

# 鼠鼠的材力期末<sup>①</sup>

by: 一只学土木的鼠鼠

---

<sup>①</sup>edited by L<sup>A</sup>T<sub>E</sub>X

# 前面的话

这个材料力学的期末小册子是基于孙训方的《材料力学（I）》（第五版）[1] 整理出来的，纯粹是鼠鼠为了期末复习和顺便重拾  $\text{\LaTeX}$  而整理，如有真正想学好材料力学的朋友建议啃书本，鼠鼠只是想期末及格。

而且这玩意儿我预感会通篇公式，几乎没有图片。本来鼠鼠是打算给必要的地方放上 Axglyph、PowerPoint 等软件画的矢量图，但实际操作还是不熟悉。等后面鼠鼠有时间了会捣鼓捣鼓  $\text{\LaTeX}$  写论文的工作流，会给这篇加上矢量图的。

# 目录

第一章：绪论及基本概念	1
第二章：轴向拉伸和压缩	1
轴力及轴力图	1
应力	1
许用应力	2
横向线应变、纵向线应变、泊松比及胡克定律	2
弹性应变能及弹性应变能密度	3
材料在拉伸和压缩时的力学性能	3
应力集中（概念）	4
附录 I：截面的几何性质	5
静矩和形心位置	5
极惯性矩、惯性矩和惯性积	6

## 第一章：绪论及基本概念

PS：经典大学课本第一章绪论。鼠鼠暂时没看到有什么重点，看到了鼠鼠会补充

## 第二章：轴向拉伸和压缩

这章可以说是材料力学中基础中的基础，第二节的截面法求轴力和画截面图更是后面所有内容的根基。

### 轴力及轴力图

轴力即作用线与杆轴线重合的力。在我们所学的范围，杆件所受的拉力和压力绝大多数为轴力。**符号规定**：拉力为正，压力为负，一般计算先设为正，如果计算为负即为压力。

**截面法画轴力图**：三步走：截开、代替（用内力代替弃去部分）、平衡可能会出大题，比较简单：先整体受力分析求支反力（求外力），再用截面法求内力（有时候右边比左边好算，具体情况具体分析），作图即可。

### 应力

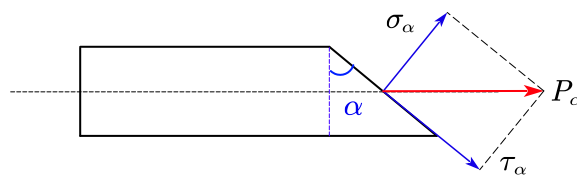
应力分两种：正应力和切应力，正应力引发长度的改变，切应力引发角度的改变。本章主要是正应力的计算，其实可以完全把正应力当作压强看待，其计算公式为

$$\sigma = \frac{F_N}{A} \quad (1)$$

单位为 Pa，其中 A 为横截面面积。符号与轴力保持一致（拉正压负）。

切应力的**符号规定**要注意：对截面一点产生顺时针力矩的切应力为正，反之为负。

当发生**轴向拉压**时，斜截面上的正应力和切应力有公式解决，先如图示（不得不画图了）



公式如下

$$\begin{cases} \sigma_\alpha = p_\alpha \cos \alpha = \sigma_0 \cos^2 \alpha \\ \tau_\alpha = p_\alpha \sin \alpha = \frac{\sigma_0}{2} \sin 2\alpha \end{cases} \quad (2)$$

$\sigma_0 = \frac{F}{A}$  是拉杆在横截面 ( $\alpha = 0$ ) 上的正应力，由公式知切应力的最大值在与轴线成  $45^\circ$  角的斜截面上，大小为  $\tau_{max} = \frac{\sigma}{2}$

## 许用应力

简单说就是杆件所受最大应力不应超过许用应力，公式为

$$\sigma_{max} \leq [\sigma] \quad (3)$$

若为轴向拉压，加上正应力公式，即公式1

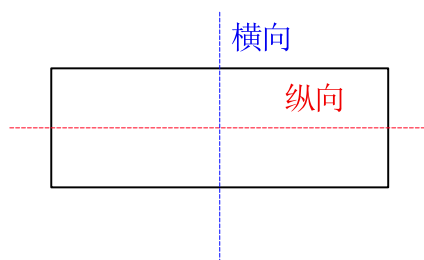
$$\sigma_{max} = \frac{F_{N,max}}{A} \leq [\sigma] \quad (4)$$

