

鍛工車間設計

上
下

赫爾然諾夫斯基著

机械工业出版社

7368
1/2)-2

高等學校教學用書

鍛工車間設計

上 册

赫爾然諾夫斯基著



机械工业出版社

目 次

原序.....	2
第一章 总論.....	9
1 設計的目的与任务	9
2 机器制造厂的組成	10
3 鍛工車間在工厂整个机构中的作用	10
第二章 工厂的总平面圖及鍛工車間在总平面圖上的位置	12
4 总平面圖及其編制概論	12
5 厂区内铁路及無軌道路的佈置	13
6 厂房間的距离	16
7 鍛工車間在总平面圖中的佈置特点	18
8 总平面圖示例	18
第三章 工厂設計程序.....	21
9 初步設計	21
初步設計的組成(21)——初步設計的編制(22)	
10 技術設計.....	22
技術設計的組成(23)——技術設計的編制(23)	
11 施工詳圖.....	24
第四章 鍛工車間的分类.....	25
12 分类的特征	25
13 有关各类車間的資料	27
第五章 設計任务書.....	34
14 生產綱領	34
概略設計(34)——詳細設計(36)	
15 时间基數	36
公称时间基數(36)——实际时间基數(37)	
第六章 工藝過程和設備.....	39
16 概論.....	39
生産类型(39)	
17 影响选择鍛件制造方法的因素.....	40
对零件的要求(40)——鍛件的重量(41)——鍛件的外形(42)——加工車間的要求(42)——生 產类型(42)——制造的經濟性(44)	
18 确定生產設備的方法.....	44
概論(44)——設備数量及其負荷的確定(45)	
19 确定基本生產設備的尺寸、生產率、数量及負荷所用的概略指标.....	55
20 有关編制工藝過程的一些問題.....	60
21 自由鍛造工藝過程的編制.....	64

基本定义(61)——余量与公差(72)——鍛件圖的繪制(79)——金屬材料重量的確定(80)——毛坯尺寸的確定(84)——工藝過程中工序和工步次序的選定及其相應草圖的繪制(85)——主要生產設備尺寸的確定(93)——主要的及輔助的工具(98)——金屬加熱規範和鍛造溫度範圍的選擇(99)——鍛件冷卻規範的確定(108)——所需工作人員及其工資等級的確定(110)——生產定額的確定(111)——鍛件熱處理過程和規範及其所需設備的尺寸和類型的確定(117)	
22 鍛錘模鍛工藝過程的編制	123
鍛件圖紙的繪制(123)——鍛模的分模面(線)(130)——余量與公差(130)——模鍛斜角(133) ——圓角半徑(134)——冲孔前的預沖孔和孔膜(135)——金屬材料重量的計算確定(140) ——毛坯斷面的確定(142)——所擬工藝過程中工序和工步次序的選定及其相應草圖的繪制 (144)——設備尺寸的確定(144)——所需主要和輔助工具及起重運輸設備的選擇(146)—— 生產定額的確定(147)	
23 机械快速压床下的模鍛	158
模鍛壓床所需壓力的確定(158)	
24 平鍛機上模鍛—頂鍛工藝過程的編制	159
鍛件圖紙的繪制(159)——毛坯尺寸的確定(160)——工序及工步次序的選定(163)——在平 鍛機上進行頂鍛所需能力的確定(166)	
25 加熱毛坯氧化皮的水力清除法	166
26 鍛件氧化皮的清除	167
滾筒清理(167)——酸洗(酸漬)(168)——噴丸清理(168)	
27 金屬材料	170
第七章 燃料及加熱設備	173
28 鍛工車間所用的燃料及其消耗量的計算方法	173
概論(173)——燃料消耗量的計算(174)	
29 加熱設備	175
鍛工車間爐子的分類(175)——爐子類型的選擇(176)——爐底尺寸的計算(180)——爐子數 量的確定(185)——台車式爐子爐底的尺寸與鋼鉆尺寸及其在爐內排列的協調(187)	
30 煙氣及燃燒所需空氣	190
煙氣及燃燒所需空氣量的確定(190)——從爐中排出煙氣的方法及煙道截面尺寸的計算(193) ——煙筒(195)——爐子空氣管直徑的計算(196)——鼓風機壓力及其所需容量的計算(196)	
31 毛坯的電加熱	200
接觸加熱(201)——感應加熱(202)——發電機類型的選擇(203)	
32 冷却鍛件的設備	203
第八章 鍛工車間的动力需要	204
33 概論	204
34 蒸汽	204
錘及水壓機的壓縮蒸汽參數、反壓力參數的選擇(204)——錘和水壓機的蒸汽消耗量(206) ——蒸汽消耗量曲線圖的繪制(211)——吹淨鍛模和酸洗工部預熱酸洗槽所用之蒸汽(213)	
35 蒸汽管道	219
概論(219)——蒸汽消耗量一覽表的編制(221)——蒸汽管道的計算(222)	
36 壓縮空氣	227
錘的空氣消耗量(227)——吹鍛模用的空氣消耗量(228)——風動起重機和風鑄的空氣消耗 量(228)	

