

# 材料力学解题指导

房腾祥 编

华南工学院出版社

## 内 容 简 介

本书共十三章，主要包括拉伸与压缩、剪切、扭转、梁的内力、平面图形几何特性、梁的应力、梁的变形、应力状态理论与强度理论、组合变形、能量法、超静定系统、动载荷和压杆稳定。每一章均包括：解题方法提要、典型例题、题解和习题四个部分。

本书可作为高等工业学校土建类、机械类“材料力学”教学参考书，也可供自学人员及工科学生报考研究生时复习参考。

## 材料力学解题指导

房腾祥 编

华南工学院出版社出版

广东省新华书店发行

华南师大印刷厂印刷

开本：78×10921/32 印张：15.3125 字数：343千字

1986年12月第1版 1986年12月第一次印刷

印数：0—60000

统一书号：13410·019

定价：3.60元



## 前 言

材料力学是研究构件在外力作用下的强度、刚度和稳定性的科学。这门学科有大量的强度、刚度和稳定性的解题训练，这种训练又是学习工程设计的重要环节。

材料力学不仅是攻读工程设计课程不可少的阶梯，而且是学习许多工程技术课程的基础。因此，许多理工科专业都把它作为一门重要的技术基础课程；想自学成才的人，也都视它为进一步学好其他学科的必要桥梁。

学习材料力学，不仅要求对材料力学基本概念和规律有正确的理解，而且要求对材料力学理论和计算技巧灵活地运用，这两者又集中在解题上。但是，把具体工程问题抽象为力学模型，并用材料力学方法加以正确解决，许多读者感到有一定的困难，迫切希望有一本带有启发性和实用性的解题指导书。为此，编者依据自编的教学讲义《材料力学英文习题与例题》上、下册，（1983年）及国内外最新教材中的新资料，根据少而精的教学原则编写了这本书。

编者基本上遵循了教育部审定的“材料力学”教学大纲，结合自己多年的教学经验，把立足点放在培养读者分析问题和解决问题的能力上。本书力求体现科学性、实用性和启发性，做到由浅入深、循序渐进、题目新颖、思路清晰、内容全面、便于自学。

本书的编写得到何技宏教授的帮助及主审全书，在此表示衷心感谢。

由于编者水平所限，书中错误和欠妥之处敬希读者和同行专家指正。

编 者  
1986年3月

---

# 目 录

<b>第一章 拉伸与压缩</b> .....	( 1 )
一、解题方法提要.....	( 1 )
二、典型例题 .....	( 2 )
三、题解 .....	( 16 )
四、习题 .....	( 45 )
<b>第二章 剪切</b> .....	( 48 )
一、解题方法提要 .....	( 48 )
二、典型例题 .....	( 48 )
三、题解 .....	( 55 )
四、习题 .....	( 71 )
<b>第三章 扭转</b> .....	( 73 )
一、解题方法提要 .....	( 73 )
二、典型例题 .....	( 76 )
三、题解 .....	( 89 )
四、习题 .....	( 103 )
<b>第四章 剪力与弯矩</b> .....	( 105 )
一、解题方法提要 .....	( 105 )
二、典型例题.....	( 108 )
三、题解 .....	( 119 )
四、习题 .....	( 127 )

<b>第五章 平面图形几何特性</b> .....	( 129 )
一、解题方法提要 .....	( 129 )
二、典型例题 .....	( 130 )
三、题解 .....	( 135 )
四、习题 .....	( 141 )
<b>第六章 梁的应力</b> .....	( 143 )
一、解题方法提要 .....	( 143 )
二、典型例题 .....	( 144 )
三、题解 .....	( 166 )
四、习题 .....	( 175 )
<b>第七章 梁的变形</b> .....	( 178 )
一、解题方法提要 .....	( 178 )
二、典型例题 .....	( 179 )
三、题解 .....	( 192 )
四、习题 .....	( 196 )
<b>第八章 应力状态理论与强度理论</b> .....	( 198 )
一、解题方法提要 .....	( 198 )
二、典型例题 .....	( 201 )
三、题解 .....	( 224 )
四、习题 .....	( 241 )
<b>第九章 组合变形</b> .....	( 244 )
一、解题方法提要 .....	( 244 )
二、典型例题 .....	( 246 )
三、题解 .....	( 267 )
四、习题 .....	( 281 )

