等。这些計算都是机械零件設計過程的組成部分。关于它們的計算准则将在第二章中詳加討論。

(二) 工艺性 設計机械零件时，要考慮到滿足工艺性的要求。所謂零件具有良好的工艺性，是指那些在既定的生产条件下，能用最少的資金，制造出滿足使用及技术要求的零件[1]、[2]^①。显然，花錢少、制造容易、滿足使用及技术要求是零件工艺性的三个主要方面，同时考慮工艺性能又必然要与工厂的生产条件密切联系。

花錢少，首先要材料費用少，設計費用少，制造工时少。

为了达到材料費用少的要求，应尽量采用价廉的材料，和采用消耗原材料最少的結構形式。

为了降低設計費用，应当尽量采用标准件及規格化零件，或在一个零件上尽量采用标准要素，例如标准直徑，标准配合等。

为了降低制造工时，应当尽量减少耗费劳动量多的工作。例如：在生产机床时，各工种劳动量的百分比为：鑄工 12—18%；热处理 3—4%；特殊(专用)零件的机械加工 44—53%；标准零件的机械加工 4—6%；装配工 24—29%[1]。由此可以看出，应当尽量简化鑄件形状来减少鑄工工作量；应当尽量用标准化零件代替特殊零件，以减少特殊零件的种类和数量；应当尽量减少各零件需要机械加工的表面积和降低加工精度，以降低机械加工量；尽量考慮到装配的簡易，使装

① 本书用加有方括号的数字代表各章末尾所列的参考书刊的序号。

配工作機械化，採用裝配設備，簡化結構來降低裝配工作量。

容易製造的含義是指在製造零件時用最少的人工、最簡單的設備及現有的製造方法能得到所設計出的零件，並且尽可能地不用或少用特殊的及貴重的設備和工具。

在工藝性中，還要考慮到零件裝拆的可能和方便，沒有設計經驗的工作者，在實際設計時，常會錯誤地設計出只能畫出來，但是製造不出來或是不能裝拆的零件或部件。

關於結構工藝性問題，將在第三章中集中討論，在本章須要建立的概念是：為了滿足工藝性的要求，設計工作者應當熟悉國家目前的生產水平及製造零件的方法；在設計時，要時刻考慮到製造它的過程及方法。

(三) 节料性 节約材料是降低零件成本的有效方法。例如在機床的成本中，材料費約占全部成本的25—40%；拖拉機的成本中，材料費高達全部成本的65%；更重要的是，減少材料用量就能節約國家的資財，就能在原材料的現有生產水平下，製造出更多的產品。

特別是節約稀有材料，對於節約國家的資財，就具有更為重大的意義。為了滿足這個要求，有時雖然某些稀有材料的價格並不昂貴，但如果能以價格較高的非稀有材料代替時，就應當這樣做，以便將稀有材料用到更必需的地方去。

(四) 机械損失小 机器除了在製造時要花錢少以外，設計者還應當考慮在使用時也要花錢少；機械損失小是機器工作經濟性的表徵。因此在合理的情況下（例如並未導致機器或零件的結構過於複雜化），應該尽可能地降低摩擦損失，以提高機器的效率，從而節省動力和燃料，降低運轉成本，這對國民經濟顯然有著重要的意義。

(五) 重量小 減輕機械零件和機器的重量可以得到兩方面的好處：一方面可以節約材料；另一方面，對運動的零件來說，可以減小慣性，降低動力的消耗，減小機器的起動功率。尤其象汽車、飛機之類的機器以及它們的零件，由於減輕了重量，還可以增加有效的運載能力。因此，減輕機械零件和機器的重量在這裡就具有特殊重要的意義。

為了減輕零件或機器的重量，應當尽可能地減小大型鑄件的壁厚，廣泛採用寬翼薄壁及空心構件；採用焊接代替鑄造；採用精確的設計計算方法設計零件；合理利用熱處理及其他強化處理方法，提高材料的機械性能及許用應力；廣泛採用輕質材料（輕合金或塑料）；以及利用低合金鋼製造受力極大的構件等。

