DOI:10.16356/j.1005-2615.2022.01.013

# 复合材料平尾接头力学性能研究

强锋1,陈普会1,阳奥2

(1.南京航空航天大学航空学院,南京 210016; 2.上海飞机设计研究院,上海 201206)

摘要:针对某平尾中央翼与外翼前梁连接接头,设计了复合材料接头试验件。根据平尾接头实际载荷工况及试验件构型,设计了特定的试验夹具,确定了静力试验方案。通过静力试验,得到了试验件在实际载荷工况下的静力极限载荷和破坏模式。并采用ABAQUS有限元软件,对中央翼前梁接头、外翼前梁接头试验件进行静力分析,有限元预测结果和试验结果吻合较好,证明了有限元模型的准确性。数值计算结果表明:接头在静力载荷工况下,孔边产生应力集中,导致孔边纤维破坏并向周围扩展,最终失去承载能力。 关键词:复合材料;螺栓连接;数值模拟;接头设计;极限载荷

**中图分类号:**V214.8 **文献标志码:**A **文章编号:**1005-2615(2022)01-0114-07

### **Mechanical Properties of Composite Horizontal Tail Joints**

QIANG Feng<sup>1</sup>, CHEN Puhui<sup>1</sup>, YANG Ao<sup>2</sup>

(1. College of Aerospace Engineering, Nanjing University of Aeronautics & Astronautics, Nanjing 210016, China;2. Shanghai Aircraft Design and Research Institute, Shanghai 201206, China)

**Abstract:** Aiming at the front beam joints between the central wing and the outer wing of the horizontal tail, the composite joints test pieces are designed. According to the actual load conditions of the horizontal tail joints and the configuration of the test pieces, the specific test fixtures are designed and the static test scheme is determined. Through the static test, the static limit loads and failure modes of the test pieces under the actual load conditions are obtained. The static analysis of the central wing front beam joint and the outer wing front beam joint test pieces are carried out on ABAQUS, the finite element software. The finite element prediction results are in good agreement with the test results, which proves the accuracy of the finite element model. Numerical results show that under the static load conditions, the stress concentration occurrs at the hole edge, which leads to the destruction of the fiber and expansion around the hole edge, and finally the lost of the bearing capacity.

Key words: composite materials; bolted connection; numerical simulation; joints design; limit load

复合材料因其轻质高强、耐疲劳和耐腐蚀等优 点,被广泛应用于飞机主承力结构中<sup>[1-2]</sup>。而飞机 主承力结构之间,一般通过设计相应的连接结构传 递载荷。复合材料接头作为常见的连接结构,在传 力路径中,它的载荷工况复杂,多数情况下,接头之 间通过螺栓连接在一起,螺栓孔边应力集中导致结构可靠性降低。因此,复合材料接头的连接设计是 飞机结构设计中至关重要的一环<sup>[34]</sup>,国内外学者 对此做了大量研究。

牛芳芳<sup>[5]</sup>对复合材料连接技术研究现状进行

收稿日期:2021-11-04;修订日期:2022-01-14

通信作者:陈普会,男,教授,博士生导师, E-mail: phchen@nuaa.edu.cn。

**引用格式:**强锋,陈普会,阳奥.复合材料平尾接头力学性能研究[J].南京航空航天大学学报,2022,54(1):114-120. QIANG Feng, CHEN Puhui, YANG Ao. Mechanical properties of composite horizontal tail joints[J]. Journal of Nanjing University of Aeronautics & Astronautics,2022,54(1):114-120.

了概述,指出树脂基复合材料的连接方式主要有机 械连接、胶接连接及混合连接,而机械连接相比于 其他连接方式连接结构强度更高。Christos等<sup>[6]</sup>提 出了一种基于叠加效应的复合材料耳片挤压失效 的解析算法,计算结果与试验吻合较好,并采用该 解析法对凸耳的几何形状进行了优化。孙涛等<sup>[7]</sup> 采用孔边应力函数解析算法,计算了复合材料机械 连接结构失效区域的应力分布,该方法从应力分布 角度阐明了不同破坏模式发生的原因。

