

電力建設勘測設計技術革命資料選編

土建部分之四

火力發电厂中几种特殊結構介紹

水利电力部电力建设总局編

水利电力出版社

電力建設勘測設計技術革命資料選編

土建部分之四

火力發电厂中几种特殊結構介紹

水利电力部电力建设总局編

水利电力出版社

## 目 錄

一、40吨/时鍋爐的裝配式鋼筋混凝土剛架 .....	2
二、45公尺裝配式鋼筋混凝土骨架烟囱.....	4
三、鋼筋混凝土天車阻進器.....	6
四、Г 形单腿吊車設計介紹.....	7

# 一、40吨/时鍋炉的装配式鋼筋混凝土剛架

## 1.布置方式：

- (1)以装配式鋼筋混凝土鍋炉剛架代替鋼的鍋炉剛架；
- (2)煤斗間与鍋炉剛架合併布置；
- (3)鍋炉房与鍋炉剛架合併布置。

## 2.結構形式：

本鍋炉是由北京修造厂設計和制造的 40 吨/时播散式鏈条炉，并考虑半露天式布置，操作层設在零公尺地面（詳細的鍋炉結構見图 1 至图10）。

(1)爐墙仍为承受自重的磚結構，因此鍋炉剛架构不承担爐墙重量。鋼筋混凝土柱与爐墙分离布置，故在爐墙承高温的情况下，鋼筋混凝土柱不受温度的影响。鍋炉本体設備、汽包和水冷壁管等均支吊在鋼筋混凝土剛架梁上。所有这些接点均做成在温度影响下可以自由伸縮的活动鉸点。因此，温度产生之应力不傳給鋼筋混凝土剛架，故在結構計算中不进行温度应力計算。

(2)鋼筋混凝土立柱及橫梁均沿着鍋炉四周布置，均应滿足設備在运行操作、安装及檢修时的要求。設計时必須与制造厂共同研究梁柱的布置。

(3)煤斗布置在爐前。除鍋炉剛架的立柱外，再立两根柱子組成煤斗間，煤斗壁采用預制槽形板，煤斗下口的煤斗梁做成空心梁，空心部分为煤斗出口，这样使煤斗靠鍋炉更近，降低輸煤层标高。

(4)屋頂采用預制槽形板，搭在屋頂梁上。屋頂梁支在鍋爐剛架的頂柱上，兩邊向外挑出作為步道頂蓋。

(5)步道板及樓梯均采用預制鋼筋混凝土結構。除剛架外，還另加小柱子與剛架柱組成框架來支承步道板，這樣就不必在剛架上挑出很大的挑梁，而且可以減小剛架柱的計算高度。只有在單步道(一般約70公分寬)時，因間距太近，就不另設小柱子，直接在柱子上做挑梁。

(6)剛架梁柱的連接點因荷重不大，而且布置很不規則，所以均做成鉸接，由柱子上留出牛腿及鋼板，梁直接搭在牛腿上，梁上預埋角鐵與柱的鋼板焊接。

### 3.施工安裝方面：

所有各預制构件的尺寸及重量均不大，起重高度也不高，主要构件規格如下：

最大柱子的高度為10公尺，重為4噸；屋架梁長11公尺，重為4.1噸；煤斗梁重為7噸；步道板(0.7公尺×4公尺)重為450公斤。這樣，使用把杆來起吊，即可進行安裝；其中，較重件的煤斗梁，如起吊有困難可改成現場澆制，這樣並不影響鍋爐的安裝。

因剛架梁柱的接點均为鉸接，故在設備安裝過程中，可以將個別的梁板臨時拆除。例如，吊汽包時可先把汽包搬進剛架的汽包梁下面，直接利用汽包梁把汽包吊起來，並將有礙於起吊的梁臨時拆除，待汽包安裝完畢後再安上。其他，步道板等也均可臨時拆除。

