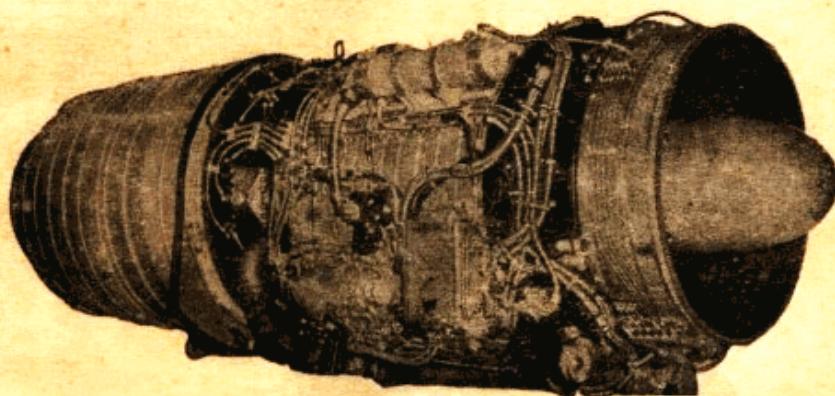


航空发动机 设计参考资料

薩普菲尔(Sapphire) A. S. Sa. 7 型
涡轮喷气发动机

北京航空学院发动机资料编辑室编



国防工业出版社

內容簡介

薩普菲尔 (Sapphire) A. S. Sa. 7型發動機是英國早期大推力發動機機種之一。自 1946 年，薩普菲尔 Sa. 1 型開始製造以來，經過十年多的改進，在英國航空發動機中，該機會獲得優秀機種的稱號。

該機結構設計特點較多，例如：進氣口處有完善之防冰系統，13 級軸向壓縮機配備有可變面積之進氣道，因而改善了發動機之加速性與操縱性，採用了燃燒式環形燃燒室、提高了燃燒的完全系數，並有效的縮短了發動機長度，渦輪部件的分段鼓輪軸設計，提高了轉子的臨界轉速，採用能迅速起動的火藥渦輪式起動機特點等。

本書對發動機性能、結構，作了較全面的介紹與分析。書末附有模擬等比例的縱、橫剖面圖，對發動機設計工作有實用價值，亦可供航空院、校師生及生產人員學習參考。本書為航空噴氣發動機設計參考資料中方案設計之第三卷。

北京航空學院發動機資料編輯室編

* * *



北京市書刊出版業營業許可證出字第 074 號
機械工業出版社印刷廠印刷 新華書店發行

*

850×1168 1/32 印張 1 14/16 插頁 1 30 千字

1959 年 6 月第一版

1959 年 6 月第一次印刷

印數：0,001—2,350 冊 定價：(11) 0.33 元

NO. 2942 統一書號：15034·381

隆普菲尔号最新型别中的代表——美国制的“Wright J 65-W-6，带有加力燃烧室”





編者的話

自我国社会主义建設大跃进以来，随着工、农业的空前發展，科学技术各个領域飞跃前进，在我国航空科学方面，在党的领导下，各有关部門間开展了共产主义大协作，且作出了一定的成績。

为了有助于航空發动机的設計与教學工作，我室师生着手彙編一套有关發动机設計的參考資料。目前只選擇一些資本主義國家的航空發动机，作了分析研究，并依據資料繪出等比例的縱、橫剖面圖，由于資料不足，水平有限，某些結構又屬揣測而得，圖中尺寸亦多出于估計，故仅供作參考，書中某些問題分析叙述亦有不够透澈或錯誤之處，請讀者指正。

書中所述各機種的基本資料均選自英、美等國雜志，因而其技術性能和构造形式的介紹定有虛夸与失实之处，其設計主导思想亦多由最大限度地追求利潤及侵略戰爭出發，與我們社会主义國家設計思想根本不同。在編寫過程中，我們虽尽力用批判态度，选其精华，去其糟粕，仍希讀者在參考本書時，注意批判接受。