然而,在复杂载荷工况下,解析法的计算较为 困难。工程应用中普遍采用试验与有限元相结合 的方法,以预测复合材料机械连接结构的强度和破 坏模式。Kyle等<sup>[8]</sup>、Cécile等<sup>[9]</sup>对三维编织复合材 料连接结构进行了试验研究与数值计算,分析了三 维编织复合材料连接结构的失效过程。郭丽君 等[10]利用试验和仿真,分析了复合材料缠绕接头 的损伤过程。曹跃杰等<sup>[11]</sup>通过扫描电镜(Scanning electron microscope, SEM)技术观察薄层复合材 料螺栓连接结构的损伤形貌和变形特征,发现薄层 层压板对初始损伤裂纹具有抑制作用。唐玉玲 等[12]、蔡正林等[13]研究了复合材料接头相关参数 (铺层顺序、孔径、预紧力、宽径比和端径比等)对连 接结构性能的影响。邵家儒等[14]应用有限元方 法,研究了搭接形式对机身与机翼间复合材料螺栓 连接结构应力分布的影响,结果表明双搭接的螺栓 连接结构强度更高。

目前,对于复合材料接头的研究已经较为成 熟,但大部分研究并未考虑飞机实际结构中接头的 载荷工况,很难转化为工程应用。因此,本文针对 某复合材料平尾接头,设计了试验件及试验夹具, 并进行了静力试验。在试验的基础上,基于连续介 质损伤力学模型与二维 Hashin 失效准则,采用 ABAQUS有限元软件对试验进行仿真分析。结合 试验和数值计算结果,验证了模型的准确性,阐明 了复合材料平尾接头在静力载荷工况下的渐进损 伤过程。

# 1 接头静力试验

#### 1.1 试验件

在实际结构中,复合材料平尾接头与平尾前、 后梁结构一体成型,整体加工成本过高且尺寸过 大,为了节约成本、提高试验可行性,设计了复合材 料平尾接头试验件,其中外翼前梁接头、中央翼前 梁接头试验件除厚度不同外,其余尺寸相同,如图 1所示。

试验件由树脂传递模塑(Resin transfer molding, RTM)成型工艺制造,该工艺具有低成本、高 生产效率和无污染等优点<sup>[15]</sup>。为了尽可能避免试 验件切口损伤、层间分层,采用水切割工艺对试验 件进行打孔。打孔完成后,为了减缓加载时孔边应 力集中现象,在加载孔处安装了衬套(图1中未 画出)。

两种试验件铺层形式不同,外翼前梁接头试验 件的铺层角度、铺层顺序为[0/45/45/0/0/45/0\*/ 0\*/45/0\*/45/0/0\*/45/0\*/45/0\*/45/0\*/45/ 0\*/0/45/45/45],共28个铺层;中央翼前梁接头试 验件的铺层角度、铺层顺序为[0/45/0\*/0/45/0\*/ 45/0\*/45/45/0\*/45/0/0\*/45/0/0/45/0\*/45/0/0/ 45/0\*/0/45/0\*/45/0/45/0/0/45/0\*/45/0/ 0/45/0\*/0/45/0\*/45/0/45/0/45/0\*/45/0/ 0/45/0\*/0/45/0\*/45/0/45/0/45/0/\*/45/0 0],共56个铺层。其中,带"\*"的铺层材料为碳纤 维单向带(HFW160PA-A3-1000),其余铺层材料 为碳纤维正交双向织物(HFW220TA-A3-2/ 2-1000)。

除此之外,图1中还标注了材料坐标系及试验 载荷角θ,θ定义为试验载荷方向与0°铺层纤维方 向的夹角(逆时针为正,顺时针为负)。



图1 外(中央)翼前梁接头试验件尺寸示意图(单位:mm) Fig.1 Dimension diagram of test piece of outer (central) wing front beam joints (unit: mm)

#### 1.2 加载方案及夹具设计

由于外翼前梁接头、中央翼前梁接头均是双耳 片孔接头,两个耳片孔均传递载荷,且表现为其中 一个孔受挤压,另一个孔受拉伸。在保证试验结果 可靠性的前提下,为了提高试验的可行性,现仅进 行危险孔单孔加载。根据文献[16]及工程数据,在 平尾实际载荷工况的基础上,确定静力加载方案, 见表1。

试验时,为了保证试验载荷方向与θ角一致,

设计了用于接头静力试验的专用夹具,如图2所 示(注:实际夹具沿厚度方向一分为二)。由于外 翼前梁接头和中央翼前梁接头θ角度不同,因此, 两种接头圆盘夹具的定位凹槽部分开槽角度 不同。

表1 静力加载方案 Table 1 Static loading scheme

试验件	实际载荷方向角/(°)	试验载荷角θ/(°)				
外翼前梁接头	7.4(拉伸)	7.0				
中央翼前梁接头	-23.9(压缩)	-24.0				
定位凹槽						



