

# 内燃机

〔苏联〕 K.A. 日瓦戈著  
张振球 任精一 赵长贵譯



中国工业出版社

# 目 录

## 第一篇 总 論

第一章 發动机的工作过程 .....	1
發动机的工作原理 .....	1
二冲程發动机 .....	2
四冲程發动机 .....	3
配气相位角 .....	5
第二章 發动机工作的基本参数 .....	7
發动机的功率及效率 .....	7
燃料消耗量 .....	10
發动机的比重 .....	10
扭矩 .....	10
發动机的外特性綫及本身适应系数 .....	11
帶动鑽井絞車的發动机的功率 .....	13
帶动鑽井泵的發动机的功率 .....	14
渦輪鑽进中內燃机的有效利用 .....	14
B 2-300 A 型發动机的加强 .....	26
第三章 發动机用的燃料及机油 .....	27
燃料 .....	27
机油 .....	31
第四章 几种鑽井發动机的概述 .....	34
B2-300 型發动机 .....	34
M-601 型發动机 .....	39
Д-54 型發动机 .....	45
КДМ-46 型發动机 .....	50
6Ч-12/14 型發动机 .....	53
8С 230 Р 型發动机 .....	59

## 第二篇 鑽井用发动机的構造

<b>第五章 B2-300 及 M-601 型发动机部件及另件的結構</b>	62
发动机的曲軸箱	62
气缸体(左排和右排)	65
曲柄-連桿機構	71
气門-配氣機構	81
进气管道及排气管道	93
M-601 型发动机的增压	94
潤滑系統	97
发动机的冷却系統	109
发动机的起动系統	115
发动机的检查仪表和操縱機構	126
<b>第六章 Д-54, КДМ-46 和 6 Ч-12/14 型发动机部件及另件的結構</b>	131
发动机的气缸体	131
气缸盖	134
曲柄-連桿機構	137
气門-配氣機構	146
傳动機構	149
減压機構	149
配气齿輪外罩和飞輪外罩	152
进气管和排气管	153
发动机的潤滑	154
发动机的冷却系統	164
发动机的起动裝置	170
<b>第七章 8 С 230 Р型发动机部件及另件的結構</b>	185
发动机的气缸体	185
气缸盖	187
曲柄-連桿機構	190

氣門-配氣機構 .....	195
发动机的潤滑 .....	196
发动机的冷却 .....	198
发动机的起动系統 .....	200
轉速表的傳動裝置 .....	204
<b>第八章 發动机的燃料供給系統 .....</b>	<b>205</b>
燃料供給系統的作用 .....	205
发动机的燃料供給系統示意圖 .....	205
空气濾清器 .....	208
燃料濾清器 .....	211
輸油泵 .....	217
噴油咀 .....	225
高压泵 .....	236
高压泵的調速器 .....	259
燃料導管 .....	278

### 第三篇 發动机的使用

<b>第九章 B2-300 型发动机 .....</b>	<b>280</b>
发动机的啟封 .....	280
发动机的試運轉 .....	281
发动机的加燃料 .....	282
发动机的加机油 .....	285
冷却系統的加水 .....	285
发动机的起動 .....	286
起動后发动机的預熱 .....	287
发动机在正常使用規范上的運轉 .....	287
发动机的停車 .....	288
发动机的冬季使用 .....	288
发动机在冬季期間的運轉和停車 .....	291
<b>第十章 Д-54, КДМ-46, 6U-12/14 和 8С 230 Р 型发动机 .....</b>	<b>293</b>

Д-54型发动机的起动和停車	293
КДМ-46型发动机的起动和停車	295
6Ч-12/14型发动机的起动和停車	295
8С 230Р型发动机的起动和停車	296
压燃式内燃机可能發生的故障及其排除方法	299
<b>第十一章 革新者——柴油机司机們在发动机使用中的成就</b>	
.....	304
第1号技术检修	306
第2号技术检修	307
第3号技术检修	308
第4号技术检修	309
<b>第十二章 发动机小修时研磨膏的采用</b>	311
<b>第十三章 技术检修时进行的操作</b>	313
輸油泵的故障	313
КДМ-46型发动机輸油泵的修理	314
БНК-12TC型輸油泵的修理	315
燃料濾清器的清洗	317
燃料供給系統中空气的排除	322
发动机各气缸內工作的檢查	323
噴油咀工作的檢查	324
В2-300型发动机噴油咀的拆卸	326
噴油咀的分解	327
噴油咀的清洗和檢查	329
噴油咀的小修	332
噴油咀的装配	335
噴油咀的檢查和調整	336
В2-300型发动机噴油咀的安装	345
高压泵的故障	346
高压泵和調速器工作中最典型的故障及其排除方法	347
單位泵工作的檢查	349

