

館內閱讀

49458

基本館藏

# 機械零件計算例題集

## 上冊

藍允文編著



教 師 參 考 室

陳列圖書不得擅自拿出室外

中國科學圖書公司

出 版

# 機械零件計算例題集

(上冊)

藍允文 編著

中國科學圖書儀器公司  
出版

# 機械零件計算例題集

(下 冊)

藍尤文 編著

大東書局出版

## 內 容 提 要

本書係參照蘇聯多布羅窩利斯基(В. А. Добровольский)教授所著“機械零件”編寫而成。全書共分接合機件、軸系機件、傳動機件、制動機件等四編，計兩百餘例題，其特點在各種機件計算上皆能實際應用。每節例題的計算過程，均根據設計條件，考慮機件的強度、剛性、壽命、運動和機構等設計觀點而示明機件的計算方法和步驟。本書可供工業技術學校師生和廠礦中從事機械設計或維護人員之參考。

## 機械零件計算例題集

(上 應)

編著者 藍尤文

★

中國科學出版社出版

(上海建國西路 336 弄 1 號)

上海市書刊出版業營業許可證出〇二七號

中國科學公司印刷 新華書店上海發行所總經售

★

編號(書) 11

(原大東版印 4,000 冊)

開本 787×1092 紙 1/25·9 21/25 印張·178,000 字

一九五六年二月新一版

一九五六年二月第一次印刷·印數 1—1,000

定價：一元三角

## 序

在機床設計上，除經驗地計劃機床機構外，更需要機件的理論計算；在機械設備維護或革新中，通過機件的強度計算，熟習各個機件的載荷分佈以及生成應力，而正確修配機件或改進機床的機構時，也需要機件的理論計算。顯然，機件計算無論在機床設計、維護和革新各方面，皆為學術研究和實際應用所必需。

但是，目前一般已出版的「機械零件」書籍，往往限於片斷敘述，計算例題較少，使讀者對機件計算缺乏系統的理解，以致在應用上發生了困難。

編者根據從事機械零件實際設計之經驗和體會，特別是在機件計算上採取了蘇聯功勳科學技術工作者多布羅窩利斯基（В. А. Добровольский）教授的某些現代的計算方法，編成本書。本書計包括有系統的實用計算例題兩百餘個，並彙集了主要公式，使讀者通過例題，不僅可以明確計算方法和步驟，而且可以根據計算公式能直接應用到實際機件計算問題上去。

本書係中等技術學校師生和礦場中從事機械設計或維護人員的參考書。書中例題的編寫以及計算的方法和數據的選取，編者雖已盡相當的努力，然學力所限，必有欠妥之處，敬希學術界和技術界同志予以批評和指正。

藍允文識 一九五五年一月

# 目 錄

主要記號.....	1
安全係數.....	2
金屬材料機械性質表.....	3
計算公式.....	4
第一編 接合零件	
鉚接合.....	27
§ 1 低壓容器緊密鉚縫.....	27
§ 2 高壓容器和鍋爐強密鉚縫.....	33
§ 3 鉚接結構.....	45
鋸接合.....	57
§ 4 板材強固鋸縫.....	57
§ 5 容器強密鋸縫.....	63
§ 6 鋸接結構.....	68
鍵、銷、楔接合.....	74
§ 7 鍵之尺寸理論計算.....	74
§ 8 鞍形鍵.....	76
§ 9 嵌入式配槽鍵——有頭鍵.....	79
§ 10 放入式配槽鍵——臥鍵及半月鍵.....	82
§ 11 銷及斜銷.....	86
§ 12 楔.....	89
軸嵌合.....	92
§ 13 加熱嵌合——紅裝.....	92
§ 14 壓力嵌合.....	94

