

87.174079

TJR

129549

184936

87.174079

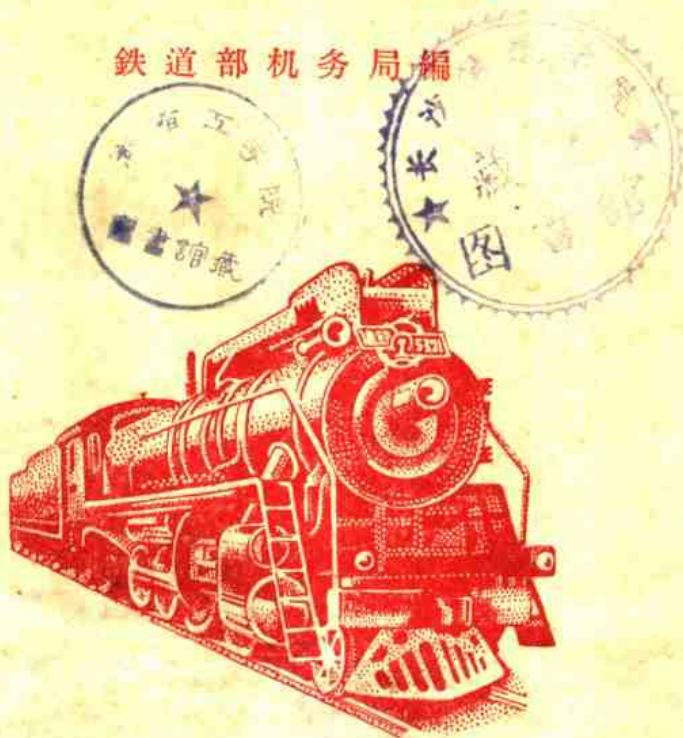
T27

鉄

蒸汽机車牽引計算規程

學習參考資料

鐵道部机務局編



人民鐵道出版社



蒸汽机車牽引計算規程學習參考資料

鐵道部機務局編
人民鐵道出版社出版
(北京市霞公府17號)

北京市書刊出版業營業許可證出字第010號

新华書店發行
人民鐵道出版社印刷廠印
(北京市建國門外七聖市)
書名：1256開本：850×1168毫米印張：4頁字數：121千
1959年2月第1版
1959年2月第1版第1次印刷
印數：0001—4,500冊
統一書號：15043·856 定價（8）0.50

目 录

緒 言.....	1
第一章 总 則	
第1条 規程的任务和适用范围.....	3
第2条 計算的精确程度.....	4
第3条 符号.....	8
第4条 繪制綫圖的規則.....	9
第5条 按輪周牽引力进行牽引計算.....	10
第二章 蒸汽机車牽引力	
第6条 牽引特性曲線.....	14
第7条 計算黏着系数和計算黏着牽引力.....	17
第8条 計算供汽率和計算鍋炉牽引力.....	22
第9条 計算遮断比和計算汽缸牽引力.....	31
第10条 計算速度和計算牽引力.....	38
第11条 計算起动牽引力.....	40
第三章 蒸汽机車和車輛的运行阻力	
第12条 机車阻力.....	42
第13条 貨車阻力.....	54
第14条 客車阻力.....	55
第15条 坡道阻力.....	56
第16条 曲綫阻力.....	58
第17条 加算坡道阻力.....	61
第18条 列車起动附加阻力.....	63
第四章 列車制动力	
第19条 列車制动力.....	64
第20条 實算摩擦系数.....	66
第21条 計算摩擦系数.....	67
第22条 實算開瓦压力的 条件.....	68