高压泵压送活門的檢查	350
高压泵压送活門的拆卸和研磨	351
B2-300 型發动机高压泵的拆卸	353
HK-10 型高压泵柱塞对的更換	354
單位泵的裝配	356
燃料供給开始的調整	358
噴射开始的調整	359
在沒有裝置的情况下 HK-10 型高压泵燃料供給开始时刻的檢查	361
PC 單單缸泵的更換及燃料供給开始的調整	361
KDM-46 型發动机高压泵單位泵的更換	362
KDM-46 型發发动机高压泵噴油开始的調整	364
將齿条拉桿定在最大供油量的位置	366
噴油开始直接在 Δ-54 型發动机上的調整	366
6Ч-12/14 型發发动机噴油开始的調整	369
高压泵燃料供給量均匀度的檢查和調整	369
HK-10 型高压泵供油量均匀度的調整	370
高压泵各單位泵燃料供給量均匀度直接在 Δ-54 型發发动机上的檢 查	372
在使用条件下 B2-300 型發发动机的功率及轉數的提高	375
高压泵往 B2-300 型發发动机上的安装	377
B2-300 型發发动机气缸体的拆卸	378
B2-300 型發发动机气缸蓋鋁墊的更換	380
B2-300 型發发动机承力双头螺栓及縫合双头螺栓螺帽的再緊固	382
B2-300 型發发动机承力双头螺栓及縫合双头螺栓螺帽的緊固	383
B2-300 型發发动机气缸蓋鐵墊更换后承力双头螺栓螺帽的緊固	384
B2-300 型發发动机曲軸軸承蓋固定双头螺栓螺帽的緊固	385
气門的研磨	386
活塞环圈的檢查与更換	390
B2-300 型發发动机活塞的更換	395
B2-300 型發发动机空气濾清器的清理和洗滌	397
B2-300 型發发动机空气分配器的檢查、修理及調整空气分配器的拆	

卸	.....	398
發动机冷却系統的清洗	.....	402
B2-300 型發动机水泵的檢查和修理	.....	403
机油濾清器的清洗	.....	408
Д-54 型發动机精濾清器濾芯的更換	.....	411
Д-54、КДМ-46 及 B2-300 型發发动机的主軸承及連桿軸承軸瓦的 更換	.....	412
B2-300 型發发动机配气機構的檢查与調整	.....	416
Д-54 型發发动机配气機構的檢查与調整	.....	424
6Ч-12/14 型發发动机氣門間隙的調整	.....	425
B2-300 型發发动机电气設備的技术檢修	.....	426
各發发动机的潤滑週期	.....	429
各發发动机的裝配間隙	.....	434
技术檢修所用的工具和夾具	.....	440
附录：鑽井發发动机的使用性能	.....	444

# 第一篇 总 論

## 第一章 发动机的工作过程

### 发动机的工作原理

内燃机是根据气体受热即膨胀的性质而工作的。

如果将气体在密闭的容器内加热，则作用在容器壁上的气体压力将随温度的升高而增长，同时，气体施于各方面的压力相等。当压缩时，气体的温度将升高。

发动机的气缸内即利用气体的这种性质，将燃料的热能变成机械功。

气缸内气体温度的升高是导入发动机气缸内的燃料燃烧的结果。

燃料燃烧时所放出的热量，强烈地加热气缸内的气体，气体在膨胀的同时，施压力于活塞上，并使其在气缸内移动。在直接喷射燃料的发动机气缸中，燃料由于气体压缩时的温度升高而发火。进入发动机气缸内的是纯空气，在压缩时其温度升高，致使进入气缸中的雾状燃料易于发火。

