・工程技术・

一种新型7台火箭发动机并联推力传递结构方案

范瑞祥¹,姚瑞娟²,朱振涛²,曾杜娟²,董曼红² (1. 中国运载火箭技术研究院,北京 100076; 2. 北京宇航系统工程研究所,北京 100076)

摘要: 针对中国新一代载人运载火箭第一级并联安装7台新型液氧煤油发动机的推力传递结构轻质化设计关键问题,提出了一种基于贮箱箱底与壳段结构联合传力的新型、高效率推力传递结构方案。结果表明: 贮箱箱底与壳段联合传力方案推力传递效率较传统的壳体传力方案提升了30%; 通过全尺寸结构样机制造及7台发动机推力载荷静力试验,验证了新型推力传递结构制造与承载的可行性。

关键词: 载人运载火箭; 七机并联; 推力传递; 轻质结构

中图分类号: V421.1 文献标识码: A 文章编号: 1674-5825(2020) 05-0630-05

DOI:10.16329/j.cnki.zrht.2020.05.014

A New Type of Thrust Transmission Structure of Paralleled Seven Rocket Engines

FAN Ruixiang¹, YAO Ruijuan², ZHU Zhentao², ZENG Dujuan², DONG Manhong² (1. China Academy of Launch Vehicle Technology, Beijing 100076, China; 2. Beijing Institute of Astronautical System Engineering, Beijing 100076, China)

Abstract: The new geneation manned launch vehicle of China is equipped with seven new LO2/RP-1 rocket engines on the first stage. To improve the structure coefficient, a new type of high efficiency thrust transmission structure was proposed in this paper. Unlike the traditional thrust transmission structure, this new thrust transmission structure adopted the bulkhead of fuel tank as part of the thrust load bearing structure. The thrust load of seven rocket engines was combinedly beared by the bulkhead of the fuel tank and the aft shirt structure. The analysis and experimental results indicated that the load bearing efficiency of the new thrust transmission structure was 30% higher comparing with the traditional thrust transmission structure. Meanwhile, the feasibility of this new thrust transmission structure was verified through full size prototype manufacturing and static test.

Key words: manned launch vehicle; seven paralleled rocket engines; thrust transmission; light weight structure

1 引言

当前,新一轮载人航天竞赛的序幕已经拉开, 美国计划于 2024 年重返月球,俄罗斯将于 2028 年发射可载人登月的重型火箭。2017 年美国和 俄罗斯发表联合声明,将建造深空之门首个月球 轨道空间站^[1]。运载火箭是载人航天和载人深 空探测的基础和前提,目前中国仅有长征二号 F 型载人运载火箭和用于发射近地轨道的神舟载人 飞船。为将来能够保障更大规模的载人航天活动以及开展载人深空探测,中国亟需研制新一代载人运载火箭。目前正在论证的新一代载人运载火箭第一级采用 5 m 直径的模块,安装 7 台新型液氧煤油发动机,单个模块起飞总推力达到 890 t。如何轻质高效地实现并联 7 台新型发动机的推力向箭体传递是该型运载火箭研制的关键问题。

