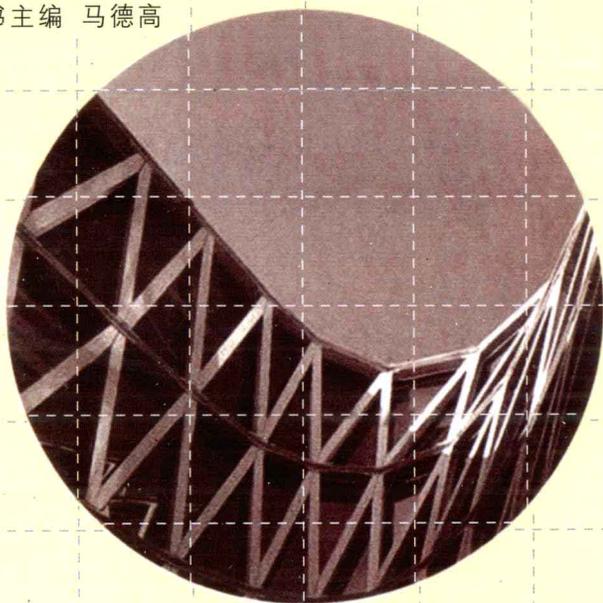


高等院校教材同步辅导及考研复习用书

spark® 星火·燎原

丛书主编 马德高

Mechanics of Materials



材料力学 辅导及习题精解

(刘鸿文·第5版) (I、II合订)

本册主编 侯倩倩 高红

联系考研, 渗透精讲历年考研真题

知识内容
小结

+

典型例题
分析

+

教材习题
答案

延边大学出版社

大学理工图书畅销精品

※ 同步辅导系列

高等数学辅导 (同济六版)

线性代数辅导及习题精解 (同济四版、同济五版)

概率论与数理统计辅导及习题精解 (浙大三版、浙大四版)

结构力学辅导及习题精解 (龙驭球第二版)

材料力学辅导及习题精解 (刘鸿文第5版)

理论力学辅导及习题精解 (哈工大第七版)

电路辅导及习题精解 (邱关源第5版)

电工电子技术辅导及习题精解 (秦曾煌第七版) (上、下册)

模拟电子技术基础辅导及习题精解 (清华第四版)

数字电子技术基础辅导及习题精解 (清华第五版)

通信原理辅导及习题精解 (樊昌信第6版)

物理学辅导及习题精解 (马文蔚第五版)

※ 同步测试卷系列

高等数学同步测试卷 (同济六版) (上、下册)

线性代数同步测试卷 (同济五版)

概率论与数理统计同步测试卷 (浙大四版)

※ 考研数学系列

考研数学历年真题点评 (数学一、数学二、数学三)

考研数学全真试题与命题预测 (数学一、数学二、数学三)

责任编辑/何方

封面设计/星火视觉设计中心

更多精彩,敬请关注“星火英语官方微博”!



星火英语网
读者服务热线

www.sparke.cn
400-623-1860

ISBN 978-7-5634-1786-5



9 787563 417865

定价: 21.80元

MCL111

丛书主编 马德高

材料力学 辅导及习题精解

(刘鸿文·第5版) (I、II合订)

