

# 蒸汽机車設計

苏尼姆切夫、基密勒法尔布著



机械工业出版社

# 蒸 汽 机 車 設 計

苏尼姆切夫、基密勒法尔布著

馮昌麟、邓錫予譯



机械工业出版社

1959

## 出版者的話

本書中包括工厂方法的綜合經驗及实际資料以及在設計蒸汽机車零部件时所应用的数据。書中并列有各种計算公式、工厂規格及标准构造。

本書供工厂設計工程师、蒸汽机車制造专业的高等学校学生及技术学校学生之用。

苏联И. И. Сулимцев, С. П. Гимельфарб著‘Проектирование паровозов’(Машиз 1954年第一版)

\* \* \*

NO. 1993

---

1959年4月第一版 1959年4月第一版第一次印刷

787×1092 1/16 字数498千字 印張22 3/9, 0,001—2,900册

机械工业出版社(北京阜成門外百万庄)出版

中央民族印刷厂印刷 新华书店發行

---

北京市書刊出版业营业許可証出字第008号

定价(11) 4.10元

# 目 次

原序	6
第一章 鉄路运输的规范	7
限界	7
铁路轨距	8
钢轨	8
机车修理	9
计算外力载荷	13
第二章 机车车辆的主要尺寸及性能与基本牵引公式	14
苏联机车的主要数据	14
各种基本牵引公式和关系式	18
新设计机车的预期牵引特性曲线的绘制	29
过热蒸汽及逸出燃气的温度	31
车辆的主要尺寸	41
第三章 锅炉	43
苏联各种机车的锅炉简图，传热面的分配	43
管板排列	50
火箱设计	54
锅炉强度计算	61
炉床	69
火箱拱砖	70
蒸汽通路	71
喷口-通风装置	76
加煤机	88
第四章 锅炉附件	91
对于锅炉附件的要求	91
水位指示装置	93
锅炉附件的配置	94
锅炉附件的安装方法	95
各种止阀的构造	96
锅炉安全阀	98
注水器	99
特种管接头	101
机车制造中所采用的螺纹(ГОСТ 3511-47)	102
第五章 机车车架部分	104
主车架及其零件的计算	104
主车架试验的结果	107

主車架板	110
鍋爐的彈性托板	113
疊板彈簧及螺旋彈簧	116
彈簧裝置	119
机車車架部分的簡圖	127
机車簧上結構的橫向穩定性	127
活節机車的車架部分	128
从輪轉向架構架靜載荷的求法	130
复原装置	131
<b>第六章 机車在几何学上的通过弯道</b>	<b>142</b>
概述	142
轉心距离、間隙、横动量及偏倚角的确定	146
能够停放机車的弯道最小半徑	157
机車运转特性的選擇	164
<b>第七章 机車在动力学上的通过弯道</b>	<b>172</b>
基本原理及說明	172
計算中所应用的各种力	172
計算程序	180
轉向架的平衡位置	182
根据工厂計算經驗对于动力学上通过弯道的計算的說明	185
活節机車动力学上通过弯道的特点	193
車架作用力	195
<b>第八章 机車汽机</b>	<b>198</b>
主要尺寸	198
汽缸	204
活塞	214
活塞杆	217
十字头	221
滑板	223
搖連杆	228
汽閥	239
均重塊的計算	246
<b>第九章 閥动裝置</b>	<b>269</b>
汽閥运动学	269
閥动裝置的特性	270
閥动机构	273
閥动机构部件和构件的强度計算及构造特点	282
压油机傳動裝置的設計	291
<b>第十章 滚动軸承</b>	<b>293</b>
机車及煤水車轉向架的帶有滚动軸承的軸箱	293

机車動軸軸箱	297
主曲拐銷軸承部件	299
滾針軸承	300
滾柱軸承壽命的計算	302
<b>第十一章 制动机</b>	305
对于新型机車的自動制动机及制动装置的要求	305
制动傳动装置的特点	306
制动力及閥瓦壓力的計算	315
制动傳动装置零件的强度計算	317
<b>第十二章 机車的重量分配</b>	323
机車重量的确定	323
初步重量分配及最后重量分配	324
苏联机車的重量分配	328
重量数据	331
均衡梁的布置	335
三支点彈簧装置的活节机車重量分配的特点	338
用机車秤重方法檢驗車輪作用于鋼軌的压力	339
靜定彈簧装置的机車在秤重时各軸載荷的調整	339
彈簧装置构件的构造对于各軸載荷不均匀性的影响	343
秤重結果的分析	344
<b>第十三章 煤水車</b>	346
煤水車的主要数据	346
煤水車通过限界的校驗	346
煤水車轉向架	351
煤水車輪对	356
自動車鉤	360
煤水車彈簧裝置	360
煤水車的重量分配	367
<b>第十四章 工艺参考材料</b>	373
主要公差	373
均重塊的校驗	373
閥动装置校驗	373
單軸導輪轉向架搖鞍式复原裝置的校驗	378
配合及余量	379
車軸及曲拐銷的压装以及輪箍的套装	381
机車制造中所采用的各种金屬的牌号及用途	383
机車零件的滲碳	384
对于焊件結構的要求	385
<b>第十五章 燃料、水及油脂</b>	388
燃料	388
水	389
油脂	390
参考文献	392
中俄名詞对照表	393

## 原序

在苏联文献中有不少关于蒸汽机車制造的單獨問題的專題著作及教科書，但是根据蒸汽机車制造工厂的實踐所編的参考手册却是全然不够的。

蒸汽机車制造技术中所必需的而出自各种不同来源的零散資料，并不是随时都在設計师的手中，而其中某些資料仅为極少数人所知。

在蒸汽机車制造工厂解决实际工作中的單獨問題所必需的有关蒸汽机車設計的参考資料，即或在教学設計时也是有用的。

本書內所列的資料是在实际工作中經過校驗的，而且主要是根据科洛明蒸汽机車制造工厂設計处的工作經驗。

作者謹对一向成为苏联蒸汽机車設計师的学校的科洛明蒸汽机車制造工厂設計处的全体工作同志表示謝意。他們以創造性的劳动創制出苏联蒸汽机車的最优良的新品种。

凡有关对本書的希望及意見請来信寄到以下地址：莫斯科12区特列奇雅科夫斯基大街1号机械工业出版社。

# 第一章 鉄路运输的规范

## 限 界

靠近铁路线路的建筑物及设备，其任何一部分都不得侵入的严格规定的轮廓，称为建筑接近界限。

蒸汽机车、电力机车、内燃机车、车辆以及机车车辆其他物件等的任何一部分都不得超出其范围的严格规定的轮廓，称为机车车辆界限。

在铁路运输方面采用 OCT BKC<sup>●</sup> 6435 所规定的宽轨铁路机车车辆界限和建筑接近界限。在这个标准中，规定了平直线路的最大横向轮廓（垂直于线路中心线）。

介于建筑接近界限与机车车辆界限之间的空隙，包括机车车辆通过线路直线区段和曲线区段时的振动，公称尺寸的偏差，机车车辆的磨损以及线路构件的磨损。

苏联铁路上的主要建筑接近界限为 2-C 限界。但并不是所有的铁路线路都已进行改建，所以在设计蒸汽机车时应以 1-C 限界（图 1）为准。

1-II 机车车辆界限（图 2）是为重造后在工作状态下完全良好的蒸汽机车而订的。

所定界限宽度尺寸，考虑到使具有车体水平投影长方形部分长度不大于 11 公尺的机车车辆，在该长度对于固定轴距的比值为 1.4 时，而且在线路直线部分双轨的中心线间距为 3750 公厘时，能够通过半径为 400 公尺的弯道。