<b>螺絲接合</b>	97
§ 15 起重吊環	97
§ 16 底座、吊架之固定	100
§ 17 蓋之固定	103
§ 18 連結桿之接合	104
§ 19 牆架、支架之固定	106
§ 20 舉重螺桿	109
§ 21 螺絲旋緊和扭力	123
<b>第二編 軸系機件</b>	
<b>栓軸及止推軸頸</b>	125
§ 22 軸栓尺寸與承壓力	125
§ 23 軸栓發熱	130
§ 24 軸栓摩擦損失馬力	135
§ 25 止推軸頸	142
<b>軸</b>	147
§ 26 扭矩作用之軸	147
§ 27 空心軸	149
§ 28 弯矩與扭矩合併作用之軸	152
§ 29 軸之剛性	165
§ 30 軸之臨界轉速	167
§ 31 傳動軸經驗計算	170
<b>軸承</b>	172
§ 32 軸承支架	172
§ 33 徑載滾珠軸承理論上之計算	177
§ 34 徑載滾珠軸承應用上之選擇	185
§ 35 止推滾珠軸承	200
§ 36 滾柱、滾錐軸承	204
<b>聯軸器</b>	211
§ 37 法蘭盤聯結	211
§ 38 挠性法蘭盤聯結	214
§ 39 圓板型摩擦聯軸器	217
§ 40 圓錐型摩擦聯軸器	233
§ 41 喰合式聯軸器	236

# 目 錄

計算公式(續) ..... 239

## 第三編 傳動機件

摩擦傳動 .....	263
§ 42 平摩擦輪.....	263
§ 43 槽摩擦輪.....	268
§ 44 錐摩擦輪.....	271
平行軸心齒輪傳動 .....	274
§ 45 鑄齒正齒輪主要尺寸.....	274
§ 46 鑄齒正齒輪之輪齒強度.....	275
§ 47 切削齒正齒輪主要尺寸.....	279
§ 48 切削齒正齒輪之輪齒強度.....	282
§ 49 切削齒正齒輪之輪齒磨損.....	291
§ 50 切削齒正齒輪輪齒載荷之核驗.....	294
§ 51 斜齒輪之主要尺寸.....	299
§ 52 斜齒輪傳達動力及其載荷分佈.....	301
§ 53 人字齒輪.....	305
§ 54 齒輪變速箱.....	311
§ 55 齒輪減速箱.....	314
§ 56 齒輪輪體構造及其強度計算.....	320
交叉軸心齒輪傳動 .....	326
§ 57 套齒輪主要尺寸.....	326
§ 58 套齒輪之輪齒強度.....	331
§ 59 套齒輪輪齒強度與磨損限制傳達動力之核驗.....	334

§ 60 傘齒輪之輪齒載荷分佈.....	340
§ 61 螺旋傘齒輪主要尺寸.....	341
§ 62 螺旋傘齒輪之輪齒強度核驗.....	343
§ 63 螺旋傘齒輪傳動推力.....	346
§ 64 螺旋齒輪主要尺寸.....	347
§ 65 螺旋齒輪之輪齒載荷與軸向推力.....	351
§ 66 螺旋齒輪之嚙合效率及其傳動馬力.....	356
<b>蜗輪傳動 .....</b>	<b>358</b>
§ 67 蜈輪和蜗桿主要尺寸.....	358
§ 68 蜈輪輪齒強度、磨損和散熱 .....	360
§ 69 蜈輪傳動效率及其傳達馬力.....	365
§ 70 蜈輪傳動之輪齒載荷分佈.....	366
§ 71 蜈桿之設計.....	370
§ 72 蜈輪之自鎖作用.....	372
<b>皮帶傳動 .....</b>	<b>374</b>
§ 73 皮帶強度與尺寸.....	374
§ 74 皮帶傳動與離心力.....	382
§ 75 皮帶傳動之彈性滑動.....	385
§ 76 設置張緊輪之皮帶.....	389
§ 77 三角膠帶型號與傳達動力.....	395
§ 78 三角膠帶傳動之彈性滑動.....	401
§ 79 多級變速皮帶.....	403
§ 80 多軸傳動.....	407
§ 81 皮帶輪構造與強度.....	411
<b>索傳動 .....</b>	<b>418</b>
§ 82 麻索.....	418
§ 83 鋼絲索.....	424
<b>鏈傳動 .....</b>	<b>426</b>
§ 84 滾子鏈及其鏈輪.....	426
§ 85 齒鏈及其鏈輪.....	431