### 4.經濟比較<sup>①</sup>：

---

<sup>①</sup>此項比較數字是根據上海鍋爐廠製造的40噸/時剛架鍋爐與北京修造廠製造的40噸/時鋼筋混凝土架鍋爐計算的，在鍋爐本體的條件上也有不同之處。

- (1) 厂房体积由 4380 公尺<sup>3</sup>/每台降至 1470 公尺<sup>3</sup>/每台，节约 66%；
- (2) 钢材消耗由 56.2 吨/每台降至 5.5 吨/每台，节约 90%；
- (3) 投资由 5.9 万元/每台降至 1.7 万元/每台，节约 71%。

## 二、45 公尺装配式钢筋混凝土骨架烟囱

### 1. 结构形式：

烟囱采用正方形断面，四角为钢筋混凝土的骨架柱，四周每隔 5 公尺高做一周圈梁，节点间加钢筋拉杆组成桁架来承受风应力，钢筋拉杆仅考虑承受拉力，因此做成交叉形。

除上述的骨架外，里面用石棉水泥板做烟囱壁，每隔 1.8 公尺加高一横向联系小梁，作固定石棉水泥板用。

骨架柱做成 T 形断面，柱子与石棉水泥板之间留有孔隙，使柱子不直接与高温烟气接触，仅石棉水泥板与烟气接触，因此骨架不考虑水平及垂直方向的温度应力（详见图 11、12、13）。

关于烟囱断面的形式问题，现在按正方形断面来考虑。这样，在高度不大的烟囱时，正方形的边长不太长；但在烟囱高度很高而且直径很大时，则仍采用正方形断面不一定合适，以多边形或圆形的较合适，但多边形或圆形断面在应力分析上较为复杂，现在尚未进行设计。

### 2. 装配方法：

每节高 5 公尺，由两个柱及上下二横梁组成一个预制构件。每节共二片，上下二节的预制构件放的方向互成 90°（见图 12）。拉筋预埋在钢筋混凝土里，二片间的拉筋在拼装时焊

接起来，所有联系小梁均为預制。在安装石棉水泥板时，可自上而下进行安装。施工采用金属脚手架，也作起重架用（可用豎井式鋼架），每一构件重为2.35吨。

### 3. 技術經濟比較（以高45公尺、口徑2.5公尺为例）：

（1）由于采用預制装配式构件，使施工工期可以大大地縮短；尤其在冬季施工时，可节约很大的冬季施工費用。

（2）自重大大地減輕，由磚烟囱的540吨减低至60吨。这样，在基础中也可节约很多材料及投資。在地震区建筑将更为有利。

（3）采用骨架式結構后，对烟道进口沒有严格要求，可根据需要来决定烟道进口的寬度。进口的数量也不受限制（可建4个）。这样，在烟道数为奇数时，不必将中間的烟道分成二边进入

表1

材 料 价 格 数 量 结 构 物	砖 烟 囱	里 村	加固鋼筋	緊 固	鋼筋混 凝土	石棉水泥 板	拉 筋	節	資 料	
磚 配 混 凝 土 式 鋼 筋 烟 囱	235	9,335	56	1,894	0.63	352	0.67	470	19 3,800 700 3,660 1.5 1,050	12,051 100 8,510 70.6

注：关于用石棉水泥板做烟囱并不一定是最理想的材料，因对其質量及性能方面掌握不夠，希望研究修改。

烟囱，以节约烟道的材料和投资。

(4) 烟囱本体的经济比较如表1所示。

### 三、钢筋混凝土天车阻进器

过去工程中，天车阻进器一般均设计为钢的，采用“单层厂房钢结构”一书所介绍的形式用钢板焊成三角形构件，钢材消耗量较大。在技术革命运动中，为了节约钢材，考虑电厂中的天车主要为安装检修用，行驶速度很慢，冲击力很小；因此认为用钢筋混凝土制天车阻进器是可能的。

**1. 设计特点：**钢筋混凝土天车阻进器设计为预制的，便于扩建时可以拆迁至新的位置，其结构形式与钢制天车阻进器相似。用螺栓固定在天车梁上，每个阻进器约为500公斤，施工吊装并不困难。

设计时，缺乏天车运行速度资料，因此不易计算天车的冲击力大小。鉴于火力发电厂内之天车为安装检修之用，行驶速度很慢，初步考虑采用天车最大轮压之20%计算，该估计是否正确尚待进一步研究，希望设计时予以注意。