1-II 限界轮廓应依据机车及其固定轴距的长度而缩小宽度。

为了计算机车中部截面和伸出截面宽度的缩小量，可采用以下的常用公式<sup>●</sup>：  
对于中部截面， $E_c = 1.25n(l - n) - 19$  公厘；对于悬伸部分截面， $E_k = 1.25n(l + n) - 19$  公厘；式中  $E_c$  和  $E_k$  为中部截面和悬伸部分截面的一半宽度的缩小

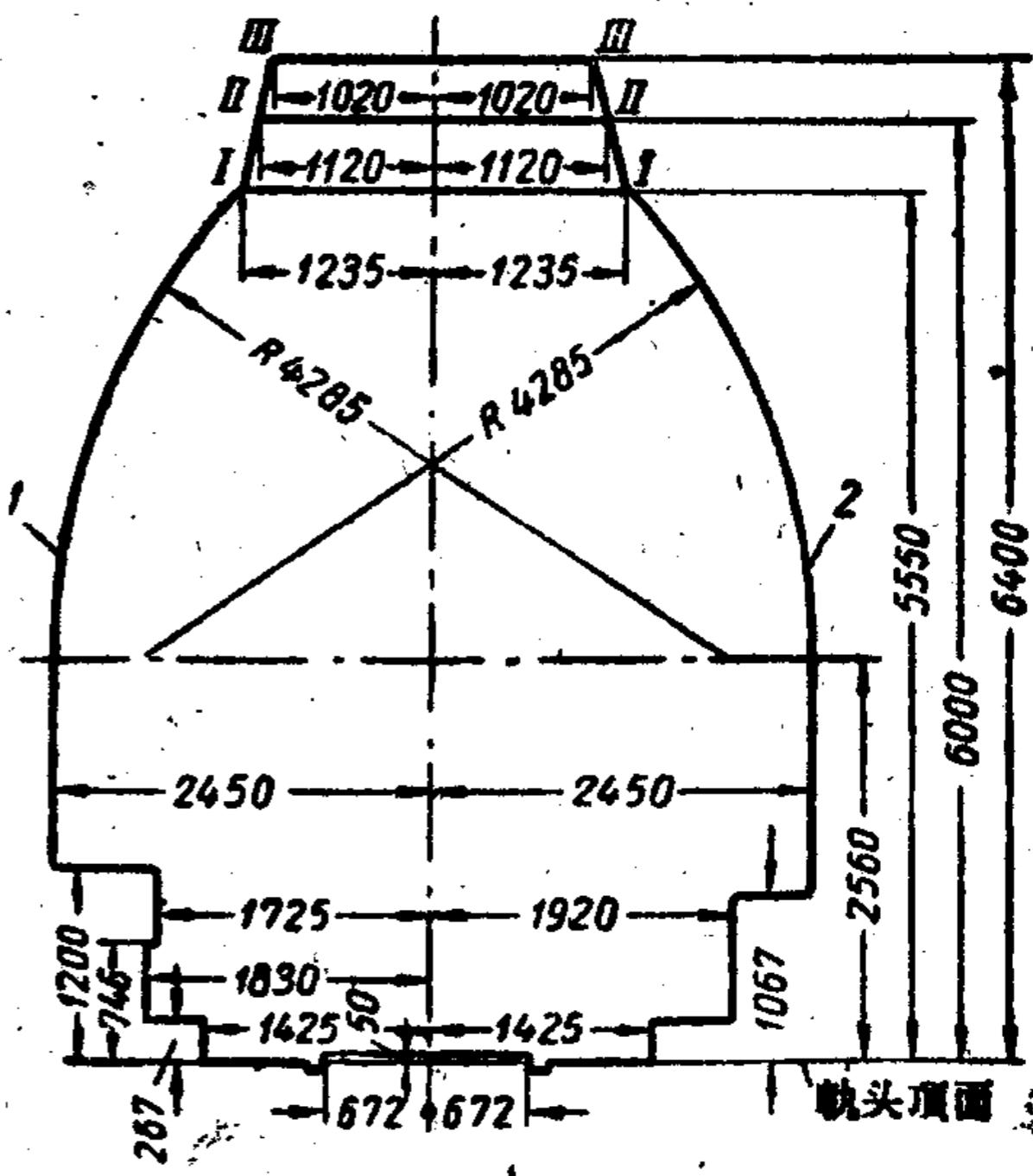


图 1 1-C 建筑接近界限：

1—站場限界；2—区间限界；I—I—耐火材料和非燃性材料的建筑界限；II-II—防止着火的建筑界限；III-III—可燃性材料的建筑界限。

● OCT 是苏联通用标准，BKC 是全苏标准化委员会。——译者

● 当导向车轴有横向动量时，则须附带考虑此一横向动量。

量(公厘);  $l$ —固定軸距(导向軸距)(公尺);  $n$ —由所計算的截面至基准截面(即通过导向軸距的端点的截面)的距离(公尺)。

在1944年以后設計机車时, 沿軌面垂直方向的限界, 已采用下列的限制以代替所規定的1-ㄇ限界。簧上部分的限界: 鋼軌外側为220公厘, 鋼軌內側为200公厘; 死重部分的限界各处均为150公厘。

## 鐵路軌距

复線区间, 双軌中心綫間的标准距离, 在直綫部分不得小于4100公厘, 站內專供貨車直接装卸貨物的双軌中心綫間的距离, 容許为3600公厘。

在线路的直道部分, 两鋼軌头部內側間的軌距, 应为1524公厘<sup>②</sup>, 在线路的弯道部分, 两鋼軌間的軌距, 依据弯道半徑規定如下:

軌距(公厘)	1540	1535	1530	1524
弯道半徑(公尺)	350及以下	351~450	451~650	651及以上

一切线路的直道或弯道部分的軌距的偏差不得超过+6和-2公厘。在任何情况下, 絶不容許軌距大于1546公厘, 或小于1522公厘。

在干線上, 弯道半徑通常不小于300公尺(标准的弯道半徑为 $R = 250$ 公尺, 在支线上标准的弯道半徑为200公尺)。轉向三角綫的弯道半徑不得小于180公尺。

为了消除弯道外軌由于机車車輛离心力作用而产生的增載, 在干線的弯道全長上規定外軌的超高度(表1)为:

$$h = 8 \frac{V^2}{R},$$

式中  $h$ —外軌超高度(公厘);

$V$ —弯道上所容許的列車最大运行速度(公里/小时);