37 空气管道	230
管道内的压力损失(230)	
38 錘及压床的动力选择	231
蒸汽的优点和缺点(231)——空气的优点和缺点(232)	
39 电力	232
40 生产用水	233
第九章 劳动力	237
41 鋼工車間的工作人員組成	237
42 車間工作人員數目的計算	237
43 車間工作人員等級的劃分	242
第十章 起重运输設備	243
44 鋼工車間起重运输設備的主要种类	243
45 各类鋸工車間所採用的起重运输設備	244
第十一章 面積的区划与设备的佈置	253
46 鋸工車間的組成	253
47 在鋸工車間面積区划和设备佈置前所需确定的問題	254
鋸工車間在总平面圖中的位置問題(254)——与車間設計有关的問題(257)	
48 区划面積的原則	258
金属材料倉庫和备料工部(258)——生產设备所佔的面積(259)——輔助工部(260)——水壓机的水泵-蓄勢器站(261)——生活間(261)	
49 设备的佈置方法	267
在横向运输線上的设备佈置(261)——在縱向运输線上设备佈置(263)	
50 主要生產设备及与其工藝过程有关的设备相互間的佈置	265
自由锻造用的蒸汽-空气錘(266)——自由锻造用的空气錘(266)——模鍛錘(蒸汽-空气錘和夾板錘)(266)——快速橫鍛压床(268)——平鍛机(268)——摩擦压床(268)——臥式弯曲机(268)——鍛造水压机(268)	
51 设备之間的距离	271
52 車道(通道)和走道	273
消防車道(275)——人行道和出口(275)	
53 面積区划和设备佈置示例	276
54 鋸工車間面積的計算方法	285
鋸工車間的面積組成(285)	
第十二章 鋸工車間的倉庫部分及备料工部	287
55 金属材料倉庫及备料工部	287
概論(287)——鋸工車間倉庫中儲存金属材料的方法(288)——金属材料倉庫及备料工部的相互位置(289)——卸貨線所需長度的計算(291)——倉庫及备料工部的面積計算(292)	
56 倉庫及备料工部的厂房	293
57 备料工部的设备	298
58 金属材料倉庫及备料工部的平面佈置示例	298
59 其他倉庫房屋及面積	298
第十三章 鋸工車間修理工部	300

60 設備修理的種類	300
61 修理工部面積的計算及其在鍛工車間中的位置	302
62 修理工部的起重運輸設備	302
63 修理工部的人員	302
工人的組成(302)——工程技術人員的組成(305)	
第十四章 鍛工車間的厂房	306
64 各類鍛工車間的厂房型式	306
65 厂房開間的尺寸	308
開間的寬度(308)——開間的高度(310)——開間的長度(311)——柱距(313)	
66 鍛工車間的地盤及開間內的天窗	314
67 設計的衛生標準及規則	315
供水(315)——照明(316)——生產厂房和生產房屋的要求(318)——行政辦公室的要求(319) ——生活間的要求(320)——保健站的要求(323)	
68 生活福利間的位置	321
第十五章 經濟部分	324
69 經濟部分的組成	324
70 主要材料、輔助材料、工具、燃料及所有各種動力價格的計算	324
71 工資年基數的計算	325
72 車間經費的計算	329
73 設計核算及生產預算的制定	329
74 車間投資的預算綜合的制定	333
75 技術經濟指標	333
第十六章 車間的管理組織	337
76 車間管理系統	337
77 技術檢查組織	338
附錄	340
I 軋制鋼，初轧钢坯（轧压钢坯） $(\frac{OCT}{HKTII} 2437)$	
II 軋制鋼，毛坯 $(\frac{OCT}{HKTII} 2438)$	
III 热轧圆钢（ГОСТ 2590-44）	
IV 热轧方钢（ГОСТ 2591-44）	
V 空气消耗量（公尺 ³ /秒） (Q_{cek}) 以及空气在金属管道中的流速（公尺/秒） (v_a) 与管 道直径和摩擦阻力（压力头损失）的关系[47]	
參考文獻	350

第八章 鍛工車間的动力需要

33 概論

鍛工車間使用蒸汽、壓縮空氣、電力、水和燃料。

蒸汽可以用來帶動自由鍛錘、模鍛錘和水壓機，吹鍛模，並可用作加熱及預熱模鍛車間酸洗工部清洗鍛件所用的酸溶液、中和溶液及水。

壓縮空氣可代替蒸汽作為鍛錘和壓床的動力，也可以吹鍛模，起動局部的起重設備（例如，大型平鍛機的起重設備），開動平鍛機、壓床和風鏟（用於清理鍛件和剷除金屬的缺陷）。

電力主要是用做電動機及照明的電能，目前也用於較小型的電加熱設備上。

壓力較高（200~500 大氣壓）的水，可用於純水式水壓機和蒸汽水壓機。現在，在模鍛和鍛鍛前清除棒料上的氧化皮的設備也開始用水（100~150 大氣壓）。此外，水還可用來冷卻手鍛工具、平鍛機及摩擦壓床的模具及冷卻加熱爐的附件，用作加熱爐的水幕，最後還可用在酸洗工部。

燃料用於手鍛爐、加熱爐及熱處理爐。有關燃料的詳細問題參看第七章。

34 蒸汽

鍛及水壓機的壓縮蒸汽參數、反壓力參數的選擇

大多數鍛錘和水壓機車間都用蒸汽。在進入鍛錘汽缸前的蒸汽壓力（錘的廢氣直接排出，廢氣不利用時）對鍛錘一般是 6~7 絕對大氣壓，而對模鍛錘則為 7~9 絶對大氣壓。直接排氣時的反壓力經常為 1.1 絶對大氣壓左右，利用廢氣時反壓力還要增大。例如，利用廢氣預熱水時，反壓力可增到 1.5 絶對大氣壓，如將它用在干燥器或者是帶有很長蒸汽管的蒸汽取暖設備上，反壓力就可達 3~4 絶對大氣壓〔3〕。