參加本書資料搜集、研究和整理工作的有本院有关教研室教師及58年毕业生。

在本書編輯中，蒙國際航空雜志編輯部提供了許多資料，國防工业出版社对本書出版給予大力支持，我們謹致以衷心感謝。

北京航空學院發动机資料編輯室

一九五九年一月

目 录

第一章 总论	5
§ 1 薩普菲尔号机演变概况	5
§ 2 Sa 7型机概述	10
第二章 发动机转子支承及承力系统	13
§ 1 发动机转子支点及轴承	13
§ 2 承力系统	14
第三章 各部件的构造分析	16
§ 1 压缩机	16
(一) 可变面积的进气道	16
(二) 气流通道	16
(三) 工作叶片及其固定	17
(四) 盘与轴的联接	20
(五) 压缩机机匣与导流窗	23
(六) 防冰装置	26
§ 2 燃烧室	27
(一) 环形蒸发式燃烧室的主要组成部分及工作过程	27
(二) 环形蒸发式燃烧室的构造	28
(三) 环形蒸发式燃烧室的某些特点	30
§ 3 涡轮	32
(一) 涡轮通道、导向器及涡轮机匣	32
(二) 涡轮转子	34
§ 4 尾喷筒	35
§ 5 发动机的冷却系统	35
第四章 附件系统	37
§ 1 附件传动	37
§ 2 起动系统	38
§ 3 发动机的润滑系统及燃油系统	40

第一章 总 論

5.1 薩普菲爾号机演变概況

薩普菲爾 (Sapphire 簡稱 Sa.) 發動機是英國早期優秀的太推力發動機之一。自 1946 年開始生產以來，經過十年多的改進，發動機在性能和結構方面都獲得顯著進步，據說該機種已由 Sa. 1 型發展到 Sa. 12 型，但目前使用最廣的型號還是 Sa. 1 型及 Sa. 7 型。薩普菲爾號發動機發展的經歷，可概括說明如下：

薩普菲爾號機的原始機種叫“福萊達” (Freda)。緣于 1940 年，英國 “Metropolitan-Vickers” (簡稱 M. V.) 公司設計並試制成功一種九級軸向壓縮機渦輪噴氣發動機，即“福萊達” F. 1 型，後經一系列改進，型號由 F. 2/4, F. 3 和 F. 5 發展至 F. 9 型。F. 9 型機系于 1946 年設計，試制，翌年 (1947 年) 新品試車合格，被命為“薩普菲爾” 号，簡稱 Sa.。

M. V. 公司所設計的供研究用 Sa. 1 型機，推力不到 7000 磅 (3180 公斤)。為了使該機獲得實際應用，該公司對某些構造部分進行重新設計，推力隨之增高到 7380 磅 (3340 公斤)，該機稱為 M. V. Sa. 2 型。

1947 年阿姆斯劍·西特萊 (Armstrong Siddeley 簡稱 A. S.) 公司接替了“薩普菲爾” 号的改進和製造工作，此後該號機種就屬於 A. S. 公司的專利產品並被簡稱為 A. S. Sa. 号機。1948 年該公司對接收的 Sa. 1 型重新進行試車及正式驗收試車，1950 年又進行了飛行試驗。

Sa. 2 型，在 1949 年驗收時推力為 7380 磅 (3340 公斤)，後來提高到 7500 磅 (3400 公斤)。1951 年 Sa. 2 型機裝在“流星式” 飛機上創造了當時起飛爬高的速度記錄 (起飛後升高 12000 公尺，