国外运载火箭推力传递结构形式多样,从宏 观推力传力路径上可以分为壳段传力和贮箱箱底

收稿日期: 2020-06-05; 修回日期: 2020-08-17

第一作者: 范瑞祥,男,博士,研究员,研究方向为运载火箭总体设计。E-mail: fanrx6@ sina.com

传力2种形式。例如美国土星与运载火箭第一 级采用壳段+十字横梁结构形式将 5 台 F-1 液氧 煤油发动机总计约 34 000 kN 推力传递至箭体, 第二级采用锥形壳段+十字横梁结构将5台J-2液 氢液氧发动机总计约 5150 kN 推力传递至箭 体[2-3]。美国猎鹰9火箭第一级通过壳段+八爪 式横梁结构(Octaweb) 将9台 Merlin 液氧煤油发 动机总计约 7600 kN 推力传递至火箭后过渡 段[4]。当火箭箭体中心布置发动机或发动机推 力中心与火箭壳体外壁径向距离较大时,一些运 载火箭采用了通过推进剂贮箱箱底传递发动机推 力的结构形式。如土星-5 第三级采用贮箱箱底 直接传递 1 台 J-2 发动机约 900 kN 推力[3]; 美国 半人马座氢氧上面级通过贮箱箱底传递1台或2 台 RL10 发动机约 133 kN 推力^[5-6]。最近 Space X 公司展示的 Starship 原型中, 计划通过 9 m 贮箱 的箱底将中间 3 台 Raptor 发动机约 6000 kN 推力 传递至箭体[7]。中国目前的运载火箭发动机推 力传递路线中,除长征四号系列运载火箭第三级 通过一个圆筒壳将 2 台 YF-40 发动机总计约 98 kN的推力传递至贮箱后底外^[2,8],其余火箭推 力传递结构均为壳段+杆系机架的结构形式。推 力传递路径为发动机推力室→发动机常平座→杆 系机架→过渡段→贮箱,机架均采用高强度钢管 焊接而成的杆系结构,推力传递路径和结构形式 较单一,结构质量较重。至今为止,尚未针对并联 5台以上火箭发动机的推力传递结构开展过 研究。

本文针对新一代载人运载火箭第一级模块并 联7台新型液氧煤油发动机的推力传递结构轻质 化设计的关键问题,从传力路径优化角度,提出一 种基于推进剂贮箱箱底与箭体壳段联合传力的高 效率推力传递结构方案,通过全尺寸原理样机的 研制及静力试验,验证本方案的可行性。

2 推力传递结构优化

新一代载人运载火箭第一级并联安装7台发动机,如图1所示。箭体直径5m,采用中心1台、周围6台的发动机布局方式。这种布局方式可以在5m直径的箭体范围内并联安装7台新型发动机。每台发动机与箭体之间通过独立的小机架结构进行连接。

推力传递结构优化中,将推力传递路径分为 是否考虑贮箱箱底参与推力传递2种形式。这2 种设计思想在结构优化过程中对应的结构优化设 计域如图2所示。传统形式不考虑贮箱箱底传递 推力,结构优化中可设计域可描述为图2(a);考 虑贮箱箱底作为发动机推力传递结构的一部分, 结构优化中可设计域则可以描述为图2(b)。此 外考虑到利用贮箱箱底传递的发动机轴向推力较 大,贮箱箱底形状选择更利于承受轴向推力载荷 的锥形箱底。贮箱内压在箱底上形成的拉应力与 发动机推力在箱底上形成的压应力可相互抵消。

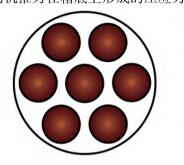
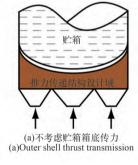




图 1 7 台发动机布局方式及与箭体对接方式 Fig.1 Layout of seven engines and its installation



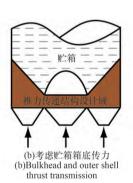


图 2 推力传递结构设计域

Fig.2 Design domain of the thrust transmission structure

采用拓扑优化方法对不同设计域选择下结构 进行优化,拓扑优化目标为结构应变能最小,拓扑 优化列式如式(1) 所示。

Find:
$$\rho = \{\rho_1, \rho_2, \dots, \rho_n\}$$

min: $u^T K u$
s.t.: $\sum_{j=1}^{N} \rho_i v_i \leq \bar{V}$
 $0 \leq \rho_i \leq 1$

式中,V为体分比约束, ρ_i 为设计域内单元的密度,即拓扑优化设计变量, v_i 是单元体积,优化

目标为所有单元总应变能最小。

不考虑贮箱箱底参与推力传递情况下,结构 拓扑优化模型见图 3(a)。贮箱箱底与优化设计 域之间无连接。贮箱箱底上端面固定,在发动机 推力中心施加推力载荷,拓扑优化结果见图 3 (b)。从优化结果中可见,推力传递路径为沿斜 支撑和壳体传递至支承边界。