反壓力少許提高至 1.5 絶對大氣壓的限度內實際上幾乎不影響錘的工作，也就是不降低錘的功率，不增大蒸汽消耗量，也不影響錘的操縱。當反壓力超過這個限度時就會影響錘的工作，首先就要降低錘的功率。為了使功率不變，那就必須依上述適當地提高蒸汽的壓力。

圖 62 是引自阿什基那季（А. Л. Ашканизи）的著作〔3〕的新蒸汽的壓力與反壓力值的關係曲線圖。但須指出，此曲線圖僅適用於在一定條件下工作的錘。曲線 1 是表示進汽和排氣時，錘工作的壓力落差，該落差等於 0.5 大氣壓，即： $p_a - p_e = p_1 - p_e = 0.5$ 大氣壓（圖 63），它也表示進汽和排氣時的壓力差在 3.5 大氣壓之

間，即： $p_e - p_a = 3.5$ 大氣壓。曲線 2 是表示在進汽和排汽時，錘工作的壓力落差為 1 大氣壓，進汽與排汽壓力之間的差度與第一種情況相同（3.5 大氣壓）。因此，當與上述情況不同時，此圖只能給一個上述值之間關係的特性。顯然，反壓力的增加對新蒸汽壓力的提高影響很大。

進汽和排汽時壓力落差的變化是根據蒸汽分配裝置的結構來決定，特別是根據閥門的通道及汽口的斷面來決定，壓力落差一般在 0.5 到 1 個大氣壓之內，即如圖 62 所示的曲線圖繪制時所採用的限度。因此當反壓力按規定增大時，要根據蒸汽分配閥的結構情況來提高新蒸汽的必要壓力。進汽和排汽時蒸汽通過的阻力愈小，新蒸汽壓力的增加也就愈小。按曲線圖

（圖 62），根據所得的增高的反壓力可概略地確定新蒸汽的壓力，不必進行計算。反壓力通常不應高於 1.8~2 純對大氣壓，此時自由鍛錘的新蒸汽壓力採用 7~8 純

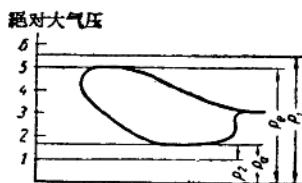


圖 62 新蒸汽壓力與反壓力的關係曲線圖。

上述資料說明了反壓力的增加和新蒸汽消耗的相互關係。因此，關於利用全部或部分廢汽問題只有經過適當的計算，確切地証實了其在經濟上的合理性之後才能決定。在進行這些計算時，必須估計到廢汽量將少於所消耗的新蒸汽量（其減少量等於新蒸汽量因漏汽與凝結而損耗的數值）。

在用干飽和蒸汽或過熱蒸汽的車間里，當新蒸汽管和廢汽管的支管很多時，這些損耗可採用 10~12%。在用含有很多凝結水的飽和蒸汽的車間中，錘在工作時往往打開放水閥門。因而在這些車間中蒸汽的漏汽損耗量可達 8~10%，而總損耗量在 18~22% 以下 [3]。

考慮到上述情況，在設計新車間時所採用的可利用的廢汽數量不應超過新蒸汽消耗數量的 88~90%，而當編制改建舊車間的設計時，此數量應根據鍛工車間將來所用的蒸汽供應情況來決定；如果該工廠現有鍋爐房所供給的不是干蒸汽，那麼可

對大氣壓。反壓力增大，新蒸汽壓力也增大，因而新蒸汽的消耗量也隨之增加。圖 64 上的曲線說明了最初壓力 p_1 （曲線 1）和蒸汽消耗量（曲線 2）因反壓力 p_2 提高而增加的情況。由於漏汽和進汽時壓力 p_e 的增大，蒸汽消耗量也隨之增大 [3]。

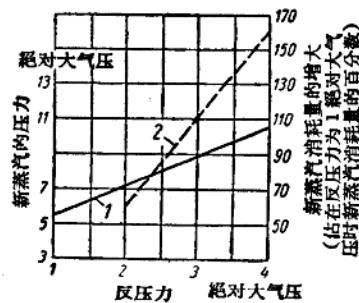


圖 64 新蒸汽壓力和消耗量的增加是根據反壓力的增加而變化。

以利用的廢汽數量不能超過新蒸汽消耗量的78~82%。

考慮到汽封在高溫下工作的複雜化，蒸汽的過熱不應高於 240° ，蒸汽進入鍛工車間時應具有這樣的溫度。

蒸汽水壓機所需的蒸汽壓力應根據該水壓機的構造來決定。工廠一般生產出來的水壓機用11~13絕對大氣壓的蒸汽，但有的水壓機要用15絕對大氣壓的蒸汽。

增加壓力就可縮小增壓器汽缸的直徑，同時也能提高設備的熱效率。

如果在設計的車間中既用錘又用水壓機時，蒸汽壓力按水壓機規定，因而用於錘上的蒸汽就要進行減壓，在減壓時蒸汽仍保持正常的含熱量。減壓過熱蒸汽會使蒸汽溫度略降，而減壓濕蒸汽就會增大它的乾燥性，此點在任何情況下都是希望的。