本册主编 侯倩倩 高 红
副主编 周海涛 周 星

延 边

图书在版编目(CIP)数据

材料力学辅导及习题精解：刘鸿文第5版 / 马德高
主编. — 延吉：延边大学出版社，2011.7

ISBN 978-7-5634-1786-5

I. ①材… II. ①马… III. ①材料力学—高等学校—
教学参考资料 IV. ①TB301

中国版本图书馆 CIP 数据核字(2011)第 136204 号

材料力学辅导及习题精解

主编：马德高

责任编辑：何 方

出版发行：延边大学出版社

社址：吉林省延吉市公园路 977 号

邮编：133002

网址：<http://www.ydcbs.com>

E-mail：ydcbs@ydcbs.com

电话：0433-2732435

传真：0433-2732434

印刷：山东滨州明天印务有限公司

开本：880×1230 1/32

印张：19 字数：430 千字

版次：2011 年 7 月第 1 版第 1 次印刷

ISBN 978-7-5634-1786-5

定价：21.80 元

前 言

《材料力学》是土木专业最重要的一门基础课之一,也是报考专业硕士研究生专业考试科目。刘鸿文主编的《材料力学》是一套深受读者欢迎并多次获奖的优秀教材,被全国许多院校采用,也是许多学校硕士研究生入学考试的指定教材。刘鸿文主编的《材料力学》(第五版)保持了其一贯的体系完整、结构严谨、层次清晰、深入浅出的特点,并根据近代学科发展的潮流,做了相应的调整,进一步强调提高学生的综合素质并激发学生的创新能力。为帮助、指导广大读者学好这门课程,我们编写了这本与刘鸿文主编的《材料力学》(第五版)完全配套的《材料力学辅导及习题精解》,以帮助加深对基本概念的理解,加强对基本解题方法与技巧的掌握,进而提高学习能力和应试水平。

本书共分十八章。章节的划分与教材一致。每章包括五大部分内容:

一、知识结构及内容小结:先用网络结构图的形式揭示出本章知识点之间的有机联系,以便于学生从总体上系统地掌握本章知识体系和核心内容;然后简要对每节涉及的基本概念和基本公式进行了系统的梳理,并指出理解与应用基本概念、公式时需注意的问题以及各类考试中经常考查的重要知识点。

二、经典例题解析:精选部分反映各章基本知识点和基本方法的典型例题——其中部分例题选自名校考研真题,给出了详细解答,以提高读者的综合解题能力。

三、历年考研真题评析:精选全国众多知名高校的研究生入学考试真题,做了精心深入的解答。

四、教材习题全解:对教材里该章节全部习题作详细解答,与市面上习题答案不全的某些参考书有很大的不同。在解题过程中,对部分有代表性的习题,设置了“思路探索”以引导读者尽快找到解决问题的思路和方法;

安排有“方法点击”来帮助读者归纳解决问题的关键、技巧与规律。有的习题还给出了一题多解,以培养读者的分析能力和发散思维能力。

全书内容编写系统、新颖、清晰、独到,充分体现了如下三大特色:

一、知识梳理清晰、简洁:直观、形象的图表总结,精炼、准确的考点提炼,权威、独到的方法归纳,将教材内容抽丝剥茧、层层展开,呈现给读者简明扼要、层次分明的知识结构,便于读者快速复习、高效掌握,形成稳固、扎实的知识网,为提高解题能力和思维水平夯实基础。

二、能力提升迅速、持续:所有重点、难点、考点,统统归纳为一个个在考试中可能出现的基本题型,然后针对每一个基本题型,举出丰富的精选例题、考研例题,举一反三、深入讲解,真正将知识掌握和解题能力提升高效结合、一举完成。

三、联系考研密切、实用:本书既是一本教材同步辅导,也是一本考研复习用书,书中处处联系考研:例题中有考研试题,更不用说讲解中处处渗透考研经常考到的考点、重点等,为的就是让同学们同步完成考研备考,达到考研要求的水平。

本书注意博采众家之长,参考了多本同类书籍,吸取了不少养分。在此向这些书籍的编著者表示感谢。由于我们水平有限,书中疏漏与不妥之处,在所难免,敬请广大读者提出宝贵意见,以便再版时更正、改进。

编者

目 录

第 1 章 绪论	(1)
本章知识结构及内容小结	(1)
经典例题解析	(4)
历年考研真题评析	(5)
本章教材习题全解	(6)
第 2 章 拉伸、压缩与剪切	(10)
本章知识结构及内容小结	(10)
经典例题解析	(19)
历年考研真题评析	(27)
本章教材习题全解	(29)
第 3 章 扭转	(81)
本章知识结构及内容小结	(81)
经典例题解析	(87)
历年考研真题评析	(93)
本章教材习题全解	(95)
第 4 章 弯曲内力	(117)
本章知识结构及内容小结	(117)
经典例题解析	(120)
历年考研真题评析	(125)
本章教材习题全解	(127)
第 5 章 弯曲应力	(162)
本章知识结构及内容小结	(162)
经典例题解析	(165)
历年考研真题评析	(169)
本章教材习题全解	(174)
第 6 章 弯曲变形	(201)
本章知识结构及内容小结	(201)
经典例题解析	(203)