第23条	計算開瓦壓力.....	77
第24条	列車制動率.....	79
第25条	倒汽制动力.....	80

第五章 牽引重量及运行速度的計算

第26条	計算機車牽引貨物列車的重量及运行速度的原則.....	82
第27条	貨物列車牽引重量的計算方法.....	83
第28条	按列車在計算上坡道上以均衡速度运行的条件求算牽引重量.....	83
第29条	按列車在上坡道上以不等速运行，利用动能闊坡的条件求算牽引重量（試湊法）.....	86
第30条	牽引重量的檢查.....	91
第31条	噸公里圖.....	94
第32条	多机牵引和推送补机的机車牽引力.....	95
第33条	牽引定数的規定.....	96
第34条	線路縱斷面的化簡.....	97
第35条	单位加速力綫图的繪制.....	99
第36条	繪制速度曲綫和時間曲綫的基本原則.....	106
第37条	繪制速度曲綫的方法.....	120
第38条	列車區間运行時間的確定.....	124
第39条	列車區間运行時間的近似計算.....	124

第六章 制動計算

第40条	机車的制动力.....	126
第41条	制動距离.....	128
第42条	使用手制动机时的計算.....	135

第七章 煤水消耗量的計算

第43条	汽机耗汽量的計算.....	136
第44条	鍋炉蒸发量的計算.....	139
第45条	煤水車供水量的計算.....	146
第46条	耗煤量的計算.....	143
附录	146

緒 言

牽引計算規程是鐵路上廣泛應用的技術文件，它綜合了機車車輛工作能力及合理運用方面的科學實驗和理論研究的成果，廣泛地用以解決鐵路運營上和設計上的技術問題和技術經濟問題。在營業鐵路上，確定牽引重量、運行速度及運行時間的計算，制動距離及所需制動力的求法，蒸汽機車汽、水和燃料消耗量的求法，通過能力和運輸能力的計算等；在設計鐵路上，選擇最有利的計算坡度、分布分界點、機務段和給水站的位置等；都需要牽引計算規程。因此，它是解決鐵路運輸和建築上各種技術問題以及新造機車的主要依據之一。它是鐵路廣大職工，特別是機務、車務、設計等部門的工程技術人員，以及與運輸直接有關的工作人員應當熟悉的一項技術知識，是鐵路運輸業務中不可缺少的一門應用文件。

我國鐵路雖然已有將近百年的歷史，但是過去歷代的反動政府，對待牽引計算這門鐵路應用科學與對待其他所有科學一樣，從來不予重視，使廣大鐵路職工在牽引計算這門科學上缺乏應有的認識和必需的知識。只有在中華人民共和國成立以後，才使所有的科學技術在我國獲得了廣泛的發展。

為了提高鐵路職工的科學技術知識，並把它貫徹到實際工作中去，黨和政府付出了大量的人力和資金，建立了很多鐵道科學研究機構和培養科學干部機構。

牽引計算這門科學是俄國科學家創造的。在偉大的十月社會主義革命後，這門科學得到了最大的發展。幾年來，我國的學者、工程師以及生產工作者在積極學習蘇聯的這門先進科學並把它結合到中國的具體情況中去，做出了巨大貢獻，從而為編制我國的蒸汽機車牽引計算規程創造了良好條件。

規程內所采用的主要数据和計算方法，都是經過我国試驗的或是現場多年來的經驗總結。因而在應用方面，基本上可以獲得可靠的科學試驗數據。

本解說是按照1957年鐵道部舉辦的“牽引計算講習班”的講課提綱編寫的，在這提綱中，吸收了我國對蒸汽機車牽引、熱功性能及機車車輛基本行走阻力等最新試驗研究的成果，並參考了蘇聯在牽引計算方面的先進經驗，作為“蒸汽機車牽引計算規程”學習上的參考資料。

第一章 总 则

第1条 規程的任务和适用范围

『蒸汽机車牽引計算規程，規定蒸汽機車牽引列車的計算方式、方法和采用的主要標準，并且是計算牽引列車所需煤、水消耗量的基礎。

本規程適用於標準軌（軌距1435公厘）和寬軌（軌距1524公厘）的營業鐵路及設計鐵路上的蒸汽機車牽引計算。

使用本規程時，應考慮先進司機在工作中挖掘的潛在能力。』

蒸汽機車牽引計算規程的任務，在於確定蒸汽機車牽引的線上，列車牽引重量、運行速度和運行時間。這些指標，在營業鐵路上是組成列車運行圖的最基本部分；在設計鐵路上是決定設計方案的主要依據。規程中具體規定了計算重量、速度、時間的步驟、方法及要求，並列舉了計算時所需的各種公式和數據。