<b>第十章 能量法</b> .....	( 284 )
一、解题方法提要 .....	( 284 )
二、典型例题 .....	( 286 )
三、题解 .....	( 316 )
四、习题 .....	( 342 )
<b>第十一章 超静定系统</b> .....	( 345 )
一、解题方法提要 .....	( 345 )
二、典型例题 .....	( 347 )
三、题解 .....	( 383 )
四、习题 .....	( 409 )
<b>第十二章 动载荷</b> .....	( 412 )
一、解题方法提要 .....	( 412 )
二、典型例题 .....	( 413 )
三、题解 .....	( 433 )
四、习题 .....	( 445 )
<b>第十三章 压杆稳定</b> .....	( 448 )
一、解题方法提要 .....	( 448 )
二、典型例题 .....	( 450 )
三、题解 .....	( 466 )
四、习题 .....	( 480 )

# 第一章 拉伸与压缩

## 一、解题方法提要

1. 截面法 截面法是计算内力基本而重要的方法，其要点：

①在欲求内力外，用假想截面将物体截开；

②用内力代替被截开的两部分之间的相互作用，内力以正的方向示出；

③对其中任一部分用静力学平衡方程求出未知的内力（轴力）。

2. 计算杆横截面上的应力应用公式：

$$\sigma = \frac{N}{A}$$

3. 计算杆件的变形时，依据

$$\Delta l = \sum \frac{N_i l_i}{E_i A_i}$$

若轴力 $N$ 或面积 $A$ 连续地变化时，可用积分计算杆件的伸长（或缩短）

$$\Delta l = \int_l \frac{N(x) dx}{EA(x)}$$

4. 依据已知和未知条件不同，可用强度条件分别进行强度校核，计算截面尺寸和确定许可载荷，强度条件为：

$$\sigma = \frac{N}{A} \leq [\sigma]$$

## 5. 拉伸与压缩的超静定问题解题要点一般为:

①分析约束反力, 列出静力学平衡方程——静力学方面。

②解除多余的约束使结构变成静定的。根据变形协调及变形前后各杆件的几何位置, 建立变形的几何关系。

③根据虎克定理。建立力与变形之间的物理关系, 并将其代入变形几何关系中, 即可得补充方程。

④将补充方程与静力学平衡方程联立求解, 即能得到全部未知力。

## 二、典型例题

**例题1** 一横截面积为 $500\text{mm}^2$ 的钢杆, 受力如图示, 试作杆的轴向力图及求杆的总伸长; 钢材 $E = 200\text{GN}/\text{m}^2$ 。

(一) 题意分析 本题是已知杆的长度, 截面积和所受多个轴向力, 要求轴力图及杆的总伸长。

### (二) 解题思路

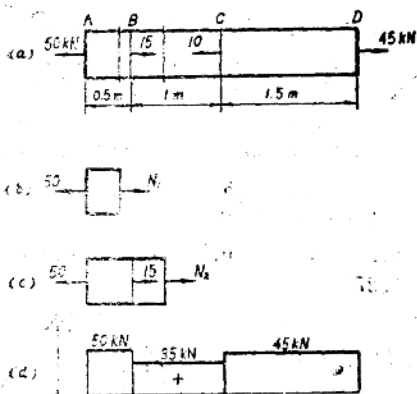
①由于有多个轴向载荷的作用, 必需用截面法求出各段的轴力, 才能正确地画出轴力图。

②依据各段不同轴力的虎克定理 $\Delta l = \sum \frac{N_i l_i}{E_i A_i}$  求杆件的总伸长。

### (三) 解题方法

①作轴力图 由于B、C、截面处有轴向外力 $15\text{kN}$ 和 $10\text{kN}$ 的作用, 使之AB段、BC段、CD段的轴力不相同。因此, 必须求出三段的轴力, 然后画出轴力图。