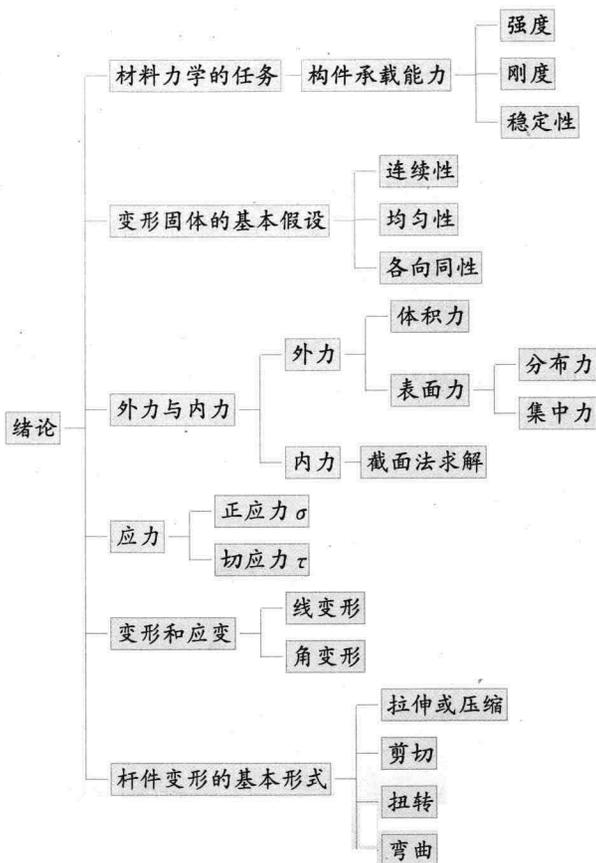
历年考研真题评析	(208)
本章教材习题全解	(212)
第7章 应力应变分析、强度理论	(252)
本章知识结构及内容小结	(252)
经典例题解析	(258)
历年考研真题评析	(266)
本章教材习题全解	(269)
第8章 组合变形	(306)
本章知识结构及内容小结	(306)
经典例题解析	(309)
历年考研真题评析	(313)
本章教材习题全解	(316)
第9章 压杆稳定	(341)
本章知识结构及内容小结	(341)
经典例题解析	(344)
历年考研真题评析	(349)
本章教材习题全解	(353)
第10章 动载荷	(368)
本章知识结构及内容小结	(368)
经典例题解析	(370)
历年考研真题评析	(374)
本章教材习题全解	(377)
第11章 交变应力	(391)
本章知识结构及内容小结	(391)
经典例题解析	(394)
历年考研真题评析	(395)
本章教材习题全解	(396)
第12章 弯曲的几个补充问题	(414)
本章知识结构及内容小结	(414)
经典例题解析	(416)
历年考研真题评析	(418)
本章教材习题全解	(420)

第 13 章 能量方法	(430)
本章知识结构及内容小结	(430)
经典例题解析	(433)
历年考研真题评析	(436)
本章教材习题全解	(439)
第 14 章 超静定结构	(464)
本章知识结构及内容小结	(464)
经典例题解析	(466)
历年考研真题评析	(471)
本章教材习题全解	(475)
第 15 章 平面曲杆	(503)
本章知识结构及内容小结	(503)
经典例题解析	(507)
本章教材习题全解	(508)
第 16 章 厚壁圆筒和旋转圆盘	(521)
本章知识结构及内容小结	(521)
经典例题解析	(523)
本章教材习题全解	(525)
第 17 章 矩阵位移法	(529)
本章知识结构及内容小结	(529)
经典例题解析	(535)
本章教材习题全解	(539)
第 18 章 杆件的塑性变形	(578)
本章知识结构及内容小结	(578)
经典例题解析	(585)
本章教材习题全解	(588)

第 1 章 绪 论

本章知识结构及内容小结

【本章知识结构】



【本章内容小结】

1. 材料力学的任务

材料力学的任务就是在满足强度、刚度和稳定性的要求下,为设计既经济又安全的构件,提供必要的理论基础和计算方法。

衡量构件承载能力的三个方面是强度、刚度、稳定性,材料力学就是研究构件承载能力的一门科学。

强度:在载荷作用下,构件抵抗破坏的能力。

刚度:在载荷作用下,构件抵抗变形的能力。

稳定性:在载荷作用下,构件保持原有平衡状态的能力。

2. 变形固体的基本假设

在外力作用下,一切固体都将发生变形,故称为变形固体。在材料力学中,所研究的构件都是变形固体。一般无特别说明,均假设变形固体具有连续性、均匀性和各向同性。主要研究线弹性范围的小变形。

