

高等学校教学用书

材料力学

下册 第一分册

H. M. 别遼耶夫著

高等教育出版社

高等学校教学用书



材 料 力 学

下册 第一分册

H. M. 别遼耶夫著
干 光 瑜 等 译

高等教直出版社

高等學校教學用書



材 料 力 学

下册 第二分册

H. M. 別遼耶夫著
干 光 瑜 等 譯

高等教育出版社

本書係根據 1951 年蘇聯國營技術理論書籍出版社（Государственное издательство технико-теоретической литературы）出版的別遼耶夫（Н. М. Беляев）著“材料力學”（Сопротивление материалов）第七版修訂本譯出的。原書經蘇聯高等教育部審定為高等工業學校教科書。

本書分上下兩冊出版。

參加本書翻譯的為哈爾濱工業大學千光瑜（第二十一章，第二十二章）、張守鑫（第二十三章，第二十四章）、黎紹敏（第三十章）和顧震隆（第二十六章至第三十四章）等四同志，並由王光遠同志校訂。

本版譯本已根據原書 1954 年新版（第九版）修訂。

本書原由商務印書館出版，自 1956 年 2 月起改由本社出版。

材 料 力 學

下冊 第一分冊

Н. М. 別遼耶夫著 千光瑜等譯

高等教育出版社出版

北京琉璃廠一七〇號

（北京市書刊出版業營業許可證出字第〇五四號）

商務印書館上海廠印刷 新華書店總經售

書號 551(課 435) 開本 850×1168 1/32 印張 9 4/16 字數 234,000

一九五六年二月上海第一版

一九五六年二月上海第一次印刷

印數 1—1,500 定價 洋 0.95

本書係根據蘇聯技術理論書籍出版社 (Государственное издательство технико-теоретической литературы) 出版的別達耶夫 (Н. М. Беляев) 著“材料力學” (Сопротивление материалов) 1951 年第七版修正增訂本譯出。原書經蘇聯高等教育部審定為高等工業學校教科書。

本書中譯本分上下兩冊出版。

參加本書翻譯的為哈爾濱工業大學于光瑜 (第三十五章、第三十六章)、楊文鶴 (第三十七章)、黎紹敏 (第三十八章) 和金辰 (第三十九章) 等四同志, 並由王光遠同志校訂。

本書舊譯本由商務印書館出版, 現在根據原書 1954 年第九版修訂, 改由本社出版。

材 料 力 學

下冊 第二分冊

Н. М. 別達耶夫著

于光瑜等譯

高等教育出版社出版

北京琉璃廠一七〇號

(北京市書刊出版業營業許可證出字第〇五四號)

華成印刷廠印刷 新華書店總經售

書號 587 (課 505) 開本 850×1168 1/32 印張 5 1/2 字數 153,000

一九五六年二月上海第一版

一九五六年四月上海第二次印刷

印數 2,001—7,000

定價 洋 0.59

下冊第一分冊目錄

第七篇 位能與靜不定樑

第二十一章 應用位能的概念來求變形	407
§ 124. 命題	407
§ 125. 位能的計算	409
§ 126. 卡斯奇梁諾定理	413
§ 127. 應用卡斯奇梁諾定理之例題	416
§ 128. 引用附加力之方法	418
§ 129. 功之互等定理	420
§ 130. 馬克斯威爾—馬爾定理	422
§ 131. 維力沙金法	424
§ 132. 樑由於切力所引起的撓度	426
§ 133. 例題	429
第二十二章 樑之撓曲軸的近似方程式	435
§ 134. 計算撓度的近似方法	435
§ 135. 將撓曲軸方程式分解為三角級數	437
第二十三章 靜不定樑	441
§ 136. 一般概念與計算方法	441
§ 137. 變形比較法	443
§ 138. 卡斯奇梁諾定理，馬爾定理及維力沙金法之應用	445
§ 139. 多餘未知數與可定基之選擇	447
§ 140. 解靜不定題的程序	449
§ 141. 靜不定體系計算之例題	451
§ 142. 求靜不定樑之變形	455
§ 143. 連續樑之計算	457
§ 144. 三彎矩定理	459
§ 145. 連續樑的支反力之計算與內力圖之作法	465
§ 146. 具有外伸臂的連續樑，具有固定端的樑	469