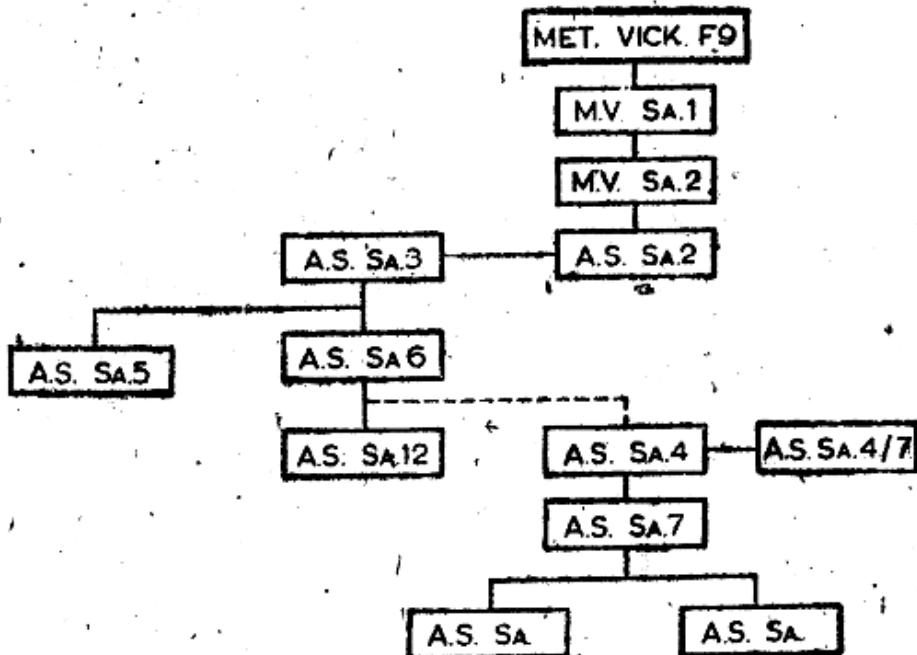


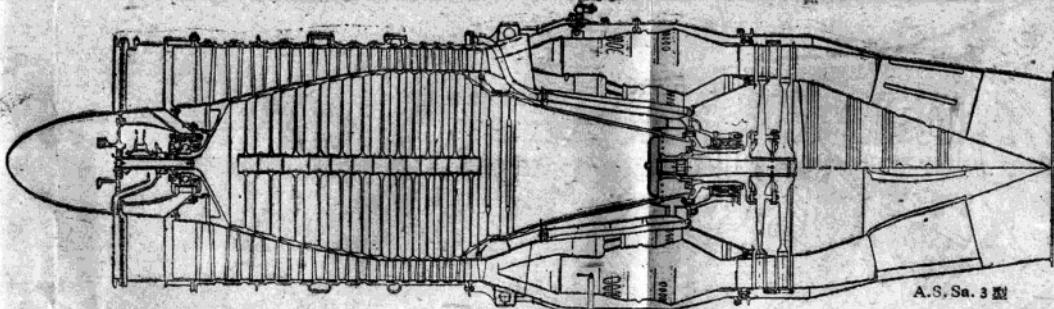
圖1 薩普菲尔号發动机型号演变圖解。

历时3分零7秒)。

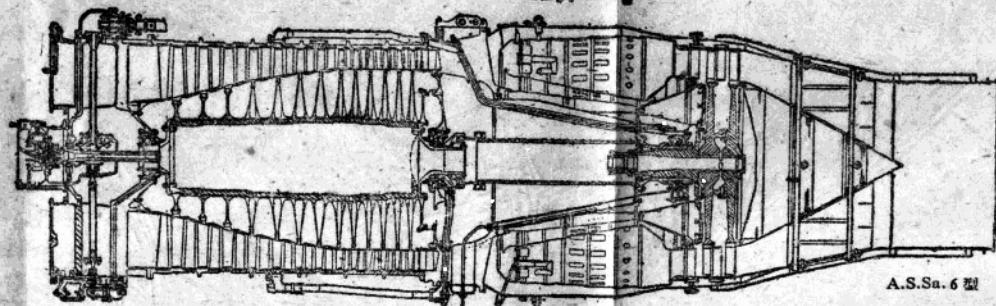
与此同时 A. S. 公司澈底地研究了“薩普菲尔”号机，对某些部分进行了重新設計，制造成Sa. 3型。Sa. 3型保留了M. V. 公司的高压压缩机及优秀的渦輪气动力設計，但在构造方面进行了很大的改进，主要有以下几方面：

1. 改进了中間軸的設計，并考慮到原有的大直徑圓錐形主軸对于战斗机在飞行中所承的負荷的問題；
2. 将笨重的焊接式压缩机鼓輪改为輪鼓軸和輪盤組合件；
3. 采用了环形蒸發式燃燒室。

