DOI:10.19344/j.cnki.issn1671-5276.2021.04.054

某型无人机腹鳍连接结构设计与分析

张晓木,王克选,陈刚,涂金岽 (南京模拟技术研究所,江苏南京 210016)

摘 要:针对气动控制面在机身下侧布局的某型无人机设计了一种脱落式结构。结合理论计 算和试验确定了该结构的锲形面夹角、预紧力等关键设计参数,并对其结构进行了有限元分 析验证。分析结果证明,在预定工况下各结构件应力和安全系数满足设计要求。对采用该结 构的某型无人机在外场进行了多个架次的飞行测试,其飞行结果表明,该结构满足使用要求。 关键词:无人机;腹鳍;脱落;有限元分析 中图分类号:V222 文献标志码:B 文章编号:1671-5276(2021)04-0204-04

Design and Analysis of the Connection Structure of Pelvis for Certain UAV

ZHANG Xiaomu, WANG Kexuan, CHEN Gang, TU Jindong

(Nanjing Research Institute on Simulation Technique, Nanjing 210016, China)

Abstract: A drop-out structure was designed for certain drone with the aerodynamic control surface arranged on the underside of the fuselage. Through the combination of theoretical calculations and experiments, key design parameters such as the angle of wedge surface, pre-tightening force were input. A finite element analysis was performed on the structure, whose result indicated that the stress and safety factor of each structure member met the design requirements under the predetermined working conditions. With the structure, a certain type of UAV was flown to carry out multiple flight sorties on the flight test site. And the flight results show that the structure meets the requirements for use.

Keywords: UAV; pelvis; drop-out; FEM

0 引言

近年来随着防空武器系统的不断发展,军事训练领域 对无人机性能提出了更高的要求。因此国内外相关厂商 不断推出新的靶用型无人机^[1]。为取得良好的气动性 能,许多新型号无人机的气动控制面位于机身下侧。

为满足不同地形条件下可多次重复使用的训练需求, 靶用型无人机一般采用火箭助推方式起飞,降落伞+气囊 方式回收。针对该种应用模式,布置在无人机机身下侧的 气动控制面多采用易损式结构。无人机落地回收时气动 控制面在外力作用下损坏,避免损伤机身。由于这种结构 的强度、刚度较差,无法承受较大气动载荷,使用范围受到 一定限制。

本文针对上述问题设计了一种脱落式气动控制面结构,确定了主要设计参数并进行了强度校核^[2-9]。实际飞行结果表明:该结构可满足某型无人机飞行过程中较大气动载荷作用下的强度和刚度要求;可在回收落地前与机身主动分离,有效避免了触地时的机身损伤。

1 结构设计

某型无人机采用大长细比机身、小展弦比上单翼、尾 部带有平尾及下侧 V 形双腹鳍的气动布局(图 1)。



图 1 某型无人机气动布局示意图

根据气动评估,腹鳍结构的装配精度、强度和刚度对 某型无人机的横侧向稳定性影响较大,如采用易损式结构 不能满足总体指标要求。针对该型无人机的气动特点和 使用环境设计了脱落式腹鳍结构。

1.1 爆炸螺栓结构

爆炸螺栓属于电发火类动力源火工品,其作用原理是 在外界电能作用下引燃爆炸螺栓内的电点火头,进而点燃 火焰雷管。通过雷管爆炸产生的爆轰波使爆炸螺栓在断 裂带处分离,从而完成预定功能。爆炸螺栓结构如图 2 所示。



图 2 爆炸螺栓结构示意图

第一作者简介:张晓木(1983—),男,河南漯河人,工程师,硕士,研究方向为无人机结构设计。

1.2 腹鳍连接结构

基于某型无人机飞行、回收时的使用特点,设计了脱 落式腹鳍结构(图3),主要由前框、后框、连接块和腹鳍根 肋组成。前框、后框通过结构胶与尾罩板件连接,腹鳍根 肋在腹鳍成型过程中预埋。连接块通过螺栓与前框、后框 连接,连接块与腹鳍根肋接触面为楔形,通过拧紧爆炸螺 栓使配合面紧密贴合。



图 3 脱落式腹鳍结构示意图

无人机飞行过程,爆炸螺栓的预紧力在楔形面上产生 正压力,平衡腹鳍上的气动载荷;无人机回收过程,飞行控 制系统综合判定条件满足时,发出指令引爆爆炸螺栓,腹 鳍在自身重力和爆炸螺栓的冲击力作用下,与尾段分离。

a)楔形面夹角

连接块与腹鳍根肋为楔形面配合(图4),需确定合理 的角度 α,使其正常工作时,能够承受飞行过程中的气动 力;爆炸螺栓拉力消失后,两者能顺利分离。



图 4 锲形面夹角示意图

不考虑重力条件下,当爆炸螺栓拉紧时,配合面上正 压力产生的摩檫力沿配合面向外,与拉紧力平衡;当爆炸 螺栓拉力消失时,配合面上的正压力产生的摩檫力沿配合 面向内,阻止两者分离。如图5所示。