錘和水壓機的蒸汽消耗量

決定蒸汽消耗量可用下述方法之一進行，但因在工作車間中有很多因素能影響蒸汽的消耗量（有的減小，有的增大），所以應把所得出的蒸汽消耗量看作是近似的數字。在設計時所採用的車間工作條件愈近於實際工作條件，則該設計書中所指出的蒸汽消耗量愈近於實際。決定汽錘和水壓機的蒸汽消耗量之方法，可分為三類。

第一類——這個方法是根據能代表錘和水壓機的性質及預定工作性質的各個數值來決定蒸汽消耗量。這些數值系指錘的汽缸和水壓機增壓器的汽缸的直徑，汽缸行程的大小和次數，平均指示壓力，設備負荷系數等。第二類根據經驗公式確定蒸汽消耗量。第三類是根據所有的經驗和樣本數據確定蒸汽消耗量。

自然，用第三種方法求得的蒸汽消耗量的數據是不能反映出該設計工藝過程，設備負荷情況和使用狀況等的全部特點來，但是這些數字極為重要，可作為用前兩種方法所確定的蒸汽消耗量的驗算數字。

下面我們分別研究一下每一種計算蒸汽消耗量的方法。

按錘的指示功率計算蒸汽消耗量 錘的指示功率 N_i 可用下式計算：

$$N_i = \frac{\left(\frac{\pi D^2}{4} p_i'' n + \frac{\pi D^2}{4} p_i'' n - \frac{\pi d^2}{4} p_i'' n \right) s}{60 \times 75} \text{ 馬力}$$

式中 D ——錘的汽缸直徑（公分）；

d ——錘桿直徑（公分）；

n ——每分鐘落錘次數；

s ——鎚擊時活塞的行程（公尺）；

p_i'' ——汽缸上部平均指示壓力（公斤/公分²）；

p_i''' ——汽缸下部平均指示壓力（公斤/公分²）。

为了使公式简化，在对计算结果 N_i 无特殊影响时，平均指示压力 p_i^{θ} 和 $p_i^{\prime\prime}$ 可用平均值 p_m 来代替，即：

$$p_m = \frac{p_i^{\theta} + p_i^{\prime\prime}}{2} \text{ 公斤/公分}^2$$

经这样改变，锤的指示功率可采用最便於利用的形式來表示。

$$N_i = \frac{\left(\frac{\pi D^2}{4} - \frac{1}{2} \times \frac{\pi d^2}{4}\right) p_m n s}{30 \times 75} \text{ 馬力}$$

每一指示馬力小时的蒸汽消耗量用 q 来表示，锤每小时蒸汽消耗量用 Q 来表示，则可得：

$$Q = N_i q = \frac{\left(\frac{\pi D^2}{4} - \frac{1}{2} \times \frac{\pi d^2}{4}\right) p_m n s q}{30 \times 75} \text{ 公斤/小时}$$

有关数值 p_m 和 q 的实际及参考数据常带有偶然性，这些数据的平均值可採用：
 p_m ——3 公斤/公分² [32]；锤在修理后的情况下 q ——25~30 公斤/指示馬力小时，而長时期使用未經適當修理的锤是 50~75 公斤/指示馬力小时 [3]。 D 、 d 、 s 、 n 的数值根据样本数据取得。

根据汽缸的容積确定锤的蒸汽消耗量 下列各种符号表示：

Q ——锤的蒸汽消耗量（公斤/小时）；

D ——汽缸直徑（公分）；

d ——锤桿直徑（公分）；

S ——活塞的全行程（公分）；

n ——全行程每分鐘落锤的最多次数；

ε ——充滿系数[●]；

γ ——蒸汽比重（公斤/公尺³）；

v ——每一往复行程进入汽缸的蒸汽的体積（公分³）；

Q_{vac}^{max} ——每小时锤的蒸汽最大消耗量（公斤/小时）；

Q_{vac}^{avg} ——每小时锤的蒸汽平均消耗量（公斤/小时）。

当新蒸汽进入汽缸时，在汽缸内还有一定量的廢气，它可減少进入汽缸的新蒸汽的数量；如果不考慮这一点，那么进入汽缸新蒸汽的体積的近似数值可用下式表示：

$$v = \frac{\pi D^2}{4} \varepsilon S + \left(\frac{\pi D^2}{4} - \frac{\pi d^2}{4} \right) \varepsilon S = \left(2 \frac{\pi D^2}{4} - \frac{\pi d^2}{4} \right) \varepsilon S \text{ 公分}^3,$$

由此可得出每小时蒸汽最大消耗量：

$$Q_{vac}^{max} = \frac{\left(2 \frac{\pi D^2}{4} - \frac{\pi d^2}{4} \right) \varepsilon S \gamma n 60}{10^6} \text{ 公斤}$$

● 原文为 отсечка，直譯为停止送汽，根据式中情况可知是进汽切断时活塞的行程与全行程 S 之比。——譯者

一般來計算自由鍛錘的 Q_{vac}^{\max} 時，充滿系數 ϵ 的值採用 0.45，而在計算模鍛錘時，則採用 0.65~0.75。

如果考慮到所設計的車間的工作條件時，則蒸汽每小時的平均消耗量 Q_{vac}^p 可根據 Q_{vac}^{\max} 計算，這些條件為：

1) 所設計的工藝方法，根據鍛件的複雜性、成批性以及對鍛件質量的要求等得出來的；

2) 工作位置的組織和工作組的組成；

3) 起重運輸設備；

4) 設備的物理狀況及使用情況。

上述各條件可考慮代入適當的系數，其符號如下：

K_1 ——錘的利用系數（以時間計）；

K_2 ——錘的有效行程數（落錘打擊次數）的實際利用系數；

K_3 ——由於錘的新舊情況而使蒸汽消耗量增加的系數。

將這些系數代入蒸汽最大消耗量的公式中，可得出確定錘的小時平均消耗量的公式：

$$Q_{vac}^p = K_1 K_2 K_3 Q_{vac}^{\max}$$

根據現有的貧乏資料將可能確定的系數平均值列入表 127 中。

蒸汽水壓機的蒸汽消耗量的計算 蒸汽水壓機增壓器中每小時的平均蒸汽消耗量按下式計算：

$$Q_{vac}^p = \frac{\pi D^2}{4} S n \epsilon \gamma K_1 K_2 K_3 60 \quad \text{---}$$