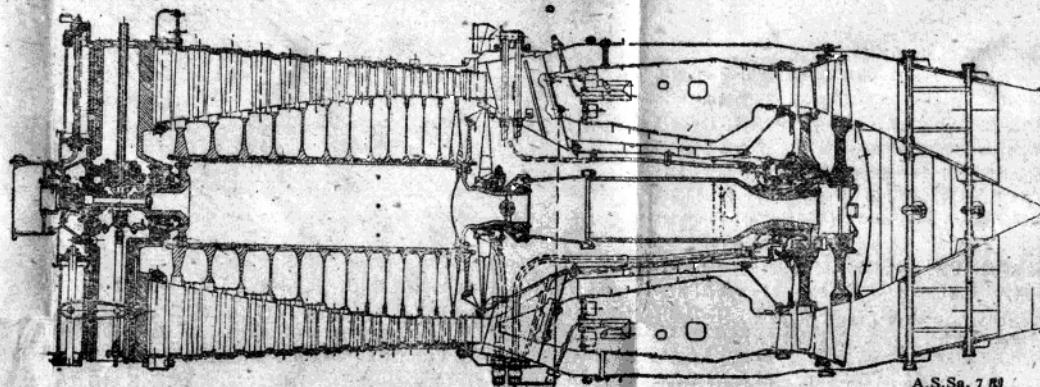
Sa. 3型在1950年驗收时推力为7220磅(3270公斤)，燃料消耗率为0.916公斤/公斤·小时。1951年1月，Sa. 3型又通过了推力7590磅(3400公斤)、燃料消耗率0.91公斤/公斤·小时的定型試車。同年上半年Sa. 3型在試車台試車，轉速提高了300轉/分，达到8600轉/分。还由于減小了压缩机进口导向叶片的安装角，增大空氣流