牽引計算的特點是理論與實際相結合。規程中几乎所有的公式和數據，都是根據中國或蘇聯的一部分專門試驗，以及研究綜合現代先進地運用經驗的結果得來的。但是先進生產者運動證明，先進經驗在生產過程中不斷地獲得發展和壯大，規程僅能總結在一定階段的先進經驗。因此，使用本規程時，應結合先進司機們在實際工作中不斷挖掘出來的提高列車重量和提高列車運行速度的潛在能力。

我國鐵路除集（寧）二（連）線軌距為1524公厘、昆明鐵路管理局管內軌距為1000公厘外，基本上是1435公厘的標準軌距。按照理論和實際試驗結果證明，對軌距1524公厘和軌距1435公厘的線路，進行列車牽引計算時，因軌距相差不大（僅79公厘），如果機車車輛的構造和技術條件、線路狀態完全相同時，採用相同的計算方法，不致發生任何誤差。但是目前集二線所使用的車輛與標準軌距的不同，其基本走行阻力不適用於本規程所規定的

阻力公式，应按下式計算：

$$\text{貨物車輛基本阻力 } w_0^* = \frac{65 + V}{13 + 0.5q};$$

$$\text{客車車輛基本阻力 } w_0^* = 1.4 + 0.012V + 0.0003V^2 + \frac{20}{P},$$

式中：末項只于 $V \geq 20$ 公里/小时才計入。

因此，本規程中除車輛阻力公式不适用于集二線的寬軌外，其他部分完全适用于標準軌和寬軌。

窄軌軌距与標準軌軌距相差悬殊（相差435公厘），机車車輛的构造和線路状态等技术条件也不相同，对標準軌和寬軌进行列車牽引計算时所使用的一些經驗公式和数据，不能适用于窄軌線路。目前我国的机車牽引、热功性能試驗研究工作以及車輛阻力、制动条件等試驗工作，最近期間尚不能系統的全面向窄軌方面开展，故本規程暂不包括窄軌。

为了使新建铁路和营业铁路在机車牽引工作方面相一致，避免因計算方法不統一而在新旧綫衔接地点造成浪费。因此，不論新建铁路的設計上或营业铁路的运营工作上，对于蒸汽机車的牽引計算，都必須遵照本規程进行。但在車站內进行列車的編組、解体等調車作业时，車輛作間断地走行，加以速度較低，不能保持軸箱內的溫度，使軸油有凝結現象，阻力增大。因此本規程內的車輛阻力公式，不适用于設計駝峰調車場之用。

設計鐵路上蒸汽机車的煤、水消耗量，按本規程的規定进行計算。营业铁路上蒸汽机車的煤、水消耗量标准，由于具备了試驗上的方便条件，准許在水的消耗量上遵照鐵道部1956年9月所頒布的鐵車行余(56)字第284号命令附屬第三章及1951年5月15日鐵道部机務局編制的“按給水能力查定線路容量及測定水的消耗标准量的办法”办理；煤消耗量标准，按照鐵道部1957年7月公布的“蒸汽机車燃料消耗技术定額計算細則”办理。