---

§ 86	鉤鏈及其鏈輪.....	436
§ 87	鎖鏈及其鏈輪.....	441
無級變速 .....		444
§ 88	摩擦無級變速.....	444
§ 89	皮帶無級變速.....	446

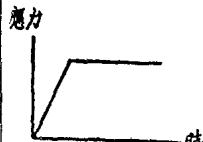
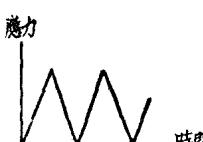
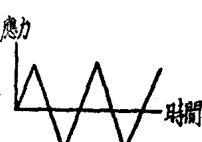
#### 第四編 剷動機件

枕塊制動 .....	449	
§ 90	單枕塊制動.....	449
§ 91	雙枕塊制動.....	453
帶制動 .....	457	
§ 92	單動式制動帶.....	457
§ 93	差動式制動帶.....	461
板制動 .....	463	
§ 94	圓板型制動器.....	463
§ 95	圓錐型制動器.....	468
嚙合制動 .....	472	
§ 96	棘輪制動.....	472

## 主要記號

單 位	
kg 公斤	$P$ 力、圓周切線力、徑向載荷
m 公尺	$W$ 力、載荷
cm 公分	$Q$ 軸向載荷
mm 公厘	$R$ 抗力
sec 秒	$H$ 馬力
cm-kg 力矩	$I$ 轉動慣量
$kg/cm^2$ 每平方公分公斤	係 數
$m/sec$ 每秒公尺	$Z$ 斷面係數
$r.p.m$ 轉數/分鐘、轉速	$E$ 彈性係數
% 百分比	$G$ 剪斷彈性係數
力、力矩	
$M$ 転矩	$\mu$ 摩擦係數
$T$ 扭矩	$f$ 安全係數
$\sigma$ 抗拉(或壓)力	$\eta$ 效率
$\tau$ 抗剪力	其 他
$\sigma_b$ 抗斷力	$v$ 線速度
$\sigma_w$ 許用拉(或壓)應力	$N$ 轉速
$\tau_w$ 許用剪應力	$L, l$ 長度、距離
$\sigma_{bw}$ 許用轉應力	$A$ 面積
$p$ 壓力強度	$\delta$ 過盈、撓度
	$d, D$ 直徑
	$n, z$ 個數

## 安 全 係 數

種類圖 示 材	不變應力	變化應力		衝擊
		脈動應力	對稱應力	
鑄鐵				
鋼	4	6	10	15
木材	7	10	15	20

備註：

1. 本表所列安全係數，通用於垂直應力（拉應力、壓應力）和剪斷應力（剪應力），均係概略取值。
2. 不變應力，乃受靜載荷之機件材料生成之應力。
3. 脈動應力，乃受變動載荷之機件材料生成一種性質之應力——僅變化其大小而不變其性質。
4. 對稱應力，乃受變動載荷之機件材料生成兩種性質不同的應力，其大小、性質均變。

