复合材料与高温合金螺栓连接结构高温振动 防松试验研究

邱恒斌¹,刘晓华²,肖乃风¹,武小峰¹,陈璐¹

(1.北京强度环境研究所,北京 100076; 2. 空间物理重点实验室,北京 100076)

摘要:目的 针对温度补偿垫块和碟形垫片 2 种防松形式的复合材料与高温合金螺栓连接结构,进行高温振动环境下的防松试验研究。方法 推导连接结构预紧力与固有频率的关系,表明固有频率的变化可作为连接结构是否松动的判据。研究常温环境下螺栓预紧力对复合材料连接结构固有频率的影响,以及在常温、高温振动环境下温度补偿垫块和碟形垫片 2 种防松形式的热防松效果。结果 在常温振动环境下,2 种防松形式的防松效果接近,在高温振动环境下,温度补偿垫块方案的防松效果优于碟形垫片方案。结论 复合材料与高温合金螺栓 2 种材料的热膨胀系数不一致引起的热适配问题是导致的螺栓松动的主要原因。 关键词:复合材料;高温合金螺栓;高温振动;热适配;防松试验 中图分类号:TB332; V416 文献标识码:A 文章编号:1672-9242(2023)03-0038-08 DOI: 10.7643/ issn.1672-9242.2023.03.005

Anti-loosening Test of Composites and High-temperature Alloy Bolt Connection Structure under High-temperature and Vibration Circumstance

QIU Heng-bin¹, LIU Xiao-hua², XIAO Nai-feng¹, WU Xiao-feng¹, CHEN Lu¹

Beijing Institute of Structure and Environment Engineering, Beijing 100076, China;
 Science and Technology on Space Physics Laboratory, Beijing 100076, China)

ABSTRACT: The work aims to conduct anti-loosening test of temperature compensation gaskets and disc gaskets, which are two forms of composites and high-temperature alloy bolted connection structures in high-temperature vibration environment. The relationship between the pretension force of the connection structure and the natural frequency was derived, indicating that the change of the natural frequency could be used as a criterion for whether the connection structure was loose. The effects of bolt pretension force on the natural frequency of composite connection structure in normal temperature environment were studied. And the thermal anti-loosening effects of temperature compensation gasket and disc gasket in normal temperature and high-temperature vibration environment were studied. The test results showed that the anti-loosening effect of the two forms of anti-loosening was close in the ambient vibration environment, and the anti-loosening effect of the temperature compensation gasket scheme was better than that of the disc gasket scheme in the high-temperature vibration environment. It is concluded that the thermal adaptation problem caused by the inconsistency of the thermal expansion coefficients of the two kinds of composite

收稿日期: 2022-06-08; 修订日期: 2022-07-21

Received: 2022-06-08; Revised: 2022-07-21

作者简介:邱恒斌(1991—),男,硕士。

Biography: QIU Heng-bin (1991-), Male, Master.

引文格式: 邱恒斌, 刘晓华, 肖乃风, 等. 复合材料与高温合金螺栓连接结构高温振动防松试验研究[J]. 装备环境工程, 2023, 20(3): 038-045.

QIU Heng-bin, LIU Xiao-hua, XIAO Nai-feng, et al. Anti-loosening Test of Composites and High-temperature Alloy Bolt Connection Structure under High-temperature Vibration Circumstance[J]. Equipment Environmental Engineering, 2023, 20(3): 038-045.

materials and high-temperature alloy bolts is the main reason for the loosening of the bolts.

KEY WORDS: composite material; high-temperature alloy bolt; high temperature vibration; thermal adaptation; anti-loosening test

复合材料因其耐高温、比强度高、比刚度高、密 度小等特点,目前广泛应用于航空航天领域。由于成 形工艺技术水平的限制,复合材料不可避免地需要通 过连接技术连为整体^[1]。应用较多的连接方式包括机 械连接、胶接、缝合连接等^[2-5],其中采用螺栓连接 具有可靠性高、承载能力强、便于重复拆装及使用维 护简单等优点,是目前航天领域复合材料结构的主要 连接形式^[6-7]。