**2. 结构计算（计算示意图见图14）：**

混凝土标号为300号；

钢筋为CT.3；

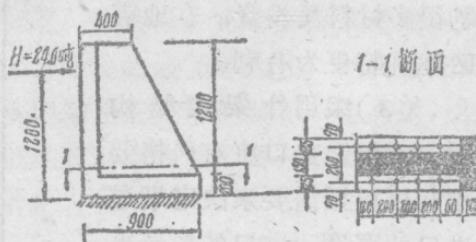


图 14

① 该图系顾景田等译，由前重工业出版社出版。

50/10吨吊車最大輪压  $P = 46.5$  吨；

超載系数=1.2； 动力系数 $K=1.1$ 。

冲击力  $H = 1.2 \times 1.1 \times 2 \times 46.5 \times 0.2 = 24.6$  吨。

計算弯矩  $M = Hh = 24.6 \times 1.2 = 29.5$  吨公尺。

工作条件系数 $m=1$ ； 宽度 $b=15$ 公分； 有效高度 $h_0=85$ 公分。

$$\text{查表系数} A_0 = \frac{M}{mbh_0^2} = \frac{2950000}{1 \times 15 \times 85^2} = 27.2$$

∴ 配筋率 $\mu=1.8\%$ ；  $F_a = \mu b h_0 = 1.8 \times 15 \times 85 \times \frac{1}{100} = 23$  公分<sup>2</sup>。

采用4Φ25，  $F_a=24.5$  公分<sup>2</sup>。

天車阻进器配筋詳見图15。

### 3. 經濟比較：

鋼筋混凝土天車阻进器与鋼制的比較，見表2：

表 2

材料耗用量 结构名称	鋼 材		混凝土(300#)		造 价		重 量	
	數量 (公斤)	%	數量	%	共計 (元)	%	总重 (公斤)	%
鋼 制 阻 进 器	280	100	—	—	168	100	280	100
鋼筋混凝土制阻进器	71	25.4	0.2	100	52	31	500	179

注：鋼材按600元/吨計。混凝土按50元/公尺<sup>3</sup>計。

## 四、Γ形单腿吊車設計介紹

随着露天发电厂的推广，火力发电厂主厂房内，汽机房的

桥式吊車采用单腿 $\Gamma$ 形吊車，进行安装和检修最为經濟合理。但是，目前制造厂尚无这种 $\Gamma$ 形吊車供应，因此就利用制造厂家出品的桥式吊車加装支腿，改装成为所需要的 $\Gamma$ 形吊車。

**1. $\Gamma$ 形吊車的构造特点：**支腿的結構形式是很多的，一般是当上部結構为桁架式时，支腿也是桁架式(图16)；上部結構为組合鋼梁时，支腿也相应的做成实腹柱，并带有支撑系統(图17)。

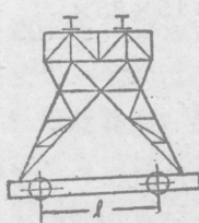


图 16

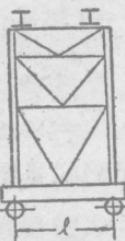
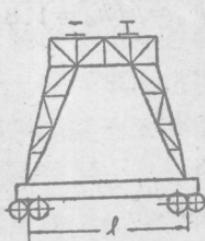
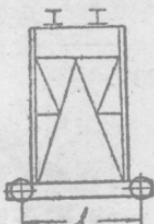


图 17



支腿与桥架的連接一般有两种基本形式：一为剛接，另一为鉸接。但当荷重不大时，也有采用桁构式結構的，这种結構的剛性介乎剛接和鉸接之間。例如，上海电力設計院所設計的30/5吨 $\Gamma$ 形吊車即采用这种桁式支腿；50/10吨吊車，由于荷重較大，则需要做成剛接，以承受小車的垂直压力及由此引起的支座弯矩。桁构式支腿在构造上比較簡單，剛接桁架式支承架在构造上則較复杂，但其剛度大，横向及縱向的穩定均較好。