金屬材料機械性質表

TOCT 380-50 (普通 鋼)	鋼 號	含碳量 (馬丁爐鋼) (kg/mm <sup>2</sup> )	抗拉力 (kg/mm <sup>2</sup> )	延伸率 %		降伏點強度 (kg/mm <sup>2</sup> )	抗剪力 (kg/mm <sup>2</sup> )	彈性係數 (kg/mm <sup>2</sup> )
				抗拉力	抗壓 力			
低 碳 鋼	CT. 3 CT. 4	0.14~0.22 0.18~0.27	38~47 42~52	25 24	24 26	4.6 5.6	20 22	20,000 20,000
中 碳 鋼	CT. 5 CT. 6 CT. 7	0.28~0.37 0.38~0.50 0.50~0.63	50~62 60~72 70~80	22 17 12	28 31 —	— 6.3 —	22 27 27	20,000 21,000 21,000
TOCT B-1412-42 (灰 鑄 鐵)	品 號	抗 壓 力 (kg/mm <sup>2</sup> )	抗拉力 (kg/mm <sup>2</sup> )	抗弯曲 mm	抗 壓 力 (kg/mm <sup>2</sup> )	抗剪力 (kg/mm <sup>2</sup> )	彈 性 係 數 (kg/mm <sup>2</sup> )	
普 通 鑄 鐵	CI-12-28	28	12	6	50	11	7,000	
高 級 鑄 鐵	CI-15-32	32	15	7	60	21	10,000	
TOCT 977-41	品 號	含 碳 量 %	抗 拉 力 (kg/mm <sup>2</sup> )				延 伸 率 %	
普 通 鋼	15-4020 25-4518 35-5015 45-5512 55-6010	0.10~0.20 0.20~0.30 0.30~0.40 0.40~0.50 0.50~0.60			40 45 50 55 60		20 18 15 12 10	

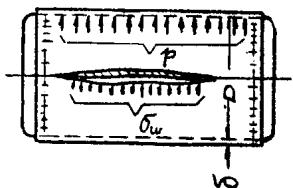
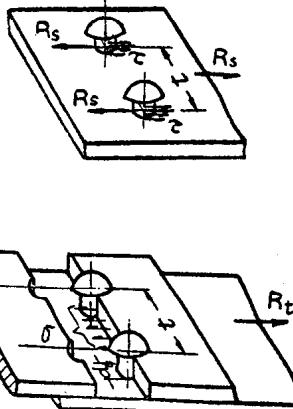
說明： 1. 本表係本會所列常用金屬材料機械性質表。

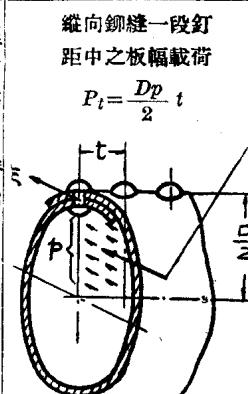
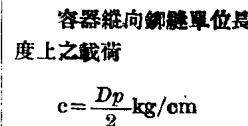
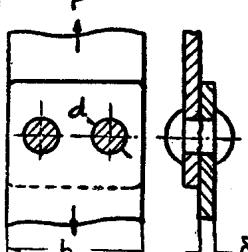
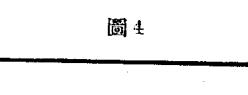
2. 本表所列抗拉力、抗壓力、抗剪力等，乃指材料結局(破壞)強度。

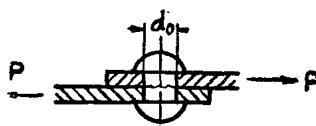
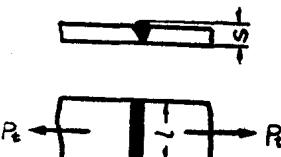
3. 本表所稱延伸率，乃指試料  $L_0 = 5d$  者。