§ 147. 計算連續樑的例題	472
§ 148. 支座的高度放得不準確的影響	475
第二十四章 按許可荷重計算靜不定樑	477
§ 149. 一般的概念. 雙跨樑的計算	477
§ 150. 三跨樑的計算	480
§ 151. 例題	481
第二十五章 彈性基礎樑	484
§ 152. 一般概念	484
§ 153. 承受一個集中力 P 的無限長的彈性基礎樑的計算	485
§ 154. 例題	489
§ 155. 定長樑的計算	489
第八篇 複雜抗力	
第二十六章 斜彎曲	493
§ 156. 基本概念	493
§ 157. 斜彎曲. 應力計算	494
§ 158. 在斜彎曲時的變形計算	500
§ 159. 斜彎曲的計算例題	503
第二十七章 彎曲及拉伸或壓縮的聯合作用	506
§ 160. 在軸向力及切力的作用下的樑的彎曲	506
§ 161. 考慮樑的變形	508
§ 162. 例題	509
§ 163. 偏心壓縮或拉伸	510
§ 164. 斷面核心	515
§ 165. 例題	519
第二十八章 扭轉和彎曲的聯合作用	522
§ 166. 彎矩及扭矩的計算	522
§ 167. 在彎曲兼扭轉時應力計算及強度校核	524
§ 168. 例題	528
第二十九章 複雜抗力的一般性情況	531
§ 169. 應力及變形的計算	531
§ 170. 最簡單的曲柄軸之計算	535

第三十章 薄壁桿件扭轉和彎曲計算的基本原理541

§ 171. 概論	541
§ 172. 自由扭轉和約束扭轉之概念	542
§ 173. 約束扭轉時桿件斷面上之內力，假設	545
§ 174. 與斷面不均勻突凹有關的薄壁桿件之變形	550
§ 175. 扇性垂直應力，斷面的扇性性質	554
§ 176. 力的因素之間的微分關係	559
§ 177. 約束扭轉時變形之微分方程式，力因素之求法	561
§ 178. 薄壁桿件斷面上切應力的計算	568
§ 179. 扇性面積之計算，扇性圖之繪製	570
§ 180. 斷面扇性幾何特性的求法	575
§ 181. 計算斷面扇性幾何特性之例題	578
§ 182. 薄壁桿件在複雜抗力的一般情況下的應力計算	584
§ 183. 薄壁桿件上應力計算之例題	587

第三十一章 曲桿595

§ 184. 一般性概念	595
§ 185. 彎矩、垂直力及切力的計算	596
§ 186. 力 Q 及 N 引起的應力之計算	598
§ 187. 彎矩引起的應力之計算	599
§ 188. 長方形斷面的中性層曲率半徑的計算	605
§ 189. 圓及梯形的中性層曲率半徑的計算	607
§ 190. 確定中性層位置的近似法	608
§ 191. 曲桿的垂直應力公式的分析	611
§ 192. 對垂直應力公式的補充說明	613
§ 193. 曲桿的應力計算例題	615
§ 194. 曲桿的變形	617
§ 195. 考慮桿的曲率的變形計算	619
§ 196. 曲桿的計算例題	620