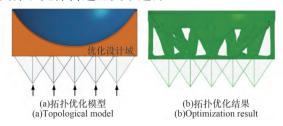


图 3 不考虑贮箱箱底传力的拓扑优化模型与优化 结果

Fig.3 Topological model and optimization result of outer shell thrust transmission

考虑贮箱箱底参与推力传递情况下,结构拓扑优化模型见图 4(a)。贮箱箱底上端面固定,在贮箱箱底内施加内压载荷,在发动机推力中心施加推力载荷,拓扑优化结果见图 4(b)。从优化结果中可见,箭体中心的 1 台发动机推力传递路径为直接传递至贮箱箱底,周围 6 台发动机推力传递结构在贮箱箱底和沿外壳体方向均有材料保留。

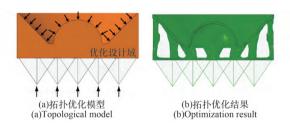


图 4 考虑贮箱箱底传力的拓扑优化模型与优化结果 Fig.4 Topological optimization model and result of combined thrust transmission

3 传递结构原理样机设计

基于图 3(b) 和图 4(b) 的拓扑优化结果,针对壳体独立传递推力和壳体+贮箱箱底联合传递推力 2 种方式,分别开展了结构方案详细设计,并对其结构重量和推力传递效率进行了对比。

3.1 壳体独立传力方案

基于图 3(b) 拓扑优化结果,壳体独立传力方案中推力传递主结构包括发动机安装梁、箭体后

过渡段斜支撑结构及后过渡段外壳体结构,如图 5 所示。其中后过渡段采用传统蒙皮桁条加筋结构,并在推力传递点采用较强的桁条或纵梁;后过渡段斜支撑结构为 6 组三角形框架;发动机安装梁为由变剖面工字形梁组成的六边形结构,同时内外圈设置整体环框以提高结构的环向刚度。由于缺少了贮箱箱底提供的支承,发动机安装梁跨距较大,梁上的弯矩载荷较大,因此承力构件截面尺寸较壳体+箱底联合传力方案更大。此方案中贮箱箱底采用承载内压较优的椭球形箱底结构。

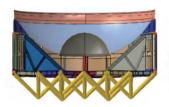




图 5 壳体独立传力方案示意图 Fig.5 Outer shell thrust transmission structure

采用有限元方法对本方案结构在发动机推力 及贮箱压力载荷作用下进行强度计算,结构应力 分布见图 6。在满足结构承载能力的条件下,发 动机安装梁、后过渡段、斜支撑结构总质量为 4330 kg。

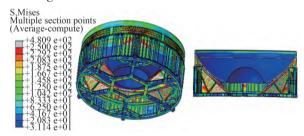
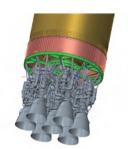


图 6 克体单独传力方案结构应力分布 Fig. 6 Stress of the individual outer shell thrust transmission structure

3.2 壳体+贮箱箱底联合传力方案

基于图 4(b) 拓扑优化结果,壳体与贮箱箱底 联合传力方案中推力传递主结构包括贮箱箱底、 发动机安装梁、后过渡段外壳体,如图 7 所示。其 中由于贮箱箱底承载发动机部分推力,为了提高 箱底在推力载荷作用下的承载能力,箱底采用了 锥形网格加筋壳结构形式;后过渡段采用蒙皮桁 条加筋结构,在壳体推力传递点布置较强的桁条 或纵梁;发动机安装梁为变剖面工字形梁组成的 六边形结构,同时在内外圈设置整体环框以提高 结构的环向刚度。 采用有限元方法对本方案结构在发动机推力及贮箱压力载荷作用下进行强度计算。结构应力分布情况见图 8。在满足结构承载能力的条件下,推力传递结构(包括贮箱箱底、后过渡段、发动机安装梁等)总质量为 3310 kg。其中贮箱箱底质量中已除去了独立承受内压载荷所需的结构质量。7 台发动机总推力在壳体、贮箱箱底上的分配情况为:贮箱箱底端传递载荷4812 kN,约55%,后过渡段壳体传递载荷3938 kN,约45%。



