

可逆式軋鋼机軋制規范

B. A. 恰古諾夫 著

艾方林 譯

冶金工業出版社

可逆式軋鋼機軋制規范

B.A. 怡古諾夫 著

艾方林 譯

冶金工業出版社

本書根據方坯初軋機和板坯初軋機的先進工作方法的分析，說明可逆式軋鋼機的最好軋制規範。在書中並且分析了蘇聯許多冶金工廠總結方坯初軋機先進工作經驗的例子。

本書可供車間的工程技術人員和工廠勞動組織科使用；此外對於學習冶金專業的學生也是有用的。

В.А.Тягунов

РЕЖИМЫ ПРОКАТКИ НА РЕВЕРСИВНЫХ СТАНАХ

Металлургиздат (Свердловск 1954 Москва)

可逆式軋鋼機軋制規範

艾方林 譯

1957年3月第一版 1957年3月北京第一次印刷 2,037 冊

850×1168·1/32·132,000 字·印張 $\frac{9}{32}$ · 定价(10) 0.90 元

冶金工業出版社印刷厂印

新华書店發行

書號 0551

冶金工業出版社出版 (地址：北京市灯市口甲 45 号)

北京市書刊出版業營業許可証出字第093号

目 录

| | |
|---------------|----|
| 序..... | 5 |
| 本書所採用的符号..... | 8 |
| 緒論..... | 13 |

第一章 壓下量規範

| | |
|---------------------|----|
| 咬入条件..... | 16 |
| 电动机的功率..... | 19 |
| 工作軋輥的强度..... | 27 |
| 金屬的質量..... | 34 |
| 軋制方坯时的道数和压下量圖表..... | 37 |
| 軋制板坯时的道数和压下量圖表..... | 44 |

第二章 速度規範

| | |
|------------------------|----|
| 在單机座軋鋼机上的軋制速度圖..... | 48 |
| 有連續机座的可逆式軋鋼机的軋制圖表..... | 55 |
| 板坯初軋机的速度圖..... | 57 |
| 停歇時間与軋制時間的关系..... | 61 |
| 可逆式軋鋼机的停歇時間..... | 70 |

第三章 动力規範

| | |
|---|----|
| 当速度圖最有利（I型）时，軋制力矩（ M_v ） 与电动机力矩（ M_n 和 M_{max} ）的关系..... | 82 |
| 定速軋制（II型速度圖）时，軋制力矩与电动机 力矩的关系..... | 90 |
| 定速軋制（II型）与缺少定速阶段軋制（I型） 的比較..... | 96 |
| 採用混合的速度圖（III型）时，軋制力矩与电动机 力矩的关系..... | 98 |

第四章 軋制規範的理論計算方法

| | |
|-------------------|-----|
| 維諾格拉多夫法..... | 106 |
| 福克斯法..... | 110 |
| 札罗申斯基法..... | 111 |
| 阿·阿·阿列克山德羅夫法..... | 116 |
| 季申科法..... | 119 |
| 作者的最初的方法..... | 124 |

第五章 總結先進經驗的實際方法

| | |
|-------------|-----|
| KMK 方法..... | 125 |
| MMK 方法..... | 135 |

第六章 可逆式軋鋼機最有利的工作規範的計算

| | |
|------------|-----|
| 計算方法..... | 137 |
| 計算的实例..... | 157 |
| 參考文獻..... | 162 |

序

在执行苏联共产党第十九次代表大会關於更好的利用現有設备的能力的決議中，軋鋼車間的革新者們已得到了很大的成就。由於生产技术优異、生产水平高，某些軋鋼机的生产能力已接近了技术上可能达到的最高生产能力。

各个先进軋鋼工作者在同一种軋鋼机上用不同方法都能达到高的指标，这証明了如果仔細研究各种好的工作方法、把它們加以总结而拟定最合理的工作規范，那末軋鋼机的生产能力是能够显著提高的。

可逆式軋鋼机的工作規范最为复杂；科学家和生产者最近对於这项工作的研究已日益注意。關於方坯初軋机，在烏克蘭科学院切克馬列夫（А.П.Чекмарев）院士的領導下进行了很多研究工作；技术科学博士扎罗申斯基（М.Л.Зрощинский）、教授阿列克山德罗夫（А.А.Александров），技术科学副博士阿列克山德罗夫（П.А.Александров）等人也正研究着这个問題。