(六) 便於運輸 任何零件的尺寸和重量，都應以現有的運輸工具能夠運送為限。這對大型的零件和機器就須要特別注意。

除了以上各項要求外，其他如安全、美觀、避免噪音等，當然也應該作相應的考慮。

設計工作者在考慮以上一系列要求時，不可避免地要遇到一些矛盾。這些矛盾是前述各項要求間所固有的。能夠結合具體情況，因時因地制宜地進行辯証的分析後，分清主次恰如其分地處理各項矛盾，就可以提高設計的質量。例如：強度、剛度的要求與重量小、工藝性好之間就有矛盾。為了提高零件的強度，常要增大剖面尺寸；但當剖面尺寸增加時，零件的重量就必然增大。因而只有進一步掌握機械零件材料的機械性能及符合實際情況的計算方法，才有可能在保證強度的條件下，尽可能地減輕零件的重量。顯然，機械零件的設計科學也正是在不斷克服這些矛盾的過

程中发展起来的。例如：早先对于低碳钢静强度的許用弯曲应力一概采取为 900 公斤/厘米²；后来，由于设计科学的发展，以及材料性能的提高，許用应力就被提高到 1500 公斤/厘米²左右。

对待以上各项要求，也不应采取一成不变的态度。有时为了保证主要或贵重零件在工作时不致破坏，常常利用安全装置（例如采用当载荷增大到规定的临界值时立刻断裂的零件），以保证在必要时切断贵重零件所受的载荷，从而达到上述目的。例如采用安全联轴节就是为了实现这样的意图。此外，如果遇到为了要满足强度的要求，将导致零件过分笨重时，那就宁可将零件故意做得小些，另外准备一些备用零件，以备更换。

此外，还应该综合地考虑以上各项要求，不能孤立地对待它们。例如：为了减小铸造零件的重量，须把一个较大的零件分成数块来铸造，以减小壁厚。但是，这时却要增加机械加工量和增加联接件的用量。在这种情况下，任何孤立片面的看法，都会引起不良的后果。

这些要求的总和，从实质上来看，也正是如何在设计工作中贯彻党的社会主义建设总路线的问题。只有正确地、综合地解决了上述各要求间的矛盾，才能在设计工作中体现出多、快、好、省的要求。因此，我们不仅要把以上这些要求从技术意义上理解，更应当提高到党的社会主义建设总路线的高度上来理解。只有这样，设计工作者才会更自觉地在技术工作中做到政治挂帅，更有效地发挥设计工作人员的主观能动性，从而创造出更新更合理的机器和机械零件来。

§ 1-2. 設計与設計的方法

概括地说，设计就是应用了正确的基本原理和已有的实践经验来创造发展新事物或改善旧事物。机器或机械零件的设计也完全符合这一概念。但由于所设计的零件各有不同，因而在设计方法上也就有所差异。目前最常用的设设计机械零件的方法有以下几种：

(一) 理論設計 理論設計是根据人們已經掌握了的合乎客觀規律的理論及實踐知識所进行的設計。

机械零件的理論設計，使用了理論力学、机械原理、金属学、材料力学、弹性力学等課程的知识。本課程中主要是研究进行設計的方法。

根据設計順序的不同，理論設計的計算過程又分为：

1. 設計計算 在零件尺寸尚未决定之前，根据载荷情况，由計算公式直接求出零件的某些主要几何尺寸，这个計算过程叫做設計計算。例如：在計算受拉伸载荷的直杆剖面面积时，可直接引用材料力学的公式：

$$F \geq \frac{P}{[\sigma]_p}$$

式中 F —— 直杆的剖面面积；

P —— 直杆所承受的拉伸载荷；

$[\sigma]_p$ —— 直杆材料的許用拉伸应力。

由此可以看出，設計計算的必要条件是：载荷情况、材料特性与零件工作情况（为了决定許用应力）以及应力的分布規律（能用材料力学公式表現出来），同时这个規律在实际設計中，一般表现为简单的数学关系。