## 2. $\Gamma$ 型吊車結構計算：

### (1)計算上应考慮的問題：

1)应具有足够的强度、剛度和稳定性。

2)在工作負荷作用时，整个結構应具有必要的空間剛度。

- 3) 构件截面的种类及并装应尽量简单和减少。
- 4) 考虑小車及大車在运行时的惯性力。
- 5) 进行縱向稳定驗算。
- 6) 在温度变化幅度較大地区，应驗算温度应力。

(2) 計算技术依据：

1) 鋼材采用鋼 CT.3，其基本允許应力为：

拉压弯 $[\sigma_m] = 1,400$ 公斤/公分<sup>2</sup>；

剪切 = 1,050 公斤/公分<sup>2</sup>；

局部受压 = 2,100 公斤/公分<sup>2</sup>。

2) 焊条用厚涂料焊条Ø42，其基本允許应力为：

压应力 =  $0.9 \times 1,400 = 1,260$  公斤/公分<sup>2</sup>；

拉应力 =  $0.8 \times 1,400 = 1,120$  公斤/公分<sup>2</sup>；

剪切 =  $0.7 \times 1,050 = 735$  公斤/公分<sup>2</sup>。

3) 移动时，吊車結構自重应乘以冲击系数 $K$ ：

当行車速度  $V > 60$  公尺/分， $K = 1.1$ ；

当行車速度  $V < 60$  公尺/分， $K = 1.0$ 。

4) 吊車的有效載荷及运行小車的重量：考慮到慣性力、冲击力及結構的震动等影响，应乘以修正系数 $\varphi$ 。

中級吊車时  $\varphi = 1.3$ ；

重級吊車时  $\varphi = 1.5$ 。

5) 小車运行时的水平慣性力采取为所有制动輪或主动輪垂直压力的  $1/7$ ，或为垂直压力 的  $\frac{V}{10t}$  ( $V$  为运轉时的最大速度，以公尺/秒計， $t$  为剎車到停車的时间)。

6) 吊車小車的导輪对鋼軌所产生的横向冲击力，等于全部輪压的  $1/10$ 。

7) 构件的細長比 ( $\lambda = \text{細長比}$ )：

受压构件：主杆 $\lambda=120$ ；斜杆及横撑 $\lambda=150$ 。

受拉构件： $\lambda=350$ 。

8) 行車梁的允許撓度  $f = \frac{1}{700}l$ ；而此撓度是根据小車和有效荷重的重量决定的。

9) 風荷重是根据苏联 ГОСТ 1451-24 的規定采用。

工作时的风力为25公斤/公尺<sup>2</sup>；

不工作时，风力則采用該地区风力值。

(3) 荷重組合——計算时考慮主要組合和附加組合的两种情况：

### 1) 主要組合：

当T型吊車縱向不移动而小車工作时，考慮下述的荷重情形：

a. 自重；

b. 小車运行时的动輪垂直压力；

c. 小車制动时所产生的水平慣性力；

d. 工作状态下的风力。

当大車縱向移动而小車不工作时，考慮下述的荷重情形：

a. 自重；

b. 小車动輪压力；

c. 大車制动或吊車歪斜时所产生的水平力；

d. 工作状态下的风力。

### 2) 附加組合：

当大車不动而小車工作时：

a. 自重；

b. 負載小車在最邊的位置，并压住緩冲器；

c. 小車撞在緩冲器上的冲击力；

1. 工作状态下的风力。

当大车不动和小车不工作时：

a. 自重；

b. 空的小车在桥架上的任一位置上；

c. 非工作状态下的风力。

(4) 計算方法：

目前采用的T型吊車系将制造厂供应的桥式行車予以加装支腿，故在設計时，桥架本身强度及剛度一般不予驗算，而仅是計算支腿。按理論上，支腿应視作一次超靜定結構考慮，为了簡化及避免除氧間框架承受过大的水平推力，在計算时系假定一端鉸接，另一端滾軸支承(图18)。支腿的計算考慮两种組合情况，一种是小車輪压直接压在支腿上(見图19)，另一种是小車在某一位置使 $H_1$ 为最大(見图20)。至于风荷重，可視為均匀地作用在支腿上或以集中力作用在支腿頂部及端部，两者对鉸接支座的水平反力值相差不大，而支腿內的支撑系統，一般均按构造設計，符合允許細長比即可。