例 1-1 图

为求  $AB$  段的轴力，以假想的截面 1—1。在  $AB$  之间将杆件截开并分为二部分，保留其左边部分。假设截面上的轴力  $N_1$  为正，即拉力示出，如图 (b) 所示，再由平衡方程求出  $N_1$ 。

$$\sum X = 0, \quad N_1 - 50 = 0, \quad N_1 = 50 \text{ kN}$$

同样可以求得  $BC$  段的轴力，假设  $N_2$  为正的方向图 (c)。根据平衡方程求出  $N_2$ 。

$$\sum X = 0, \quad N_2 + 15 - 50 = 0, \quad N_2 = 35 \text{ kN}$$

对于  $BC$  段的轴力，以假想截面在  $CD$  处截开，以右边部分为分离体同样可求得  $N_3 = 45 \text{ kN}$ 。

注：若解题时求得最后结果  $N$  是负值时，则表明图设  $N$  为拉力与实际轴力方向相反，即轴力应为压力。

## ② 求杆的总伸长

因各段的轴力不同，求杆的伸长时用公式

$$\begin{aligned}\Delta l &= \sum \frac{N_i l_i}{EA} = \frac{N_1 L_1}{EA} + \frac{N_2 L_2}{EA} + \frac{N_3 L_3}{EA} \\ &= \frac{50 \times 10^3 \times 0.5}{200 \times 10^9 \times 500 \times 10^{-6}} + \frac{35 \times 10^3 \times 1}{200 \times 10^9 \times 500 \times 10^{-6}} \\ &\quad + \frac{45 \times 1.5}{200 \times 10^9 \times 500 \times 10^{-6}} \\ &= 0.25 \times 10^{-3} + 0.3 \times 10^{-3} + 0.675 \times 10^{-3} \\ &= 1.275 \text{ mm}\end{aligned}$$

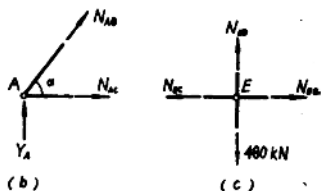
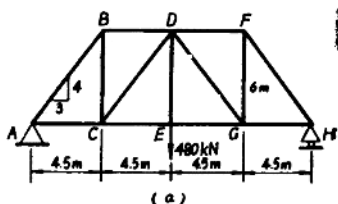
**例题2** 桁架的受力及各部分尺寸如图(a)所示。若承受载荷  $P = 480 \text{ kN}$ ，材料的许用应力  $[\sigma] = 200 \text{ MPa}$  试求  $DE$  和  $AB$  杆的面积及  $DE$  杆的伸长，杆的弹性模量， $E = 200 \text{ GPa}$ 。

(一) 题意分析  
本题是已知桁架承受的载荷及杆的许用应力，要求桁架中的  $DE$  和  $AC$  杆的面积及  $DE$  杆的伸长。

(二) 解题思路

① 桁架中各杆为二力杆，可以用节点法求桁架中杆的内力；以  $A$  节点及  $E$  节点平衡可求得  $DE$  和  $AC$  杆受力。

② 然后依据  $\sigma = \frac{N}{A} \leq [\sigma]$  求杆的截面积。



例 1-2 图

③ 依据  $\Delta l = \frac{Nl}{EA}$  求  $DE$  杆的伸长。

(三) 解题方法 首先求出支座  $A$ 、 $H$  的约束反力  $Y_A$  及  $Y_H$ ，由对称性可知  $Y_A = Y_H = 240\text{kN}$ 。