2. 校核計算 先根据其他方法（例如：选用标准化或規格化的零件，或按經驗、規范、近似計

算等)初步定出零件的尺寸及形状,然后用理論計算的方法核核零件危險剖面的安全系数。这个計算過程叫做核核計算。

核核計算多用于应力分布規律复杂,但又能用材料力学的公式表示出来的零件設計中;也用于应力分布規律虽简单,但其計算数据又須在零件尺寸已知时才能决定的情况下。例如:轉軸的設計、彈簧的設計就是这样进行的。

有經驗的設計工作者,在設計某些零件时,虽然已經具备进行設計計算的条件,但是为了簡化計算手續,也常根据有关資料或粗略估計直接进行結構設計,然后采用核核計算^①。

由于理論設計是在闡明了材料特性及应力分布規律的基础上进行的,因而它是比較科学和先进的方法。它是在大量的感性知識的基础上总结出来的設計規律。所以对于一切重要的零件,都应当尽可能地采用理論設計。

但是理論設計直到今天还有許多不完善的地方;隨着科学的日益发展,理論設計的方法本身将会不断地改进和变化;所以不应当将书本中的理論設計方法看作一成不变或絕對完善的方法。

(二)經驗設計 根据对某类零件已有的設計与使用實踐而总结出来的經驗关系式,或根据設計工作者本人的設計經驗,采用类比的办法所进行的設計叫做經驗設計。

虽然經驗設計沒有詳尽的理論化的科学分析作为根据,但經驗公式的形成,已經具有一定的科学統計性。因此,它具有很大的实用价值。另外,由于它也是由實踐中总结出来的經驗关系,因而它也就比較能够經得起實踐的考驗。通常經驗設計都是用于外形复杂、載荷情况不明而目前尚不能用理論分析的零件設計中。例如:机架的設計、变速箱箱体的設計等。由此可以看出,它正是用在理論薄弱的地方,并且是理論設計的前身。

本书中,在研究理論設計的同时,也将引用有关的經驗設計关系式。

(三)模型實驗設計 对于一些很巨大的、结构复杂而重要的,但以現有理論知識尚不足以詳尽分析的零件和部件,如今已开始广泛地采用所謂模型實驗設計的方法。这就是說,將初步設計的零件或部件做出模型,經過實驗,再根据實驗結果加以修改,这样的過程叫做模型實驗設計。显然,这种設計方法是借助于實驗来弥补理論的不足,同时也消除了經驗設計中不够科学的成分。

这种設計方法費时多,花錢亦多;因此,它只用于大型重要的零件部件等。例如飞机的机身、机翼或巨大水輪机的轉子等的設計。

通过模型實驗設計,能够决定复杂零件中工作应力的分布实况和零件的极限工作能力,故能得到比用經驗設計时更为合理的结构。因此,这个方法也是使經驗設計轉变为理論設計的途径之一。任何一件模型設計工作,实质上亦是一件科学的研究工作,它所涉及的范围极广。深入研究模型實驗設計不是本課程所能做到的,故在此仅就其含义加以介紹,以后不再詳細討論。

最后,有必要强调指出:設計方法是理論与實踐相結合的具体体现;設計工作是創造性的工作;設計工作必須貫串着敢想、敢說、敢做的共产主义风格,同时必須和科学分析紧密結合。任何脱离实际或是忽視理論的設計,都会給工作造成不良的影响,甚至是不可弥补的损失。

^① 必须附带指出,并不是所有的零件在初步定出尺寸及形状后都要进行核核計算;对于某些次要的零件,有时是可以略去的。

§ 1-3. 一般的設計步驟

任何一成不变的設計步驟是不存在的；而且任何零件的設計也不能和具体机器的設計分离开来。但是，一般來說，零件的設計大体要經過以下几个步驟：

- (一)根据零件在机器整体中的地位和作用，选择零件的种类和结构。为此，必須对于各种零件的优缺点和特性，以及使用范围等能有綜合对比及正确选择的能力；
- (二)根据机器的工作要求，計算作用在零件上的載荷；
- (三)根据零件的工作条件及对零件的特殊要求(例如高温、高速等)选择适当的材料；
- (四)决定計算用的許用应力；
- (五)根据强度、剛度或寿命等条件，用理論或經驗設計的方法設計零件的几何尺寸；
- (六)根据工艺性及标准化、規格化等原則进行零件的結構設計，或改进結構型式(必要时，在結構設計以后，还要进行校核計算)；
- (七)画出零件的工作图。