#### 1.3 试验准备

试验件与夹具的装配图如图3所示。加载前, 需要将试验件与夹具连接在一起装夹到试验机 上。试验件通过两个M30螺栓装夹到圆盘夹具 中,再用试验机下夹头水平夹紧圆盘夹具的定位凹 槽部分,然后把拉伸接头夹具装夹到试验机上夹 头,并通过一个M16螺栓与试验件连接,最后再用 扭矩扳手拧紧螺栓(M16、M30螺栓的拧紧力矩分 别为220 N•m、322 N•m)。



图 3 试验件与夹具装配示意图 Fig.3 Assembly diagram of test piece and clamps

试验时,试验机下夹头固定,载荷通过试验机 上夹头移动施加。正式试验前先进行预试验,外翼 前梁接头试验件的预试验载荷为30kN,中央翼前 梁接头试验件的预试验载荷为50kN,当预试验的 载荷随着位移线性增加时,证明装配间隙及试验机 平台间隙已被消除,两次预试验完成后,进行正式 试验,外翼前梁接头试验加载速率为0.1mm/min, 中央翼前梁接头试验加载速率为0.5mm/min。

# 2 试验结果

试验是在 MTS Model 311.31 万能试验机上进 行的。按照试验方案,进行试验件的装夹,装夹完 成后,先进行两次预试验,再进行正式试验。试验 结束后,将试验件拆卸下来观察试验件的破坏模 式,见图 4。其中,外翼前梁接头试验件的极限载 荷为 92.7 kN,中央翼前梁接头试验件的极限载荷 为 192.0 kN。

从图 4(a)中可以看出,外翼前梁接头在一定 角度的拉伸载荷作用下,最终失效模式为孔边纤 维拉伸断裂,断裂面垂直于载荷方向;从图 4(b) 中可以看出,中央翼前梁接头在一定角度的压缩 载荷作用下,初始破坏模式为孔边纤维和基体压 缩破坏,同时衬套也发生了明显的滑移,由于中央 翼前梁接头铺层厚度是外翼前梁接头铺层厚度的 2倍,承载能力较强,随着孔边挤压应力进一步增 大,压缩破坏的区域不断扩大,破坏模式逐渐转变 为载荷方向两侧孔边纤维的拉伸断裂,最终试验 件失去承载能力。



(a) Outer wing front beam joint test piece



(b) Center wing front beam joint test piece图 4 外(中央)翼前梁接头破坏模式

Fig.4 Failure modes of outer (central) wing front beam joint

第1期

# 3 有限元模型

#### 3.1 复合材料失效判据及性能退化策略

目前,复合材料的失效准则分为两大类:(1)不 区分失效模式,例如最大应力准则、最大应变准则、 Tsai-Hill失效准则<sup>[17]</sup>等;(2)区分失效模式,例如 Hashin失效准则<sup>[18]</sup>、Puck失效准则<sup>[19]</sup>等。其中二 维Hashin失效准则计算简单且适用性强,能够准 确预测大部分复合材料层压板的失效。因此,本文 选择二维Hashin失效准则作为复合材料平尾接头 的失效判据,该准则区分了4种不同的失效模式, 具体公式为

纤维拉伸失效( $\sigma_{11} \ge 0$ )

$$\left(\frac{\sigma_{11}}{X_{\rm T}}\right)^2 + \left(\frac{\tau_{12}}{S_{12}}\right)^2 \ge 1 \tag{1}$$

纤维压缩失效( $\sigma_{11} < 0$ )

$$\left(\frac{\sigma_{11}}{K_c}\right)^2 \ge 1 \tag{2}$$

基体拉伸失效(*σ*<sub>22</sub>≥0)

$$\left(\frac{\sigma_{22}}{Y_{\rm T}}\right)^2 + \left(\frac{\tau_{12}}{S_{12}}\right)^2 \ge 1 \tag{3}$$

基体压缩失效( $\sigma_{22} < 0$ )

$$\left(\frac{\sigma_{22}}{Y_{\rm C}}\right)^2 + \left(\frac{\tau_{12}}{S_{12}}\right)^2 \geqslant 1 \tag{4}$$

式中: $X_c$ 为纤维方向的压缩强度, $X_T$ 为纤维方向的 拉伸强度, $Y_c$ 为基体方向的压缩强度, $Y_T$ 为基体方 向的拉伸强度, $S_{12}$ 为纵横剪切强度。