在汽化器发动机中，供入气缸中的是在汽化器中准备好的燃料蒸汽与空气的可燃混合气，其压缩程度较柴油发动机中为小。此种混合气利用气缸中闪过的电火花点燃。

发动机每个气缸中所进行的全部过程称为发动机的工作循环。活塞一次行程所完成的部分工作循环称为冲程。

按照实现工作循环的方法，内燃机可分为二冲程的和四冲程的两类。

## 二冲程发动机

在二冲程发动机中，工作循环是在曲轴每转一周或活塞的两次行程期间内完成的。二冲程发动机的工作原理图示于图1。

在第一冲程期间，当活塞自上往下运动时，在发动机的气缸

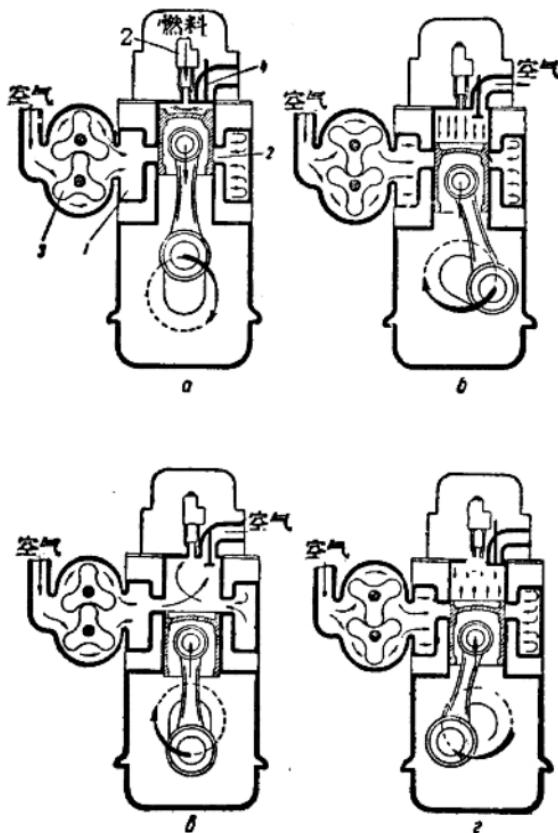


圖 1 壓燃式二冲程发动机的工作原理圖  
1, 2—換氣口；3—換氣泵；4—排氣門；5—噴油咀。

內进行下列工作：經噴油咀噴入的燃料的燃燒及放热(圖 1, a)、气体的膨胀、廢气的排除及換氣(圖 1, b)。第二冲程相當于活塞自下往上運動，在此冲程期間，起初換氣過程仍繼續進行，同時氣缸內充入新鮮空氣(圖 1, c)。

當活塞行近上死點時，換氣口及排氣門關閉(圖 1, d)。从此刻起新鮮“充氣”開始進行壓縮，此過程至活塞達到上死點時結束。此后便開始下一工作循環的燃燒過程。

噴入的燃料由於氣缸內空氣壓縮時溫度的昇高而發火。

由以上所述我們知道，二冲程發動機的工作過程是在兩個主要冲程——膨脹和壓縮——的期間內實現的，同時在曲軸旋轉一周的期間內完成。二冲程循環發動機的工作特點在於能大大地增加發動機的功率。

#### 四冲程發動機

在四冲程內燃機中，工作循環在曲軸旋轉兩周，活塞四次行程的期間內完成。

四冲程發動機的曲柄-連桿機構示意圖示於圖 2。

帶活塞環圈的活塞 2 位於氣缸 1 (圖 2) 中，活塞利用連桿 3 與曲軸 4 作鉸鍊式連接。氣缸的上面用具有進氣門 6、排氣門 7 及噴油咀 8 的氣缸蓋 5 蓋着。假若活塞在氣缸內上下移動，則活塞借助於連桿迫使曲軸旋轉。

上死點相當於活塞在最上端的位置。

下死點相當於活塞在最下端的位置。

活塞從下死點到上死點所經過距離稱為活塞行程。

當活塞在下死點位置時，活塞上方的氣缸容積稱為氣缸總容積。當活塞在上死點位置時的氣缸容積稱為壓縮室或燃燒室，因為被壓縮的混合氣在此空間內進行燃燒之故。這兩個容積的差數稱為氣缸的工作容積。