$R$ —弯道半徑(公尺)。

## 鋼 軌

鋼軌直接承受机車車輛車軸所傳來的压力, 并且經過枕木和道床将此压力傳給路基。

ГОСТ 3542-47 和 ГОСТ<sup>③</sup> 6726-53 規定了鋼軌的尺寸和質量。

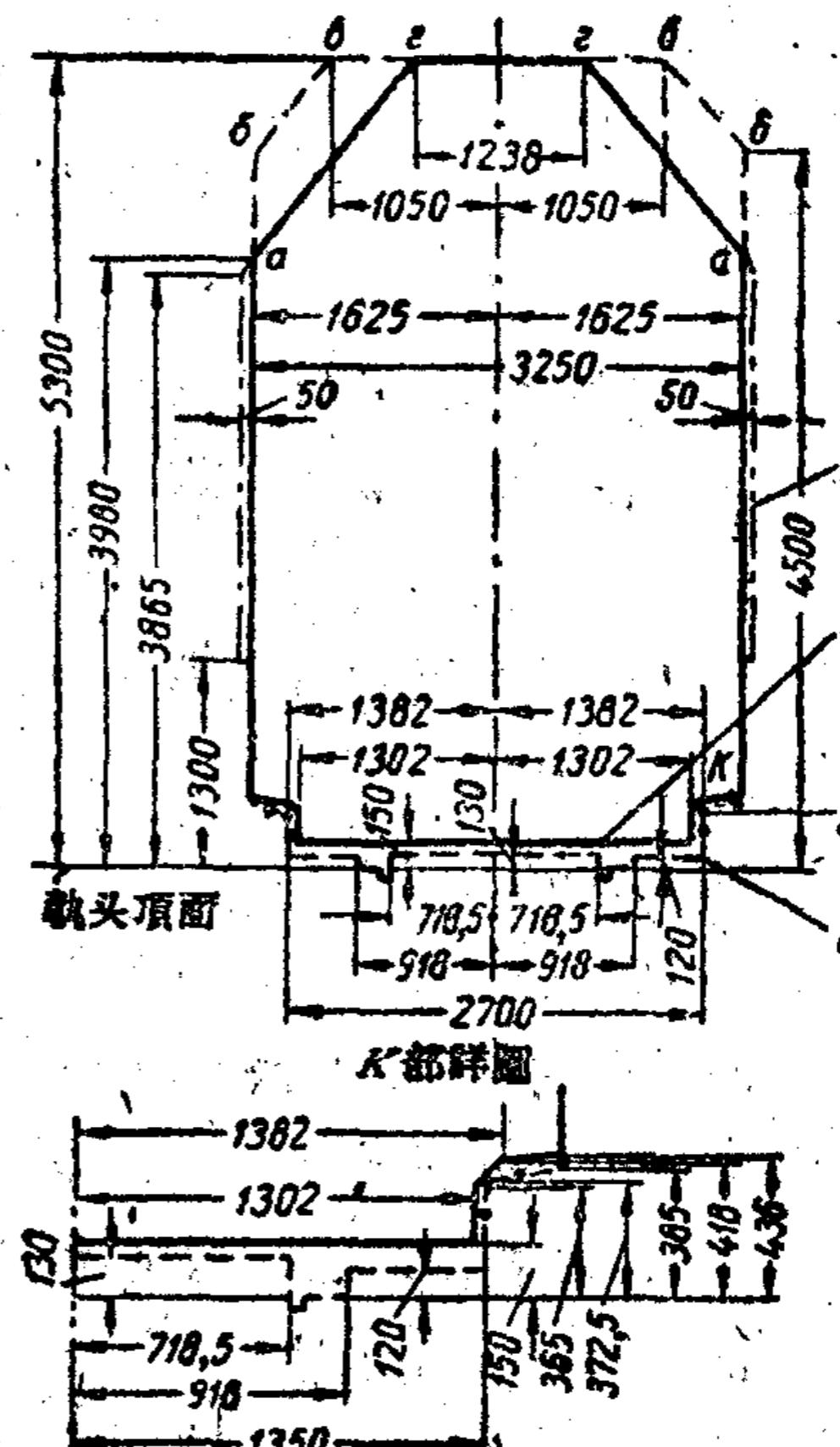


圖 2 1-ㄇ机車車輛限界:  
1—簧上部分的限界; 2—死重部分的限界;  
3—曲拐銷限界; 4—不重要的伸出部分(司机室靠臂垫, 排水擋等等)的限度;  $a, b, c, d$ —在站台上取掉椽木支柱和棚頂伸出部的輪廓。

② 1524公厘为苏联标准軌距, 我国标准軌距規定为1435公厘。——譯者

③ ГОСТ 是苏联1941年后的国家标准。——譯者

表1 依据弯道半径和运行速度而定的外轨超高度(公厘)

弯道半径 (公尺)	运行速度(公里/小时)									弯道 半径 (公尺)	运行速度(公里/小时)								
	30	40	50	60	75	90	100	110	120		30	40	50	60	75	90	100	110	120
200	35	65	100	—	—	—	—	—	—	900	10	15	20	30	50	70	90	110	125
250	30	50	80	115	—	—	—	—	—	1000	10	15	20	30	45	65	80	95	115
300	25	40	65	100	—	—	—	—	—	1200	—	10	15	25	40	55	65	80	95
350	20	35	60	85	125	—	—	—	—	1400	—	10	15	20	35	45	60	70	80
400	20	30	50	70	110	—	—	—	—	1600	—	10	15	20	30	40	50	60	70
500	15	25	40	60	90	125	—	—	—	1800	—	—	10	15	25	35	45	55	65
600	10	20	35	50	75	110	125	—	—	2000	—	—	10	15	20	30	40	50	55
700	10	20	30	40	65	95	115	—	—	3000	—	—	—	10	15	20	25	30	40
800	10	15	25	35	55	80	100	120	—	4000	—	—	—	10	10	15	20	25	30

鋼軌的規格以每公尺的重量(公斤)表示。

鋼軌型式……P-50 P-43 I-a P-38; II-a P-33; III-a IV-a

鋼軌重量……50.504 43.613 43.567 38.416 33.480 30.890

苏联目前所鋪設的鋼軌的标准長度定为12.5及25公尺。

在苏联設計机車时，有一个根据鋼軌每公尺的重量(公斤)与机車动軸載重(公吨)的比值(适应系数)的实用法則，这种比值等于是2.2公斤/公尺·公吨。

## 机車修理

在洗修时，进行有关机車重要部分的定期檢查工作，而且进行消除在机車日常保养过程中机車乘務員能力所不能消除的个别不良状态的工作。

修理机車的机車庫的尺寸为：洗修庫的牆壁內側間的長度为30及39公尺，在架修庫中則为54及60公尺；由軌面至机車庫的頂棚最低点或至桥式起重机桁架的高度：在洗修庫中为6.4公尺，在架修庫中为7.3公尺；标准轉盤的直徑为22及30公尺。

在机車检修保养規程中，規定在洗修时机車重要部分的檢查期限如下。

在每次洗修时，要檢查火箱，火星防止裝置及消燼器，砂箱及撒砂管，水位指示器，拱磚管，汽閥(除ФД、ИС、М等型机車以外的其它所有机車)，机車和煤水車的制动傳動裝置，并須进行过热管的循环冲洗。