再用节点法，节点  $A$  受力如图 (b) 所示。

$$\Sigma Y = 0, \quad N_{AB} \sin \alpha + Y_A = 0$$

$$N_{AB} \times \frac{4}{5} + 240 = 0 \quad N_{AB} = -300\text{kN} \text{ (压力)}$$

$$\Sigma X = 0$$

$$N_{AB} \cdot \cos \alpha + N_{AC} = 0$$

$$N_{AC} = -N_{AB} \cos \alpha = -(-300) \cdot \frac{3}{5} = 180\text{kN}$$

同样，节点  $E$  受力图如图 (c) 所示。

$$\Sigma Y = 0 \quad N_{ED} = 480\text{kN}$$

$DE$  和  $AC$  杆所需的面积为：

$$A_{DE} = \frac{N_{DE}}{[\sigma]} = \frac{480 \times 10^3}{200 \times 10^6} = 2400 \times 10^{-6} \text{m}^2 = 2400 \text{mm}^2$$

$$A_{AC} = \frac{N_{AC}}{[\sigma]} = \frac{180 \times 10^3}{200 \times 10^6} = 9 \times 10^{-3} \text{m}^2 = 900 \text{mm}^2$$

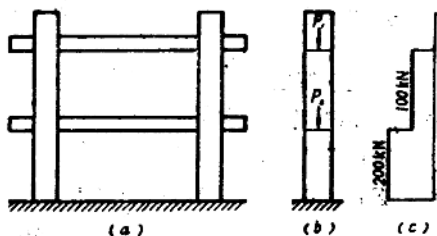
$DE$  杆的伸长为：

$$\Delta l_{DE} = \frac{N_{DE} l_{DE}}{EA_{DE}} = \frac{480 \times 10^3 \times 6}{200 \times 10^9 \times 2400 \times 10^{-6}}$$
$$= 6 \times 10^{-3} \text{m} = 6 \text{mm}$$

**例题3** 柱支撑着梁如图所示。柱两侧的横梁各将其所承受的荷载的一半传递到主柱上，柱受力简图如图 (b) 所示。若已知柱的横截面尺寸为  $20 \times 20$  (cm)，传递到柱上的荷载  $P_1 = P_2 = 100\text{kN}$ ，求柱内最大应力。

(一) 题意分析 本题已知二层横梁传到柱上的载荷, 要求柱内最大应力。

(二) 解题思路



例 1-3 图

① 因为柱上有二个以上的轴向力, 因此必须画出轴力图, 确定哪一段的轴力较大。

② 最大应力发生在轴力最大的截面, 可依

$$\sigma_{\max} = \frac{N_{\max}}{A} \text{ 求得。}$$

(三) 解题方法 首先用截面法计算柱上、下两段内的轴力, 并画出轴力图, 如图 (c) 所示。

由轴力图知,  $N_{\max} = 200\text{kN}$

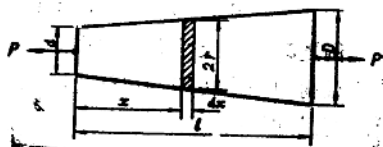
则柱内最大应力发生在柱的下段。

$$\sigma_{\max} = \frac{N_{\max}}{A} = \frac{200 \times 10^3}{20 \times 20 \times 10^{-4}} = 5 \text{ MPa (压应力)}$$

**例题 4** 图示一圆锥形杆, 其大小两端直径为  $D$  与  $d$ , 杆长为  $l$ 。求杆受  $P$  力作用产生的伸长。

(一) 题意分析 本题已知锥形杆受拉力作用, 求杆的伸长。

(二) 解题思路



例 1-4 图

①因为锥形杆每一横截面的直径是变化的，因此必须以微段杆 $dx$ 来求伸长 $d(\Delta l)$ 。

②整根杆的伸长用积分求得，即 $\Delta l = \int_0^l d(\Delta l)$ 。

(三) 解题方法 首先求出微段长 $dx$ 的伸长。由相似三角形关系知

$$r = \frac{d}{2} + \frac{x}{l} \left( \frac{D-d}{2} \right)$$

$$d(\Delta l) = \frac{Pdx}{\pi \left[ \frac{d}{2} + \frac{x}{l} \left( \frac{D-d}{2} \right) \right]^2 E}$$

整杆的伸长，等于杆上所有 $dx$ 段伸长的总和。

$$\begin{aligned} \Delta l &= \int_0^l d(\Delta l) = \int_0^l \frac{4Pdx}{\pi \left[ d + \frac{x}{l} (D-d) \right]^2 E} \\ &= \frac{4Pl}{\pi DdE} \end{aligned}$$