第2条 計算的精確程度

『牽引計算』所采用的主要計量單位數值的精確程度規定如第1表。

計量單位數值的精確程度

第1表

項目	名 称	單 位	計量單位數值的精確程度	備 注
1	區間距離	公里	取至二位小数	小数后第三位4舍5入
2	坡段長度	公尺	以公尺整數計	小数4舍5入
3	坡道坡度	%	取至二位小数	小数后第三位4舍5入
4	牽引力，阻力，制动力	公斤	化整为50公斤的整倍数	2舍25入
5	單位牽引力，單位阻力，單位制动力	公斤/吨	取至二位小数	小数后第三位4舍5入
6	速度	公里/小时	取至一位小数	小数后第二位4舍5入
7	牽引重量	吨	旅客列車化整为 $\frac{10}{50}$ 吨 貨物列車化整为 $\frac{10}{50}$ 吨的整倍数	不足 $\frac{10}{50}$ 吨者舍
8	計算的區間運行時間	分	取至一位小数	小数后第二位4舍5入
9	列車运行圖的區間运行時間	分	化整为分或 $1/2$ 分	考慮日升情況化整
10	總耗煤量	公斤	化整为10公斤的整倍数	4舍5入
11	總耗水量	公斤	化整为50公斤的整倍数	24舍25入

每一区段的列車牽引重量、运行時間、机車煤、水消耗量等，都須要經過很多的計算過程才能获得的。如果在每一計算過程中，对所采用的各种数值尾数或小数的舍取程度不同时，其最終計算結果也將各异。为了使相同条件下的計算結果相一致，特規定主要計量单位數值的精確程度如規程第1表。

區間距離。一般运营統計上所采用的区間距离取至公里的小数后一位数字。但牽引計劃中繪制列車走行距离与速度或距离与時間的曲線时，是以一定的公厘数代表1公里距离，为了使繪图时分界点或列車到发線（場）中心位置不致发生較大誤差，以便求得的結果較为精确起見，区間距离規定取至公里的小数后二位数字，即10公尺的整倍数为止。如果再精确一些，将区間距离取至公里的小数后三位，即以公尺的整数为止时，首先这种过于精

确的計算，在列車牽引計算上沒有其实用意义，同时在以图解法确定每一公尺距离的位置时，也不可能获得非常准确的結果。

坡段長度。坡段长度直接影响到綫路水平高度，为了不使化簡坡道时发生困难，就需要以公尺整数来計算坡段长度。

單位牽引力，單位阻力，單位制动力，坡道坡度。合力图是在固定机型固定牵引重量下，求算列車速度、時間、距离的最基本資料。合力图的准确程度取决于作用在列車上各种单位力的数值精确程度。因此，計算单位牽引力、单位阻力、单位制动力、坡道坡度（坡道坡度的%数即等于作用在列車上的单位力）时，均应較精确的取至小数后二位。如仅取至小数后一位时，一般的合力图可能产生 $0.2\sim0.3$ 公厘的誤差，影响速度 $1\sim2$ 公里/小时，而用解析法計算制动距离或時間时，其誤差就更大了。

牽引力，阻力，制动力。現代鐵路上均采用功率較大的机車牽引，一般正綫使用的机車牽引力可达 $2\sim3$ 万公斤；列車运行中作用在全列車上的阻力也达数千或1万公斤以上；至于列車制動时所获得的制动力更为巨大，以鐵道部現行規定：貨物列車每百吨总重最低須保有20吨閘瓦压力为例，牽引2000吨的列車，閘瓦压力最低也有400吨，列車在70公里/小时速度时，制动力仍高达48400公斤。因此，对牽引力、阻力、制动力，采取以24舍25入的50公斤整倍数計算时，其最大誤差为25公斤，平均到单位重量（吨）上的力，約在0.01左右，不致影响計算的准确程度。

速度。列車运行速度一般是以整数計算的，但在計算制動时，或用解析法求算列車运行時間和距离时，用整数計就不能滿足計算的准确性，为此規定統一取至小数后一位数字。

牽引重量 貨物列車的牽引定数，为了便于掌握，以50吨的整倍数为取定吨数。目前各管理局为了解决列車实际編成很少可能与規定重量完全相同起見，均公布了各綫各区段司机不得拒絕牽引的超出規定重量的吨数，这个超出重量一般为半个标准型重車的吨数（20~30吨）。同时为了保証列車不低于机車的計算速度运行，故确定貨物列車重量时，仅允許将不足100吨者舍为50

吨，不足50吨者舍为100吨的整数。旅客列車編組重量一般較低，而且变动較少，为了不虚糜重量和运行时间，其計算重量的精确程度以10吨的整倍数为标准，不足10吨者舍去。