在先进工作方法的总结方面，下述工厂的工作者作了特別多的研究工作：在庫茲涅茨克冶金联合企業由工程师朱耶夫（Б.П.Зуев）領導，在下塔吉尔冶金工厂由工程师瓦尔华洛夫（В.Г.Варваров）领导，在查波罗什钢厂由工程师齐尔林（Б.М.Цирлин）領導，在馬格尼托哥尔斯克冶金联合企業由劳动組織科的工作人员进行，还有其他工厂的工作人员。

在这方面，科学工作者和生产者的共同研究工作也扩大了。例如，在以彼特罗夫斯基命名的工厂中的方坯初軋机的研究工作，是在工程师斯特魯科夫（С.П.Струков）领导下的工厂工作组和在教授切克馬列夫博士和副教授薩菲揚（М.М.Сафьян）领导下的德涅伯罗彼得罗夫斯克斯大林冶金学院的工作組来共同进行的。

斯大林諾冶金工厂的方坯初軋机的研究工作，是工程师叶戈

里科夫 (П.И.Егорьев) 領導下的工廠工作人員和副教授甘青 (Л.Г.Канчен) 領導下的頓涅茨工學院的工作人員來共同進行的。

烏拉爾工學院在下塔吉爾冶金工廠 (工程師瓦爾華洛夫和副教授恰古諾夫) 和查波羅什鋼廠 (工程師齊爾林和副教授恰古諾夫) 也進行了這種研究工作。

關於方坯初軋機和板坯初軋機的先進工作方法已經有了很多總結材料，對這些材料進行分析的結果證明，總結經驗的方法有時候過於簡單和機械，也沒有足夠的理論基礎，因此所作的總結和結論未必是有足夠根據的，也未必是真實的。

在許多情況下，當總結軋鋼工作者的先進工作方法時，是將各個先進生產者在工作當中的最好的時間單元機械地相加，而對於這種相加的可能性缺少科學的分析，也不用計算的方法來校核這些時間單元。這種方法是不可避免的要得出不真實的結果的。這些建議是教條的，沒有考慮到每個軋道的軋制過程的具體因素；它們的真實性既沒有被理論所証實也沒有被實踐所証實。

總結可逆式軋鋼機的先進工作方法，必須顧及到操作過程中的每個因素都是與所有其它因素不可分割的，改變各個因素中的一個，就要影響到其它一系列因素的改變。

因而，為了總結出合理的軋制規範，必須預先研究操作過程中各個因素間的關係，並且要對於每個具體軋鋼機來確定在它工作中的主要參數間的數值上的關係。

例如，如果一個初軋機的操作工在某些軋道上達到了最小的軋制時間，而另一個操作工在這些軋道上却有了最小的停歇時間，那麼借着將第一個工人的軋制時間與第二個工人的停歇時間簡單的相加來總結他們的工作方法是不可以的。在可逆式軋鋼機上的高速度的軋制要增加停歇時間，而達到小的停歇時間就不可避免地增加軋制時間。

因此，為了確定有總結性的軋制規範，只知道各個操作工的軋制時間和停歇時間還不夠，必須用研究和計算的方法求出它們

之間的适当关系，以保証最大的生产能力。这时所选择的每一个軋道参数，不論是压下量的大小、咬入速度还是最大軋制速度，都必須与鋼錠的咬入条件以及电动机和軋鋼机零件上的負荷相协调。

作者的目的是从理論上来分析可逆式軋鋼机的工作規范，分析先进工作方法的各种总结方法，說明它們的缺点，並提出比較完善的方法来总结先进經驗和拟定可逆式开坯机的最好的工作規范。