式中 D ——增壓器蒸汽缸直徑（公分）；

S ——增壓器的全工作行程（公分）；

n ——每分鐘行程數；

ϵ ——充滿系數；

γ ——蒸汽比重（公斤/公尺³）；

K_1 ——蒸汽水壓機的利用系數（以時間計）；

K_2 ——增壓器行程的實際利用系數；

K_3 ——蒸汽水壓機的物理狀況。

在蒸汽水壓機中充滿系數 ϵ 常接近於 1。系數 K_1 不得小於 0.65~0.7；取系數 K_2 時應考慮到所定的工藝過程；系數 K_3 應在 1.1~1.3 范圍內。

在目前，考慮到最大的節約，在大多數的情況下水壓機的回程汽缸作成水力的。但是至現在所見到的能力不很大的水壓機（2000 噸以下），其橫樑的昇起是由蒸汽回程汽缸來完成的。

此時，增壓器的蒸汽消耗量中就應加上回程汽缸的蒸汽消耗量，此消耗量是按

表127 系数的平均值

锤的型式及尺寸	K_1	K_2	K_3	锤的型式及尺寸	K_1	K_2	K_3
自由锻锤				4000~5000公斤	0.30~0.35		
750公斤以下	0.7~0.75			模锻锤			
750~1500公斤	0.55~0.65			1000公斤以下	0.88		1.2~1.5
1500~2500公斤	0.45~0.50	0.6~0.65	1.2~1.5	1000~3000公斤	0.86	约0.75~0.8	1.2~1.55
2500~4000公斤	0.35~0.40			3000公斤以上	0.85		1.2~1.65

回程汽缸中所充蒸汽的体積來計算的，同时水压机横樑的反回行程比工作行程將大一倍。在表 128 內載有水压机工作行程的概略尺寸。

根据基德拉夫立可 (Гидравлик) 公司的資料，回程汽缸的蒸汽消耗量佔工作行程消耗量和損耗的 35~38% 或佔工作行程消耗量的 44~50% [56, 80]。

用經驗公式計算锤的蒸汽

平均消耗量 下面是計算鍛錘蒸汽消耗量的公式，該公式為維特青金 (Ветчинкин) 工程師給出：

$$Q_{av}^p = 400(1+2K_1)\sqrt{G} \text{ 公斤/小时}$$

式中 K_1 ——锤的利用系数 (以時間計)； G ——锤落下部分重量 (噸)。

虽然公式很簡單，但依此求得的蒸汽的概略消耗量却与实际消耗量很相近。

根据經驗数据和生產锤及水压机的工厂的数据來計算蒸汽消耗量 現在有很多關於锤的蒸汽消耗量数据，特別是有关模锻锤的数据更多。锻造水压机的蒸汽消耗量数据也有，但是較少。这些数据的來源，一方面是各种研究者的經驗数据，另一方面是样本数据和設備供給机关的保証数据。

这些來源的共同缺点就是同样类型尺寸的设备的蒸汽消耗量由於資料的來源不同而相差很大。如果沒有使条件更具体化的补充資料 (在此条件下能得出正确的蒸汽消耗量)，就不可能經常修正，因而也不可能列出各种条件下蒸汽消耗量的数据。

表 129 中載有锤的蒸汽平均小时消耗量。表 130 中載有蒸汽水压机的蒸汽平均小时消耗量。这个表是根据设备負荷大約为 75% (以時間計) 編制的。

表 130 所載数据是 2000 噸以下的水压机蒸汽汽缸的和水力提昇缸的 蒸汽消耗量。但是不应把这种情况当作是对蒸汽汽缸的推荐，因为这种汽缸如上述和水力汽缸比起來是不太經濟的。

必須指出，近來蒸汽水压机已逐漸被快速純水压机所代替了。

表 128

水压机的压力 (噸)	工作行程 (公厘)	水压机的压力 (噸)	工作行程 (公厘)
500	125	2000	150
600	125	2500	150
800	125	3000	175
1000	140	5000	250
1500	150	6000	250

表129 錘的干燥飽和蒸汽的
平均消耗量

錘落下部分的重量 (噸)	模 鍛 錘		自由鍛錘 (公斤/小時)
	錘工作時的消耗量 (公斤/小時)	吹鍛模佔錘工作消耗量的百分數(%)	
0.5	680	14	600
0.75	840	14	660
1.0	970	14	920
1.5	1200	14	1150
2.0	1400	8	1320
2.5	1550	8	1470
3.0	1700	8	1600
4.0	2000	8	1850
5.0	2250	5	2100
6.0	2500	5	—
7.0	2700	5	—
8.0	2900	5	—
9.0	3100	5	—
10.0	3300	5	—