机車每走行12000~15000公里，应檢查淨水器，ФД、ИС、М等型机車的汽閥，搖連杆机构，压油机，以及进行煤水車的水櫃閥，滤水網和水櫃的清洗。

机車每走行25000~30000公里，应檢查注水器，送水管，調整閥，总遮斷閥，汽缸，活塞，以及进行油箱的冲洗及其附件的檢查。

鍋爐和汽缸的安全閥，汽压表和風表的檢查，以及易熔塞的重新灌鉛，每三個月至少应进行一次。

各种檢查期限可以根据給水質量和机車的工作条件来变更。

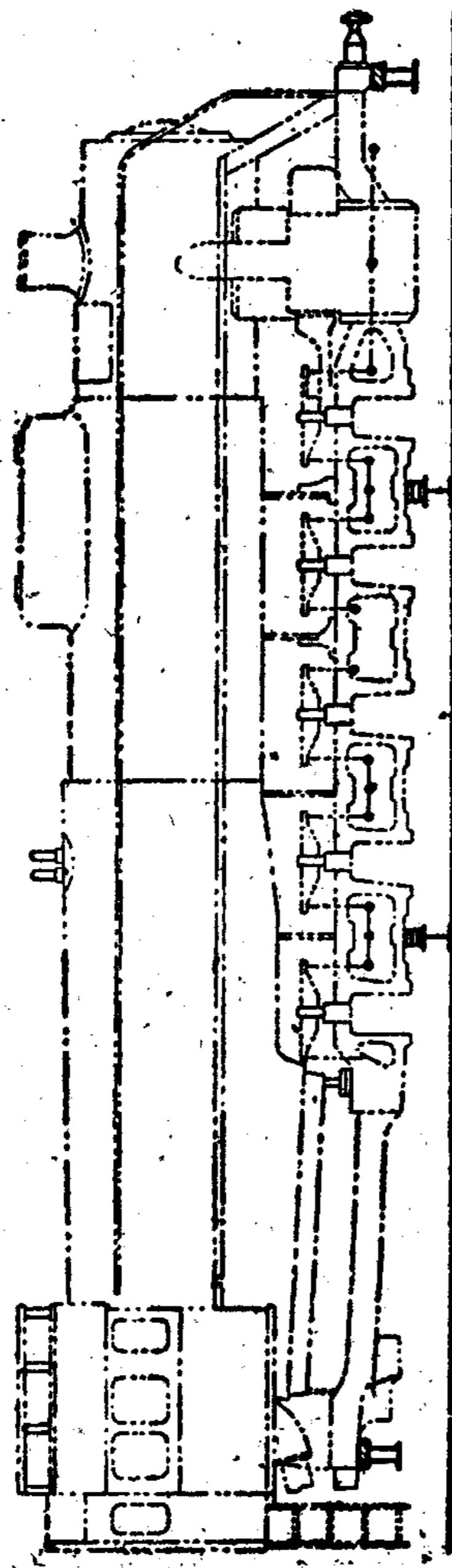


圖 3

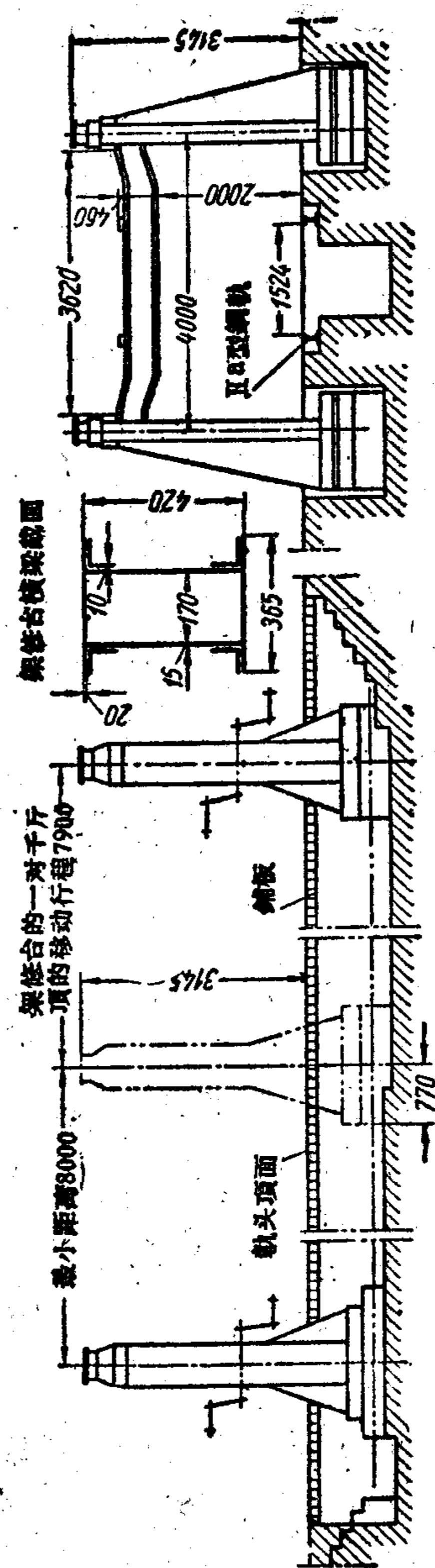


圖 4

**架修** 架修的主要任务为旋削机車的輪对。在架修时也要进行上述在洗修时的机車重要部分的定期检查工作，以及消除不良状态的工作。

架修間的走行距离規定为 40000 至 100000 公里。

在設計車架部分时，必須預先考慮到修理机車时，架起机車便于推出輪对的可能性。

有时为了縮短机車軸距和主車架后部的長度，在后緩冲鐵的下方，会造成不利

● 根据苏联的铁路技术管理規程 (ПТР), 若机車輪箍踏面磨耗深度超过 7 公厘时，以及其煤水車輪  
箍踏面磨耗深度超过 9 公厘时，禁止出車牽引列車。

于調動和配置架修台橫梁的条件。后緩冲鉄，灰箱和后車架的緩和过渡部分，都能妨碍架修台橫梁的配置。在这种情况下，就必须采用人为的方法来騰出放置架修台橫梁的地方：推出从輪轉向架或将其降落到落輪坑中等等，这样就使机車修理复杂化，并使修理費用增加。

圖 3 表示 ФД 型机車架起时的架修台橫梁的位置，这可以作为选定放置架修台橫梁地位的目标，圖 4 为 ФД 型机車架起时所用的标准架車装置簡圖。

在中修时进行机車的定期检修——修理已磨損的部分以及将其部分零件換新。

机車中修間的走行距离：货运机車为 150000 公里，客运机車为 200000 公里，調車机車則須經過 3 年和 3 年以上。

在第一次中修（机車制成功后）以前的这种走行距离可延長 25%。

在大修时进行不能保証机車繼續运用的各个主要部分（鍋爐，汽机，車架部分和煤水車）的修复工作，并将机車全部解体檢查其所有的部件。已磨損的部分进行修复，并将不能用的部分換新（表 2）。

表 2 机車修理規程依机車型式所規定的机車和煤水車零件  
的限度尺寸（公厘）

名 称	ИС		СУ		ФД		СО		ЭМ		Л	
	新零件的尺寸	最大磨耗尺寸										
活塞杆直徑.....	120	106	95	77	120	100	105	93	102	90	110	95
活塞尾杆直徑.....	—	—	65	50	—	—	65	51	65	51	—	—
汽閥杆直徑.....	60	48	60	46	60	48	50	40	50	40	60	50
汽閥尾杆的直徑...	—	—	40	31	—	—	50	39	50	39	50	39
滑板厚度.....	—	6.5①	80	68	—	6.5①	120	98	120	98	—	6.0①
主曲拐銷搖杆頸直 徑.....	210	185	150	127	210	185	185	160	175	154	185	160
主曲拐銷連杆頸直 徑.....	230	202	180	164	230	202	220	190	210	185	220	190
他曲拐銷直徑.....	110	97	100	74	110	97	100	80	100	88②	100	80
軸頸直徑：												
主动軸的.....	270	240	235	196	270	240	230	205	220	194	250	220
他动軸的.....	240	210	220	185	240	210	200	175	200	173	230	200
导軸的.....	180	160	170	145	170	150	170	135	—	—	175	150
从軸的.....	200	176	190	170	200	176	—	—	—	—	—	—
煤水車軸的.....	160	140	150	124	160	140	160	140③	140	124	145	123

① 滑板翼緣的磨耗量。

② II位和V位动軸为 88， I位和IV位动軸为 80。

③ СО<sup>м</sup> 和卸接轉向架的煤水車軸。

机車大修間的走行距离：货运机車为 450000 公里，客貨机車为 600000 公里，調車机車則須經過 6 年和 6 年以上。

机車各种零件的磨耗限度和运用中所容許的限度尺寸（公厘），規定如下：

## 具有鋼板制火箱的鍋爐

**火箱管板的厚度:**

管孔部分	7
管板下部	4
火箱側板和后板的厚度	4
火箱頂板的厚度	5
螺擰頸的腐蝕:	
側擰直徑(較大的)	4
頂擰	6
管子的蝕耗(占重量的%):	
小烟管和大烟管	25
拱磚管	20
外火箱板的厚度	5
烟箱管板的厚度:	
原始厚度為 15 公厘時	8
其他的	13
烟箱管板中的管孔間隔部分	6

## 車架部分

**輪對最後旋削時的輪箍厚度:**

動輪輪箍	43
導輪和從輪輪箍	40
煤水車輪箍	35

**輪對的輪緣厚度:**

機車的(距輪緣頂點 20 公厘處)	<25>33
煤水車的(距輪緣頂點 18 公厘處)	<20>30

在各個輪對以及在全套輪對上的各個輪箍踏面滾動圓的直徑差 1

煤水車軸外側軸領的厚度 5

軸箱軸瓦每側沿軸頸橫動量的增量:

機車的(在所示數值以上)	5
導軸、從軸和煤水車軸的	6

軸箱軸瓦厚度的磨耗量(%) 30

ФД 和 ИС 型機車軸箱軸瓦的厚度:

    主動軸的 33

    他動軸的 30

ФД 和 ИС 型機車軸箱壁厚度的磨耗量(考慮痘痕缺陷) 9

ФД 和 CO 型機車導輪轉向架中軸瓦每側沿軸頸的橫動量 7

ФД 和 CO 型機車轉向架復原裝置的搖鞍和搖座工作表面

    的局部磨耗量 5

牽引杆銷直徑的縮小量 10

牽引杆銷沿銷套的遊動量 4

用插銷接合的閘瓦厚度:

煤水車的	12
機車的	15

## 汽机

### 壁厚:

汽缸壁	14
-----	----

### 機車汽缸套:

ФД 和 ИС型的	12
-----------	----

其他型式的	6
-------	---

汽缸重擔后直徑的擴大量	16
-------------	----

余隙容積的長度偏差	3
-----------	---

十字頭銷柱形部分的磨耗量	5
--------------	---

月牙板滑塊與月牙板滑槽間的間隙	1
-----------------	---

月牙板機構銷套中的遊動量	1
--------------	---

連杆叉部頰板和尾端厚度的磨耗量	4
-----------------	---

連杆肘銷柱形部分的磨耗量	6
--------------	---

連杆端(大端)鋼套孔徑的擴大量	6
-----------------	---

鋼套內徑的磨耗量	8
----------	---

遊動套的總間隙	5
---------	---

遊動套橫動量的擴大量	5
------------	---

ФД 和 ИС型機車搖杆前端中後半塊銅瓦的厚度	15
-------------------------	----

## 計算外力載荷

用自動車鉤時，計算煤水車底架的緩衝力和壓縮力(公噸)	80