作者的全部結論都已为同下塔吉爾冶金工厂和查波罗什鋼厂的工作人员共同进行的研究工作所証实。

本書所採用的符号❶

变形物体的尺寸（公厘）

H ——軋制前的高度（厚度）。

h ——軋制以后的高度（厚度）。

h_i ——在水平軋輥內軋制以后的高度（厚度）。

h_e ——在立軋輥內軋制以后的高度（厚度）。

Δh (Δh_i , Δh_e)——絕對压下量。

b (b_i , b_e)——軋制后軋件的寬度。

Δb ——絕對寬展。

L_1 (L_i , L_e)——軋制后的軋件長度。

l_c ($l_{c,i}$; $l_{c,e}$)——变形段的長度。

$\lambda(\lambda_1; \lambda_2; \lambda_3 \dots)$ ——軌道的延伸系数。

力及力矩

P ——軋輥上的垂直压力，吨。

$P_{\text{允許}}$ ——軋輥强度所允许的压力，吨。

p ——总的單位压力，公斤/公厘²。

p_u ——單位压力（不計外部摩擦力）。

k_f ——計算外部摩擦的摩擦系数。

M_D ——在兩個軋輥輥身上的力矩，吨公尺。

M_a ——在兩個軋輥輥頸上的力矩，吨公尺。

$M_{np} = M_D + M_a$ ——軋制力矩，吨公尺。

M_u ——軋制力矩（計及軋鋼机的效率），吨公尺。

M_a ——軋輥加速时的动力力矩，吨公尺。

M_b ——軋輥減速时的动力力矩，吨公尺。

❶ 下标 i 和 e 在所有情形下都分別表示水平軋輥和立軋輥。

M_x ——軋鋼机空轉的力矩，吨公尺。

M_n ——电动机的額定力矩，吨公尺。

M_{max} ——电动机的最大力矩，吨公尺。

$M_{\kappa\sigma}$ ——电动机的力矩均方值，吨公尺。

M_{don} ——电动机所許可的力矩，吨公尺。

GD^2 ——軋鋼机的环动力矩，吨平方公尺。

$$\delta = \frac{GD^2}{375},$$

$$\alpha^2 = \frac{M_a}{M_n} \times \frac{M_b}{M_n}.$$

电动机發热情况所允許的相对力矩（过荷系数）

λ_{u+1} ——I型速度圖时 ($t_n=0$) .

$\lambda_{u+1,1}$ ——II型速度圖时 ($t_y=t_s=0, t_n \neq 0$) .

$\lambda_{u+1,1,1}$ ——同上，但 $t_x=t_u=t_n$.

$\lambda_{u+1,1,1,1}$ ——III型速度圖时 ($t_n \neq 0; t_y \neq 0; t_s \neq 0$) .

軋輶的速度（轉/分）

n_y ——鋼錠在本軌道內的進輶速度。

n'_y 和 n_{yy} ——鋼錠在下一軌道內的進輶速度。

n_s ——鋼錠在本軌道內的出輶速度。

n_n ——定速。

n_m ——最大速度。

n_a ——軋制开始时的速度（以加速度的上限值加速）。

n_b ——軋制終了时的速度（以加速度的上限值減速）。

n_{y1} ——鋼錠进入水平軋輶时的速度。

n_{y6} ——鋼錠进入立軋輶时的速度。

n_{31} ——鋼錠自水平軋輶出輶时的速度。

n_{88} ——鋼錠自立軋輶出輶时的速度。

n_{m1} ——水平軋輶的最大速度。

n_{m2} ——立軋輶的最大速度。

τ'_{y_0} ——立軋輶咬入鋼錠時，水平軋輶的轉數。

τ'_{z_0} ——鋼錠自軋輶出輶時，水平軋輶的轉數。

n_x ——鋼錠的進輶和出輶的最有利的速度（根據週期最短的條件）。

簡略的符號：

$$\theta = -\frac{n_m}{n_h} ; \quad \varphi = -\frac{n_y}{n_m} ; \quad \theta_p = -\frac{n_y}{n_h} ; \quad \psi = -\frac{n_y}{n_s} ;$$

$$\xi^2 = -\frac{1}{3} (\theta^2 + \theta + 1) ;$$

$$\xi_p^2 = -\frac{1}{3} (\theta_p^2 + \theta_p + 1) = -\frac{1}{3} \theta^2 (\varphi^2 + \frac{\varphi}{\theta} + \frac{1}{\theta^2}) ;$$

$$\xi_y^2 = -\frac{1}{3} (\theta^2 + \theta \theta_p + \theta_p^2) = -\frac{1}{3} \theta^2 (\varphi^2 + \varphi + 1) ;$$