3. 外力与内力

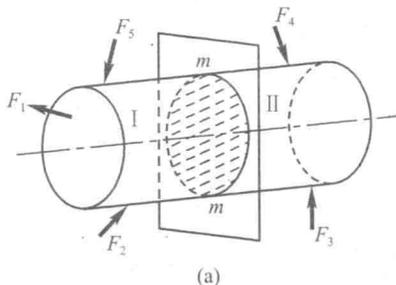
外力是指施加在结构上的外部载荷及支座反力。按其作用方式可分为体积力和表面力。体积力是指连续分布于物体内部各点的力。如重力和惯性力。表面力是指直接作用于构件表面的力,又可分为分布力和集中力。分布力是指连续分布于物体表面上的力,若外力作用面积远小于物体表面的尺寸,可作为作用于一点的集中力。按外力与时间的关系分为静载荷和动载荷。载荷缓慢地由零增加到某一定值后,就保持不变或变动很不显著,称为静载。载荷随时间而变化称为动载,主要有交变载荷和冲击载荷。

在外力作用下,物体内部各部分之间因外力而引起的附加相互作用力称为内力。内力成对的出现,大小相等,方向相反,分别作用在构件的两部分上,随着外力的增加而增加。

4. 截面法

截面法是研究构件内力的基本方法。其主要步骤:

(1) 假想沿 $m-m$ 横截面将杆切开,留下左半段或右半段



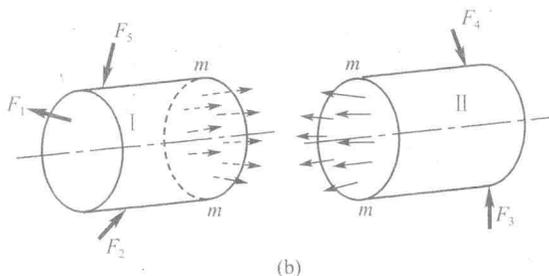


图 1-1

(2) 将弃去部分对留下部分的作用内力代替

(3) 对留下部分写平衡方程, 确定未知的内力。

在空间问题中, 内力有六个分量, 合力的作用点是截面形心, 平衡是力的平衡。

5. 应力

在外力作用下, 根据连续性假定, 构件上任一截面的内力是连续分布的。截面上任一点内力的密集程度(内力集度), 称为该点的应力。应力是矢量, 通常分解为 σ 正应力, τ 切应力。应力的国际单位为 Pa(帕斯卡), $1 \text{ Pa} = 1 \text{ N/m}^2$, $1 \text{ kPa} = 10^3 \text{ N/m}^2$, $1 \text{ MPa} = 10^6 \text{ N/m}^2$, $1 \text{ GPa} = 10^9 \text{ N/m}^2$ 。

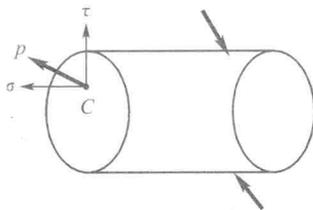


图 1-2

6. 变形和应变

变形是指物体内任意两点的相对位置发生变化。两种基本变形: 线变形是线段长度的变化; 角变形是线段间夹角的变化。

7. 杆件变形的基本形式

材料力学主要研究长度远大于横截面尺寸的构件, 称为杆件。在外力作用下, 杆件变形的形式有拉伸或压缩、剪切、扭转及弯曲四种形式。

(1) 拉伸或压缩。外力合力的作用线与杆件轴线重合, 变形表现为杆件长度的伸长或缩短。

(2) 剪切。构件受间距非常近的一对横向作用, 变形表现为两力之间的截面发生相互错动。

(3) 扭转。外力偶作用于端面, 变形表现为横截面绕轴线转动。

(4) 弯曲。外力为垂直于杆件轴线的横向力或横向力偶, 变形表现为轴线由直线变为曲线。

杆件其他复杂的变形都可以看成是以上四种基本变形的组合。

经典例题解析

例 1 一等截面直杆,如图 1-3 所示,关于其轴线在变形后的位置(图中虚线所示)有 4 种答案。根据构件受力和变形的特点,试分析哪一种合理的?