表130 壓床的干燥飽和蒸汽的
平均消耗量

水壓機的壓力 (噸)	蒸汽消耗量(公斤/小時)	
	帶有蒸汽回程汽缸的水壓機	帶有水力回程汽缸的水壓機
500	2150	1650
600	2400	1800
800	2800	2200
1000	3300	2500
1200	3800	2800
1500	4600	3350
2000	5800	4350
2500	—	5300
3000	—	6300
4000	—	8300
5000	—	10200
6000	—	12200
10000	—	22000
—	—	—

如前所述，表129和表130是錘和水壓機的蒸汽平均小時消耗量。

在試驗時所得之錘〔3, 32〕的蒸汽消耗量的曲線圖表明，在不間斷的工作過程（最大持續時間）中蒸汽消耗量的增加超過平均消耗量的1.3~2.5，此比例數是从小錘到大錘逐步增加的。同時這些曲線圖還表明，錘的蒸汽尖峯消耗與其最大持續時間消耗量相差不大。

由於沒有類似的水壓機之蒸汽消耗曲線圖，因此不能作以上的分析，但是以表130所載的數據與水壓機連續工作時蒸汽消耗量來比較，則可得出，其〔最大持續時間〕的蒸汽消耗為表130所載數據的1.4~1.5倍●。

全車間蒸汽小時平均的總消耗量就是所有的錘和壓床的蒸汽平均小時消耗量的總和，亦即：

$$Q_{cy,n}^{cp} = \sum Q_{vac}^{cp} \text{ 公斤/小時} = \frac{\sum Q_{vac}^{cp}}{1000} \text{ 噸/小時}$$

表129和表130中所載的蒸汽消耗量及式 $Q_{cy,n}^{cp}$ ，未將蒸汽在導管中因凝結和漏汽的損耗包括在內。此種損耗的大小與導管的情況（封密性、絕熱性）有關，也與全車間支管情形有關。

在設計中，這種損耗通常為設備蒸汽消耗量的25%，佔蒸汽總消耗量的20%。阿什基那季工程師〔4〕認為這個損耗的百分比〔在支管極多，並且絕熱很壞、特別是有許多零散的用戶（油箱、噴油器、淋浴室等）的情況下是可能的〕。

● 水壓機在不間斷工作時，蒸汽消耗量的數據是塞格洛夫（В.Ф.Шеглов）工程師編制的。

在設計新車間時，必須注意最合理地組織車間動力設施，使得蒸汽的損耗可以減少至佔設備之蒸汽消耗量的10~15% [3]。過熱蒸汽的凝結損耗幾乎沒有，因此總損耗不超過3~5%。

蒸汽的年消耗量 Q_{yoa} (不包括導管內的損耗) 可用下式計算：

$$Q_{yoa} = \frac{(Q_{vac}^P \Phi'_o k'_s + Q_{vac}^P \Phi''_o k''_s + \dots)}{1000} \text{噸}$$

式中 Q_{vac}^P , Q_{vac}^P 等——每台設備的蒸汽平均小時消耗量 (公斤)；

Φ'_o , Φ''_o 等——每台設備年時基數 (小時)；

k'_s , k''_s 等——每台設備的負荷系數。

如果所有設備的時間基數 Φ_o 像一般所採用的那樣都是一樣時，則可按下式計算：

$$Q_{yoa} = (Q_{vac}^P k'_s + Q_{vac}^P k''_s + \dots) \frac{\Phi_o}{1000} \text{噸}$$

蒸汽消耗量曲線圖的繪制

在編制鍛工車間蒸汽供應部分的設計書時，不僅要知道蒸汽小時平均的消耗量 Q_{vac}^P 和年消耗量，同時要有蒸汽消耗量可能變化及如何變化的資料，尤其重要的是要知道車間工作過程中蒸汽的最大和最小消耗量的數值及其重複的性質。此消耗量將適於設備的最大和最小利用時刻。這些消耗的持續時間是很难預先計算的，但在任何情況下關於最大的消耗量都可肯定地說：在車間工作緊張時，此消耗量可能持續很長的時間；這就是所謂的「最大的消耗量」或稱「最大的持續」。最小消耗量，即車間工作不緊張時的消耗量，當然可能僅僅是較短的時間。除了「最大的持續」外，在設備同時使用系數等於1時，即在車間所有設備上全進行鍛造時，蒸汽消耗量可能增高。但是這種情況是非常少的。即所謂蒸汽消耗中的「尖峯」，其時間很短，此「尖峯」蒸汽消耗出現時，由鍋爐加強蒸汽的供應是可以補償的。

如果沒有上述資料就不能進行供給鍛工車間蒸汽之鍋爐及儲汽設備的計算，也不能合理地解決使用廢汽的問題。因此當在鍛工車間內使用蒸汽的設備很多時，在此類車間（第Ⅱ類三、四組車間，第Ⅲ、Ⅳ類車間）的設計時應繪制蒸汽消耗量曲線圖。曲線圖所包括的時間應該是足夠的，以便能表示出在工作時間內所有的蒸汽消耗變化。例如：如果車間分三班工作，每班所用設備台數各不相同，那就必須有每班的蒸汽消耗量曲線圖；如果車間在工作時每班的設備負荷都相同，自然為一班制定一個曲線圖就可以，因為此圖可用於其他各班。