第三十二章 厚壁容器和薄壁容器的計算624

✓ § 197. 厚壁圓筒的計算	624
§ 198. 在厚壁球型容器內的應力	630
§ 199. 薄壁容器的計算	631

第九篇 結構構件的穩定

第三十三章 壓桿的穩定校核	634
§ 200. 緒論，關於壓桿形狀的穩定之概念	634
§ 201. 臨界力的歐拉公式	637
§ 202. 桿端的固定方法的影響	641
§ 203. 歐拉公式的應用範圍及臨界應力橢圓的作法	645
§ 204. 壓桿的穩定校核	650
§ 205. 材料及斷面形式的選擇	653
§ 206. 例題	656
§ 207. 穩定校核的實際意義	659
第三十四章 構件的更複雜的穩定校核的問題	662
§ 208. 樑彎曲的平面形式的穩定	662
§ 209. 桿件在軸向力及切力的聯合作用下的強度校核(考慮其變形)	668
§ 210. 壓力的偏心距及桿件初曲率的影響	673
§ 211. 組合桿件裏的連接格條的計算之基礎	675
§ 212. 壓縮並撓曲之桿件的計算例題	678
§ 213. 不封閉斷面的薄壁桿件的穩定校核	679
§ 214. 穩定計算的發展	684

附錄

下冊第一分冊中俄名詞對照表

俄、英、中文度量衡單位符號對照表

下冊第二分冊目錄

第十篇 荷重之動荷作用

第三十五章 慣性力與振動之計算	689
§ 215 緒論	689
§ 216 在等加速運動時應力之計算	691
§ 217 旋轉圓環(飛輪輪緣)的計算	693
§ 218 平行桿和連接桿內之應力	694
§ 219 等厚之旋轉圓盤	697
§ 220 等強度圓盤	700
§ 221 共振對應力之影響	702
§ 222 振動時應力之計算	703
§ 223 振動時彈性體系之質量的考慮	708
§ 224 例題	713
第三十六章 撞擊時之應力	717
§ 225 基本原理	717
§ 226 撞擊時應力計算的一般方法	718
§ 227 撞擊時應力計算及強度校核之特例	723
§ 228 對不動平面作軸向撞擊時桿件之應力	728
§ 229 撞擊時變斷面桿內之應力	729
§ 230 從上面所得結果推出之實用結論	731
§ 231 受撞擊之彈性體系之質量的考慮	732
§ 232 例題	735
§ 233 直到破壞之撞擊實驗, 撞擊試驗	738
§ 234 不同之因素對撞擊試驗之影響	741
第三十七章 在重複應力情況下材料的強度校核	745
§ 235 關於重複荷重對材料強度的影響的基本概念	745
§ 236 在重複應力情況下的強度條件之組成	747

§ 237	在對稱循環時持久極限的求法	749
§ 238	不對稱循環時的持久極限	753
§ 239	局部應力	758
§ 240	零件尺寸對持久極限的影響	765
§ 241	在重複荷重下破壞的實際例子，疲勞裂痕出現和擴展的程序	768
§ 242	實用應力的確定	772
§ 243	例題	779
§ 244	在重複應力及複雜受力狀態下之強度校核	785
§ 245	幾種防止疲勞破壞的實用方法	787
§ 246	關於材料對動荷重的抗力之問題的發展	792
第三十八章 材料的強度		797
§ 247	基本概念	797
§ 248	對塑性變形之抗力	798
§ 249	對破壞之抗力，斷裂和切斷	801
§ 250	強度理論	803
§ 251	廣義的馬爾強度理論	807
§ 252	達維端考夫-弗里特曼之聯合強度理論	810
第三十九章 蠕滑計算之基礎		815
§ 253	高溫對金屬的機械性質的影響	815
§ 254	蠕滑及鬆弛現象	816
§ 255	蠕滑及鬆弛曲線	818
§ 256	蠕滑計算之基礎	824
§ 257	蠕滑計算之例題	828
附錄(續上冊)		
表 5 工字形壓延斷面的屬性幾何特性		1
表 6 槽形壓延斷面的屬性幾何特性		2
中俄名詞對照表		
俄中名詞對照表		
俄中人名對照表		
俄英中文度量衡單位符號對照表		