松动失效是螺栓连接结构最常见的失效模式,国 内外学者对复合材料螺栓连接结构的防松性能进行 了试验研究。郝秉磊等^[8]对 C/SiC 陶瓷基复合材料连 接件进行了不同预紧力矩下的常温防松性能研究。张 振等^[9]对碳纤维/环氧复合材料螺栓连接结构进行了 定频振动疲劳试验,研究了其预紧力松弛的影响因 素。上述试验多在常温振动环境下进行,但航天飞行 器一般在高温振动环境下工作^[10],高温会改变连接结 构的热物性质,影响其防松性能^[11]。因此,仅通过常 温状态的防松试验数据推定其高温的工作状态是不 合适的,需要开展复合材料连接结构在高温振动环境 下的防松性能研究。

目前,针对高温振动环境下复合材料连接结构的 防松性能试验,大多采用复合材料螺栓。曹芝腑等[12] 采用二倍频与基频的振动幅值比值作为松动特性评 判的特征量,研究了复合材料螺钉连接件在高温振动 环境下的松动特性。王旻睿等[13]以固有频率的下降幅 度作为松动评判依据,研究了高温胶、复材沉头螺栓 等形式在高温振动环境下的防松效果。闵昌万等[14] 建立了一种高温条件下通过动力学试验获取结构连 接刚度的技术途径。然而复合材料的剪切性能较差, 螺牙易被拉脱,导致螺杆抗拉性能降低^[15]。高温合金 螺栓作为复合材料热结构连接螺栓,具有诸多优势。 高温合金螺栓与复合材料的机械连接在航空结构中 已得到了较成熟的应用[16-17],但金属螺栓作为热结构 的连接件时存在一定困难,需要解决高温下两者热膨 胀系数不一致导致的螺栓松动问题^[18]。针对该问题, 目前国内开展了热适配螺栓的研制。谭志勇等[19]研究 了高温合金螺栓作为复合材料热结构连接件时因材 料热膨胀系数不同导致的热适配问题,提出了一种热 适配螺栓设计方法。张中原等^[20-21]设计了一种新型分 体式金属螺栓,以解决高温合金连接复合材料结构时 的热膨胀不适配问题。上述文献为解决金属螺栓与复 合材料的热适配问题提供了思路,但并未研究其在高 温振动环境下的防松性能。

本文进行了高温振动环境下复合材料与金属螺 栓连接结构防松试验研究,推导了连接结构预紧力与 固有频率的关系,研究了常温振动环境下金属螺栓预 紧力对复合材料连接结构固有频率的影响。针对温度 补偿垫块和碟形垫片2种防松形式,在高温振动环境 下开展热了防松效果试验研究。

1 连接结构振动特性理论

1.1 接触刚度

采用高温合金螺栓连接的 2 个复合材料连接板 会形成接触区域。为定性分析接触刚度对试验件频率 的影响,采用赫兹接触理论进行分析,将 2 球体接触等 效为一个刚性半球体和一个弹性平面的接触^[22],如图 1 所示。



图 1 微凸体接触示意图 Fig.1 Schematic diagram of asperity contact

简化后的等效弹性模量为:

$$E^* = \left[\left(1 - \nu_1^2 \right) / E_1 + \left(1 - \nu_2^2 \right) / E_2 \right]^{-1} \tag{1}$$

式中: v₁、v₂和 E₁、E₂分别为 2 个接触微凸体的 泊松比和弹性模量。

当微凸体变形较小,即 $\delta < \delta_{c}$ 时,微凸体变形处于完全弹性变形,单个微凸体的接触面积为:

$$A_{\rm e} = \pi R \delta \tag{2}$$

单个微凸体的法向载荷为:

$$P = \frac{4}{3} E^* R^{\frac{1}{2}} \delta^{\frac{3}{2}}$$
(3)

单个微凸体的法向接触刚度为[23]:

$$k_{\rm e} = \frac{\mathrm{d}P}{\mathrm{d}\delta} = 2E^* R^{\frac{1}{2}} \delta^{\frac{1}{2}} \tag{4}$$

可以看出,在接触表面状态已知时,微凸体的变 形量δ只与法向载荷有关,单个微凸体的法向接触刚 度与法向载荷呈正相关。可得出:

 $k_{\rm e} = Cf(P) \tag{5}$

式中: *C* 为表面特征参数确定时 *k*_e中的常数; *f*(*P*) 为有载荷确定的函数。

根据 Greenwood 和 Williamson 模型,接触表面 的微凸体高度服从高斯分布:

$$Z(z > d) = N \int_{d}^{\infty} \varphi(z) dz = \eta A_{n} \int_{d}^{\infty} \varphi(z) dz$$
 (6)

式中: η 为微凸体的密度; $\varphi(z)$ 为微凸体高度分 布的概率密度函数; A_n 为名义接触面积;N为微凸体 的数目;d为光滑平面与微凸体平均高度参考平面的 距离; δ 为微凸体的变形量。微凸体的高度 $z=d+\delta$ 。

因此,2个粗糙接触表面,总的法向接触刚度可看 成是所有接触微凸体法向刚度的总和^[24]。对单个微凸 体的法向接触刚度积分,可以得到整个接触面的法向 接触刚度:

 $K_{z} = k_{e} * \eta A_{n} \int_{d}^{\infty} \varphi(z) dz =$ $C * f(P) * \eta A_{n} E^{*} \int_{d}^{d+\delta_{c}} \delta^{\frac{1}{2}} \varphi(z) dz = C_{a} f_{a}(P) A$ (7)

由式(7)可以知,当接触面积一定时,整个接 触面的法向接触刚度与法向载荷呈正相关。

1.2 连接结构振动方程

复合材料与高温合金螺栓连接结构如图 2 所示。 将连接结构的接触区域离散为一系列接触单元,每个 接触单元上的接触效应可用刚度系数为 k_n的分布弹 簧来表征,这样连接结构可简化为由分布弹簧单元连 接的结构,如图 3 所示。通过式(7)可计算整个接 触面的法向接触刚度 k_i。



图 2 连接结构 Fig.2 Schematic diagram of connection structure



图 3 连接结构简化

Fig.3 Simplified schematic diagram of connection structure

 因此可以得到整体连接结构的振动方程为:

 mxx + cx + kx = F
 (8)

 式中: k 为连接结构的整体刚度, k =

 $\left(\frac{1}{k_1} + \frac{1}{k_j} + \frac{1}{k_2}\right)^{-1}$; k_1 为连接板 1 的刚度; k_2 为连接板 2 的刚度; k_j 为法向接触刚度; m为质量系数; c为 阻尼系数。

可得到整体连接结构的固有频率为:

$$\omega = \sqrt{\frac{k}{m}} \tag{9}$$

由此可见,连接结构的接触刚度与接触载荷呈正 相关。因此,随着高温合金螺栓预紧力的增加,试验 件的频率会增加,这与现有试验研究结果[25]相符, 可将试验件频率变化作为试验件松动的判据。

2 试验研究

试验以复合材料改性 C/C 连接结构为试验对象, 研究了试件在常温及高温振动环境下防松性能。防松 形式为碟形垫片和温度补偿垫块 2 种形式。

2.1 试件参数

改性 C/C 连接板外形如图 4 所示。2 块连接板分为自由端和夹持端小板,小板尺寸为 100 mm × 60 mm×20 mm,螺栓规格为 *M*12 高温合金。



图 4 连接板外形 Fig.4 Outline of connection plate

防松形式为碟形垫片和温度补偿垫块 2 种形式, 如图 5 所示。其中碟形垫片厚度有 1.5 mm 和 1 mm 两种规格,温度补偿块为 GH2036,厚度有 15 mm 和 12 mm 两种规格。碟形垫片防松机理为:在螺栓紧固 过程中,碟形垫片被压平,当由于温度变化或者机械 振动导致预紧力松弛时,释放势能转化为机械能,对 螺栓预紧力进行补偿,使螺栓的预紧力始终保持在所 需的范围内。温度补偿垫块防松机理为:金属螺栓与 复合材料的热膨胀系数不同,高温下螺栓的热变形量 会大于复材连接板而发生预紧力松弛,温度补偿垫块 则是根据该特性选择热膨胀系数合适的高温合金垫 块,补偿由于温度升高后螺栓与复材板变形量差值。

2.2 试验方案

对复合材料螺栓连接结构进行热振动防松试验, 设计了如图 6 所示的试验系统。试验系统由加热系 统、振动系统和测量系统组成。加热系统由石英灯加 热器、可控硅、温控系统等组成,用于模拟连接结构