計算的区间运行时间，列車运行圖的区间运行时间。不論用解析法或图解法計算出来的列車区间运行时间，很少是整分数。而列車运行圖上所規定的区间运行时间除高速旅客列車外，又是以整分数为标准的，就蒸汽机車牵引的線路来看，目前尚无以秒为計算区间运行时间的必要，但为了考核計算的准确程度，对計算的区间运行时间仍应取至一位小数，再結合区间線路縱断面情况及列車在区间內的运行情况等，将計算时间的小数舍或进为整分数，以作为运行图的区间运行时间。

旅客特別快車、旅客快車，均为連續通过几个区间的高速列車，列車在区间內的运行速度高达100公里/小时以上，通过站速度达80公里/小时以上，如果按照其他列車一样，将計算区间运行时间一律化为整分时，则不可避免的将造成有的区间早点有的区间晚点或者浪费机力；为此在运行图中对此种列車的区间运行时间有必要采用更精确的 $\frac{1}{2}$ 分制，这样不仅能够更确切的結合实际列車运行情况，使机車在任何时期均能发挥最大功率，并且能够提高列車旅行速度和線路通过能力。

总耗煤量，总耗水量。总耗煤量和总耗水量是为新建铁路設計上确定給水站、机車整备地点而使用的数据。尤其总耗煤量不同于营业铁路上需要精确到以公斤整数来計算，可以以10公斤的整倍数为計算单位，而总耗水量的計算单位，由于数字巨大，以50公斤整倍数計算即可滿足需要。

应当指出：在制动专题計算时，时间应以秒为单位、距离应以公尺为单位进行，并須取至其小数后一位数字为止进行計算。对車輪与鋼軌間的黏着系数及車輪与閘瓦間的摩擦系数，其計算的精确程度均应到小数后三位，小数后第四位4舍5入。

第3条 符号

「計算中各種量的代表符号及其計量單位，須照附录 1 的符号 及計量單位說明表应用之。」

为了避免在写各种量的数值及其計量单位时发生錯誤，并便于書写、閱讀、校对和記憶起見，采用一定的符号来代表它們。例如列車运行速度用拉丁文的大写字母 V 表示，其計量单位为公里/小时；机車汽机遮断比用希腊文 ϵ 表示等等。

按照通用的慣例，采用拉丁字母代表名数的量，用希腊字母代表不名数的量，注脚是說明量的类别，用俄文字母表示之。本解說中所用的符号，其中有一部分是規程附录 1 內所沒有的，对于这些符号在解說中都給予了具体說明。

字 母

俄 文

Аа	Бб	Вв	Гг	Дд	Ее	Жж	Зз	Ии	Кк
Үү	Чч	Хх	««	««	««	««	««	««	««
Лл	Мм	Нн	Оо	Пп	Рр	Сс	Тт	Уу	Фф
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӱӱ	ӳӳ	ӴӴ	ӶӶ	ӷӷ	ӸӸ	ӹӹ
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӳӳ	ӴӴ	ӵӵ	ӶӶ	ӷӷ	ӸӸ	ӹӹ
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӳӳ	ӴӴ	ӵӵ	ӶӶ	ӷӷ	ӸӸ	ӹӹ

拉 丁 文

Aa	Bb	Cc	Dd	Ee	Ff	Gg	Hh	Ii	Jj
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӳӳ	ӴӴ	ӵӵ	ӶӶ	ӷӷ	ӸӸ	ӹӹ
Kk	Ll	Mm	Nn	Oo	Pp	Qq	Rr	Ss	Tt
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӳӳ	ӴӴ	ӵӵ	ӶӶ	ӷӷ	ӸӸ	ӹӹ
Uu	Vv	Ww	Xx	Yy	Zz				
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӳӳ	ӴӴ	ӵӵ	ӶӶ	ӷӷ	ӸӸ	ӹӹ