第七篇 位能與靜不定樑

第二十一章 應用位能的概念來求變形

§ 124. 命題

除了前面所研究過的計算樑上各斷面的撓度和轉角的幾種方法以外，還有更普遍的適用於求任何彈性結構變形的的方法。這一方法是建立在**能量不減定律**的應用基礎上的。

在彈性桿之靜荷拉伸或壓縮時，產生位能由一種形式向另一種形式的轉化；作用於桿的荷重的位能的一部分完全轉化為桿之變形位能。實際上，如果我們用逐漸懸掛的方法對桿之下端施加非常小的荷重 dP (圖 322)，則在每一次增加這一荷重時，已經掛上的一部分荷重將下降，而它的位能也就減少，而相應地桿之變形位能則增加。

這一現象在任何彈性結構受靜荷重作用時的任何變形形式裏都會發生；這種結構可以看作像一具能把位能的一種形式改變成另一種形式的特殊的機器一樣。

我們曾經規定 (§ 2) 把這樣的荷重，就是它是逐漸地增加而因之可以不計結構構件的**加速度的荷重**稱為“靜荷重”；壓力(力)從結構的一部分傳給另一部分時並不改變這些部分運動的性質，也就是說它們的速度保持不變，沒有加速度。

在這樣的情況下，結構的變形並不伴隨着該體系動能的改變，僅只發生位能從一種形式到另一種形式改造而已。在這裏我們不去考慮件

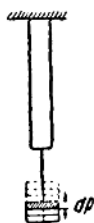


圖 322

隨着物體的彈性靜變形而產生的極小的磁、電及熱的現象。

因為所有結構構件的運動性質不隨時間而改變，所以在任何瞬間，不論對於處在外力和反力作用下的結構的每一部分和對於這一部分的每一個在外力及應力作用下的構件都是平衡的。結構的變形，其各部分的應力及由一部分傳給另一部分的反力都來得及跟隨荷重的增加而增長。

如是，可以說，位能由一種形式到另一種形式的完全改造只是在變形的發生並沒有破壞體系的平衡時才有可能。作用在結構上的力所做的功的數值就是轉化為另一形式的能的量。

以 U 來代表所貯有的變形位能的數值，而以 U_P 代表外荷重的位能之減少。如此， U_P 之值就以這些荷重的正功 A_P 來計量；另一方面，相當於變形位能 U 的就是內部各分子間的內力的負功 A ，因為物體內之各點在變形時的位移是和內力的方向相反的。

在彈性體系變形時的能量不滅定律的形式為：

$$U_P = U; \quad (21.1)$$

將這一公式裏的值 U_P 和 U 以數值上等於它們的功 A_P 和 $-A$ 代入，可得到這一定律的另一公式：

$$A_P = -A \text{ 或 } A_P + A = 0. \quad (21.2)$$

這一能量不滅定律的公式與應用於彈性體系的所謂虛位移‘原理’相吻合；恆等式 (21.2) 表示這樣的意義，就是在沒有破壞平衡的位移時，所有作用於物體上各點之力的功之和等於零。

如是，應用於彈性體系的虛位移原理起源於能量不滅定律。

從公式 (21.1) 得出變形的位能 U 數值上就等於外力在這一變形時所做的功 A_P 。

$$U = A_P. \quad (21.3)$$

有時在某些建築力學的教科書上對這一公式可以見到這樣的解釋“在桿件變形時外力之功轉變為變形之位能”，這是完全不對的；只有另

一種形式的能才可能轉變為變形的位能；通常這就是外力的位能。而在這一轉變過程中由外力所做的功之值僅僅是轉化過去的一部分能量的數值上的度量吧了。

§ 125. 位能的計算

A. 在計算位能時，我們將假設不僅材料而且是整個結構的變形都服從虎克定律而與荷重成比例，即與它們成線性關係並與它們一起逐漸地增長。

我們知道 (§ 11) 在桿件受力 P 之靜荷拉伸或壓縮時，功 A_P 之值及能量 U 之值相等：

$$U = A_P = \frac{1}{2} P \Delta l = \frac{P^2 l}{2EF} = \frac{\Delta l^2 EF}{2l}. \quad (21.4)$$