$$A = -\frac{1}{3} \theta^2 + \frac{2}{\theta} ;$$

$$B = -\frac{1}{3} \theta^2 (1 - \varphi^2) .$$

角加速度（轉/分-秒）

a ——軋輶起動時的加速度。

b ——軋輶減速時的加速度。

K ——平均的加速度

$$(K = \frac{2ab}{a+b}) ;$$

$a_1; a_2 \dots K_1; K_2 \dots$ 本軌道的加速度（具有不同的數值）；

$a_{ycs}; b_{ycs}; K_{ycs}$ ——本軌道內與加速度的上限值相對應的假定的加速度。

C——用工作軌輶直徑表示的工作輶道加速度。

軌道的时间（秒）

τ ——每个轨道的实际的周期。

τ_{yca} ——每个轨道的假定的周期（与加速度的上限值相比）。

t_m ——軌道的軌制时间。

t_p ——不帶鋼錠时軌輶的空轉加速時間。

t_o ——不帶鋼錠时軌輶的停止時間。

t_y ——帶有鋼錠时軌輶的加速時間。

t_s ——帶有鋼錠时軌輶的減速時間。

t_n ——定速時間。

t_x ——軌道間的停歇時間。

T_o ——鋼錠間的停歇時間（最初的停歇時間）。

$t_{n,y}$ ——压下裝置的工作時間。

t_{pe6} ——軌輶反向的時間（不帶鋼錠）。

$t_{x,p}$ ——为工作輶道所决定的停歇時間。

T ——鋼錠的軌制週期。

迴轉軌輶的行程，軋件及其各部分的長度

(以轉數表示)

N_1 ——軌制后的軋件長度（与軋件的全長相对应的軌輶的行程）。

N_p, N_y, N_n, N_s, N_o ——与轨道的时间 t_p, t_y, t_n, t_s, t_o 相对应的軌輶的行程。

N_2 ——在加速度为上限值时所軌制的軋件長度（軌輶的行程）。

N' ——連續机座間的距离。

N_1' ——計及机座間的距离时的軋件長度。

N_{11} ——在加速度为上限值时所軌制的軋件長度（計及机座間的距离）。

$N_{y_{ca}}$ ——当加速度为上限值时，在整个軌道週期內，假定的軌輶行程。

$N_{p \cdot y_{ca}} = N_a$ ——在加速度为上限值时，假定的軌輶空轉加速的行程（不帶鋼錠）。

$N_{o \cdot y_{ca}} = N_b$ ——在加速度为上限值时，假定的軌輶停止的行程（不帶鋼錠）。

緒論

可逆式軋鋼机的軋制規范是由压下量規范、速度規范和动力規范組成的。

三个規范有着密切的相互联系。它們中間的一种規范有改变时，就要影响到其它的規范，并且表征着軋鋼机零件和主傳动裝置的負荷的动力規范是压下量規范和速度規范的函数，不能够單独改变。

在可逆式軋鋼机（方坯初軋机，板坯初軋机，鋼板軋机）的工作实践中，对操作工只給定压下量規范（軋槽），虽然如此，压下量規范仍然可以根据每一操作工的工作方法来作一些改变。至於速度規范則完全由操作工支配，这是他們的工作方法的主要特征。

压下量和速度的每种配合都对应於电动机和軋鋼机零件的一定的动力規范。因此，这个配合应当不致引起电动机和軋鋼机零件的危險負荷。

在一定的电动机的特性下，压下量的增加能够限制电动机的速度，使之不超过基本速度。相反的，超过基本速度时（当电动机的功率完全利用时）的工作要引起压下量的降低，因而也引起軋制道数的增加。

軋制道数的減少几乎总是比軋制速度的提高更有效些，所以压下量規范是个决定因素，而速度規范应当在一定的压下量規范下最为有利。

然而，合理的压下量規范除去咬入条件以外，还要决定於电动机的功率和軋鋼机零件的强度（在鋼板軋机上），也就是說只有根据动力的計算才能决定。

在最少的軋制道数决定以后，一般就有可能变动各道間压下量的分佈，並且应当利用这一点来改进速度規范。

以往的著作〔参考文献 1;2〕已証明，軌道間必需的最小停

歇時間愈大，則這一停歇時間以後的軌道里鋼錠咬入速度的增加就愈有利。但是咬入的速度愈大，壓下量就愈小。由這裡得到結論，就是當按軌道分佈壓下量時，在大的停歇時間以後，壓下量的減小是比較有利的，而在小的停歇時間以後，應當相應的增加壓下量。