解:根据构件受力和变形的特点,图 1-4(c) 图是合理的。

受力分析如图 1-5 所示,点 A 处约束反力为向下的 F_P ,点 B 处约束反力为向上的力 $2F_P$,在这两个力及点 C 处的外加荷载 F_P 的作用下,杆件将发生上凸下凹的变形,而又因为是弹性的,当然是错误的;答案(D)中 AB 段的变形与受力不一致,也是错误的。答案(C)中梁的变形与受力状况一致,而且是一条光滑连续的曲线,符合变形协调一致的要求,所以这一答案是正确的。

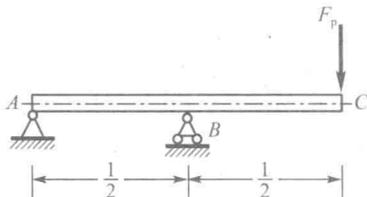


图 1-3

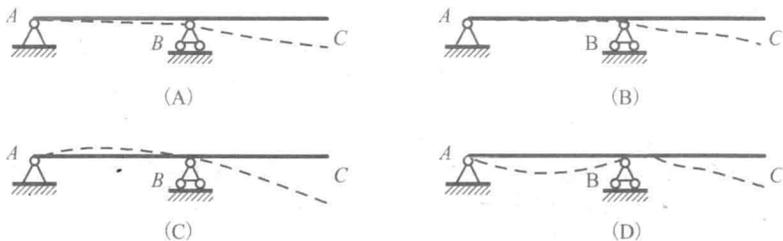


图 1-4

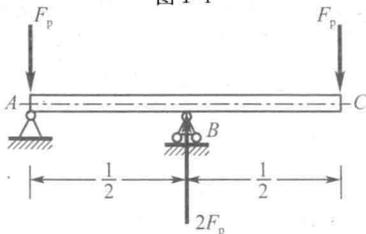


图 1-5

例 2 如图 1-6 所示,在杆体的斜截面上 $m-m$ 上,任一点 A 处的应力 $P = 150 \text{ MPa}$,其方位角 $\theta = 20^\circ$,试求该点处的正应力 σ 和切应力 τ 。

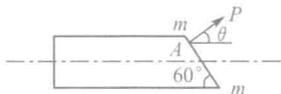


图 1-6

【思路探索】 清晰理解正应力 σ 与切应力 τ 的定义, σ 是应力 P 沿截面法线方向上的分量, τ 是 P 沿截面切线方向上的分量。

$$\text{解: } \sigma = P \cos 10^\circ = 150 \text{ MPa} \times \cos 10^\circ = 147.7 \text{ MPa}$$

$$\tau = P \sin 10^\circ = 150 \text{ MPa} \times \sin 10^\circ = 26.0 \text{ MPa}$$

例 3 试求图 1-8 所示结构 $m-m$ 和 $n-n$ 两截面上的内力, 并指出 AO 和 OB 两杆的变形属于何种变形。

【思路探索】 进行受力分析, 求出各杆内力。弄清杆件产生变形是由何种力产生的。

解: OB 杆为二力杆, 将 OB 从 $n-n$ 截面截开, 如右图 1-9

$$\text{由平衡方程: } \sum M_A = 0, \text{ 得 } 3F_N + 2 \times 5 = 0, \text{ 则 } F_N = -3.3 \text{ kN}$$

OB 杆受压力 F_N 作用, 属压缩变形。

从 $m-m$ 截面截开, 如右图 1-10

$$\text{由平衡方程: } \sum F_y = 0, F_N + 5 - F_S = 0,$$

$$\sum M_m = 0, 2F_N + 1 \times 5 + M = 0,$$

$$\text{则 } F_S = 1.7 \text{ kN}, M = 1.6 \text{ kN} \cdot \text{m},$$

QA 杆受弯矩 M 作用, 属弯曲变形。

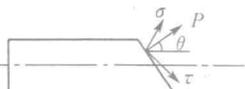


图 1-7

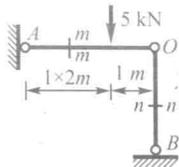


图 1-8

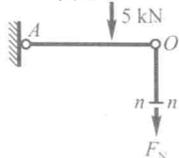


图 1-9

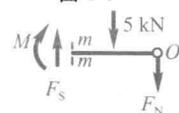


图 1-10

历年考研真题评析

1. 薄圆环的平均直径为 D , 变形后的平均直径增加了 ΔD , 如图 1-11, 试证明该圆环沿圆周方向的平均线应变 $\epsilon = \frac{\Delta D}{D}$ 。(大连理工大学, 2005 年)