在进行設計时，对于数值的运算，除个别的情况外，都可以用計算尺进行；因为計算的精确度也只要求在計算尺的精确度的范围内。过高地追求計算精确度，在設計中并沒有太大的实用价值。因为計算公式、材料特性等方面誤差要比計算上的誤差大得多。此外，对計算結果进行符合标准化的修正，或是数值的圓整时，往往就把那些精确度很高的計算結果修改了。

例如：在計算一根軸的直徑时，求出的結果可能是 48.8 毫米，亦可以作出更精确的計算而求得为 48.83 毫米。此时，按标准直徑的規范，都應該取为 50 毫米。

结构設計是机械零件設計中的重要內容之一，是本課程理論联系实际的重要方面之一。学习本課程的人都应当对这方面給予足够的重視。在进行结构設計与設計計算的同时，应当繪出草图，结构設計的大部分工作通常是在草图上进行的，孤立地进行設計計算往往会造成更多的返工現象。有关结构設計的知識将在第三章內講述。

繪制零件工作图是集中表現設計者的思想及意图的方法。在零件工作图上應該具有足够的視图、必要的尺寸和尺寸公差、符合工作要求的表面光洁度符号、以及其他用图象不能表示而須用文字說明的技术条件。

§ 1-4. 机械制造业中的标准化与規格化

标准化的一般含义是：在各个国民经济部門中，采用科学分析和科学归纳的方法，將該部門中某一事物的众多种类、型式、过程等统一化为数量有限的、符合于使用要求的标准。

由于机械制造业的特点是制品型式和尺寸的多样性，各种产品的社会需求量也各有不同，因而对产品及組成产品的零件的标准化，就更具有特別的重要性。

零件标准化以后，由于減少了品种，相应地增加了每种产品的数量，这对于設計和制造，都是十分有利的。零件标准化对于国民经济的意义，主要表現在以下几个方面：

- (一)能够組織零件以最先进的方法大量生产。这样就能大大地降低制造零件的劳动量，有效地节约原材料，简化生产设备，降低生产成本。

(二)保証了在專門工廠中集中製造大量零件的可能性。為提高零件的質量、工作性能、使用壽命等創造了有利的條件。

(三)簡化了設計工作，節約了設計工作量，使設計工作者能有更多時間用於設計新的、特殊的、特別重要的結構與產品上。

(四)保証了互換性的要求，簡化了修配工作。

總之，遵守標準化的要求是提高機器的經濟指標的重要措施，是使設計工作達到多、快、好、省的一個重要途徑。因此遵守國家的標準是每個設計人員的天職。但這並不是說完全排斥了使用非標準零件及尺寸的可能性，只要是當採用標準零件和尺寸時，的確不能滿足使用要求，以及有使機器成本增高或性能降低的情況，採用非標準零件與尺寸亦是允許的。不過這種情況是極少的，如果必須如此時，應當經過一定的批准手續，以便消除設計工作者本人在這項工作中可能發生的錯誤。

國家標準、部頒標準都是集中了國家工業的先進技術及經驗而制定的。但標準的制定不僅是一項技術工作，而且也是具有重大政治意義的工作。我國在國民黨反動統治時期，處於半封建半殖民地的地位，談不到工業的發展，因而除了因襲一些殖民國家的某些標準以便修配外，從未有過、而且也不可能有一套符合祖國工業發展需要的正確標準。解放後，在黨的領導下，經過了經濟恢復時期和第一個五年計劃，在蘇聯無私地、兄弟般地援助下，我國建立了自己的工業體系，開展了自己的工業研究工作；並且在零件標準化的研究方面獲得了顯著的成果，以蘇聯的國家標準(GOST)、全蘇標準(OCT)和國際標準為參考，結合我國的生產實際，於1959年5月由中華人民共和國科學技術委員會頒布了一批國家標準(GB)；並且在第一機械工業部機械製造與工藝科學研究院的主持下，正在與各廠礦和有關單位密切配合擬訂着更多的標準^①；同時亦頒布了一批部頒標準(機)和重型機械標準(ZS)。可以預期，在不久的將來，就會有完全符合我國工業建設需要的一套完整的標準問世。