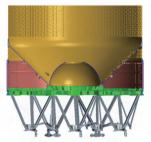


图 7 壳体+贮箱箱底联合传力方案示意图 Fig.7 Combined thrust transmission structure

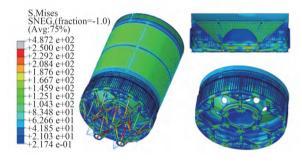


图 8 壳体+贮箱箱底并联传力方案结构应力分布图 Fig. 8 Stress of the combined thrust transmission structure

3.3 推力传递结构效率对比

壳体+箱底联合传力方案与壳体单独传力方 案的对比情况见表1所示。

表 1 两种方案推力传递效率对比 Table 1 Comparison of thrust transmission efficiency

| 传力方案 | 传递推力 /kN | 结构质量 /kg | 推力传递 效率 |
|-----------|-------------|-------------|------------|
| 壳体独立传力 | 8750 | 4330 | 206 |
| 壳体+箱底联合传力 | 8750 | 3310 | 270 |

其中推力传递结构的推力传递效率定义如式 (2) 所示。

推力传递效率 =
$$\frac{\text{传递推力 }/g}{\text{结构质量}}$$
 (2)

其中,g=9.8m/s²。推力传递效率可用于表征推力传递结构的承载效率,与发动机推质比定义相似。推力传递效率与箭体直径、发动机数量、发动机推力、推力传递结构形式等因素相关。从表中可见,相比壳体单独传力方案,壳体+箱底联合传力方案结构重量轻 1020 kg,推力传递效率高30%。

4 壳体+箱底联合传力结构原理样机研制 及验证

为了验证本文提出的壳体+箱底联合传力方案结构制造的可行性,并验证理论计算模型的正确性,研制了全尺寸原理样机,如图 9 所示,并进行了7 台发动机推力载荷作用下的静力试验考核。



图 9 克体箱底联合传力方案全尺寸原理样机 Fig. 9 Full size prototype of the combined thrust transmission structure

全尺寸原理样机产品包括锥形后底贮箱、后过渡段壳体、发动机安装梁等,产品静力试验安装及加载方式示意图如图 10 所示。

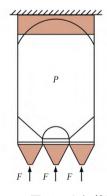




图 10 七机并联推力传递结构静力试验 Fig.10 Static test of the combined thrust transmission structure of 7 engines

贮箱内注满水,通过水压控制实现箱内压力载荷 P 加载;在发动机安装梁上通过7个模拟小机架施加力载荷 F 来模拟发动机推力。试验过程中按照11个级别逐级加载贮箱内压 P 和发动机推力 F 载荷,如表2所示。加载过程中测量在推力 F 及箱压 P 作用下产品上各点的位移和应变变化历程。

表 2 静力试验载荷加载级别 Table 2 Load level in static test

| +K+= | 载荷级别 | | | | | | | |
|----------------|------|-------|-----------|------------|-----------|-----|---------|--|
| 1百个小 | 0 | 1 | 2 | 3 | 4 | ••• | 11 | |
| \overline{F} | 0 | 0 | 0. $1F_0$ | $0.2F_{0}$ | 0. $3F_0$ | ••• | F_0 | |
| P | 0 | P_0 | P_0 | P_{0} | P_{0} | ••• | P_{0} | |