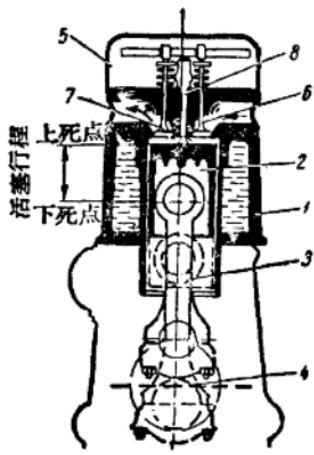


圖 2 曲柄——連桿機構示意圖

1—氣缸；2—活塞；3—連桿；  
4—曲軸；5—氣缸蓋；6,7—氣門；  
8—噴油咀。

空氣將被壓縮；由於高壓縮比的結果，壓力昇高到 30~40 公斤/公分<sup>2</sup>，空氣溫度昇高到 500—600°C。當活塞開始到達上死點時，經噴油咀 8 向發動機的氣缸內噴入燃料，燃料在與加熱到高溫的空氣接觸後開始發火。

往氣缸內供給燃料應略為提前，這是由於燃料開始噴入後不能立即開始燃燒之故。

在第一階段期間燃料被加熱及作好有效燃燒的準備；這一延遲期間稱為感應期。

當燃料在壓縮室內燃燒時，溫度昇高，結果氣缸內的氣體壓力增長達 60~95 公斤/公分<sup>2</sup>。

工作行程(圖 3, a)由於氣體的壓力而產生；活塞開始自上死點下行到下死點；氣體在氣缸內膨脹。

氣缸的總容積與壓縮室容積之比稱為壓縮比。

此比例表示空氣在發動機氣缸內被壓縮到原來的幾分之一。壓縮比對發動機工作過程的劇烈度有很強的影響。當提高壓縮比時，爆發壓力及溫度昇高，發動機的功率增大。

進氣衝程發生於活塞 2(圖 3, a)自上死點往下死點移動之時，此時進氣門 6 開着。在此衝程期間，氣缸中吸入燃料燃燒所需的新鮮空氣。

壓縮衝程當活塞 2(圖 3, b)由下死點往上死點行動及進氣門 6 和排氣門 7 都關閉時進行。在此期間

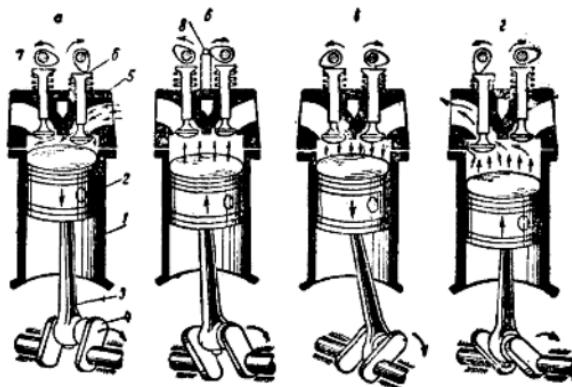


圖 3 四冲程發动机的工作原理圖  
(代号示于圖 2 )

在工作行程的初期，气体的燃燒繼續进行，因此，作用在活塞上的气体压力，在某一时期內將不減小。

活塞在向下移动的同时，通过连桿迫使發动机的曲軸 4 旋转。

排气冲程(圖3, 2)相当于活塞自下死点往上死点行动，此时排气門 7 开着。当活塞往上移动时，气体將从气缸排到大气中；当活塞通过上死点后，排气門关闭並开始进行下一工作循环。

### 配 气 相 位 角

當討論發动机的工作原理时，曾假定气門是当活塞在其死点位置时开放和关闭的。实际上，發动机气門的开放和关闭稍有提前和延迟。

进气門在活塞到达上死点前开放。这样做是为了使进气开始前气門已經开放，並使进气能經气門孔的全部截面进行。气門提前开放使气缸能更充份地充填新鮮空气，这对噴入燃料的完全燃燒有很重要的意义。进气門是在活塞通过下死点以后关闭的，这