因此全車間的蒸汽消耗量曲線圖至少應包括一班，把班以小時分幾段，每段再以十分鐘分成格。將一班的時間這樣劃分，在確定與車間蒸汽供應有關的問題時使用此曲線圖完全足夠。

全車間蒸汽消耗量曲線圖按下列順序繪制：

1. 根據上述的理由，確定需要繪制曲線圖的班數。

2. 指出每班的開始和終了的工作規範。如設備在每班開始十分鐘之後才開始工作，而在每班結束前十分鐘停止工作，因此這二十分鐘內蒸汽消耗量與主要設備的工作無關。漏汽和凝結的消耗量，噴油嘴把石油噴成霧狀及其他消耗等都屬於這種消耗。

3. 全部設備分成各組，每一組中都包括按同一工作循環工作的設備。例如把0.5~5噸的鍛錘分為三組，第一組0.5~1噸，第二組1.5~2噸，第三組3~5噸。

水壓機可分以下各組：800~1000噸，1200~1500噸，2500~3000噸，5000~6000噸，10000~15000噸。

列舉之总的劃分的情況，只是一般的劃分，自然，可以根據所設計的車間中設備的具體工作條件而加以修正。將設備這樣劃分的合理性是很明顯的，因為在這種情況下會減少中間曲線圖的數量，以後這些曲線圖作為單獨的圖編在全車間蒸汽消耗量的總曲線圖中。

4. 每一個設備組都有自己的工作循環。例如，對三噸和五噸錘的組來說，在這些錘上製造鍛件的時間為30分鐘，這30分鐘還要按下列方法分開：

第一階段——輔助操作	4分鐘
第二階段——鍛造操作	10分鐘
第三階段——輔助操作	2分鐘
第四階段——鍛造操作	10分鐘
第五階段——輔助操作	4分鐘
30分鐘	

下半小時的工作循環同上。每班的最初一小時和最後一小時的工作規範和這裡所說的不同，而符合於上述第2項情況。

5. 在用上述方法計算蒸汽平均消耗量的過程中，如果沒有預先規定所安裝的每一類型尺寸的設備連續工作時的蒸汽消耗量時，則此消耗量就在設備連續工作時確定。如果採用的蒸汽平均消耗量是根據表129和表130的數據，那麼將表上數字和上述的系數（見210頁）相乘，即可得出在連續工作時的蒸汽消耗量。

6. 確定蒸汽損耗量，這些損耗量與某種設備在某段時間內是否工作無關。這種獨立的蒸汽損耗量包括漏汽和凝結。但這些損耗可取設備蒸汽平均消耗量的百分數。這類蒸汽消耗包括石油噴霧用，酸洗槽的加熱和其他蒸汽的消耗，以及不進行鍛造時的蒸汽消耗，即輔助操作時及在每班的開始和最後時的蒸汽消耗。

7. 相應的「最大持續」和最小的蒸汽消耗量，是根據各類設備（鍛錘、蒸汽水壓機等）和設備分組（按第3項分）來計算的。第一種情況時要給出設備的最大同時使用系數，而第二種情況時則要給出設備的最小同時使用系數。此系數可以依相

適情況採用 0.8 和 0.5。為了求得最不利情況下的消耗量（蒸汽的最大消耗），可用試算的方法以該類設備總數乘系數 0.8，按此求出蒸汽的最大消耗量。同樣以該類設備總數乘系數 0.5，便可得出蒸汽最小消耗量。

8. 利用已得的資料，根據有同樣工作循環的設備的各組（如第 4 項所述），繪制蒸汽消耗量圖。其次進行該表的平面測量，就可得出每班各個小時蒸汽平均消耗量。

9. 根據那些按第 8 項制定的曲線圖編制每種設備的曲線總圖，這些曲線總圖也要進行平面測量，以按所有該類型的設備確定蒸汽的平均消耗量。

10. 根據每種設備所制的曲線圖，還編制了全車間的蒸汽消耗量總曲線圖，量其面積可以算出一班中各個時間的蒸汽平均消耗量。

車間設備蒸汽消耗量按表式 19 計算，為了明了起見，表中填有用於自由鍛錘的例。

表式 19 中所載之數據僅是作例舉出，不能視作編制鍛工車間設計時採用的。

設備同時使用系數為 0.8 和 0.5 時的蒸汽消耗量的計算，即計算 [最大持續] 和 [最小持續] 的消耗量用表式 20 來作。

此表式同樣適用於自由鍛錘。表式 19 所示為工作週期相同的設備的分組。按上述方法確定蒸汽的最長時間最大消耗量和最小消耗量，必須有每個機組獨立的管道蒸汽損耗數值。這些管道損耗的大小與該組的所有設備有關，與確定長時間最大或最小蒸汽消耗量時所採用的工作設備數量無關。例如，第一組有五台錘，根據表式 19 第 7 欄計，該組的管路蒸汽消耗量為 1.57 噸。在確定長時間的最大和最小消耗量時也採用這個消耗量（表式 20 第 6 欄），雖然根據表式 20 第 3 欄採用工作錘的數量為 4 和 2。

表式 19 除車間所有設備的總計數字之外，還有石油噴霧、酸洗槽預熱和供給其他用途的蒸汽消耗量。

在圖 65 和 66 上載有適合於自由鍛錘的各個組（根據第 8 項）和這些錘的總消耗量（根據第 9 項）的自由鍛錘的蒸汽消耗量曲線圖，此圖可作為編制曲線圖的示例。