图 5 碟形垫片和温度补偿块防松形式 Fig.5 Anti-loosening form of temperature compensation gasket and disc gasket

的温度环境;振动系统由航天希尔型号 MPA712/ M544A的5T电动振动台、UCONUT-9008亿恒振动 控制系统、PCB加速度传感器等组成,用于施加所需 的振动载荷;测量系统由K形热电偶温度采集系统、 Polytec 非接触激光测量系统组成,用于测量温度及 非接触激光位移。



图 6 风短余玩 Fig.6 Schematic diagram of test system

试验过程中,固定端小板与振动工装连接,通过 振动台施加振动载荷,螺钉连接区域采用石英灯辐射 加热。为了使螺栓整体温度稳定,试验测量螺栓头部 *t*₁、中部 *t*₂和尾部 *t*₃的温度,加热控制螺栓中部温度 *t*₂。自由端小板采用非接触激光测量振动位移,温度 测点位置如图 7 所示。



图 7 温度测量示意图 Fig.7 Schematic diagram of temperature measurement

2.3 试验设计与流程

2.3.1 预紧力矩对频率影响试验

正式热振试验前,首先研究各连接方式下常温螺 栓预紧力对频率的影响。试验采用的螺母为自锁螺 母,在拧入过程中,自锁螺母存在一定的初始力矩。 将正好能使 2 块板接触上的力矩定义为自锁螺母的 初始力矩,在此基础上,增加 0、1、2、3、4、5、 10、15、20 N·m,在每个预紧力矩下进行量级为 0.1g、 频率范围为 50~2 000 Hz、2 oct/min 扫频速率的正弦 扫频。采用激光测振仪测量自由端小板头部的 1 阶固 有频率,然后进行 3 min 随机振动,随机振动载荷依 据结构在工作状态下的典型载荷谱确定,如图 8 所 示。最后,采用 0.1g 扫频测量经历随机振动之后连 接板的 1 阶固有频率。



1 ig.o violation ioaa sp

2.3.2 高温振动试验

在高温振动试验中,温度条件分为常温及100、200、300、400、500、650 ℃,共7个温度条件。振动激励载荷包括正弦扫频和随机振动2种,在试验前常温、各温度平衡阶段、高温随机振动试验前后对结构进行量级为0.1g的正弦扫频。在650℃扫频后,进行3min随机振动,振动载荷谱如图8所示。其中,正弦扫频实施时机为螺栓整体在各温度条件的热平衡阶段,即螺栓头部、中部、尾部3个位置的温度均达到要求且热平衡后,方可进行扫频试验。试验流程如图9所示。



图 9 高温振动试验流程 Fig.9 Test process of high temperature vibration

3 试验结果及分析

3.1 预紧力对频率影响试验

对试验模型进行建模,如图 10 所示。工装材料 为 A3 钢,连接板为 C/C 材料。将连接结构进行刚性 简化,连接板与螺钉设置为绑定约束,振动工装与振 动连接的孔为固定约束。为与试验结果进行对比,采 用 ANSYS Workbench 仿真计算软件进行模态分析, 模态计算结果如图 11 所示,试验件基频为 152.6 Hz。

试验结果见表 1。可以看出, 连接板之间存在个体差异, 连接结构在 20 N·m 拧紧力矩下的平均基频为 155 Hz, 与仿真计算结果相接近。连接结构频率与



Fig.11 Simulation results

预紧力的关系如图 12 所示。可以看出,预紧力从 0 增加到 20 N·m,连接结构的平均频率变化为 8.3%。 2 种连接方式下预紧力对频率变化的影响无明显差 异,并且发现,当预紧力为 0~5 N·m 时,结构的频 率变化显著,特别是从 0 增加至 1 N·m 时,多数结 构的频率发生较大幅度变化。当预紧力增加至 10 N·m 后,随预紧力增加,结构频率基本不变。这是 因为预紧力足够大时,接触面近乎粘合,结构可近 似为刚性连接,此时结构频率不再增加。常温 10.3g 随机振动后,连接结构的频率变化小于 3%,出现小 幅度下降。从频率变化上看,碟形垫片与温度补偿 垫块无明显差异,2种防松形式在常温振动环境下的 防松效果接近。