希 腊 文

Αα	Ββ	Γγ	Δδ	Εε
ӮӮ	ӰӰ	ӲӲ	ӳӳ	ӴӴ

$Z\zeta$ $B\gamma$ $\theta\delta$ $I\iota$ k_k $A\lambda$
 フ \times ト γ ト \times ト γ フ \times ト γ 一又ト γ ト \times ト γ フ \times ト γ フ \times ト γ
 $M\mu$ $N\nu$ $S\sigma$ Oo $H\pi$ P_p $\Sigma\sigma$
 マー又 ラー又 ト \times ト γ 又 \square ー ト \times ト γ 欠 \times ト γ 日 \times ト γ ムー ト \times ト γ
 Tt $r\iota$ Xx $\Phi\varphi$ $\Psi\Psi$ $\Omega\omega$
 ト \times ムー フ \times ト γ フ \times ト γ ハ \times ト γ 欠 \times ト γ 一又 \square ー ト \times ト γ

第4条 繪制綫图的規則

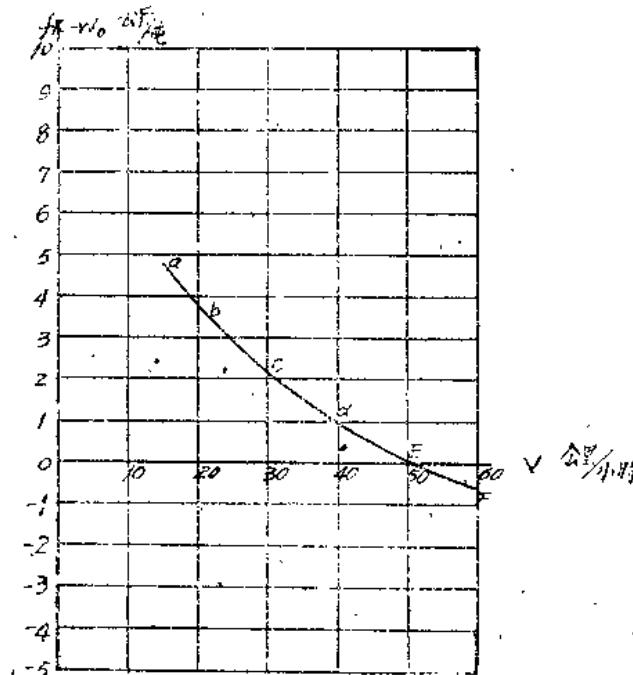
「以图解法解算或以綫图表示各种变量的相互关系时，应遵照下列基本規則：

1. 图上必須具有縱橫座标軸綫及必要的格綫，座标軸綫應較其他格綫略粗；
2. 座标軸綫旁应注明代表变量的符号及單位；
3. 比例尺应适当的选择，以便利用格綫确定变量的数值时不致发生困难；
4. 図内应注明繪图所根据的主要条件（例如机車类型、牽引重量及計算供汽率等）。」

在进行牽引計算工作时，为了減少不必要的复杂的数学計算，而广泛地采用图解法进行解算；并以綫图表示各种变量的相互关系。例如：欲求一 \square_1 型机車牽引 3000 吨的貨物列車，在平直線路上的均衡速度时，如果采用計算法，则将需要复杂的、比較高深的数学計算，不仅計算上耗費時間，而且在綫路条件稍有变动时，就須要重新進行計算。因此，回答上述問題时，一般的采用繪制加速力綫图的图解法。图解法演算的結果在理論上与計算法完全相同，但綫图的正确与否直接影响到演算的結果，故以图解法解算时或以綫图表示各种变量的互相关系时，首先必須选择标准公厘的格紙，繪制明显的較粗綫作为横座标和縱座标，并在横座标的右侧和縱座标的左侧分別注明其所代表的变量符号和計算单位，然后按照一定的比例尺繪制变量綫；为了校对和审查