從圖 67 中可看出，全車間蒸汽消耗量總曲線圖的特點概念（根據第 10 項）。

把表式 19 中所載的蒸汽平均小時消耗量的數字和從曲線圖上得出消耗量比較一下，我們會看出這些數字是不相符合的。如表式 19 中的第 8 欄錘的蒸汽小時平均消耗量為 38.62 噸，而在圖 66 的曲線圖上，每班的最初和最後小時的平均消耗量為 35.05 噸，其他各小時為 36.15 噸。在各組的第 8 欄的合計數字中和圖 65 的曲線圖上的蒸汽平均消耗量中也有這種不相符合的現象。

這些不符合情況的原因是在計算表式 19 第 8 欄的數字時，只根據設備所採用

鋸工車間設備的蒸汽消耗量

表式19

設備組別	水壓機的 力量或錘 之落卜部 分的重量 (噸)	設備數量	蒸汽小時平均消耗量		單位設備 蒸汽小時 最大消耗 量(公斤)	凝結和漏 汽的消耗 量(獨立 消耗量) (噸)	包括獨立消 耗量在內的全部 設備蒸汽小時 平均消耗量 (噸)
			單位設備 (公斤)	全部設備 (噸)			
1	2	3	4	5	6	7	8
A. 自由鍛錘							
第一組	5	1	1390	1.39	1860	0.45	1.84
	3	$\frac{4}{5}$	835	$\frac{3.34}{4.73}$	1113	$\frac{1.12}{1.57}$	$\frac{4.46}{6.30}$
第二組	2	2	770	1.54	1014	0.55	2.09
	1.5	$\frac{7}{9}$	1350	$\frac{9.45}{10.99}$	1800	$\frac{3.14}{3.69}$	$\frac{12.59}{14.68}$
第三組	1	5	1100	5.50	1464	1.83	7.33
	0.75	2	870	1.74	1152	0.56	2.30
	0.5	$\frac{9}{16}$	667	$\frac{6.01}{13.25}$	888	$\frac{2.00}{4.39}$	$\frac{8.01}{17.64}$
合計		30		28.97		9.65	38.62
B. 模鍛錘							
合計		—					
C. 蒸汽水壓機							
合計		—					
全部設備的 合計		—		—			
在噴油器 里石油噴 霧和其他 需用的消 耗量		—	—	—	—	—	—

的大約蒸汽消耗量，而沒考慮到設計車間中設備的工作，而曲線圖上的數字是在繪制曲線圖時，考慮了設備的工作循環後而得出來的。

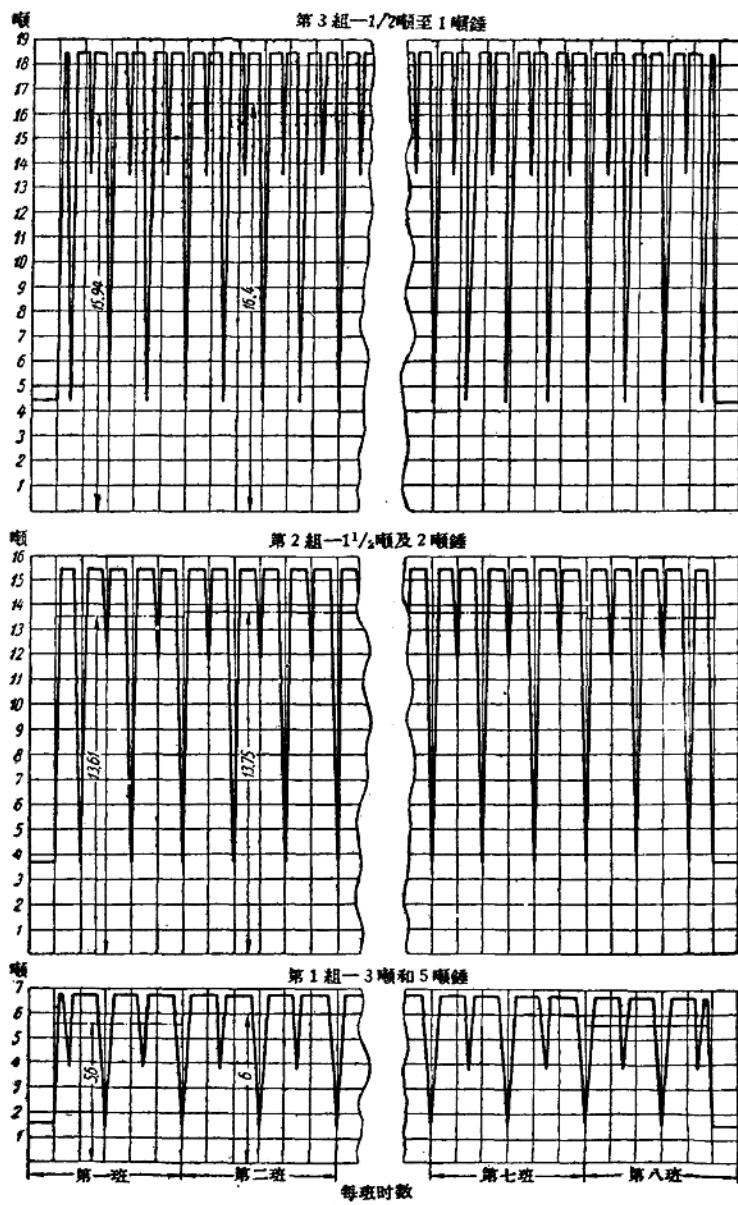


圖65 各組自由鍛鍤蒸汽消耗曲線圖。