----------------------------	----

用螺旋式牽引裝置時，作用於一根緩衝杆的緩衝力(公噸)	40
----------------------------	----

衝擊和急撞時，作用於槽罐底部的壓力(公噸)	80
-----------------------	----

牽引力(公噸):	
----------	--

用自動車鉤時	65
--------	----

用1927年的牽引裝置時	25
--------------	----

用螺旋式牽引裝置而且其零件經過熱處理時	30
---------------------	----

離心力(占靜載荷的%):	
--------------	--

對於貨車，速度約為50公里/小時和 $R = 200$ 公尺時	10
---------------------------------	----

對於客車，速度約為70公里/小時和 $R = 200$ 公尺時	20
---------------------------------	----

死重部分作用於鋼軌接頭的垂直壓力(占靜載荷、離心力	
---------------------------	--

的垂直分力和風壓力的%)	25
--------------	----

風壓力(公斤/公分 <sup>2</sup> )	150
--------------------------	-----

自動車鉤容許的最大作用力(公噸):	
-------------------	--

伸張時	150
-----	-----

壓縮時	200
-----	-----

自動車鉤試驗時的破壞力(公噸)	190~220
-----------------	---------

III-I-T六面緩衝器所吸收的最大功(公斤公尺)	2000~2500
---------------------------	-----------