在复合材料发生损伤后,需要进行刚度折减。 目前,复合材料的性能退化方法主要分为两种:直 接刚度折减法、渐进损伤模型。直接刚度折减法 中,折减系数的选取依赖大量试验数据和工程经 验,选取不当会造成数值计算矩阵奇异;而渐进损 伤模型通过损伤状态变量来描述材料的损伤过程, 引入了材料应变能释放率的概念<sup>[20]</sup>。因此,本文 选择较为常用的线性渐进损伤模型作为复合材料 性能退化方法。本文复合材料参数见表2,3。

#### 3.2 复合材料接头有限元建模

为了分析复合材料平尾接头的损伤过程,利用 ABAQUS有限元软件,建立了复合材料平尾接头 静力试验的有限元模型,如图5所示(外翼前梁接 头、中央翼前梁接头载荷方向不同)。

将螺栓螺母简化为一个零件,接触算法采用 "硬接触",摩擦因数为0.2,不考虑螺栓与孔之间的 间隙;试验件采用连续壳单元(SC8R)模拟,螺栓和 夹具都采用线性减缩积分单元(C3D8R)模拟,厚 度方向网格尺寸约为2mm;载荷及边界条件:圆盘

# 表 2 HFW220TA-A3-2/2-1000复合材料单向板材料属性 Table 2 Material properties of HFW220TA-A3-2/ 2-1000 composite unidirectional laminate

弹性材料属性和密度					
$E_1/\mathrm{GPa}$	$E_2/\mathrm{GPa}$	$G_{\rm 12}/{ m GPa}$	$\nu_{12}$	$\rho/(g \cdot cm^{-3})$	
60	60	4	0.28	1.6	
强度属性					
$X_{\scriptscriptstyle \mathrm{T}}/\mathrm{MPa}$	$X_{\rm c}/{ m MPa}$	$Y_{\rm T}/{ m MPa}$	$Y_{\rm C}/{ m MPa}$	$S_{ m 12}/{ m MPa}$	
839	715	873	738	115	
临界应变能释放率					
$G_{ m C}^{ m ft}/$	$G_{ m C}^{ m  fc}/$	$G_{\rm C}^{\rm mt}/$	(	$G_{\rm C}^{\rm mc}/$	
$(N \cdot mm^{-1})$	$(N \cdot mm^{-1})$	$(N \cdot mm^{-1})$	(N•	$mm^{-1}$ )	
2.52	2.08	2.52	2	2.08	

#### 表 3 HFW160PA-A3-1000 复合材料单向板材料属性

 Table 3
 Material
 properties
 of
 HFW160PA-A3-1000

composite unidirectional laminate

弹性材料属性和密度					
$E_1/\mathrm{GPa}$	$E_2/\mathrm{GPa}$	$G_{12}/\mathrm{GPa}$	$ u_{12}$	$\rho/(g \cdot cm^{-3})$	
120	9	4	0.28	1.6	
强度属性					
$X_{\mathrm{T}}/\mathrm{MPa}$	$X_{\rm C}/{ m MPa}$	$Y_{\mathrm{T}}/\mathrm{MPa}$	$Y_{\rm C}/{ m MPa}$	$S_{ m 12}/{ m MPa}$	
1906	1136	66.8	225	115	
临界应变能释放率					
$G_{ m C}^{{ m ft}}/$	$G_{ m C}^{ m  fc}/$	$G_{ m C}^{ m mt}/$	$G_{\rm C}^{\rm mc}/({ m N}{ m \bullet}{ m mm}^{-1})$		
$(N \cdot mm^{-1})$	$(N \cdot mm^{-1})$	$(N \cdot mm^{-1})$			
6.0	2.67	0.139	0	.556	

注:  $E_1 \, \langle E_2 \rangle$  纤维、基体方向的弹性模量, $\nu_{12}$  为面内泊松比, $G_{12}$  为面内剪切模量, $X_T, X_C$  为纤维方向拉伸、压缩强度, $Y_T, Y_C$  分别为 基体方向拉伸、压缩强度, $S_{12}$  为纵横剪切强度, $\rho$  为材料密度, $G_C^{ft}$ ,  $G_C^{ft}$  分别为纤维拉伸、压缩临界应变能释放率, $G_C^{mt}, G_C^{mc}$  分别为基 体拉伸、压缩临界应变能释放率。