A.S.Sa. 3型

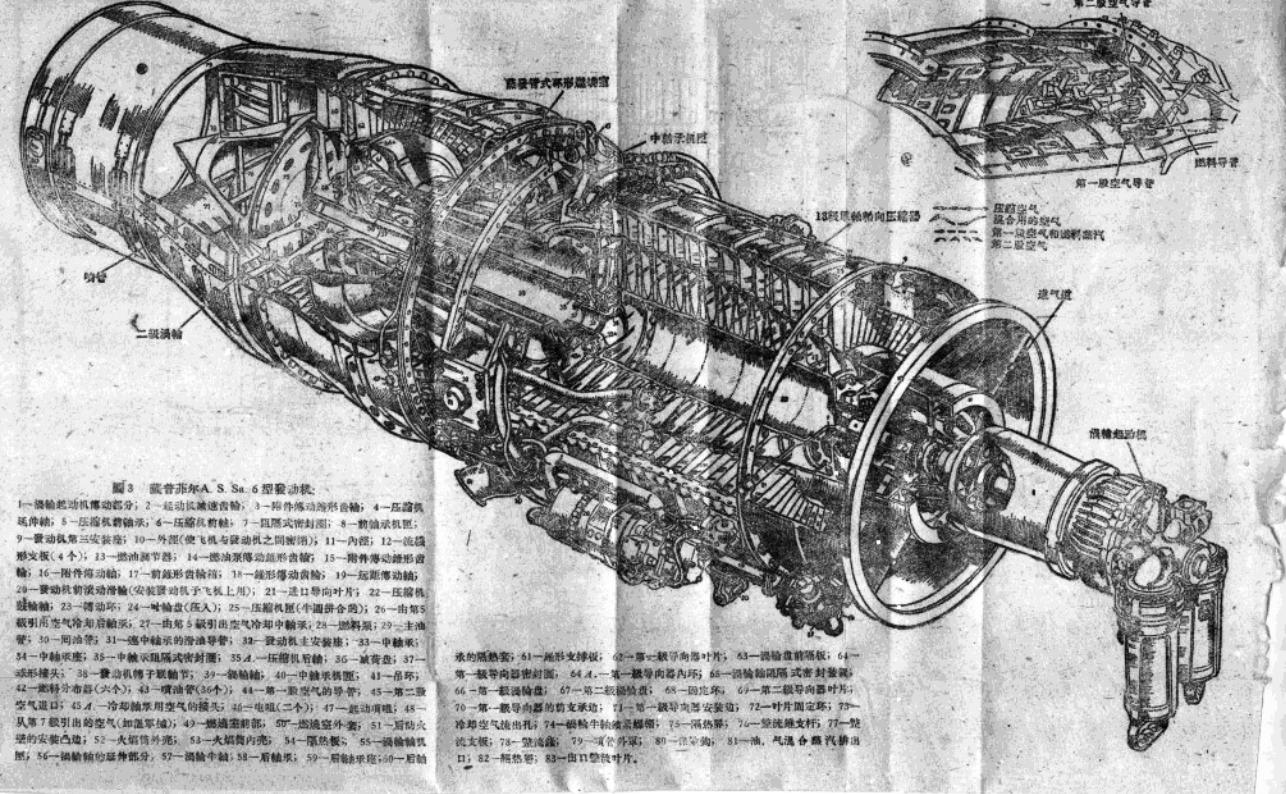


A.S.Sa. 6型



A.S.Sa. 7型

圖2 A.S.Sa. 3, 6 及 7 型發動機結構改進示意圖。



量，终于在3月通过了推力为8000磅（3620公斤）的定型試車。

Sa. 6型是由Sa. 3型改进而来，其性能有了提高。1952年3月，Sa. 6型通过定型試車，推力达8300磅（3760公斤），燃料消耗率为0.90公斤/公斤·小时。以Sa. 6型的額定推力8000磅（3620公斤）为基础又繼續制造了MK100, 101, 102, 103。

当时，为了滿足飞机性能設計对“薩普菲尔”提出的增高推力的要求，A. S. 公司想尽办法提高發动机的單位迎面推力，設計了和原来重量，原来尺寸相同的新型發动机。最初設計了Sa. 4型，此發动机于1952年7月通过了9700磅（4400公斤）的驗收試車。若将Sa. 6型和Sa. 4型进气面积的变化情况加以比較，可以看出，推力之所以能显著地增大，主要是由于空气流量的增加。当然，不可否認，由于在設計中注意了前几型發动机的試驗特性和經驗，也給性能的改善带来了很大的助益。

鉴于从Sa. 3型到Sa. 6型产品中，各型推力的提高主要是把Sa. 3型的轉速略为提高了一些，所以A. S. 公司决定再改进Sa. 4型，逐步發展至Sa. 7型。新型的Sa. 7型于1952年8月發出推力10400磅（4720公斤）。1954年10月通过了10200磅（4620公斤）的定型試車，后来于1955年3月又通过了10500磅（4760公斤）的定型試車，最后推力竟达到11000磅（5000公斤）。Sa. 7型的單位迎面推力为 $1379\text{磅}/\text{英尺}^2$ （6720公斤/公尺²），这是資本主义国家已公布的渦輪噴氣式發动机中最高的数值，其推力数值也是通过定型試車的，單軸渦輪噴氣式發动机中最大的一个，而其燃油消耗率降为0.85公斤/公斤·小时。

據說 Sa. 9型使用在格洛斯特“标槍式”和汉萊·培基“胜利者”等飞机上。

关于使用加力燃燒室的問題，在“康培拉”飞机上做了飞行試驗。據說使用的型別是Sa. 5型，但未正式公布。Sa. 9型与Sa. 6型比較起来压缩机增加了1級，燃料蒸發管由36个减至24个，推力12700磅（5760公斤），燃油消耗率0.82公斤/公斤·小时。Sa. 10

型據說是14000磅(6350公斤)。此外還知道有Sa. 8型和Sa. 12型，但詳情不明。

§ 2 Sa. 7型機概述

基本數據：

地面靜推力：	4760公斤(10500磅)
燃油消耗率：	0.85公斤/公斤·小時
壓縮比：	7.2:1
直徑：	95公分
長度：	335.3公分
淨重：	1385公斤

以後又經過某些改進，據說因為流量與壓力比的某些增加，使得推力也增加了一些，改進後發動機的基本數據為：

地面靜推力：	4990公斤(11000磅)
燃油消耗率：	0.89公斤/公斤·推力·小時
壓縮比：	—
直徑：	95公分
長度：	335.3公分
淨重：	1385公斤