停歇時間和軋制時間彼此間也有著密切的關係。停歇時間的減少，一般要引起軋制時間的增加，反之亦然。

研究操作過程的主要項目間的相互關係，並考查它們之間的各種不同的配合，就可以求出促進軋鋼機生產能力提高的最有利的工作規範。

下面我們研究綜合解決有關可逆式軋鋼機的最有利的軋制規範問題的方法，這種方法不僅能說明和分析先進生產者的成就，而且也能指出提高軋鋼機生產能力的方法。

研究軋鋼機的生產能力時，我們應區別開實際上可能的生產能力和技術上可能的生產能力。

根據工作機組最好的時間測定數據所得到的生產能力是它的實際上可能的生產能力。

在軋鋼機的最有利的工作規範下，對於一定的機組和操作過程，根據軋制時間算出來的軋鋼機的生產能力是理論上或者技術上可能的生產能力。

實際上可能的生產能力，反映出在每一階段上對於機組技術的掌握程度，並且隨著技術的熟練而接近於技術上可能的生產能力。

技術上可能的生產能力是應該動員車間的全部人力和物力所力求達到的極限，也是據以分析和改進軋鋼機工作規範的準則。

因此，為了得到軋鋼機技術上可能的生產能力，應當計算軋鋼機的最有利的工作規範，這個最有利的工作規範只有在每個單獨軌道都最有利，並與前一軌道和後一軌道互相協調時才能得到。根據具體條件不同，前一軌道和後一軌道的最有利的工作規範可能是差別很大的，而需要對每個軌道進行個別計算。所以，

按照事先規定的、軋鋼机工作規范的逐漸变化，仅根据軋道的順序号数，而不顧每个具体軋道的特性；这样来計算生产能力的方法是不能够得出技术上可能的生产能力的〔参考文献 3；4；5；6〕。

当計算最有利的軋制規范时，应当首先从能得到最少軋制道数的合理的孔型設計出發，也就是确定压下量規范。这个压下量規范根据咬入条件、軋鋼机零件的强度和电动机的功率来确定。其次，应当确定，必需的最小停歇時間，这个停歇時間决定於軋鋼机各种機構（用来調整軋輥和將軋件送入軋輥——压下裝置，軋道和推床）的工作速度。考虑到电动机的轉數和功率，根据已知的压下量和停歇時間， 分別計算每个軋道 的最有利的速度規范。同时，为了改进速度規范，可以在各个軋道間重新分配压下量，但須为电动机的过負荷功率和軋鋼机零件强度所許可。

在計算軋制時間以后，对电动机發熱情况进行檢查。

如果电动机不能滿足根据發熱情况所提出的要求，就应当将軋道的最大速度減低至电动机的基本速度。如果电动机仍然不能滿足要求，在这种情况下应当增加兩個軋道並完全重新进行計算。人为的提高停歇時間来代替軋制道数的增加是不合理的。因为这将破坏軋制节奏並使生产能力有很大的降低。

在將要叙述最有利的軋制規范的計算方法时，必須指出，理論的計算規范对於操作工也是最方便的規范，因为这些規范是以軋鋼机機構的工作協調为基础的。

可逆式軋鋼机的先进工作方法的分析証明，軋鋼机的操作工愈有經驗，对於軋鋼机的機構研究和掌握得愈好，他的生产能力就愈高，他的工作規范就愈接近於理論上的最有利的工作規范，而軋鋼机的生产能力也就愈接近於技术上可能的生产能力。

第一章 壓下量規範

我們知道，在軋鋼的時候，每道的壓下量愈大，軋制的道數就愈少，從而軋鋼機的生產能力也就愈高。

但是壓下量的大小，是受一系列因素限制的，並且根據每軋一道的具體情況不同，壓下量也具有一定的最大值，超過這個最大值，就會產生不良的後果（軋輥沿軋件滑動，電動機自動停止，軋輥或軋鋼機上其它零件折斷）。

決定最大許用壓下量的基本因素有：軋輥咬入鋼錠的條件，電動機的功率，工作軋輥及軋鋼機上其它零件的強度。除此而外，有時還有相對變形量的大小，因為變形達到一定程度時，根據金屬的質量和它的塑性，軋制金屬就會破壞〔參考文獻 7〕。

下面就來研究限制壓下量的幾種因素。

咬入條件

在可逆式的軋鋼機上，軋輥在速度低的時候也能咬入鋼錠，所以咬入條件很少限制壓下量的大小。但在許多場合下，當由於翻鋼或壓下裝置速度低等原因引起長時間的停歇時，為了提高生產能力，最好是利用這一停歇時間，使軋輥加速至比較高的咬入速度。通常這種速度又受到咬入條件的限制。

為了說明軋制速度對於咬入條件的影響，作者曾在車間里觀察過幾台可逆式的軋鋼機的咬入條件。實驗的方法是這樣的：在壓下量保持不變的情況下，在一定的軌道內軋制幾塊鋼錠，軋制速度一塊比一塊高（每次增加 5 轉/分，以速度表計），直至增高到軋輥上發生滑動為止（這時在軋鋼機上有衝擊現象）。

之後，為了校核良好的咬入條件，又重複用上述速度軋制，但將壓下量改為下道軋的壓下量。壓下量由 40 公厘增至 100 公厘。

觀察結果指出了在什麼樣的速度與壓下量下可以保證良好的