上以及使用上的方便，并须于图内注明变量线的计算条件。

以上述问题为例，求出列车在T型机车的计算速度15公里/小时的加速力 $f_k - w_0$ 为4.75公斤/吨，以a点绘入第1图内，20公里/小时速度时的加速力3.75公斤/吨以b点，30公里/小时时的加速力以c点……60公里/小时以F点绘入，连结各点得一曲线（即变量线），此线与横坐标O线的相交点，就是欲求的均衡速度（51公里/小时）。



第1图

图中所采用的比例尺为：加速力 $f_k - w_0$ 为6公厘等于1公斤/吨，速度V为1公厘等于1公里/小时。

第5条 按轮周牵引力进行牵引计算

【牵引计算中的机车牵引力，均按动轮轮周牵引力计算。】

机车及其他所有具备动轮的车辆（动车，汽车，自行车等）

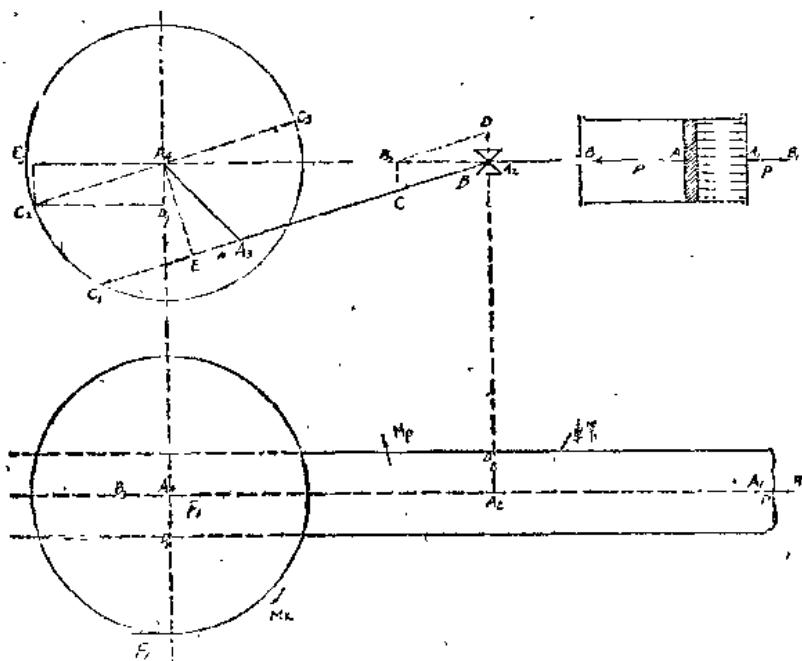
都有两个內力偶（作用在一个剛体上，力的大小相等、方向相反、作用点不在一点上且互相平行的一对力，謂之力偶）：

(1) 企图使动輪圍繞車架旋轉的力偶；

(2) 企图使車架圍繞動輪旋轉的力偶。

为了說明蒸汽机車形成上述两种力偶的情况，下面对机車牽引力产生的过程加以分析。

蒸汽自右侧进入汽缸給勾貝以压力（第2图），其压力之和（称合力）为 A_1B_1 。蒸汽又以相同的压力給予汽缸前盖，其合力为 A_2B_2 。合力 $A_1B_1 = A_2B_2$ ，假設均等于 P ，但方向相反。



第2图

如果不考虑汽机的摩擦损失，将力 A_1B_1 （等于 P ）沿勾貝杆移至十字头中心，则力 A_2B_2 可分成两个分力：沿搖杆方向的 A_2C 和垂直于滑板平面方向的 A_2D 。我們把力 A_2C 沿其作用綫移至曲拐銷中心 A_3 ，則得力 A_3C_1 。

为了求出力 A_3C_1 的作用，我們在車輪的軸上增加一对等于 A_3C_1 的力： A_4C_2 和 A_4C_3 ，使之均与 A_3C_1 平行；但方向相反。結果可得力 A_4C_2 及力偶 A_3C_1 、 A_4C_3 。將力 A_4C_2 分成两个平行于 A_1B_1 及 A_2D 的分力，得 A_4B_3 、 A_4D_1 。