样做是为了改善气缸的充气程度。虽然活塞已经过了下死点，但在初期空气仍将依着惯性继续经敞开的气门进入气缸，因此，气缸里能多进入一些空气。

排气门在活塞未到达下死点时提前开放，因此能减少气缸中残留的废气量并能改善气缸的充气。

排气门并不是当活塞在上死点的时刻关闭的，而是稍晚一些。这是为了改善气缸的清除废气。虽然活塞此时向下移动，但气体仍将依着惯性自压缩室外出。

由于此时进气门开着，所以气缸将用新鲜空气进行补充换气。气门的关闭和开放可根据曲轴旋转角度从图解表示之（表1）。

气门开放时刻的破坏会使发动机运转剧烈和损失功率。

配气相位角

表 1

发动机 型号	进 气			排 气		
	开 上	关 下	开 曲 轴	开 下	关 上	开 曲 轴
	放 死	闭 死	持 旋 转	放 死	闭 死	持 旋 转
开 点	终 点	时 角	摆 转	开 点	终 点	时 角
始 前	了 后	间 度	始 前	了 后	间 度	间 度
B-2-300	20±3°	48±3°	248°	48±3°	20±3°	248°
M-601	50±3°	56±3°	286°	56±3°	50±3°	286°
8C23OP	24±3°	40±2°	244°	45+2°	19+2°	244°
Д-54	8°	22°	210°	46°	14°	240°
КДМ-46	14°	32°	226°	54°	26°	270°
64-12/14	10±5°	45±5°	235°	45±5°	10±5°	235°

## 第二章 發动机工作的基本参数

### 發动机的功率及效率

在發动机气缸中燃燒的气体作用于活塞上並产生功。指示功，即气缸內每一循环中气体所完成的功，等于

$$L_{\text{it}} = P_{\text{it}} 10^4 \frac{V_p}{10^3} = 10 P_{\text{it}} V_p [\text{公斤公尺}],$$

式中  $P_{\text{it}}$ ——平均指示压力 (公斤/公分<sup>2</sup>);

$V_p$ ——气缸工作容积(公升)。

气缸的工作容积就是活塞在一工作行程中所經過的容积。

气缸的工作容积等于

$$V_p = FS = \frac{\pi d^2}{4} S,$$

式中  $F$ ——活塞頂面积(公寸<sup>2</sup>);

$d$ ——活塞直徑(公寸);

$S$ ——活塞行程(公寸)。

單位時間內所有气缸所完成的指示功称为發动机的 指示 功 率。

当冲程数为  $z$ , 轉數为  $n$  及气缸数为  $i$  时, 發动机的指示功率等于

$$N_{\text{it}} = \frac{L_{\text{it}} i 2n}{75 \cdot 60 z} = \frac{P_{\text{it}} i V_p n}{225 z} [\text{馬力}].$$

对于四冲程多缸發动机

$$N_{\text{it}} = \frac{P_{\text{it}} i V_p n}{900} [\text{馬力}]. \quad (1)$$

对于二冲程發动机

$$N_{\text{it}} = \frac{P_{\text{it}} i V_p n}{450} [\text{馬力}]. \quad (2)$$

在技术上，一馬力就是在一秒鐘內將75公斤的重量升高1公尺所完成的机械功，所以，一馬力 = 75 公斤公尺/秒。

发动机的指示功率，在相当大的程度上与进入工作气缸的空气量及其利用程度有关。

气缸的充气情况可用充气系数表示，充气系数就是：实际进入气缸的新鮮空气重量，与在周围大气的压力和温度下气缸工作容积能容纳的新鮮空气的重量之比。

发动机热力过程完善的程度用发动机的指示效率  $\eta_{\text{in}}$  来表示，指示效率就是气体轉变为机械功的热量与單位時間內由外面加入的或消耗的热量之比：