【思路探索】 应弄清线应变的概念。

证明: 圆环沿圆周方向的平均线应变用其周长的平均线应变表示

$$\epsilon = \frac{\pi(D + \Delta D) - \pi D}{\pi D} = \frac{\Delta D}{D}$$

2. 利用截面法, 求图 1-12 所示简支梁 1-1 截面的内力。(同济大学, 2007)

【思路探索】 取部分杆件为研究对象, 利用平衡方程求解。

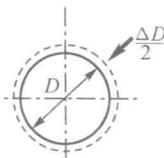


图 1-11

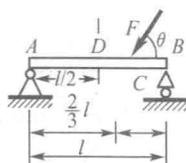


图 1-12

解: (1) 取整体为研究对象, 求支座 A 的反力

$$\sum F_x = 0, F_{Ax} - F \cos \theta = 0$$

$$\text{则 } F_{Ax} = F \cos \theta$$

$$\sum M_B = 0, F_{Ay} l - F \sin \theta \cdot \frac{l}{3} = 0$$

$$\text{则 } F_{Ay} = \frac{F \sin \theta}{3}$$

(2) 沿截面 1-1 截开, 取左半部分为研究对象

$$\text{由平衡方程 } \sum F_x = 0, F_{Ax} + F_N = 0$$

$$F_N = -F \cos \theta (\text{负号表示与假设方向相反})$$

$$\sum F_y = 0 \quad F_S - F_{Ay} = 0 \quad F_S = \frac{F \sin \theta}{3}$$

$$\sum M_D = 0 \quad M - F_{Ay} \cdot \frac{l}{2} = 0 \quad M = F_{Ay} \cdot \frac{l}{2} = \frac{Fl \sin \theta}{6}$$

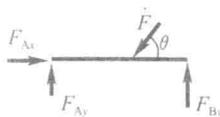


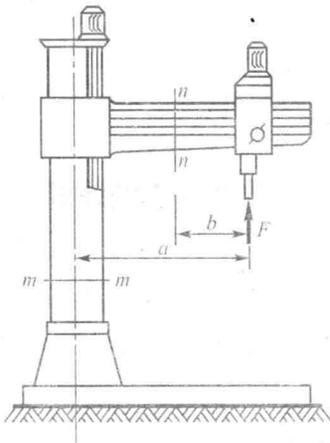
图 1-13



图 1-14

本章教材习题全解

1.1 对图 1-1 所示的钻床, 试求 $n-n$ 截面上的内力。



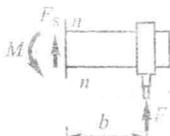
题 1.1 图

【思路探索】 用截面法求解内力时, 选取研究对象时, 应保证所选部分所受外力尽可能多的为已知量。

解: 沿截面 $n-n$ 将钻床分为两部分, 进行研究。

$$\text{由平衡方程 } \sum F_y = 0, F + F_S = 0,$$

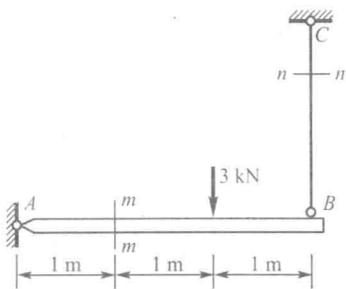
$$\sum M_{n-n} = 0, Fb + M = 0,$$



题解 1.1 图

则 $F_S = -F, M = -Fb$, 负号表示方向与假定方向相反。

1.2 试求图示结构 $m-m$ 和 $n-n$ 两截面上的内力, 并指出 AB 和 BC 两杆的变形属于哪一类基本变形。



题 1.2 图

【思路探索】 整个结构有两个杆件构成, 两杆件单独研究更简便。

解: 取 AB 为研究对象, 由平衡方程 $\sum M_A = 0$

$$3F_B - 3 \times 2 = 0, F_B = 2 \text{ kN},$$

取如题解 1.2 图(b) 所示截面 $m-m$ 右半部分为研究对象

由平衡方程

$$\sum F_y = 0 \quad F_S + F_B - 3 = 0 \quad F_S = 1 \text{ kN}$$

$$\sum M_0 = 0 \quad 2F_B - 3 \times 1 - M = 0 \quad M = 1 \text{ kN} \cdot \text{m}$$