夹具与试验机接触面固支,拉伸接头夹具与试验机 接触面施加位移载荷。



图5 外(中央)翼前梁接头有限元模型

Fig.5 Finite element model of outer (central) wing front beam joints

# 4 试验与有限元结果对比

有限元计算采用了显式分析,显式分析过程中的能量曲线如图6所示,图6中可以看到除加载初始阶段外,在整个分析过程中,模型动能占内能的百分比始终小于5%,惯性力的影响可以忽略不

计,因此静力分析的计算结果是较为真实的。

复合材料平尾接头试验与有限元计算的极限 载荷对比见表4,其中,外翼前梁接头、中央翼前梁 接头仿真与试验极限载荷的相对误差均小于





#### 10%,满足工程实际要求。

表4 复合材料平尾接头极限载荷

试验件类型	试验极限 载荷/kN	仿真极限 载荷/kN	相对误差/%
外翼前梁接头	92.7	84.8	-8.5
中央翼前梁接头	192.0	192.4	0.2

复合材料平尾接头的应力分布云图如图7所示,图7中显示多个螺栓孔处出现了应力集中,而 应力最大点出现在加载孔处(M16螺栓孔,衬套未 显示),这也表明损伤起始点的位置会出现在加载 孔边,计算与试验结果基本一致。

表5为有限元计算的复合材料平尾接头渐进 损伤过程,区分了4种不同的失效模式。可以看 到,不论是外翼前梁接头还是中央翼前梁接头,均 不是单一损伤模式,而是耦合了多种损伤模式,失 效过程较为复杂。

结合复合材料平尾接头的应力云图和损伤云 图,可以看出:试验过程中,孔边应力集中导致了损 伤的发生。外翼前梁接头、中央翼前梁接头的耳片 孔与螺栓接触部分先发生了基体压缩失效,由于载 荷方向不同且外翼前梁接头强度小于中央翼前梁 接头,随着载荷的增加,外翼前梁接头孔边无法继 续承受挤压载荷,破坏模式转变为载荷方向两侧孔 边纤维拉伸失效,并出现了类似试验的拉伸断裂







面;而中央翼前梁接头强度较大,孔边接触部分继续承载,随着压缩破坏区域的不断扩大,最终也出现了纤维拉伸失效,直至试验件破坏。

综上所述,该有限元模型较好地预测了复合材 料平尾接头的极限载荷与破坏模式,阐明了复合材 料平尾接头在实际载荷工况下的渐进损伤过程,为 其进一步设计提供了参考。

## 5 结 论

本文通过试验研究与仿真分析,得到了复合材 料平尾接头的静力力学性能(由于篇幅限制,接头 疲劳性能研究未作介绍),有如下结论:

(1)复合材料中央翼前梁接头的铺层厚度是 外翼前梁接头铺层厚度的2倍,其破坏载荷也约为 外翼前梁接头的2倍(此处未考虑载荷方向差异)。

(2)复合材料平尾接头的破坏模式受载荷工况及铺层厚度影响较大,外翼前梁接头在拉伸载荷作用下,试验件孔边损伤以纤维拉伸断裂为主;中央翼前梁接头在压缩载荷作用下,试验件孔边损伤以纤维压缩破坏为主。

(3)通过对比有限元模型预测结果与试验结果,验证了该模型的准确性,仿真结果也进一步揭示了复合材料平尾接头的渐进损伤过程。

#### 参考文献:

- [1] HOGG P J. Composites in armor[J]. Science, 2006, 314(5802): 1100-1101.
- [2] CHAE H G, KUMAR S. Making strong fibers[J]. Science, 2008, 319(5865): 908-909.
- [3] 鞠苏,曾竟成,江大志,等.碳纤维增强复合材料接 头研究进展[J].高科技纤维与应用,2006,45(3):

29-35.

JU Su, ZENG Jingcheng, JIANG Dazhi, et al. Study progress in carbon fiber reforced composite joint[J]. Hi-Tech Fiber & Application, 2006, 45(3): 29-35.

[4] 叶聪杰,古兴瑾,袁坚锋,等.复合材料RTM十字形接头力学性能研究[J].南京航空航天大学学报,2021,53(3):381-387.

YE Congjie, GU Xingjin, YUAN Jianfeng, et al. Mechanical behavior of RTM composite cross joints[J]. Journal of Nanjing University of Aeronautics & Astronautics, 2021, 53(3): 381-387.