	表 1	各连接方	式预紧力对频	颜率的影	饷	
Tab.1 Effects	of preten	sion force	on frequency	of each	connection	method

											Hz
连接方式	预紧力/(N·m)									随却拒劫后	斯 索亦 化 /0/
	0	1	2	3	4	5	10	15	20	随机抓劲力	则平文化 /70
15 mm GH2036-1	152.1	155.3	157.2	158.9	160.1	160.7	162.4	163.4	164.3	160.7	2.2
15 mm GH2036-2	124	124.3	125.9	127.2	127.6	128.4	129.9	130.5	130.7	128.7	1.5
12 mm GH2036-1	152.5	157.7	161.8	166.2	166.8	167.3	168.9	170	170.6	167.6	1.8
12 mm GH2036-2	129.1	132.8	135.3	136	137	138	140.6	141.7	142.6	138.5	2.9
1.5 mm 碟形垫片	162.8	164.7	166.2	166.5	167.5	167.8	168.9	169.8	170.2	167.7	1.5
1 mm 碟形垫片	138.6	141.4	144.5	145.2	146.1	146.8	147.8	150.8	152.1	147.5	3.0

3.2 高温振动试验

连接板高温合金螺栓的温度测量如图 13 所示。 可以看出,在每个温度平台段,高温合金螺栓头部、 中部和尾部的温度基本一致。试验扫频工作在每个温 度平台稳定段进行。 试验件频率随温度的变化见表 2 和图 14。可以 看出,碟形垫片防松形式在高于 500 ℃时出现频率下 降现象,此时并未进行高温随机振动,可排除由于高 温随机振动对复材结构造成损失引起的频率下降,并 在 650 ℃高温随机振动后,均出现试件松脱情况。温 度补偿垫块防松形式在升温过程中均未出现频率下







	表 2	各连接方式不同温度环境下频率变化	
Tab.2	Freque	ency VS temperature of each connection mod	de

									Hz
连接方式				宣 汨 随 扣 戶	瓶索亦化/0/				
	常温	100	200	300	400	500	650	可通阻饥口	频平文化/70
15 mm GH2036-1	162.4	164.4	165.8	167.1	169.1	171.8	175.5	168.9	3.8
15 mm GH2036-2	157.7	158.6	159.7	161.4	163.2	165	167.4	160.9	3.9
12 mm GH2036-1	147.3	148.8	150	151.9	154.0	156.4	160.1	153.0	4.4
12 mm GH2036-2	173	173.7	174.9	176.5	178.2	179.9	182.6	179.2	1.9
1.5 mm 碟形垫片	168.5	168.8	170.1	171.6	174.4	176.2	173.5	试件松脱	/
1 mm 碟形垫片	155.2	154.9	155.7	156.2	160.1	161.7	158.1	试件松脱	/





降现象,高温随机振动后,频率出现变化小于 4.4% 的小幅度下降情况,厚度为 15、12 mm 的温度补偿 块防松效果无显著差异。因此,温度补偿块防松形式 在高温振动环境下的防松效果明显优于碟形垫块片。 2种防松形式在升温过程中出现频率升高情况是因为 改性 C/C 复合材料在温度升高时弹性模量增加。

结合常温随机振动后连接结构频率变化,表明2 种防松形式仅在振动载荷作用下时防松效果无显著 差异,但在高温振动环境下两者的防松效果出现显著 差异。这说明在高温环境下,复合材料与高温合金螺 栓材料的热膨胀系数不一致引起的热适配问题是导 致螺栓松动的主要原因。

4 结论

本文针复合材料与高温合金螺栓连接结构进行 了高温振动环境下的防松试验研究。采用频率的变化 作为连接是否松动的判据,研究了常温环境下螺栓预 紧力对复合材料连接结构固有频率的影响,分别研究 了在常温和高温振动环境下温度补偿垫块和碟形垫 片2种防松形式的防松效果。研究结果表明:

 1)连接结构的频率随着预紧力的增加而增大, 当预紧力增加到一定程度时,接触面近乎粘合,结构 频率基本不增加。

2)在常温振动环境下,采用温度补偿垫块和碟 形垫,2种防松形式的防松效果接近;在高温振动环 境下,温度补偿块防松形式的防松效果明显优于碟形 垫片防松形式。

3)高温环境下,复合材料与高温合金螺栓材料的热膨胀系数不一致引起的热适配问题是导致的螺 栓松动的主要原因。

参考文献:

- 沃西源. 复合材料连接方法[J]. 航天返回与遥感, 1997, 18(4): 31-39.
 WO Xi-yuan. Joint Technology for Composites[J]. Spacecraft Recovery & Remote Sensing, 1997, 18(4): 31-39.
- [2] SANTELLA M. A Review of Techniques for Joining Advanced Ceramics[J]. American Ceramic Society Bulletin, 1992, 71: 947-954.
- [3] DANO M L, GENDRON G, PICARD A. Stress and Failure Analysis of Mechanically Fastened Joints in Composite Laminates[J]. Composite Structures, 2000, 50(3): 287-296.
- [4] 柯晴青,成来飞,童巧英,等.连续纤维增韧陶瓷基复合材料的连接方法[J].材料工程,2005,33(11):58-63. KE Qing-qing, CHENG Lai-fei, TONG Qiao-ying, et al. Joining Methods for Continuous Fiber Reinforced Ceramic Matrix Composites[J]. Journal of Materials Engineering, 2005, 33(11): 58-63.
- [5] 黄志超,陈伟达,程雯玉,等.复合材料连接技术进展
 [J]. 华东交通大学学报, 2013, 30(4): 1-6.
 HUANG Zhi-chao, CHEN Wei-da, CHENG Wen-yu, et al. Development of Composite Connection Techniques[J]. Journal of East China Jiaotong University, 2013, 30(4): 1-6.
- [6] DANO M L, GENDRON G, PICARD A. Stress and Failure Analysis of Mechanically Fastened Joints in Composite Laminates[J]. Composite Structures, 2000, 50(3): 287-296.
- [7] THOPPUL S D, FINEGAN J, GIBSON R F. Mechanics of Mechanically Fastened Joints in Polymer–Matrix Composite Structures —A Review[J]. Composites Science and Technology, 2009, 69(3/4): 301-329.
- [8] 郝秉磊,殷小玮,刘小瀛,等. C/SiC 陶瓷基复合材料螺
 检连接件的振动响应特性及防松性能[J]. 复合材料学
 报, 2014, 31(3): 653-660.
 HAO Bing-lei, YIN Xiao-wei, LIU Xiao-ying, et al. Vi-

bration Response Characteristics and Looseness-Proof Performances of C/SiC Ceramic Matrix Composite Bolted Fastenings[J]. Acta Materiae Compositae Sinica, 2014, 31(3): 653-660.

[9] 张振,肖毅,刘彦清,等.基于振动疲劳试验的复合材 料螺栓连接预紧力松弛特性[J].复合材料学报,2016, 33(1):163-173.

> ZHANG Zhen, XIAO Yi, LIU Yan-qing, et al. Preload Relaxation Characteristics in Composite Bolted Joints Based on Vibration Fatigue Test[J]. Acta Materiae Compositae Sinica, 2016, 33(1): 163-173.

- [10] 杜善义. 先进复合材料与航空航天[J]. 复合材料学报, 2007, 24(1): 1-12.
 DU Shan-yi. Advanced Composite Materials and Aerospace Engineering[J]. Acta Materiae Compositae Sinica, 2007, 24(1): 1-12.
- [11] FRIEDRICH C, HUBBERTZ H. Friction Behavior and Preload Relaxation of Fastening Systems with Composite

Structures[J]. Composite Structures, 2014, 110: 335-341.