四軸貨車兩緩衝器壓縮到極點的靜力(公噸)	16
----------------------	----

兩緩衝器壓縮到極點時所吸收的功(公斤公尺)	500
-----------------------	-----

計算轉向架的板彈簧和螺旋彈簧的動載荷(占靜載荷的%):	
-----------------------------	--

貨車	190
----	-----

客車	170
----	-----

## 第二章 机車車輛的主要尺寸及 性能与基本牵引公式

### 苏联机車的主要数据

圖 5~14 为苏联铁路所用的最重型的干线机車的簡圖，表 3 列有这些机車的主要数据。

表 4 列有工业铁路运输用机車的主要数据。

茲将表中数据加以若干說明。

1. [机車运转整备重量] 的确定参看 [机車重量分配] 一章。

2. 假想牵引力为

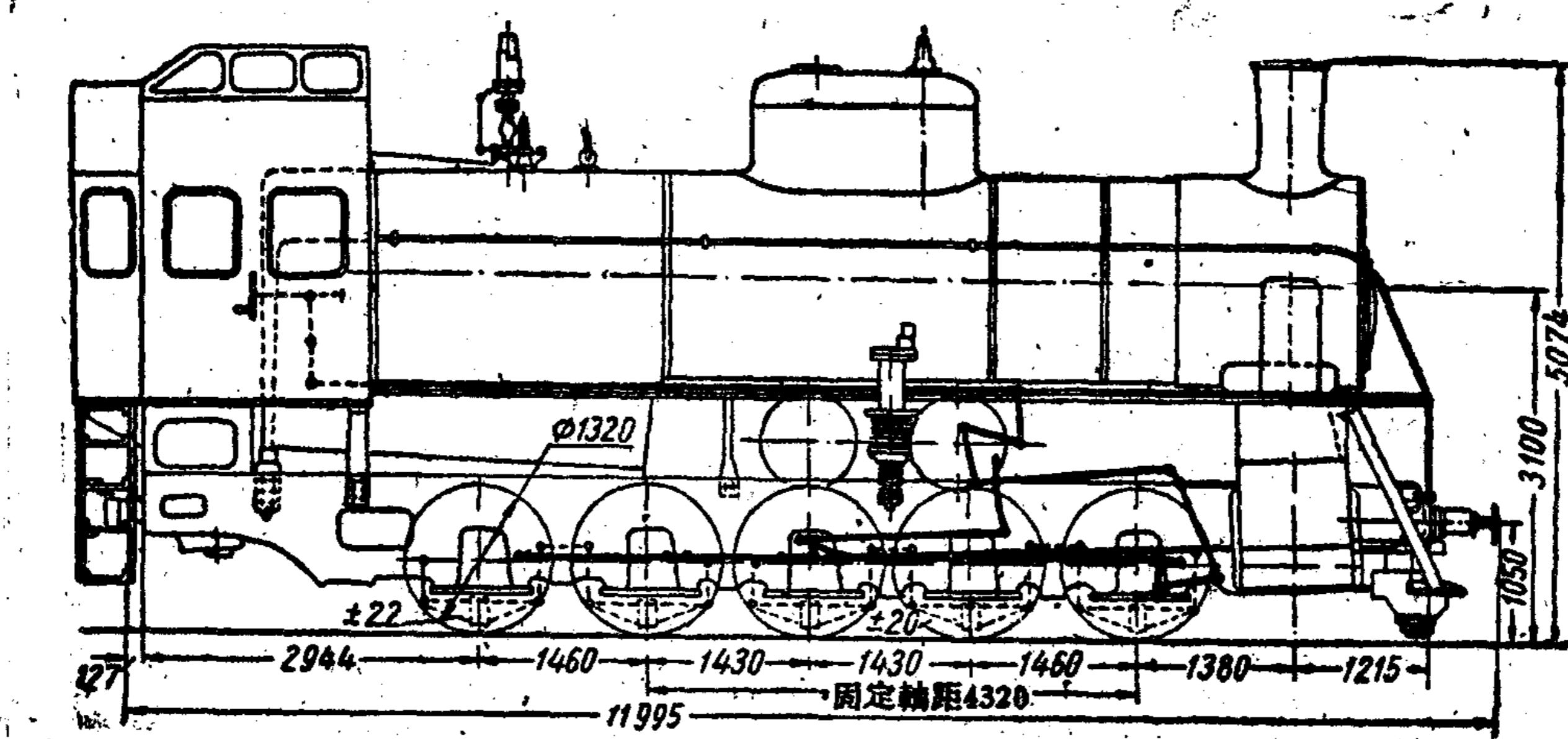


圖 5 1943 年制造的 ЭР 型机車。

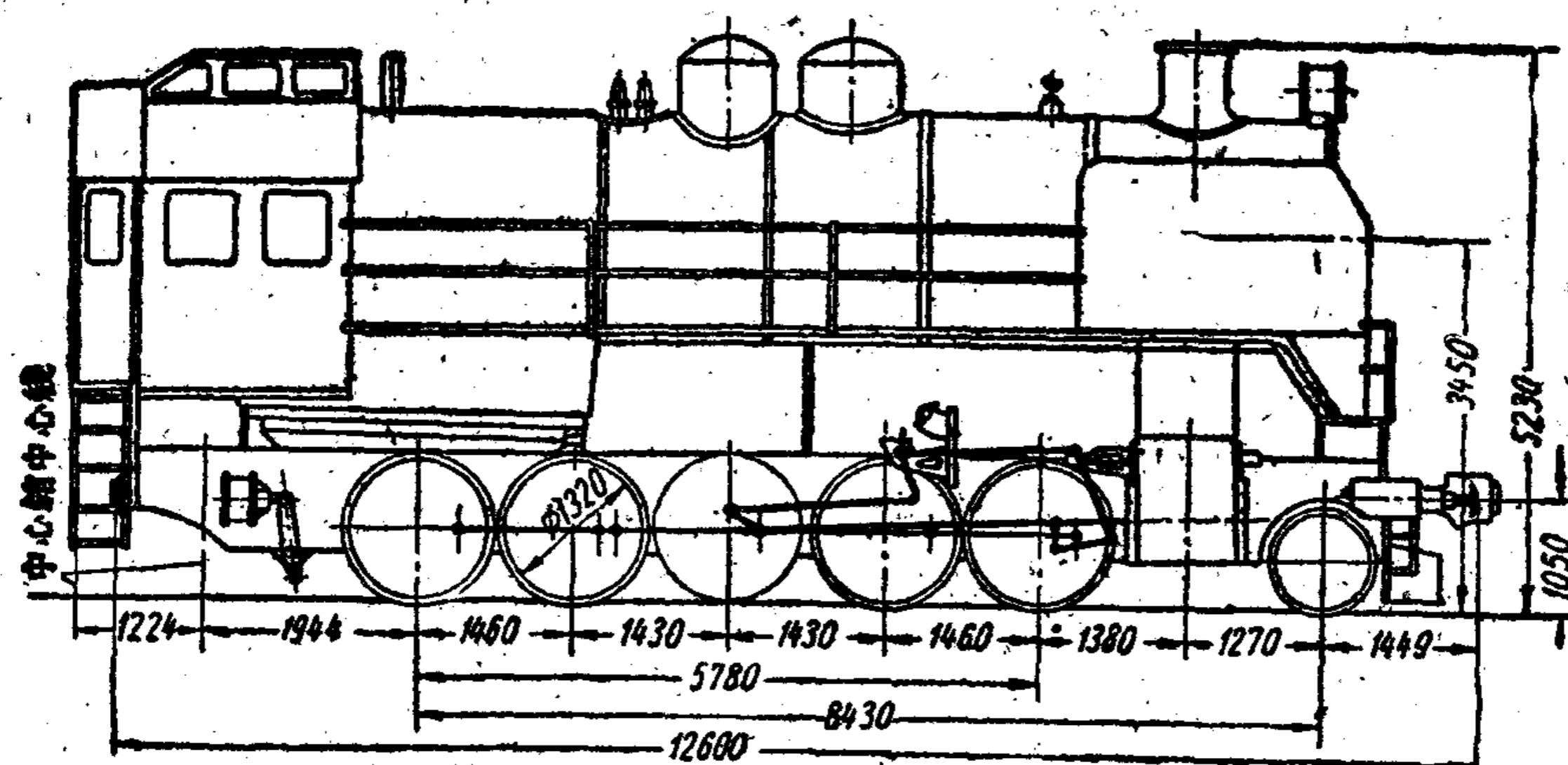


圖 6 CO 型机車。

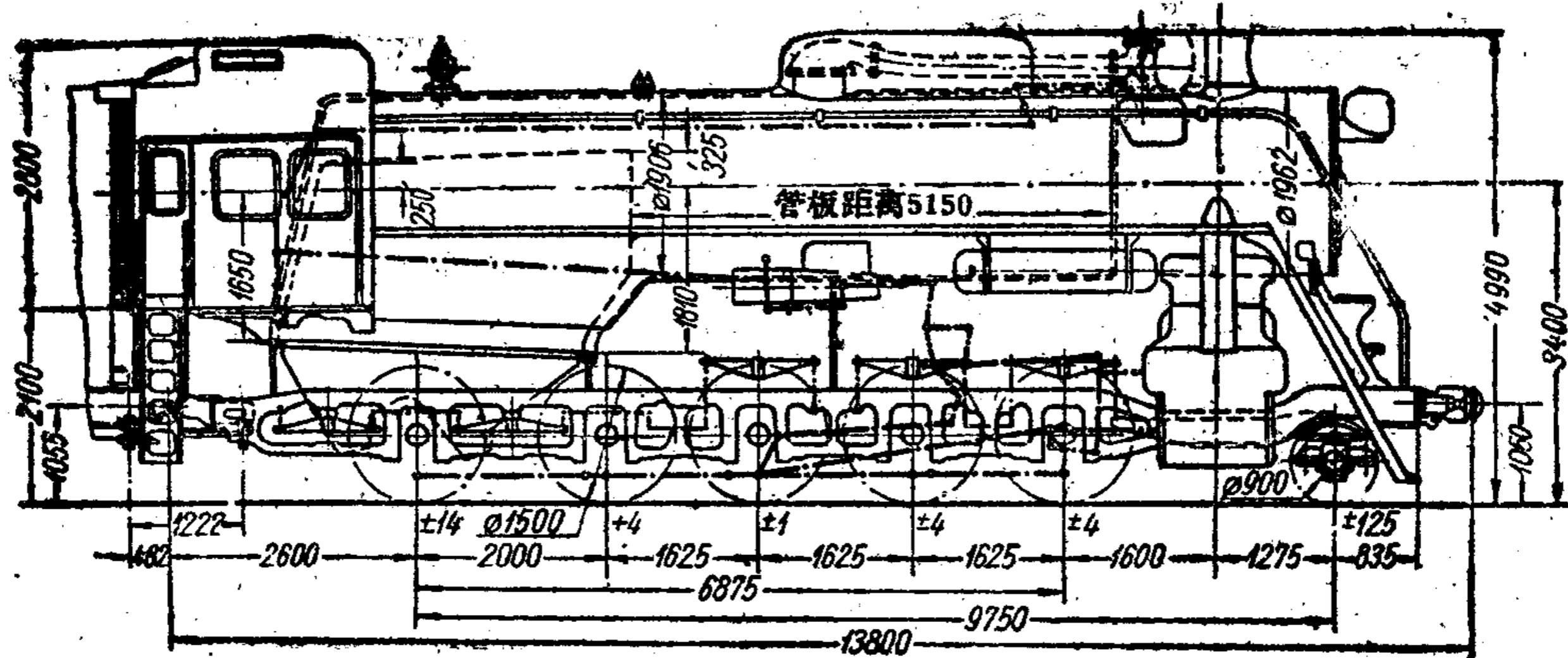


圖 7 DF 型机車。

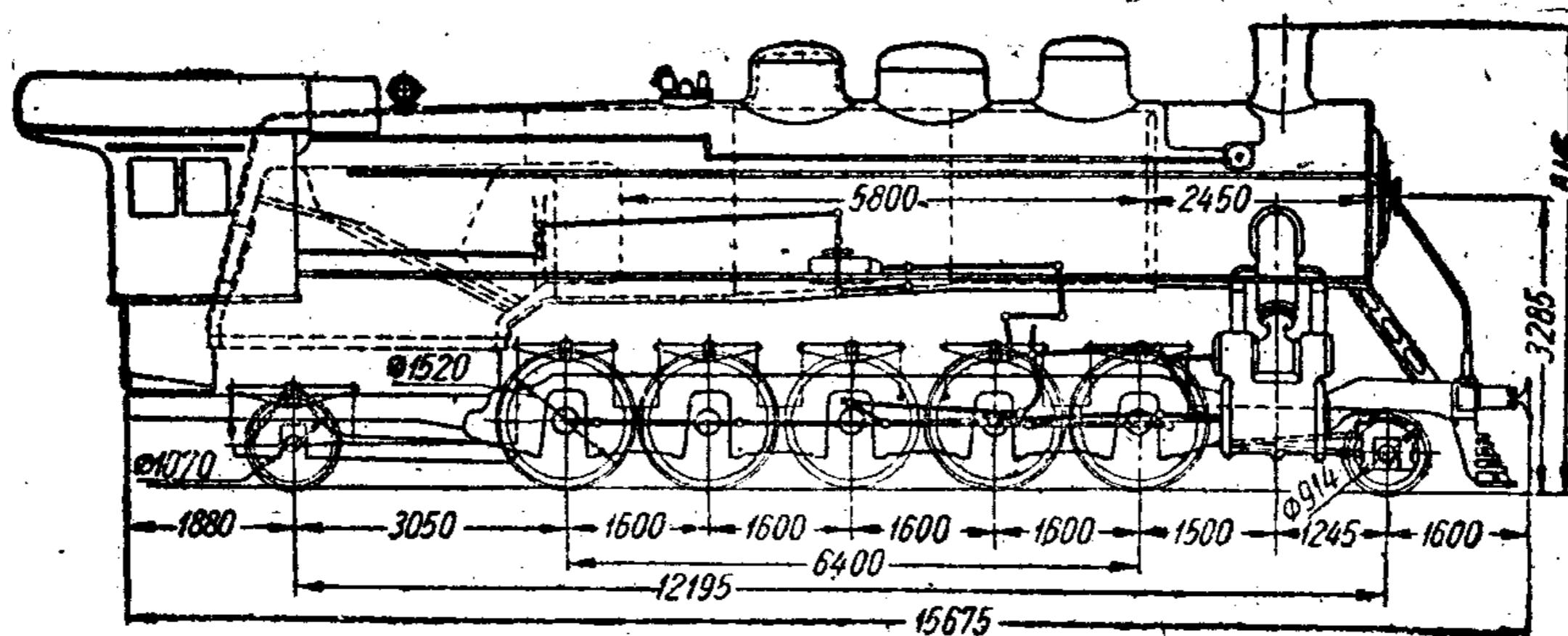
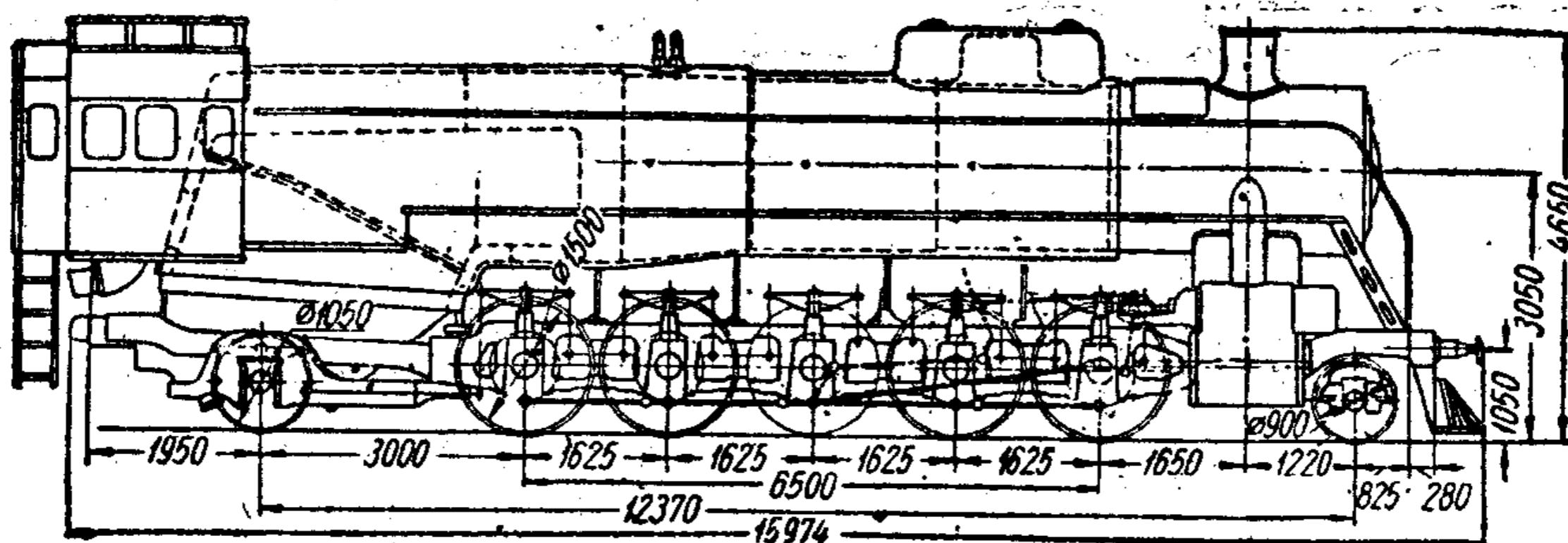
圖 8 T<sup>B</sup> 型机車。

圖 9 FD 型机車。

$$F_k = 0.6 \frac{d^2 s n}{200 D} p_k \text{ (公斤)},$$

牵引力模数为

$$M = 0.97 \frac{d^2 s n}{200 D} p_k \text{ (公斤)},$$

式中  $d$  ——汽缸直徑 (公厘);

$s$  ——活塞行程 (公厘);

$n$  ——汽缸数目;