$$\eta_{\text{in}} = \frac{632N_{\text{in}}}{Q}, \quad (3)$$

式中 632——相当于1小时内1指示馬力功率的热量；

$Q$ ——1小时内发动机所消耗的热量。热量  $Q$  按下一公式求算：

$$Q = GH_{\text{in}} \text{ [大卡]} \quad (4)$$

式中  $G$ ——燃料消耗量（公斤/小时）；

$H_{\text{in}}$ ——燃料的低热值（大卡/公斤）。

1公斤的燃料完全燃燒时所發出热量(卡)称为燃料的燃燒热。

将公式(4)的值代入公式(3)后，指示效率等于

$$\eta_{\text{in}} = \frac{632N_{\text{in}}}{GH_{\text{in}}} \quad (5)$$

发动机的指示功率不能完全作为有效功而加以利用，因为其一部分要用来克服发动机摩擦部分的摩擦阻力，用来驅动輔助机件和消耗于工作气缸进排气过程中的损失。

发动机軸上产生的、用作有用功的功率称为发动机的有效功率。

发动机軸上的有效功率  $N_{\Phi}$  等于

$$N_{\Phi} = N_{\text{d}} - N_{\text{tp}} \quad [\text{馬力}], \quad (6)$$

式中  $N_{\text{tp}}$ ——消耗于发动机内部损失(摩擦)的功率(马力)。

消耗于摩擦的功率可以按下式求算:

$$N_{\text{tp}} = \frac{P_{\text{tp}} V_{\text{p}} n}{900} \quad [\text{馬力}], \quad (7)$$

式中  $P_{\text{tp}}$ ——平均摩擦压力(公斤/公分<sup>2</sup>)。

根据实验数据, 对于高速发动机采用

$$P_{\text{tp}} \approx 0.3 + 0.16c.$$

式中  $c$ ——活塞的平均速度(公尺/秒);

$$c = \frac{S_n}{30} .$$

机械效率就是有效功效与指示功率之比:

$$\eta_M = \frac{N_{\Phi}}{N_{\text{d}}} = 1 - \frac{N_{\text{tp}}}{N_{\text{d}}}. \quad (8)$$

压燃式高速发动机的机械效率等于  $0.79 \sim 0.82$ 。

平均有效压力  $P_{\Phi}$  的意义就是在发动机气缸内每一循环中的假定不变压力的数值:

$$P_{\Phi} = \eta_M P_{\text{d}} \quad [\text{公斤}/\text{公分}^2]. \quad (9)$$

当发动机的转速不变时,  $P_{\Phi}$  及  $\eta_M$  随载荷的增大而升高。

有效效率  $\eta_{\Phi}$  是变成有效功的热量与同一时间內所消耗的热量之比, 它表示发动机中热量用作有效功的利用程度:

$$\eta_{\Phi} = \frac{632 N_{\Phi}}{G H_{\text{d}}} = \eta_M \frac{632 N_{\text{d}}}{G H_{\text{d}}} = \eta_M \eta_u. \quad (10)$$

有效效率可以用下式表示:

$$\eta_{\Phi} = \eta_M \eta_u. \quad (11)$$

压燃式发动机有效效率的数值约为  $0.37 \sim 0.39$ 。

公升功率用作各种牌号发动机的功率进行比较。公升功率  $N_{\text{L}}$  就是每一公升的气缸工作容积所能产生的功率:

$$N_s = \frac{N_t}{iV_p}.$$

### 燃料消耗量

每一馬力小時所消耗的燃料量稱為燃料單位消耗量：

$$g = \frac{632 \times 1000}{\eta_{\text{eff}} H_u} \quad [\text{克}/\text{馬力小時}]。 \quad (12)$$

压燃式发动机燃料單位消耗量的数值在 168~230 克/馬力小時的范围内变动。

### 发动机的比重

比重小是对鑽井发动机基本要求之一，这才能使鑽井裝置能更輕便和易于搬移。

发动机的比重就是每一單位功率所佔的发动机重量；发动机的比重按下式求算：

$$g_1 = \frac{G_1}{N_{\text{max}}} \quad [\text{公斤}/\text{馬力}],$$

式中  $G_1$ ——发动机的干重（無潤滑油及水的重量），（公斤）；

$N_{\text{max}}$ ——发动机的最大有效功率（馬力）。

### 扭 矩

气体在气缸內膨胀，通过曲柄-連桿機構而作用于軸上，同时使軸以一定的力量及速度旋轉。

发动机曲軸上的扭矩决定于发动机的制動功率  $N_t$  及轉數，即

$$M = 716.2 \cdot \frac{N_t}{n} \quad [\text{公斤公尺}], \quad (13)$$

式中 716.2——換算系数。

所以，当傳動裝置上的載荷变化和当发动机的轉數变化时，