在剪切的情形下 (§ 54)

$$U = A_P = \frac{1}{2} Q \Delta s = \frac{Q^2 a}{2GF} = \frac{\Delta s^2 GF}{2a}. \quad (21.5)$$

在扭轉時 (§ 62)

$$U = \frac{1}{2} M_{\kappa} \varphi = \frac{M_{\kappa}^2 l}{2GJ_p} = \frac{\varphi^2 GJ_p}{2l}. \quad (21.6)$$

同樣地如像在扭轉時一樣，也可以計算在純彎曲時的位能。

樑在受彎矩作用時 (圖 323)，它二端

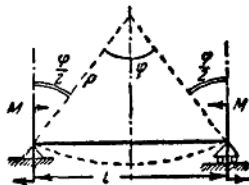


圖 323

的斷面旋轉一角度 $\theta = \frac{\varphi}{2}$ ，此處 φ 是樑的沿半徑為 ρ 之弧的撓曲軸的中心角。

於是

$$U = A_P = \frac{M\varphi}{2} = \frac{M^2 l}{2EJ} = \frac{\varphi^2 EJ}{2l}, \quad (21.7)$$

因為 $\varphi = \frac{l}{\rho}$ ，而 $\frac{1}{\rho} = \frac{M}{EJ}$ [參閱 § 78(13.10)]。

從公式 (21.4) — (21.7) 得出變形的位能等於力或力偶與在該力所

作用的斷面沿該力的方向所產生的位移的乘積之一半。今規定以專門術語“廣義力”來稱呼任何引起相應於該荷重之位移的荷重，即集中力，力偶等等；而相應於該力的位移也將稱為“廣義位移”。

這裏的“相應”指的是：我們所說的位移是該力所作用的斷面的位移，同時指的是這樣的位移，就是它與該力的乘積可得出功的數值者；對於集中力這就是在力作用方向上的線位移——撓度，伸長；對於力偶——這就是斷面在力偶作用方向上的轉角。

現在我們可以來綜合公式 (21.4) — (21.7)：變形位能數值上就等於廣義力與相應於該力的位移的乘積之半。

$$U = \frac{P\delta}{2}, \quad (21.8)$$

式中 P 是廣義力， δ 是廣義位移。

公式 (21.4) — (21.7) 指出位能是獨立外力的二次函數，因為在這些公式裏沒有依賴於作用在構件上的外力的、並以平衡方程式與之相聯系的反力。從這些公式裏還可以看出變形位能之值是“廣義位移”的二次函數並完全可由它們來決定。如是，荷重作用的先後在這方面是沒有區別的，重要的只是變形構件的最後形狀。所以雖然在這一節裏的結果是在荷重的增長是靜的，在全部載荷的過程中均保持平衡的假設下得到的，但是只要力和變形的值是以線性關係聯系着的，並且是在結構成為平衡的時間內，則不管荷重是以何種方法加上去的，上面所導出的公式都有效。

B. 在一般的彎曲中，彎矩 $M(x)$ 是一個變量。同時，在任何斷面上與它一起的還有切力 $Q(x)$ 。所以就不應該研究整個的樑，而只能研究長為 dx 的無限小的樑的單元體。

在彎曲內力的作用下，單元體的二個斷面旋轉着並互相形成一角度 $d\theta$ (圖 324, a)。至於切力則引起單元體的剪切(圖 324, b)；如是，由於垂直應力所發生的位移它的方向與切應力的方向垂直，反之亦然。

這就使我們能夠獨立地來計算彎曲內力和剪切內力的功了。

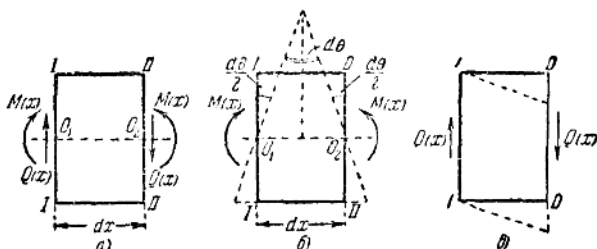


圖 324

通常由於切應力所做的功與垂直應力的功相較甚為微小，所以我們暫時不去考慮它。垂直應力的單元功（如在純彎曲的情況下一樣）等於：

$$dA_r = dU = \frac{1}{2} M(x) d\theta = \frac{1}{2} M(x) \frac{M(x) dx}{EJ} \quad (21.9)$$