由它可以得到强度计算的三种类型：

强度校核	$\sigma_{max} = \frac{F_{N,max}}{A} \leq [\sigma]$
截面选择	$A \geq \frac{F_{N,max}}{[\sigma]}$
计算许可负载	$F_{N,max} = A[\sigma]$

## 横向线应变、纵向线应变、泊松比及胡克定律

别管别的，把横纵向的区别搞清楚先：



**线应变**为单位长度上的伸长和缩短（压缩和膨胀）。由定义得纵向线应变  $\varepsilon$  和横向线应变  $\varepsilon'$  为

$$\varepsilon = \frac{\Delta l}{l} \quad \varepsilon' = \frac{\Delta l'}{l'} \quad (5)$$

线应变的**符号规定**要注意：纵向伸长为正反之为负；横向压缩为正反之为负。

**泊松比**（横向变形因数）为**横向线应变  $\varepsilon'$** 与**纵向线应变之  $\varepsilon$** 之比（别比反了！），数值随材料而异。

$$\nu = \frac{\varepsilon'}{\varepsilon} \Rightarrow \varepsilon' = -\nu\varepsilon \quad (6)$$

**胡克定律**的原始表达式为：

$$\Delta l = \frac{F_N l}{EA} \quad (7)$$

其中 E 被称作材料的弹性模量，数值随材料而定。EA 被称作杆件的拉伸（压缩）刚度，是衡量杆件抗拉（压）变形能力的，越大越强。

由公式6、7，得胡克定律的应力-应变表达式：

$$\sigma = E\varepsilon \quad (8)$$

## 弹性应变能及弹性应变能密度

**弹性应变能**为弹性体所受力而变形时所积蓄的能量。表达式为：

$$V_\varepsilon = \frac{F_N^2 l}{2EA} \quad (9)$$

联立公式7，得：

$$V_\varepsilon = \frac{EA}{2l} \Delta l^2 \quad (10)$$

**弹性应变能密度**为单位体积的弹性应变能，即：

$$v_\varepsilon = \frac{V_\varepsilon}{V} = \frac{\frac{1}{2} F \Delta l}{Al} = \frac{1}{2} \sigma \varepsilon \quad (11)$$

联立公式7，得：

$$v_\varepsilon = \frac{E \varepsilon^2}{2} = \frac{\sigma^2}{2E} \quad (12)$$

## 材料在拉伸和压缩时的力学性能

这节就两理解性的公式，后面全是过程叙述，鼠鼠捡几个重点稍微说说。

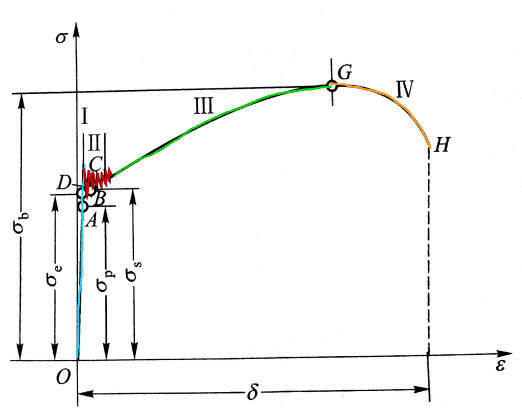
**伸长率** $\delta$  和 **断面收缩率** $\psi$  的公式为

$$\delta = \frac{l_1 - l}{l} \times 100\% \quad \psi = \frac{A - A_1}{A} \times 100\% \quad (13)$$

通常  $\delta > 5\%$  的材料被称为**塑性材料**， $\delta < 5\%$  的材料被称为**脆性材料**。

力学性能为材料受力时在强度和变形方面所表现出来的性能。

在**低碳钢的拉伸实验**中，由应力-伸长量图像可将拉伸过程分为四个阶段，如图所示：



I 为**弹性阶段**，满足胡克定律，比例极限  $\sigma_p$  对应点 A（请自行放大，确实不太清楚），弹性极限  $\sigma_e$  对应点 B。两者区别在于弹性极限是在弹性范围内的，即形变可以完全恢复；但比例极限是有可能超过了弹性形变的范围，仅仅是数值上符合胡克定律 [2]。