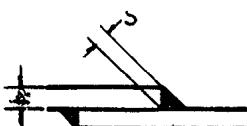
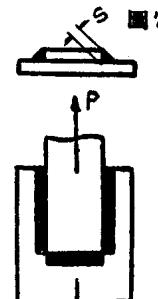
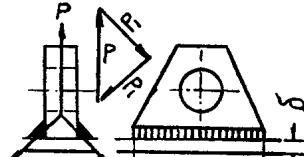
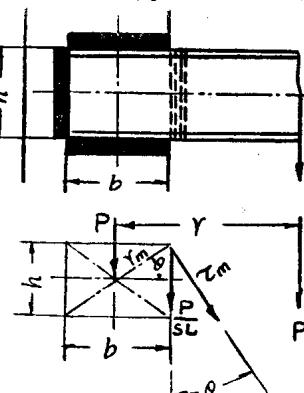
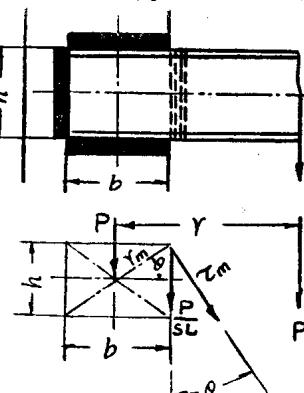
4. 本表所稱低碳鋼、中碳鋼、係指鑄鐵適俗稱呼，以含碳量約 0.30% 為界而區別之。

# 計算公式

章	順序	公 式	說 明	圖 形	
鉚	1	$\delta = \frac{Dp}{2\eta_t \sigma_w} + C$ $\delta$ : 容器之壁厚 em $D$ : 容器直徑 cm $p$ : 最大內壓力 kg/cm <sup>2</sup> $\eta_t$ : 鉚縫效率一對鋼板拉斷 $\sigma_w$ : 許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup> $C$ : 腐蝕附加量 em	密閉或強密閉縫之容器壁厚計算，根據其強度薄弱面之縱向斷面破壞、縱向鉚縫效率、銹蝕條件附加量等條件，而算得壁厚——容器鉚縫之計算和設計基本根據。該式之由來參照 § 1 例題 1 (圖 1)。		
	2	$1. \eta_s = \frac{R_s}{E} = \frac{\pi d_0^2 n \tau}{4 t \delta \sigma}$ $2. \eta_t = \frac{R_t}{E} = \frac{t - d}{t}$ $3. \eta_s = \frac{R_s}{E} = \frac{\pi d_0^2 n \alpha \tau}{4 t \delta \sigma}$ $4. \eta_t = \frac{R_t}{E} = \frac{t - \beta d}{t}$ $\eta_s$ : 鉚縫效率一對鉚釘剪斷 $\eta_t$ : 鉚縫效率一對鋼板拉斷 $R_s$ : 原鋼板拉斷力 kg $R_t$ : 鉚釘剪斷力 kg $R_b$ : 鉚縫處鋼板拉斷力 kg $d$ : 鉚釘孔徑 cm $d_0$ : 鉚釘直徑 cm $n$ : 一段鉚距中鉚釘數目 $\tau$ : 釘材抗剪力 kg/cm <sup>2</sup> $t$ : 鉚距 cm $\delta$ : 板厚 cm $\sigma$ : 板材抗拉力 kg/cm <sup>2</sup> $\alpha$ : 鉚釘剪斷處數 $\beta$ : 一段鉚距中每排鉚釘數目	鉚縫效率分：對鉚釘剪斷和對鋼板拉斷等兩種(圖 2)。 鉚縫效率，乃鉚釘剪斷力或鋼板於鉚釘間之拉斷力對原鋼板之拉斷力相較所得之比值。 鉚縫效率，因鉚釘排列規則，可在一段鉚距中考慮其鉚釘剪斷力 $R_s$ ；或鉚縫處鋼板之拉斷力 $R_b$ 。在單排或雙排單剪上		
	接				
	合				