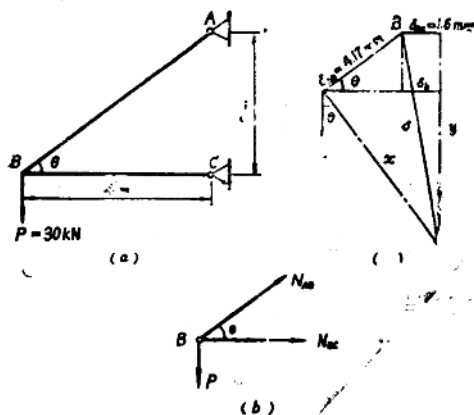
**例题5** 如图示，二钢杆 $AB$ 和 $BC$ ，承受载荷 $P=30\text{kN}$ ， $AB$ 杆的截面积为 $300\text{mm}^2$ ， $BC$ 杆为 $500\text{mm}^2$ ，材料 $E=200\text{GPa}$ ，求 $B$ 点的水平和竖向位移。

(一) 题意分析 本题已知结构尺寸及受载荷 $P$ 的作用，要求 $B$ 点的水平位移和竖向位移。

(二) 解题思路

由于要求 $B$ 点的水平位移及竖向位移，因此必须求得 $AB$ 和 $BC$ 杆的伸长(或缩短)，然后依据变形后 $B$ 点的位置，由几何关系求得 $B$ 点的水平和竖向位移。

(三) 解题方法



例 1-5 图

①求  $AB$ 、 $BC$  杆受力

由静力学平衡方程，节点  $B$  平衡可求得， $N_{AB} = 50\text{kN}$  (拉力)， $N_{BC} = -40\text{kN}$  (压力)

②求  $AB$ 、 $BC$  杆的伸长或缩短

要求  $B$  点的位置，首先要求出各杆的轴向位移。

$$\delta_{AB} = \frac{N_{AB} l_{CB}}{E A_{AB}} = \frac{50 \times 10^3 \times 5000}{200 \times 10^9 \times 300 \times 10^{-6}} = 4.17\text{mm}$$

$$\delta_{BC} = \frac{-40 \times 10^3 \times 4000}{200 \times 10^9 \times 500 \times 10^{-6}} = -1.6\text{mm} \text{ (缩短)}$$

$B$  点的水平位移即为  $\delta_{BC}$

$$\delta_B = \delta_{BC} = 1.6\text{mm}$$

现求  $B$  点竖位置：由图 (c) 几何关系知，

$$\delta_h = x \sin \theta - \delta_{AB} \cos \theta$$

$$1.60 = x \left( \frac{3}{5} \right) - 4.17 \left( \frac{4}{5} \right), \quad x = 8.23 \text{ mm}$$

故垂直位移  $\delta_v$  为,

$$\delta_v = \delta_{AB} \cos \theta + x \cos \theta$$

$$= 4.17 \times \frac{3}{5} + 8.23 \times \frac{4}{5} = 9.09 \text{ mm (向下)}$$

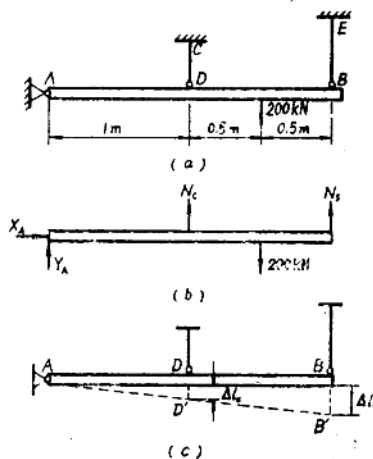
例题6 水平刚性杆  $AB$ , 承受载荷  $200 \text{ kN}$ , 如图 (a) 所示。 $AB$  杆由  $EB$  钢杆和  $CD$  铜杆所支承, 面积分别为  $500 \text{ mm}^2$  和  $250 \text{ mm}^2$ , 求  $EB$  及  $CD$  杆中的应力。钢材料  $E = 200 \text{ GPa}$ , 铜材料  $E = 120 \text{ GPa}$ 。略去  $AB$  杆之质量。