II 为**屈服阶段**，此阶段应变显著增加，但应力基本不变（屈服现象）。屈服极限  $\sigma_s$  对应 D 点。

III 为**强化阶段**，此阶段材料抵抗变形的能力有所增强。强度极限  $\sigma_b$  对应点 G，为最大名义应力。

IV 为**局部变形阶段**，试件上出现急剧的局部横截面收缩现象（颈缩现象），直至试件断裂。

**冷作硬化现象**指在强化阶段卸载后，材料的比例极限提高，塑性降低的现象。过程不再详细叙述，只需记住这样后比例极限  $\sigma_p$  提高，塑性变形降低，强度极限  $\sigma_b$  不变。

后面（课本 P33 及以后）就是一堆没什么规律的文字叙述了。自己看看书，鼠鼠在这里不做赘述。

应力集中（概念）

**应力集中**指杆件突然变化而引起的应力局部骤然增大的现象。用**理论应力集中系数** $K_{t\sigma}$ 描述应力集中程度：

$$K_{t\sigma} = \frac{\sigma_{max}}{\sigma_{nom}} \tag{14}$$

其中  $\sigma_{max}$  为杆件外形局部不规则处的最大局部应力， $\sigma_{nom}$  为横截面的平均应力。

考虑应力集中的情况如下表所示：

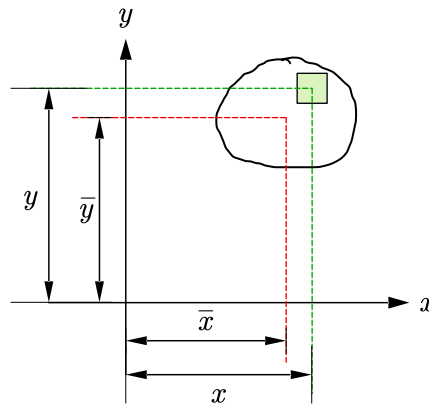
不考虑应力集中	塑性材料、静荷载；非均匀的脆性材料，如铸铁
考虑应力集中	均匀的脆性材料或塑性差的材料；动荷载

## 附录 I: 截面的几何性质

本章涉及大量的公式推导及数学计算，鼠鼠为追求短平快在此只列出必要的定义、公式及结论。对公式推导感兴趣的话可以翻翻书本。

### 静矩和形心位置

先上图：



静矩（单位： $m^3$ 、 $mm^3$ ）的定义式为：

$$\begin{cases} S_x = \int_A y dA \\ S_y = \int_A x dA \end{cases} \quad (15)$$

形心坐标公式为：

$$\begin{cases} \bar{x} = \frac{\int_A x dA}{A} \\ \bar{y} = \frac{\int_A y dA}{A} \end{cases} \quad (16)$$

由公式15、16，得

$$\bar{x} = \frac{S_y}{A} \Rightarrow S_y = A\bar{x} \quad (17)$$

$$\bar{y} = \frac{S_x}{A} \Rightarrow S_x = A\bar{y} \quad (18)$$

实际题目中出现的比较多的是规则图形组合截面的静矩和形心坐标，由定义式易得：

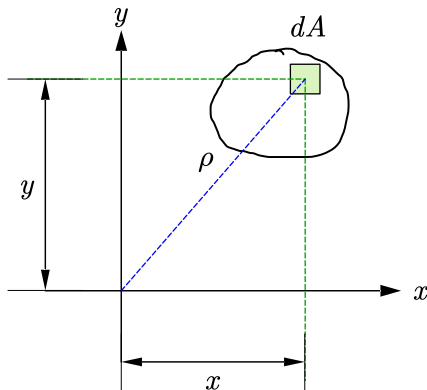
$$S_x = \sum_{i=1}^n A_i \bar{y}_i \quad S_y = \sum_{i=1}^n A_i \bar{x}_i \quad (19)$$

$$\bar{x} = \frac{\sum_{i=1}^n A_i \bar{x}_i}{\sum_{i=1}^n A_i} \quad \bar{y} = \frac{\sum_{i=1}^n A_i \bar{y}_i}{\sum_{i=1}^n A_i} \quad (20)$$