章	順序	公 式	說 明	圖 形
	3	1. $t = d + \frac{\pi d_0^2 n \tau_w}{4 \delta \sigma_w}$ 2. $t = \beta d + \frac{\pi d_0^2 n \alpha \tau_w}{4 \delta \sigma_w}$ $t$ : 鉤 距 cm 式中符號同公式 2, 但 $\tau_w \sigma_w$ 為許用應力值。	鉤縫之釘距, 在理論計算上, 根據鉤釘剪斷力與鋼板拉斷力等值設計條件推算而得。	縱向鉤縫一段鉤距中之板幅載荷 $P_t = \frac{Dp}{2} t$ 
鉤	4	$n = \frac{(t - \beta d) \delta \sigma_w}{\frac{\pi}{4} d_0^2 \alpha \tau_w}$ $n$ : 每段鉤距中鉤釘數目, 式中符號同公式 2, 但 $\sigma_w$ 為許用應力值。	每段鉤距中鉤釘數目, 乃核驗鉤縫強度之根據。考慮每段鉤距中之鉤釘剪斷力與鋼板拉斷力等值設計而算得具有足夠鉤縫強度, 其每段鉤距中應有鉤釘數目。該式由公式 (3-2) 導來。	容器縱向鉤縫單位長度上之載荷 $c = \frac{Dp}{2} \text{ kg/cm}$ 
接	5	$n = \frac{Dp}{2 A \xi} t$ $n$ : 每段鉤距中鉤釘數目, $D$ : 容器直徑 cm $p$ : 最大內壓力 kg/cm² $A$ : 鉤釘橫斷面積 cm² $\xi$ : 鉤釘單位面積上滑移阻力 kg/cm² $t$ : 鉤 距 cm	每段鉤距中鉤釘數目, 乃核驗鉤縫緊密度之根據。將鉤釘桿單位面積上滑移阻力考慮為一段鉤距中之內壓力——載荷, 而由其最大之縱向鉤縫板幅載荷算得具有足夠緊密度, 其每段鉤距中應有鉤釘數目(圖 3)。	則一段鉤距中之板幅載荷 $P_t = ct = \frac{Dp}{2} t \text{ kg}$ 且 $n A \xi = P_t$ 故 $n A \xi = \frac{Dp}{2} t$ 圖 3 
合	6	$P = (b - \beta d) \delta \sigma_w$ $P$ : 鋼板許容拉力載荷 kg $b$ : 鋼板寬度 cm $\beta$ : 每排鉤釘數目 $d$ : 孔 徑 cm $\delta$ : 鋼板厚度 cm $\sigma_w$ : 板材許用拉應力 kg/cm²	鉤接結構鋼板許容拉力載荷, 以其最弱處(即鉤釘處)斷面為準, 根據鋼板在該處拉斷面積及其板材許用拉應力而決定(圖 4)。	圖 4 

章	順序	公 式	說 明	圖 形
鉚	7	$P = \frac{\pi}{4} d_0^2 n \cdot \tau_w$ $P$ : 鉚釘許容剪力載荷 kg $d_0$ : 鉚徑 cm $n$ : 銑釘數 個 $\tau_w$ : 鉚材許用剪應力 kg/cm <sup>2</sup>	鉚接結構 鉚釘許容剪力載荷，依鉚釘剪斷面積 $\frac{\pi}{4} d_0^2$ 總釘數及其鉚材許用剪應力而決定(圖 5)。	 圖 5
接合	8	$\tau_w = \frac{\tau}{f}$ $\tau_w$ : 許用剪應力 kg/cm <sup>2</sup> $\tau$ : 材料抗剪力 kg/cm <sup>2</sup> $f$ : 安全係數	材料之許用剪應力乃其抗剪力(結局強度)除以安全係數。	
合	9	$\sigma_w = \frac{\sigma}{f}$ $\sigma_w$ : 許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup> $\sigma$ : 材料抗拉力 kg/cm <sup>2</sup> $f$ : 安全係數	材料之許用拉應力，乃其抗拉力(結局強度)除以安全係數。	
鉚	10	$P_t = S l \sigma_w'$ $P_t$ : 錫縫許用拉力 kg $S$ : 錫縫斷面高度 cm $l$ : 錫縫長度 cm $\sigma_w'$ : 錫材許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup>	鋼板對接 錫縫，錫縫許用拉力，依錫縫斷面高度、錫縫長度和錫材許用強度而決定(圖 6)。	 圖 6
接合	11	1. $\eta_t = \frac{S \sigma_w'}{\delta \sigma_w} = \frac{\sigma_w'}{\sigma_{tc}}$ 2. $\eta_s = \frac{S \tau_w'}{\delta \tau_w} = \frac{\tau_w'}{\tau_w}$ $\eta_t$ : 錫縫效率—對錫縫拉斷度與鋼板抗拉 $\eta_s$ : 錫縫效率—對錫縫剪斷度與鋼板抗剪 $S$ : 錫縫斷面高度 cm $\delta$ : 鋼板厚度 cm $\sigma_w$ : 錫材許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup> $\sigma_w'$ : 板材許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup> $\tau_w'$ : 錫材許用剪應力 kg/cm <sup>2</sup> $\tau_w$ : 板材許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup>	鋼板對接 錫縫，其錫縫效率，乃錫縫抗拉或抗剪強度與鋼板抗拉或抗剪強度之比。 因錫縫斷面高度與鋼板厚度相近似而得錫縫效率近似式。	