(一) 题意分析

本题为已知刚性杆受到载荷作用和支承情况, 要求结构中  $BE$  和  $CD$  杆中的应力。

(二) 解题思路

① 因为要求  $BE$  和  $CD$  杆中的应力, 因此必须求出  $BE$  和  $CD$  杆的受力。为此须以  $AB$  刚性杆为分离体平衡, 列出静力学平衡方程。当平衡方程列出后, 可知未知力的数目多于方程的数目, 是超静定问题, 必须考虑结构的变形。



例 1-6 图

②以刚杆 $AB$ 变形前后的位置, 求出 $BE$ 和 $CD$ 杆变形的几何关系。

③以物理关系 $\Delta l = \frac{NI}{EA}$ 代入几何关系中, 可得补充方

程再与静力学平衡方程联立求解, 即可求得 $BE$ 和 $CD$ 杆的受力, 然后再求各杆中应力。

### (三) 解题方法

①首先由静力学平衡方程

以 $AB$ 杆的平衡可得

$$\sum X = 0 \quad X_A = 0 \quad (1)$$

$$\sum m_A(P) = 0 \quad 1000N_C + 2000N_S - 200 \times 10^3 \times 1500 = 0 \quad (2)$$

$$\sum Y = 0 \quad Y_A + N_C + N_S - 200 \times 10^3 = 0 \quad (3)$$

未知力有 $X_A$ 、 $Y_A$ 、 $N_C$ 、 $N_S$ 四个, 只有三个静力学平衡方程, 是一次超静定。需考虑几何及物理方面建立补充方程才能求得未知力。

②变形几何关系

$AB$ 杆受 $200\text{kN}$ 力作用后绕铰结点,  $A$ 刚性转动到 $AB'$ 位置, 由图(c)知:  $\Delta l_s = 2 \Delta l_c$ 。 (4)

③物理关系代入几何关系中, 即得补充方程:

$$\frac{N_S \times 2000}{250 \times 200 \times 10^9 \times 10^{-6}} = \frac{2 N_C \times 1000}{500 \times 120 \times 10^9 \times 10^{-6}}$$

$$\text{得 } N_S = 0.833 N_C \quad (5)$$

④联立解补充方程与静力学平衡方程可求得未知力。将

⑤化入②得:  $N_C = 112.5\text{kN}$ ,  $N_S = 94\text{kN}$

⑤求 $CD$ 和 $EB$ 杆中应力

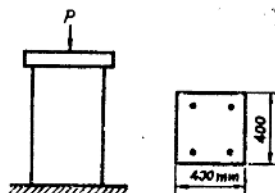


$$\sigma_c = \frac{N_c}{A_c} = \frac{112.5 \times 10^3}{500} = 225 \text{ MPa}$$

$$\sigma_s = \frac{N_s}{A_s} = \frac{9.1 \times 10^3}{250} = 376 \text{ MPa}$$

**例题 7** 正方形截面的钢筋混凝土主柱上，放置一块刚性板，在板上施加轴向压力  $P = 300 \text{ kN}$ 。若钢筋与混凝土的截面积之比  $A_s/A_c = 1/40$ 。两者弹性模量之比为  $E_s/E_c = 10$ ，求钢筋和混凝土各受多大的力。

(一) 题意分析 已知钢筋混凝土立柱，两种材料一起承受轴向压力；已知两种材料的面积比，弹性模量之比值，求此两种材料中的受力。



例 1 - 7 图

### (二) 解题思路

题意钢筋分布是对称的，所以钢筋和混凝土受到刚性板的压缩下，变形应相等。由此可得变形的协调关系。

### (三) 解题方法

#### ① 静力学平衡方程

$$\text{由压板的平衡得：} N_s + N_c = P \quad \text{①}$$

#### ② 变形几何关系

因为结构是轴对称，所以钢筋和混凝土受刚性板的压缩下变形应相等，即， $\Delta l_s = \Delta l_c$

#### ③ 物理关系

以虎克定律代入得变形补充方程