在本書中所涉及到的標準零件有：鉚釘、鍵、銷、螺栓、(螺釘)、皮帶、皮帶輪、鏈、軸承、聯軸器、彈簧、潤滑裝置等；涉及到的標準數據與尺寸有：直徑、長度、轉數、模數等。在進行設計時，應該採用我國的標準；凡我國尚未規定的，則主要以蘇聯標準為依據。

在最近若干年來，隨著標準化的概念的發展，引起了規格化的問題。所謂規格化，就是在某一個具體的業務部門對本企業的產品，在標準化的基礎上，進行一些定型的標準規定。這樣就使得該企業產品的結構達到高度的統一，並且也保証了國家標準或部頒標準的貫徹。例如：在起重運輸機械製造部門中，已對齒輪減速器制定了標準規格；這樣就使得起重運輸機械的設計、製造使用、檢修工作大為方便和經濟。

參考書刊

- [1] ЭНИМС Инструкция по оформлению чертежей, 1952.
- [2] 卡爾塔沃夫：機器合理設計原理，機械工業出版社。

^① 參看“標準化”編輯委員會：標準化(月刊)

第二章 机械零件的工作能力及其計算准则

§ 2-1. 机械零件的强度

机器运转过程中，零件在载荷作用下，如果其强度不够，就会产生过大的残余变形，甚至遭到破坏。

在多数情况下，是不允许出现残余变形的。因为零件形状和尺寸的改变可能会破坏机器各部分之间正常的相互作用关系，改变零件间应有的接合性质等。

在实践中，能看到断裂形式的破坏，但更多的则是机械零件工作表面的损伤，如点蚀、磨损（擦伤）等等。

在机器的规定使用期限内不允许零件提前断裂。同样，如果机器零件的工作表面在这一期限内发生发展性的损伤也是不允许的。

因此，要把机械零件的强度问题与时间因素（即零件的使用期限）联系起来进行研究。这样做的必要性，是在于生产过程及其机械化和自动化需要不断改善，这个任务要求经常的更新机器设备，即用较为完善的机器替换旧的机器以及改装现有的机器。

当然，对于不同结构的机器所要求的寿命也是不同的。例如，飞机发动机的使用期限总共只有几百飞行小时，而金属切削机床的使用期限则有50000小时。

另一方面，由于同一机器上的各个零件的受力状况是不同的，为了保证一定的检修时间间隔，要能够控制磨损过程和其他形式的表面破坏，使零件不要由于这些原因而早期报废。所以对于某些零件预先规定出所要求的寿命是有重要意义的。例如用在金属切削机床和某些其他机器上的滚动轴承的寿命为5000小时。

因此，保证零件有必要和足够的强度的问题，就是要消除产生过大残余变形、早期断裂和表面破坏等的可能性，就是要在这个前提下确定零件的尺寸和形状。这也就是所谓“强度计算的准则”。

（一）判断零件强度的方法

常用的判断零件强度的方法有两种。其一是比较在载荷作用下计算剖面处的公称应力(σ, τ)与许用应力($[\sigma], [\tau]$)；这时强度条件可以写成

$$\sigma \leq [\sigma] \text{ 或 } \tau \leq [\tau]; \quad (2-1)$$

而 $[\sigma] = \frac{\sigma_{n_p e \delta}}{[n]}, \quad [\tau] = \frac{\tau_{n_p e \delta}}{[n]},$

式中， $\sigma_{n_p e \delta}$ 和 $\tau_{n_p e \delta}$ ——分别表示法向应力和切向应力的极限应力，视材料的性质而定（塑性或脆性）， $[n]$ ——许用安全系数。

另一方法是比较计算剖面处的实际安全系数和许用安全系数，这时强度条件可写成

$$n_\sigma \geq [n] \text{ 或 } n_\tau \geq [n],$$

此处 $n_\sigma = \frac{\sigma_{n_p e \delta}}{\sigma}, \quad n_\tau = \frac{\tau_{n_p e \delta}}{\tau}.$