經過上述变化后，由于蒸汽在汽缸內工作的結果，我們得到以下的力及力偶：

- (1) 經汽缸前蓋傳達給車架的力 A_1B_1 ；
- (2) 經十字头滑板傳達給車架的力 A_2D ；
- (3) 作用于車輪的力偶 A_3C_1 、 A_4C_3 ；
- (4) 經軸箱作用于車架的力 A_4B_3 ；
- (5) 作用于車輪的力 A_4D_1 。

至于 A_1B_2 、 A_2C 、 A_2B_2 及 A_4C_2 等力已經由其他相等的力所代替，不再存在了。現在我們來分析一下以上四个力及一个力偶的作用。

力 A_4B_3 的值，通過計算亦等于 P ，即等于 A_1B_1 ，但方向相反，此二力作用于車架上，互相平衡，对机車的运动不发生影响，只是曲拐位于下半圓時車架受伸拉作用；曲拐位于上半圓時車架受壓縮作用。此种作用在材料力学中研究。

假設机車沒有彈簧，并假設車輪与軸箱的連結沒有彈性，即力 A_2D 及 A_4D_1 作用于假設的一个剛体上，其方向相反，互相平行，通過計算其力的大小相等，在这种情况下将产生力偶。这力偶企图将机車前部抬起，使車架圍繞車輪旋轉。但是其中的一个力 A_4D_2 为鋼軌的垂直反力所平衡，其余的力 A_2D 使机車于运行中产生前部車輪減載、后部車輪增載和一侧減載、一侧增載的搖擺作用。

对于力偶 A_3C_1 、 A_4C_3 ，我們为了确定車輪作用于鋼軌上的力，茲用通过車輪中心及輪軌接触点的力 F_1 来代替之，这个力偶企图使車輪圍繞車架旋轉。其中輪軌接触点的力 F_1 为 鋼軌对車輪的水平反力 F_2 所平衡，仅剩通过車輪中心的力 F_1 ，使机車前进。但是如果沒有鋼軌对車輪的水平反力 F_2 将一个 F_1

固定，則机車只能空轉不會前进，也不能產生牽引力，就是說有內力不能使物体作前进运行，必須有外力。因此，由机車汽所引起的、可以控制的，并由鋼軌按机車运行方向加于动輪上外力，叫做机車的牵引力。

如上所述，蒸汽机車用蒸汽压力使勾貝在汽缸內作机械功，勾貝杆、十字头、搖杆將此功傳給机車动輪，并引起外力（鋼水平反力），使此功成为外功，用以加速列車和克服外阻力；列車将一部分功消耗在本身的移动上，将剩余的功傳达給与机車近的車輛的車鈎上。

对应机車机械功的这三个基本的、順序的傳达阶段（汽缸，軌，車鈎），机車牵引力可有下列三个概念：

(1) 指示牵引力 F_i ；

(2) 輪周牵引力 F_k ：

$$F_k = F_i \eta_a = F_i - W_a,$$

中 η_a ——計算摩擦损失的机械效率，%；

W_a ——汽机阻力，公斤；

(3) 車鈎牵引力 F_n ：

$$F_n = F_k - W_k,$$

中 W_k ——机車阻力，公斤；

指示牵引力 F_i 是蒸汽在汽缸內所产生的指示功不考慮任何机械摩擦损失而傳达給动輪作用于动輪踏面上的力。但实际上，功由勾貝傳給动輪时，勾貝、勾貝杆、十字头、滑板、曲拐銷等的机械摩擦损失是不可避免的，此項損失与机車的运行速度及傳达力的大小有关，因此指示牵引力 F_i ，只于考虑机械摩擦损失时采用之。

車鈎牵引力 F_n ，实际上只是輪周牵引力的一部分，在 加速的情况下，輪周牵引力 F_k 的一部分功用于机車增加动能，故实际作用于車鈎上的力小于 $F_k - W_k$ （机車阻力）的值；在減速情况下，机車消耗一部分动能，使車鈎牵引力增加，故实际作用于車鈎上的力大于 $F_k - W_k$ 的值。因此車鈎牵引力与机車动能的