上海电力設計院設計的30/5吨的施工图和計算書見附录及附图21、22、23。

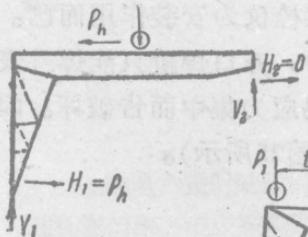


图 18

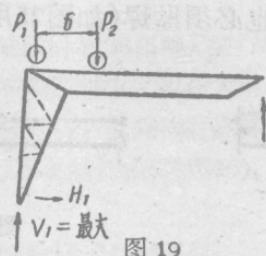


图 19

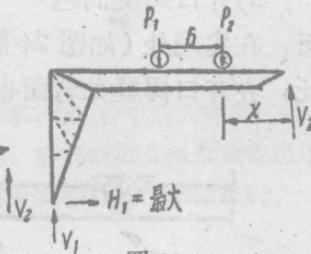


图 20

### 3. 設計中的体会：

#### (1) $\Gamma$ 型行車支腿跨距的确定：

行車支腿跨距  $l$  的确定，必須根据横向稳定性的驗算，及吊車工作时能将起吊物放入檢修孔位置的关系来决定。此外，根据一些制造厂經驗規定，支腿的跨距  $l$  与行車跨度  $L$  的关系約為  $l \geq \frac{L}{4}$  ( $l$  为吊車支腿的輪距； $L$  为吊車的跨度)。

#### (2) 节点联系的一些問題：

1) 构件采用电焊与鉚接問題——对动荷載构件一般是不采用电焊的，以免焊接后表面脆化而发生应力集中。同时，在連續焊縫中也易使构件发生变形。經与制造厂联系后，認為在行車中可以考慮电焊接合。如在工作頻率較多和速度較快的冶炼車間等采用电焊，須另加考虑；对一般行速不快工作次数不多的檢修安装行車是沒有什么問題的，現行的各項焊接操作規程均有严格規定。

2) 电焊与螺栓联合使用問題——根据制造厂意見，認為螺栓之間不可避免地留有一定的空隙。所以，当构件受力后，在焊縫先行单独受力破坏后才能再考虑螺栓作用，因而电焊与螺栓联合在一起只应考虑电焊作用，而螺栓仅为安装作用而已。

3) 开口焊縫問題——設計箱形梁中，开口焊縫只能焊外表面，在尖端处（如图 24 箭头所示）容易应力集中而告破坏。因此，在开口焊縫处背面也必須貼焊（如图25所示）。



图 24



图 25

4)螺栓联系問題——螺栓联系較精密，一般在构件中不希望搞很多螺栓接合，預留螺栓孔必須留有加工符号。留眼要准，不容許有較大偏差；一般采用螺栓，均是一个端头螺栓，二个螺帽，再加个开口銷封住。

(3)图紙的編排及要求制造厂意見要求設計图紙比例較大，在1:20以上。每个构件均須列表注清，因制造厂是車間生产，某些构件卸料并不根据放样，即按材料表卸料。形状較为不規則的板还需放大样注清。

## 参考文献

- 1.哥赫別尔格著，赵汉生譯，起重运输机金属結構理論及計算。
- 2.巴夫諾夫著，吳克敏譯，起重机計算法及实例。
- 3.徐灝編譯：起重机。
- 4.А.О.СПИВАКОВСКИЙ, ПОДБЕМНО-ГРАНСП ОРТНЫЕ МАЦИНЫ。
- 5.交通大学起重机教研組：金属結構起重机講义。
- 6.大连起重机制造厂 5~50 吨行車起重圖及 75/20 吨行車成套圖紙。