在这两种方法中，后者是比较合理的。但由于研究数据还不够充分，目前后一方法还不能用于所有零件的计算，因而两种方法在机械零件的计算中都有所应用。

近年有一种趋势，即摆脱内应力来判断强度，而转向根据零件的极限状态进行计算。零件达到所谓极限状态时，将不能再继续正常工作。按照这个方法，对于不同零件定出几种极限状态，而对每一种极限状态，都应使零件具备不可能出现这种状态的条件。例如，按照这个方法，对零件不产生破坏的条件可以拟定如下：运转过程中，作用在零件上的可能的最大载荷，应该小于会使零件丧失承载能力的最小载荷。

在建筑结构的设计工作中，应用按极限状态的计算方法很有成效。在机械制造方面也对这种方法很感兴趣，但用来计算机械零件还研究得很少。

在某些个别场合中，用这个计算方法得到的结果和根据应力进行计算所求得的相同。

(二) 整体强度。

1. 应力集中 大家知道，根据公称应力的计算不可能确定所设计零件上危险区的真实应力状态。

机械零件的形状一般都很复杂的。其上有：剖面的过渡部分、沟槽、横孔、压入配合和其他一些应力集中源（统称切口），在这些零件形状急剧变化的地方，将呈现应力的局部增大和应力状态的改变，这种现象就叫做应力集中。它的特点是：（1）最大局部应力能够超出公称应力很多；（2）随着离开应力集中源的距离的增大，由其引起的局部应力很快地衰减下来，即有很高的应力梯度。

在弹性范围内，最大局部应力与公称应力之比叫做理论应力集中系数：

$$\alpha_{\sigma} = \frac{\sigma_{\max}}{\sigma_n}; \quad \alpha_{\tau} = \frac{\tau_{\max}}{\tau_n} \quad (2-2)$$

系数 α 表示在应力集中区域零件形状对应力分布的影响，然而却不能作为因局部应力的存在引起强度降低的尺度。因为强度的实际降低量不仅取决于切口的形状，还与零件材料的性质有关。然而当加载状态不同时材料的性质也有所不同。所以常用有效应力集中系数 (k) 来判断强度的实际降低量。加载状态相同和绝对尺寸相同的光滑试件与有应力集中的试件的极限应力的比值叫做有效应力集中系数。

在静载荷作用下，

$$(k_{\sigma})_c = \frac{\sigma_c}{\sigma_{n,c}} \text{ 和 } (k_{\tau})_c = \frac{\tau_c}{\tau_{n,c}}; \quad (2-3a)$$

式中 σ_c 、 τ_c 和 $\sigma_{n,c}$ 、 $\tau_{n,c}$ — 分别表示平滑试件和有应力集中的试件的强度极限。

在引起循环应力的载荷作用下，

$$k_{\sigma} = \frac{\sigma_r}{\sigma_{r,k}} \text{ 和 } k_{\tau} = \frac{\tau_r}{\tau_{r,k}}; \quad (2-3b)$$

式中 σ_r 、 τ_r 和 $\sigma_{r,k}$ 、 $\tau_{r,k}$ — 分别表示同样尺寸的平滑试件和有应力集中的试件的疲劳极限。

这样确定的有效应力集中系数考虑了材料的塑性能使局部应力展平的效果。材料的塑性越大，则缓和应力集中的效果也越大，而 α 与 k 间的差别也就越大。

为了判断不同材料的这种使局部应力展平的能力，引用了材料对应力集中的敏感系数 (q)。所谓敏感系数就是指应力集中区的应力的实际最大增量与理论计算增量之比：

$$\text{对于法向应力} \quad q_{\sigma} = \frac{k_{\sigma}\sigma_n - \sigma_n}{\alpha_{\sigma}\sigma_n - \sigma_n} = \frac{k_{\sigma} - 1}{\alpha_{\sigma} - 1};$$

$$\text{对于切向应力} \quad q_{\tau} = \frac{k_{\tau} - 1}{\alpha_{\tau} - 1}.$$