薩普菲爾Sa. 7型帶有防冰裝置。從第13級壓縮機後引出的熱空氣用來對進氣部分加溫。由於起動機的功率較以前增大，但為了減小起動機輪廓尺寸，只得將它的轉速提高。因此在起動機與發動機轉子之間增裝有減速器裝置。Sa. 7型的軸向式壓縮機共有13級，正如一般英國帶有軸向壓縮機的噴氣發動機一樣，它的級數很多，但是壓力比並不很大(估計7.2:1)。在設計帶有軸向壓縮機噴氣發動機時，可以發現其外廓直徑往往被燃燒室或渦輪所決定，因此在Sa. 7型上，為了尽可能縮小外廓直徑，故採用了環形蒸發式燃燒室。燃油首先噴入蒸發管中蒸發並與空氣混合進入燃燒區燃燒。該燃燒室火焰筒與燃气收集器無明顯界線，Sa. 7型

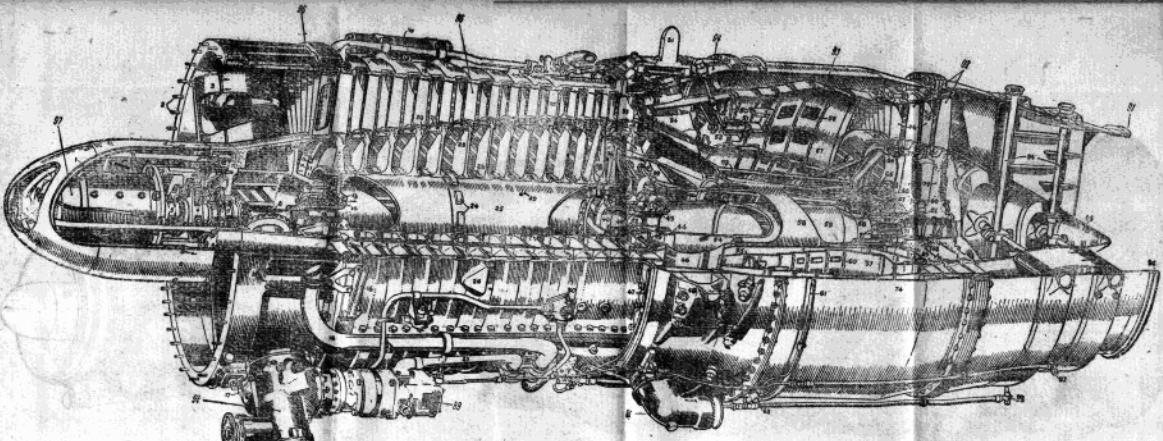
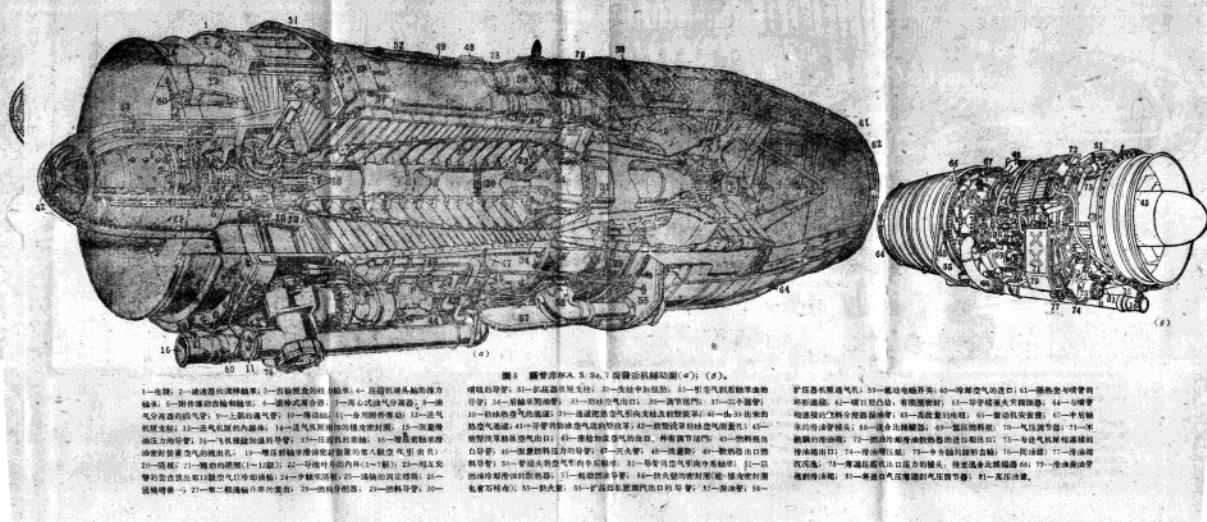