- [5] 牛芳芳.复合材料连接技术研究现状[J].粘接, 2021,45(1):58-60.
   NIU Fangfang. Research advances of connection techniques for composites[J]. Adhesion, 2021, 45(1): 58-60.
- [6] CHRISTOS K, WILLIAM A T. Failure prediction of composite lugs under axial loads[J]. AIAA Journal, 2003, 41(11): 2239-2243.
- [7] 孙涛,周金宇,臧杰.复合材料螺栓连接失效分析
  [J].机械设计与制造,2019,342(8):168-171.
  SUN Tao, ZHOU Jinyu, ZANG Jie. Failure analysis of bolted joint of composite materials [J]. Machinery Design & Manufacture, 2019, 342(8):168-171.
- [8] KYLE C, ROBERTO A, SENTHIL S, et al. Progressive failure analysis of three-dimensional woven carbon composites in single-bolt, double-shear bearing [J]. Composites Part B, 2016, 84: 266-276.
- [9] CÉCILE G, ANTOINE H, FRANÇOIS-XAVIER I, et al. Experimental analysis and damage modeling of the shear-out failure mode of a 3D woven composite lug[J]. Composite Structures, 2021, 261: 113522.
- [10] 郭丽君,陆方舟,李想,等.碳纤维/环氧树脂复合材料缠绕接头拉伸失效机制[J].复合材料学报,2020, 37(9):2163-2172.
   GUO Lijun, LU Fangzhou, LI Xiang, et al. Tensile

failure mechanism of carbon fiber/epoxy composite winding joint[J]. Acta Materiae Compositae Sinica, 2020, 37(9): 2163-2172.

[11] 曹跃杰,魏凌峰,张铭豪,等.薄层复合材料螺栓连接结构渐进失效机制试验研究[J].航空学报,2021,42(12):311-326.
CAO Yuejie, WEI Lingfeng, ZHANG Minghao, et al. Experimental study on progressive failure mecha-

al. Experimental study on progressive failure mechanism of thin-laminate bolted joints[J]. Acta Aeronautica et Astronautica Sinica, 2021, 42(12); 311-326.

[12] 唐玉玲,陈浩,周振功,等.C/C编织复合材料双剪 连接结构的挤压强度[J].机械工程学报,2020,56 (18):51-60.

TANG Yuling, CHEN Hao, ZHOU Zhengong, et al. Bearing strength of carbon/carbon braided compos-

ites double shear joint[J]. Journal of Mechanical Engineering, 2020, 56(18): 51-60.

- [13] 蔡正林,马鹏,李进,等.多因素协同对GF/VE复合 材料螺栓连接强度的影响研究[J].复合材料科学与 工程,2020,323(12):54-58.
  CAI Zhenglin, MA Peng, LI Jin, et al. Study on the effect of multi-factor cooperation on the bolted connection strength of GF/VE composite materials[J]. Composites Science and Engineering, 2020, 323(12): 54-58.
- [14] 邵家儒,刘牛,曾宪君,等.复合材料机翼结构力学 分析及连接设计[J].重庆理工大学学报(自然科 学),2020,34(10):126-133.

SHAO Jiaru, LIU Niu, ZENG Xianjun, et al. Mechanical analysis and connection design of composite wing[J]. Journal of Chongqing University of Technology (Natural Science), 2020, 34(10): 126-133.

[15] 于德润,丁新静,梁钒,等.先进树脂基复合材料 RTM工艺的研究进展[J].纤维复合材料,2021,38 (3):94-98.

YU Derun, DING Xinjing, LIANG Fan, et al. Research progress of RTM process for advanced resin matrix composites[J]. Fiber Composites, 2021, 38 (3): 94-98.

- [16] 王喆.复合材料平尾中央翼的强度分析与设计改进
  [D].南京:南京航空航天大学,2017.
  WANG Zhe. Strength analysis and improved design of composite horizontal central-wing[D]. Nanjing: Nanjing University of Aeronautics and Astronautics, 2017.
- [17] TSAI S W. Strength characteristics of composite materials: NASA CR-224[R].[S.l.]: NASA, 1965.
- [18] HASHIN Z. Failure criteria for unidirectional fiber composites[J]. Journal of Applied Mechanics, 1980, 47(2): 329-334.
- [19] PUCK A, SCHÜRMANN H. Failure analysis of FRP laminates by means of physically based phenomenological models[J]. Composites Science and Technology, 2002, 62(12/13): 1633-1662.
- [20] 范磊.复合材料加筋板边缘冲击模拟及冲击后压缩 分析[D].南京:南京航空航天大学,2018.
  FAN Lei. Simulation and analysis of edge impact and compression-after-impact on stiffened composite panels
  [D]. Nanjing: Nanjing University of Aeronautics and Astronautics, 2018.

(编辑:陈珺)