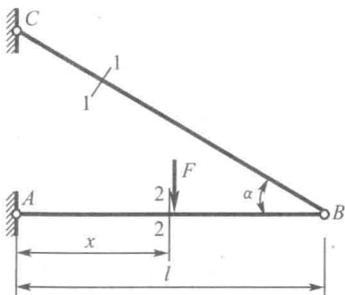
取截面 $n-n$ 下半部分为研究对象

$$\text{由平衡条件 } \sum F_y = 0, F_N - F_B = 0 \quad F_N = 2 \text{ kN}$$

取整体为研究对象时, 由平衡条件 $\sum F_x = 0$, 则 $F_{Ax} = 0$

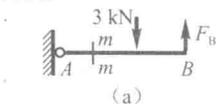
则杆件 AB 属于弯曲变形, 杆 BC 属于轴向拉伸变形。

1.3 在图示简易吊车的横梁上, F 力可以左右移动。试求截面 1-1 和 2-2 上的内力及其最大值。

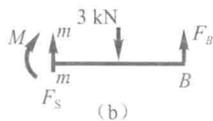


题 1.3 图

【思路探索】 用截面法求内力, 函数表达式求极值。



(a)



(b)



(c)

题解 1.2 图

解:取 AB 杆为研究对象,由平衡方程 $\sum M_A = 0$

$$F_B \cdot l \sin \alpha - Fx = 0 \quad \text{则 } F_B = \frac{Fx}{l \sin \alpha}$$

对于 1-1 截面,取如题解 1.3 图(a) 所示为研究对象,由力的平衡可知

$$F_{N_1} = F_B = \frac{Fx}{l \sin \alpha}$$

F_N 为 x 的线性函数

$$\text{当 } x = l \text{ 时, } F_{N_{\max}} = F / \sin \alpha$$

如题解 1.3 图(b) 所示,对于 2-2 截面,取 AB 杆 2-2 截面右半部分为研究对象

如题解 1.3 图(b) 所示,由平衡条件

$$\sum F_x = 0 \quad F_{N_2} - F_B \cos \alpha = 0$$

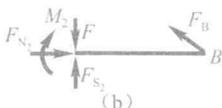
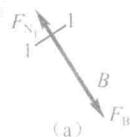
$$\sum F_y = 0 \quad F_{S_2} + F_B \sin \alpha - F = 0$$

$$\sum M_0 = 0 \quad M_2 - F_B \sin \alpha (l - x) = 0$$

$$F_{N_2} = \frac{Fx}{l \tan \alpha}, \text{ 取当 } x = l \text{ 时, } F_{N_{2\max}} = \frac{F}{\tan \alpha}$$

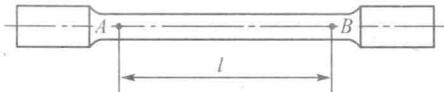
$$F_{S_2} = F - \frac{Fx}{l} = \left(1 - \frac{x}{l}\right)F, \text{ 当 } x = 0 \text{ 时, } F_{S_{2\max}} = F$$

$$M_2 = \frac{Fx(l-x)}{l}, \text{ 当 } x = \frac{l}{2} \text{ 时, 取 } M_{2\max} = \frac{Fl}{4}$$



题解 1.3 图

1.4 拉伸试样上 A, B 两点间的距离 l 称为标距。受拉力作用后,用变形量量出两点间距离的增量为 $\Delta l = 4.5 \times 10^{-2} \text{ mm}$ 。若 l 的原长为 $l = 100 \text{ mm}$, 试求 A 与 B 两点间的平均应变 ϵ_m 。



题 1.4 图

【思路探索】 弄清平均应变的概念,利用公式 $\epsilon_m = \frac{\Delta s}{\Delta x}$ 。

$$\text{解: } \epsilon_m = \frac{\Delta l}{l} = \frac{4.5 \times 10^{-2}}{100} = 4.5 \times 10^{-4}$$

1.5 图示三角形薄板因受外力作用而变形,角点 B 垂直向上的位移为 0.03 mm , 但 AB 和 BC 仍保持为直线。试求沿 OB 的平均应变, 并求 AB 与 BC 两边在 B 点的角度改变。