圖 4 蘭蔻非凡A-S-Sa-2型發動機熱油環

延伸率约 3% 时，强度即达最大值，以后随延伸率增加而降低。空气湿度对强度有重要影响，当相对湿度为 60% 时，强度最高；当相对湿度为 90% 时，强度降低 50%。

小赵做项目经理，五一长假期间要带团队外出考察。五一节前一天晚上，他和项目组成员们一起在酒店聚餐，席间大家推杯换盏，小赵也喝了不少酒。第二天一早，小赵就感觉头昏眼花，但为了不影响工作，他还是坚持到了公司。中午，小赵在公司组织的团建活动中，又喝了不少酒，导致下午开会时，他说话口齿不清，还出现了幻觉，说有虫子在身上爬，同事们纷纷向他投来异样的目光。小赵意识到自己可能醉酒了，于是立即停止了会议，到公司附近的药店买了些醒酒药，才逐渐恢复正常。



的渦輪是單軸双級渦輪。渦輪机匣以悬臂梁式构造支承渦輪在渦輪軸承上。导向器外环与渦輪外环被包围在燃烧室外套之内。該发动机的尾噴筒比較短，因此其尾錐体的錐角較大。

从Sa. 6型到Sa. 7型的演变过程中可以發現，制造公司很注意采用鋸料代替鑄造机匣。在燃烧部分，除渦輪軸承座以外，各机匣的主要零件几乎全采用了鋸料。

Sa. 7型压缩机沒有可旋轉进口导向叶片及分气活門装置，尽管如此，发动机的結構仍显得相当笨重。

第二章 發动机轉子支承及承力系統

§ 1 發动机轉子支点及軸承

Sa. 7型发动机共有三个支点。渦輪軸与压缩机軸之間有球形联軸节及傳扭的齒套。前軸承为止推軸承。对一般燃气渦輪发动机來說，在三支点的发动机轉子上，止推軸承放在最前面还是很少見的。

把止推軸承放在压缩机前面有很大的缺点，因为轉子部件与机匣部分（包括压缩机机匣，燃烧室外套及渦輪外环等）在受热后的膨胀不一致，严重影响了渦輪轉子与导向器叶片間的相对位置，影响了它們之間的軸向間隙及气道的密封（如РД-45发动机上的阻隔槽封气）。如渦輪区气流通道是向外扩张的，渦輪轉子与渦輪外环的相对位移还会影响叶片的徑向間隙，因而一般三支点式的发动机上，止推軸承以放在中間較好。

Sa. 7型止推軸承放在前面的主要原因如下：

从 Sa. 7型的前身——M. V. 公司設計的“福萊達” F. 1型开始，到A. S. 公司的Sa. 3型止，发动机轉子部件仅有两个支点。当然，为了装配方便，止推軸承放在最前面是合理的，而且軸承在前面的工作条件也比較好。

在 Sa. 3 型上，发动机转子与机匣体的热膨胀不一致，同样也会影响涡轮部分的间隙。但从构造上来看，Sa. 3 型的涡轮盘没有像 РД-45 型发动机上的回绕式阻隔槽密封气装置（图 6），同时它的涡轮区气流通道又呈圆柱形，没有扩散角，所以当转子对机匣有某些相对位移时，不会引起严重的后果。另从积极改进的方面来考虑，转子与机匣的热膨胀量可以预先计算或测定，将发动机转子对于机匣的相对位移量，在装配时予以调整，因此止推轴承安装在前面的设计还不能算是完全不合适的。

二支点式的发动机转子有很大缺点。如转子的重量大，轴承负荷过重；支点间隔很远，转子部分的刚性减弱（为保证转子部分具有一定刚性，必须加大轴的直径，因而重量增加）。因此在 Sa. 6 型上改成三支点式结构，但仍接受了二支点式的经验，把止推轴承放在前支点处，这种传统式的结构，同样也反映在 Sa. 7 型上。