## 极惯性矩、惯性矩和惯性积

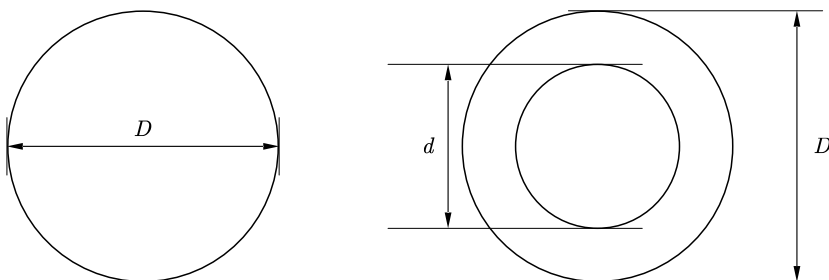
先上图:



**极惯性矩** (单位:  $m^4$ 、 $mm^4$ , 对点) 的定义式为:

$$I_p = \int_A \rho^2 dA \quad (21)$$

可由公式21推导出实心圆和空心圆对圆心 O 的极惯性矩为:



$$\text{实心圆: } I_p = \frac{\pi D^4}{32} \quad \text{空心圆: } I_p = \frac{\pi}{32}(D^4 - d^4) \quad (22)$$

**惯性矩** (单位:  $m^4$ 、 $mm^4$ , 对轴) 的定义式为:

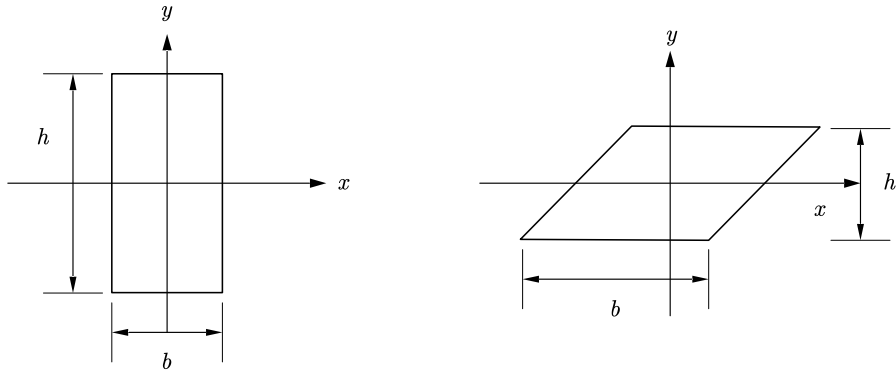
$$\begin{cases} I_x = \int_A y^2 dA \\ I_y = \int_A x^2 dA \end{cases} \quad (23)$$

由公式21、23知:

$$I_p = \int_A (x^2 + y^2) dA = I_x + I_y \quad (24)$$

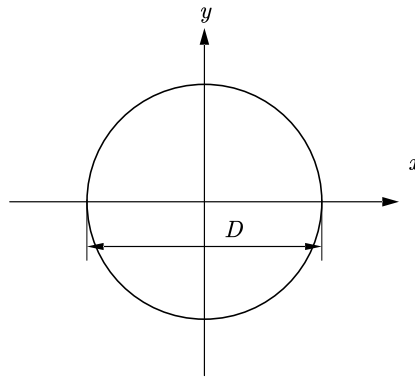
即截面对一点的极惯性矩, 等于截面对以该点为原点的任意两正交坐标轴的惯性矩之和。

可由公式23推导出矩形和平行四边形对其形心轴的惯性矩为:



$$I_x = \frac{bh^3}{12} \quad I_y = \frac{hb^3}{12} \quad (25)$$

圆对其形心轴的惯性矩为:



$$I_x = I_y = \frac{\pi D^4}{64} \quad (26)$$

惯性积(单位:  $m^4$ 、 $mm^4$ , 对两轴) 的定义式为:

$$I_{xy} = \int_A xy dA \quad (27)$$

惯性半径的定义式为:

$$i_x = \sqrt{\frac{I_x}{A}} \quad i_y = \sqrt{\frac{I_y}{A}} \quad (28)$$

惯性矩和惯性积的平行移轴公式为:

## 参考文献

- [1] 孙训方. 材料力学 (1) . 高等教育出版社, 2009.
- [2] 匿名用户. 比例极限和弹性极限的区别? . *Sougou*, 2017.