- [12] 曹芝腑, 谭志勇, 姜东, 等. 基于时频分析的高温振动环境螺栓连接件松动判别[J]. 振动与冲击, 2019, 38(17): 205-210.
 CAO Zhi-fu, TAN Zhi-yong, JIANG Dong, et al. Loosening Discrimination of a Bolted Connector under High-Temperature Vibration Environment Based on Time-Frequency Analysis[J]. Journal of Vibration and
- Shock, 2019, 38(17): 205-210.
 [13] 王旻睿, 谭志勇, 何顶顶, 等. 高温环境复合材料螺栓 连接振动的防松试验[J]. 振动 测试与诊断, 2018, 38(6): 1169-1175.
 WANG Min-rui, TAN Zhi-yong, HE Ding-ding, et al. Anti-Loosening Experiment of Composite Bolted Structures under High Temperature and Vibration Circumstance[J]. Journal of Vibration, Measurement & Diagnosis, 2018, 38(6): 1169-1175.
- [14] 闵昌万, 谭志勇, 费庆国. 复合材料热结构螺栓连接刚度试验分析方法[J]. 南京航空航天大学学报, 2012, 44(6): 876-880.
 MIN Chang-wan, TAN Zhi-yong, FEI Qing-guo. Experimental Analysis on Connection Stiffness of Bolt for Thermal Structures of Composite Material[J]. Journal of Nanjing University of Aeronautics & Astronautics, 2012,
- 44(6): 876-880.
 [15] 卢子兴, 廖强,杨振宇,等. C/SiC复合材料螺栓螺牙承载能力[J].复合材料学报, 2015, 32(1): 182-187.
 LU Zi-xing, LIAO Qiang, YANG Zhen-yu, et al. Load Bearing Capability of Thread Teeth of C/SiC Composite Bolts[J]. Acta Materiae Compositae Sinica, 2015, 32(1): 182-187.
- [16] YANG J, CHANG Fu-kuo. Detection of Bolt Loosening in C–C Composite Thermal Protection Panels: II. Experimental Verification[J]. Smart Materials and Structures, 2006, 15(2): 591-599.
- [17] CACCESE V, MEWER R, VEL S S. Detection of Bolt Load Loss in Hybrid Composite/Metal Bolted Connections[J]. Engineering Structures, 2004, 26(7): 895-906.
- [18] WULZ H, STARK H, TRABANDT U. Joining and Load Transfer Technology for Hot CMC Structures[C]//34th Thermophysics Conference. Virigina: AIAA, 2000.
- [19] 谭志勇,费庆国,吴宏伟,等.复合材料与高温合金螺 栓连接的热适配技术[J].东南大学学报(自然科学版), 2017, 47(2): 337-342.
 TAN Zhi-yong, FEI Qing-guo, WU Hong-wei, et al. Thermal Adaptive Technique for Connecting Composite Material and High-Temperature Alloy Bolt[J]. Journal of Southeast University (Natural Science Edition), 2017, 47(2): 337-342.
- [20] 张中原, 谭志勇, 占续军, 等. 热适配螺栓连接及其配合界面位置影响分析[J]. 强度与环境, 2019, 46(1): 35-41.

ZHANG Zhong-yuan, TAN Zhi-yong, ZHAN Xu-jun, et al. Analysis for Thermal Adaptive Bolt Connection and

Influence of Coordination Interface Position[J]. Structure & Environment Engineering, 2019, 46(1): 35-41.

[21] 谭志勇,张中原,郑日恒,等.飞行器典型结构的热适 配分体螺栓连接技术[J].航空学报,2020,41(8): 224062.

> TAN Zhi-yong, ZHANG Zhong-yuan, ZHENG Ri-heng, et al. Connection Technique for Thermal Adaptive Bolts with Split-Piece Design in Typical Vehicle Structures[J]. Acta Aeronautica et Astronautica Sinica, 2020, 41(8): 224062.

- [22] JIANG Shu-yun, ZHENG Yun-jian, ZHU Hua. A Contact Stiffness Model of Machined Plane Joint Based on Fractal Theory[J]. Journal of Tribology, 2010, 132(1): 011401-7.
- [23] JONES R E. A Greenwood-Williamson Model of

Small-Scale Friction[J]. Journal of Applied Mechanics, 2007, 74(1): 31-40.

[24] 赵丹, 艾延廷, 翟学, 等. 法向接触刚度对螺栓连接结构振动模态的影响研究[J]. 航空发动机, 2012, 38(3): 54-57.

ZHAO Dan, AI Yan-ting, ZHAI Xue, et al. Effect of Normal Contact Stiffness on Vibration Modes of Bolted Structure[J]. Aeroengine, 2012, 38(3): 54-57.

 [25] 陆飞. 振动条件下螺栓连接结构松动机理及试验研究
 [D]. 南京: 东南大学, 2017.
 LU Fei. Loosening Mechanism and Experimental Study of Bolted Structure under Vibration[D]. Nanjing: Southeast University, 2017.

责任编辑:刘世忠