注: $F_0 = 1250 \text{ kN}, P_0 = 0.24 \text{ MPa}$

图 11(a) 给出了发动机安装梁上 3 个典型测点的轴向位移随加载级别的变化情况。图中纵坐标为相对 3 个测点实测位移最大值的归一化值,位移正方向为箭体头部方向。从图中可以看出,由于箱底与发动机安装梁相连接,在第 1 级贮箱内压载荷作用下发动机安装梁发生向下位移,在第 2~11 级推力载荷作用下,发动机安装梁上的轴向位移呈线性比例增长。3 个测点位移计算与试验结果均吻合良好。加载到最后一级载荷时,位移计算与试验结果最大误差为 12%。

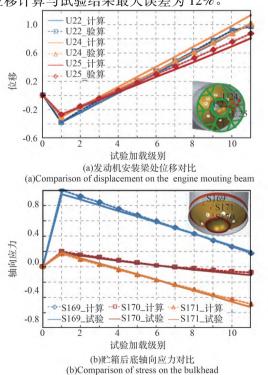


图 11 典型测点位移及应力试验值与计算值对比 Fig.11 Comparison of tested and calculated displacement and stress

图 11(b) 给出了贮箱后底上 3 个典型测点沿箱底母线方向的应力随加载级别的变化情况。图中纵坐标为相对 3 个测点实测应力最大值的归一化值。从图中可以看出,在第 1 级贮箱内压载荷作用下箱底应力为拉应力状态。随着推力载荷逐级增大,箱底上拉应力逐渐被抵消,部分测点位置母线应力由拉应力变为压应力。 3 个测点应力计算与试验结果均吻合良好。其中应力测点 S169为贮箱箱底上的应力最大点,在第 1 级贮箱内压载荷作用下应力计算与试验结果误差为 5.5%;在第 11 级贮箱内压与发动机推力联合作用下,应力计算与试验结果误差为 11.4%。

5 结论

- 1) 相比壳体单独传力方案,火箭壳体+箱底 联合传力方案结构质量轻 1020 kg,推力传递效率 高 30%。
- 2) 通过研制全尺寸原理样机以及 7 台发动机推力载荷作用下的静力试验,验证了壳体与箱底联合传力结构制造及承载的可行性,原理样机静力试验结果与理论计算结果吻合良好。

参考文献(References)

- [1] Warner C. NASA, roscosmos sign joint statement on researching, exploring deep space [N/OL].(2017-09-27) [2020-08-28].http://www.nasa.gov/feature/nasa-roscosmos-sign-joint-statement-on-researching-exploring-deep-space.
- [2] 《世界航天运载器大全》编委会.世界航天运载器大全 [M].北京:中国宇航出版社,2007:139-169,680-721.
 World Space Vehicle Editorial Board. World Space Vehicle [M]. Beijing: China Astronautic publishing House, 2007: 139-169,680-721.(in Chinese)
- [3] Lawrie A. The Saturn V rocket: A new review of manufacturing, testing, and logistics [C] //42nd AIAA/ASME/SAE/AS-EE Joint Propulsion Conference & Exhibit, Sacramento, California, AIAA, 2006-5031: 1-18.
- [4] Wikipedia. Falcon 9 [EB/OL]. [2020-08-28] . https://en.wikipedia.org/wiki/Falcon_9.
- [5] Austad K L. The common Centaur upper stage [C]//37th AIAA/ASME/SAE/ASEE JPC, Salt Lake City, Utah, AIAA, 2001-3842, 1-7.
- [6] Rudman T J, Austad K L. The Centaur upper stage vehicle [C]// 4th international conference on launcher technology "space launcher liquid propulsion", Liege, Belgium, CNES, 2002: 1-12.
- [7] SpaceX. Starsip [EB/OL]. [2020-08-28]. http://www.spacex.com/vehicles/starship/.
- [8] 徐信华. 长征四号运载火箭 [J]. 世界导弹与航天, 1991 (1):11-14.
 - Xu X H. Long March-4 launch vehicle $[\![J]\!]$. Aerospace China , 1991(1) : 11–14.(in Chinese)

(责任编辑: 庞迎春)