## 附录

上海电力設計院設計的30/5吨Г型行車，为配合半露天等电厂25,000瓩机组使用。由于該項結構中之車身大梁、端部橫梁及操縱室等已有大连起重机厂成套图纸供应，故結構計算部分仅作行車之单腿設計。

### 30/5 吨 Г 型行車单腿計算(見图26):

#### 1.計算依据:

(1)起吊之最大輪压  $P=14.5$ 吨；

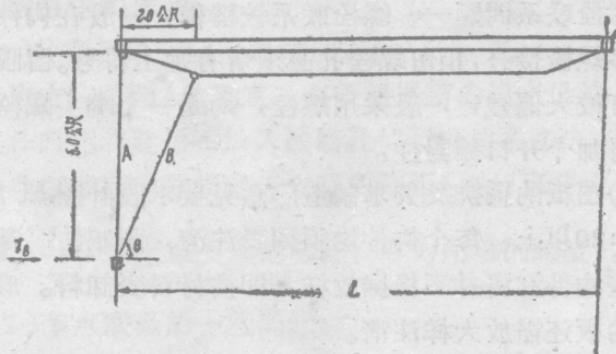


图 26

(2) 車架单腿之自重估計約 6 吨;

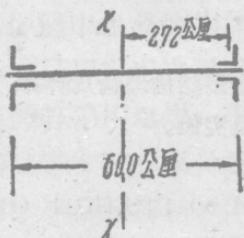


图 27

(3) 鋼材为 CT.3 鋼;

(4) 按規范 ГОСТ1451—42 工作时, 采  
用风荷重为 30 公斤/公尺<sup>2</sup>。

2. 杆 A 計算(見圖27):

$$R_A = 14.5 \times 2 + 6 = 35 \text{ 吨};$$

采用 L 100 × 100 × 10 及 10 公厘腹板;

$$J = 4 \times J_1 + 4 \times F_1 a^2 + J_2.$$

$J_1$  是角鋼本身慣性矩;

$F_1$  是角鋼面積;

$a$  是角鋼重心至整個斷面重心的距離;

$J_2$  是腹板慣性矩。

$$\begin{aligned} J &= 4 \times 179 + 4 \times 19.2 \times 27.22 + \frac{1 \times 603}{12} = 716 + 56600 + 18000 \\ &= 75316 \text{ 公分}^4. \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \text{斷面慣性半徑 } r &= \sqrt{\frac{J}{A}} = \sqrt{\frac{75316}{4 \times 19.2 + 1 \times 60}} = \sqrt{\frac{75316}{136.8}} \\ &= \sqrt{550} = 23.5. \end{aligned}$$

$$\text{細長比 } \lambda = \frac{l_0}{r} = \frac{600}{23.5} = 25.6. \quad \varphi = 0.94.$$

$$\text{应力 } \sigma = \frac{35000}{136.8 \times 0.94} = 270 \text{ 公斤/公分}^2 < [\sigma].$$

### 3. 杆 B 計算(見圖26):

小車是行時的水平慣性力，採取為所有制動輪或主動輪垂直壓力的  
1/7。

$$\text{水平慣性力 } T = \frac{2 \times 14.5}{7} = 4.15 \text{ 吨};$$

$$\text{風力 } \rho_0 = 30 \times 1.4 \times 3 \times 3.5 = 450 \text{ 公斤};$$

$$\text{風荷重} = 30 \text{ 公斤/公尺}^2;$$

$$\text{超載系数} = 1.4;$$

$$\text{迎風的近似折算面積} = 3 \times 3.5;$$

$$\text{水平反力 } T_B = 4.15 + 0.45 = 4.6 \text{ 吨};$$

$$\therefore \text{杆 } B \text{ 內力 } R_B = 4.6 \times \frac{1}{\cos \theta},$$

$$\cos \theta \approx \frac{2}{6},$$

$$\therefore R_B = 4.6 \times \frac{6}{2} = 13.8 \text{ 吨};$$

$$\text{斷面 } F = \frac{13.8}{[\sigma]} = \frac{13.8}{1.4} \approx 10 \text{ 公分}^2;$$

采用 2L 100×100×10 公厘;  $F = 38 \text{ 公分}^2$ 。