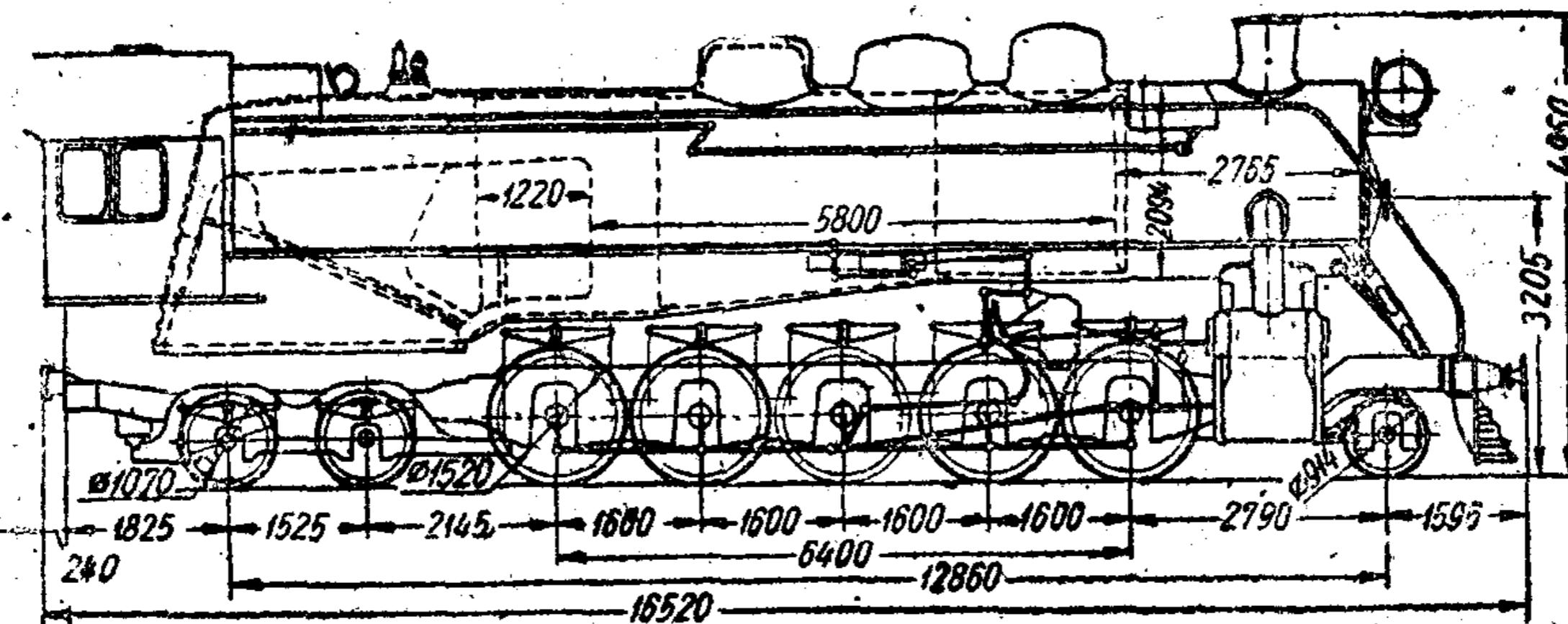


圖10 TA型機車。

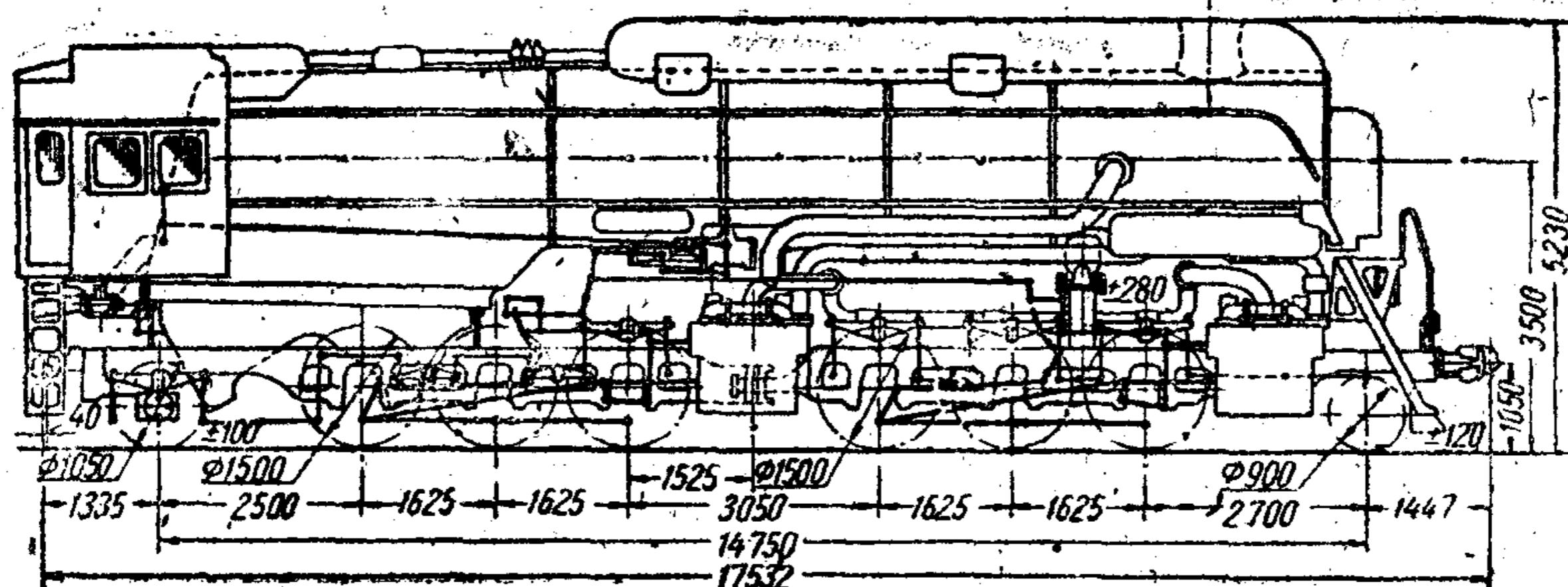


圖11 1-3+3-1式機車（34式）。

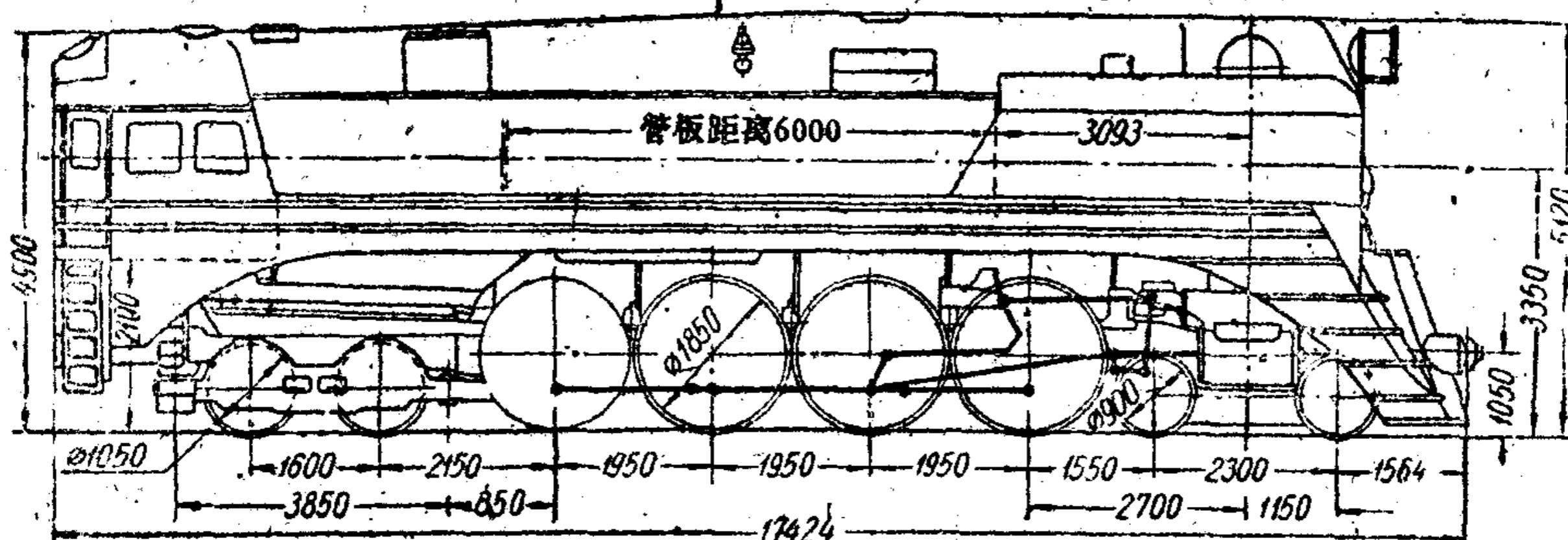


圖12 2-4-2式機車（第一台机车）。

$D$ ——动輪直徑（公厘）；

$p_k$ ——鍋爐蒸汽壓力（公斤/公分<sup>2</sup>）。

3. 机車連結裝置間長度——前車鉤連結線与中間緩冲器滑座之間的距離。

4. 机車最大高度和鍋爐中心綫距軌面高度按运转整备状态來計算（煤水車也与此相同）。

5. 机車連同煤水車的長度——前后車鉤連結綫之間的距離。

6. 爐床長度沿其斜面来选定（若带有斜度时）。

7. 内火箱的傳热面按配置在底圈上方的面积計算（不計爐口面积和火箱管板的