由于中轴承是径向轴承，它只承受径向力，不承受轴向力，所以中轴承座机匣隔板的负荷也较轻，对隔板刚性的要求也相应降低，这可以算为该种构造型式的优点。除此之外，将止推轴承放在前支点并没有带来很多好处。

由图 7 可见，前支点上有两个并列的轴向止推轴承。由于发动机推力的增加，轴承上轴向力也随着增加，一个滚珠轴承显得力不胜任；但双排并列轴承在装配过程中，必须注意适当选配轴承，以便将轴向力均匀分配在两个轴承上。

§ 2 承 力 系 统

发动机转子的全部轴向力通过前轴承（两个滚珠轴承），轴承

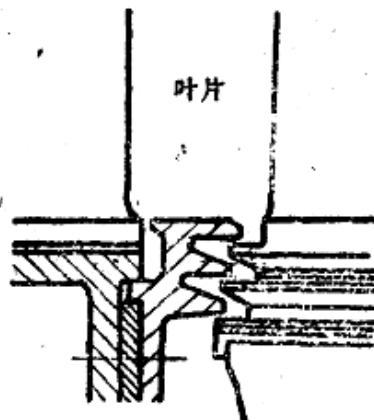


图 6 РД-45 型发动机涡轮盘
阻隔槽密封装置。

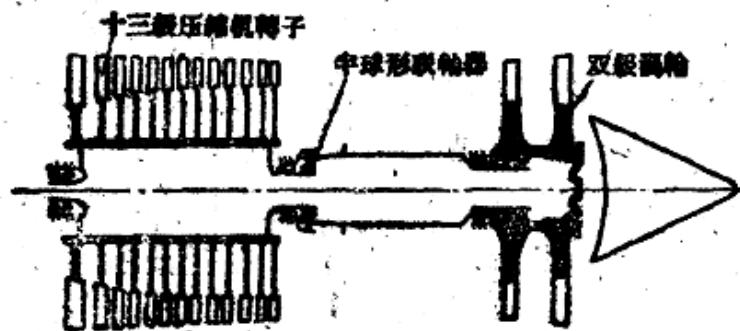


圖 7 發动机轉子支承及承力系統。

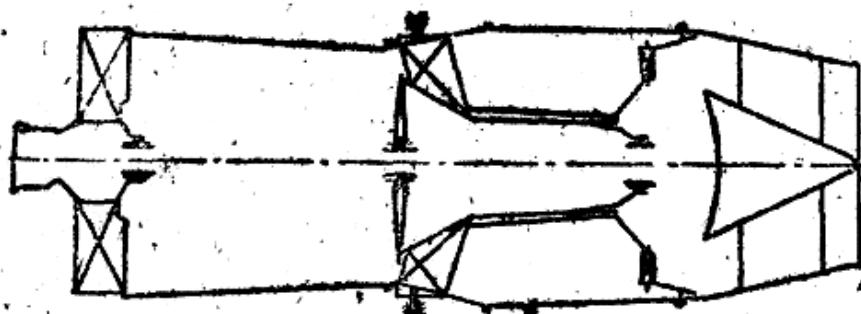


圖 8 A. S. Sa. 7 型發动机承力系統。

座，經附件机匣上的四个整流支柱，傳至压缩机匣后的安装节上。由于附件机匣结构尺寸很大，又是鑄造件，剛性好，可以充分保证力的傳遞。

中軸承只承受徑向力。該力系通過三角形支架，扩压器机匣上的十个徑向支柱傳向安装节。这种傳力結構剛性好，傳力可靠。現代的軸向式压缩机噴氣發动机上常常采用这种結構形式。在 Sa. 7 型的机种上，由于中軸承負荷較小所以对机匣的剛性要求也可降低。

后軸承所承受之徑向力，通过渦輪机匣，經扩压机匣之十个支柱傳出。此外，渦輪机匣还要承受渦輪導向器叶片之部分扭矩。由于渦輪机匣尺寸受燃燒室內壳的限制，所以剛性不易保証，但是它的剛性好、坏，却影响到渦輪叶片与机匣的徑向間隙。为了增强此处剛性，Sa. 7 型采用了双層承力壁結構，但缺点仍难全部避免。現有很多種发动机采用內、外混合式傳力結構，即部分