章	順序	公 式	說 明	圖 形
鋸 接	12	$S = \delta \sin 45^\circ = 0.7 \delta$ $S:$ 危險斷面高度 cm $\delta:$ 鋼板厚度 cm	鋼板搭接 鋸接，鋸縫危險斷面高度與 鋼板厚度之關係(圖7)。	 圖7
	13	$P = 2Sl\tau_w' = 2 \times 0.7\delta l\tau_w'$ $P:$ 鋸縫許用載荷 kg $S:$ 危險斷面高度 cm $l:$ 每側鋸縫長度 cm $\tau_w':$ 鋸縫許用剪應力 kg/cm <sup>2</sup> $\delta:$ 鋼板厚度 cm	鋼板搭接 鋸面剪切，其鋸縫許用 剪力載荷，依鋸縫危險斷 面高度、每側鋸縫長度及鋸 縫許用剪應力而決定。	 圖8
	14	$P = SL\tau_w' = 0.7\delta L\tau_w'$ $P:$ 鋸縫許用載荷 kg $S:$ 危險斷面高度 cm $L:$ 鋸縫總長 cm $\tau_w':$ 鋸材許用剪應力 kg/cm <sup>2</sup> $\delta:$ 鋼板厚度 cm	鋼板搭接 混合鋸縫(兩側前鋸縫) 鋸縫受剪力作用，其鋸縫許 用剪力載荷依鋸縫危險斷面 高度、鋸縫總長及鋸材許用 剪應力而決定(圖8)。	 圖9
	15	$P = 0.7/\sqrt{2} \delta \tau_w'$ $P:$ 鋸縫安全載荷 kg $\delta:$ 板材厚度 cm $l:$ 每側鋸縫長度 cm $\tau_w':$ 鋸材許用拉應力 kg/cm <sup>2</sup>	鋼板正交 鋸縫，受拉力作 用，其鋸縫安 全載荷，依 鋼板厚度、鋸 縫長度及鋸材 許用拉應力而 決定(圖9)。	 圖10
合	16	$Pr = \frac{\tau_m}{r_m} S I_0$ $P:$ 偏心載荷 kg $r:$ 載荷偏心距離 cm $\tau_m:$ 肉鋸最大剪應力 kg/cm <sup>2</sup> $r_m:$ 鋸肉最遠距離 cm $S:$ 鋸接肉厚 斷面高度 cm $I_0:$ 極轉動慣量 cm <sup>3</sup>	鋼材鋸接 結構因偏載 荷，使鋸縫受 扭矩作用，其 扭矩 $P \cdot r$ 與 扭矩 $\tau_m \cdot r^2$ 等 於，即 $P \cdot r = \tau_m \cdot r^2$ 得 $P = \frac{\tau_m}{r_m} r^2$ 又 $r^2 = b^2 + h^2$ 則 $P = \frac{\tau_m}{r_m} S I_0$ 此式說明了 鋸接肉厚及極 轉動慣量與 剪應力的關係。	 圖10