或

$$dU = \frac{M^2(x) dx}{2EJ} \quad (21.9')$$

彎曲的全部位能可沿樑之長度相加而得

$$U = \int_l \frac{M^2(x) dx}{2EJ} = \frac{1}{2EJ} \int_l M^2(x) dx \quad (21.9'')$$

積分極限的符號規定表示積分

應該遍及樑的全部；在某些情況下，就是當對於 $M(x)$ 有若干分段時，積分 (21.9'') 就必須分為若干積分之和。

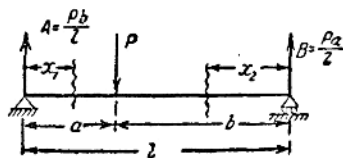


圖 325

現在我們來計算一樑的位能，該樑安裝在二支座上，並承受力 P （圖 325）。力矩圖有二段；所以

$$U = \int_0^a \frac{M_1^2 dx}{2EJ} + \int_0^b \frac{M_2^2 dx}{2EJ};$$

$$M_1 = +Ax_1 = +\frac{Pb}{l}x_1; \quad M_2 = +Bx_2 = +\frac{Pa}{l}x_2;$$

$$U = \frac{1}{2EJ} \left[\int_0^a \left(\frac{Pb}{l} \right)^2 x_1^2 dx + \int_0^b \left(\frac{Pa}{l} \right)^2 x_2^2 dx \right] = \frac{P^2 a^2 b^2}{6EJl}$$

B. 知道位能之值並利用在外力中只有力 P 在樑變形時做功這一點，我們就可以根據下列關係求出在該力下面的撓度：

$$A_P = \frac{1}{2} Pf = U, \quad U = \frac{P^2 a^2 b^2}{6EJl},$$

從這裏得：

$$f = \frac{Pa^2b^2}{3EJl},$$

在 $a=b=\frac{l}{2}$ 時的特殊情況下，就得到我們所熟知的撓度值：

$$f = \frac{Pl^3}{48EJ}.$$

有時候，當外力的數目很少時，計算彎曲時的位能有時可以不用公式 (21.9) 而用計算外力之功的方法來進行[⊖]。

例如，試研究 A 端固定的、並在 B 端受一集中力 P 作用的樑（圖 326）。樑的跨度為 l 。樑上作用着該力以及由它所引起的反力 A 、 M_A 和 H_A 。因為支座斷面是不動的，所以在樑變形時反力不作功。只有力 P 作功；樑端的撓度在力 P 逐漸增加時，以直線關係與該力聯系着。

$$f = \frac{Pl^3}{3EJ} \text{ 或 } P = \frac{3fEJ}{l^3};$$

力 P 之功

$$A_P = U = \frac{1}{2} Pf = \frac{P^2 l^3}{6EJ} = \frac{3f^2 EJ}{2l^3}.$$

如果對結構構件作用若干個力，則總位能可由所有這些聯合作用的力所計算的乘積[⊖]之和來求得，因為每一個位移都與所有的荷重有關。

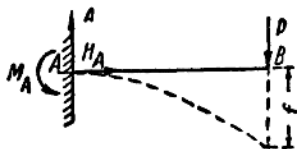


圖 326

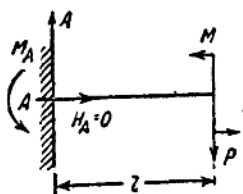


圖 327

例如，對一端固定的樑（圖 327），在自由端 B 上有力 P 和力偶 M 的作用時，位能等於：

⊖ 譯者註：此處原書是“不用公式 (21.8)”，可能是印刷的錯誤。

⊖ 譯者註：指功。