图 5 楔形配合面受力示意图

为保证两者能顺利分离,在水平方向上正压力的合力 应大于摩檫力的合力,即

$$N \times \sin \frac{\alpha}{2} > N \times \mu \times \cos \frac{\alpha}{2}$$
 (1)

换算后

$$\alpha > 2 \times \arctan \mu$$
 (2)

本方案中连接块材料为合金钢,腹鳍根肋材料为硬 铝。铝与钢接触面摩檫系数µ=0.17,带入公式(2)内可得 b)爆炸螺栓预紧力

爆炸螺栓装配时可使用扭力扳手设定转矩,不同转矩 对应不同的预紧力。为确定爆炸螺栓合适的预紧力,使用 2个爆炸螺栓,2个仿制爆炸螺栓的螺栓体在 DDL300 电 子万能试验机进行了拉力试验,得到了转矩-拉力曲线图 和爆炸螺栓的拉力-位移曲线图。

1)转矩-拉力曲线图

螺栓头部为一字形插槽,在使用较大转矩拧紧时,螺 栓头部分损坏,未能将所有螺栓的转矩达到 20 Nm。测试 数据记录如表1 所示。

表1 不同转矩-预紧力对应数据

娃 ヶ(Nm)	预紧力/N				
+₹⊼ <u>₽</u> /(1\III)-	螺栓体1	螺栓体2	爆炸螺栓3	爆炸螺栓 4	
5	1 925	2 040	1 640	1 890	
6	2 035	2 100	1 915	2 010	
7	2 145	2 165	2 230	2 315	
8	2 435	2 390	2 530	2 560	
9	2 778	2 730	2 805	2 780	
10	3 100	3 040	3 260	3 120	
11	3 425	3 355	3 595	3 420	
12	3 725	3 600	3 965	3 770	
13	4 200	4 080	4 330	4 070	
14	4 500	4 390	4 550	4 320	
15	4 635	4 930	4 930	4 620	
16	4 960	5 100	5 215	4 750	
17	5 220	5 450	5 305	5 150	
18	5 565	5 800	5 710	5 530	
19	5 930	6 130	—	5 760	
20	6 135	6 120	—	6 010	

对应的转矩-预紧力曲线如图 6 所示。



图6 转矩-预紧力曲线

根据曲线图看出,转矩与拉力基本呈线性关系。 2)拉力-位移曲线图

两个爆炸螺栓拉力-位移曲线如图7所示。

根据图 7 可知,该爆炸螺栓试验件拉断时,拉力为 7 616 N,危险截面面积为 12.89 mm²,拉伸强度(MPa)计 算公式为

$$\sigma_b = \frac{P_b}{S} \tag{3}$$

α>19.3°,取角度 α=20°。



图 7 两个爆炸螺栓拉力-位移曲线图

式中: $P_{\rm b}$ 为载荷,N;S为试样危险截面面积,mm²。

求得 $\sigma_{\rm b}$ = 590.8 MPa, 与表 2 中查询到的 45 钢拉伸性 能基本相同。

表 2 45 钢的拉伸性能表

品种	材料状态	$\sigma_{ m b}/{ m MPa}$	$\sigma_{\rm p0.2}/\rm MPa$	硬度 HBS
棒材	正火或退火	590~600	315~355	170~229
锻件	淬火+回火	685~835	390~490	197~285
板材	冷轧或热 轧后退火	450~600	_	_

对应表 2,可知所选爆炸螺栓的 σ_{p02} 范围为315 MPa~ 355 MPa,且 $\sigma_{p02} \approx \sigma_s$ 。对于一般联接用的碳素钢螺栓联接预 紧力 $F_0 = (0.6 \sim 0.7) \sigma_s S^{[10]}$ 。将数据代入可得:

 $F_{\rm min} = 0.6 \times 315 \times 12.89 = 2.436$ (N)

 $F_{\rm max} = 0.7 \times 355 \times 12.89 = 3.203$ (N)

即预紧力 2 436 N \leq $F_0 \leq$ 3 203 N。根据试验所得数据 列,可知当转矩为 9 Nm 时,满足预紧力要求。

2 有限元分析

2.1 整体强度校核

1) 网格划分

依据结构特点,保证腹鳍外形几何一致性,建立有限 元模型(图 8)。腹鳍蒙皮为板壳结构,选取 Shell181 单 元;其余结构为实体结构,选取 SOLID45 单元。体单元与 壳单元之间采用共节点单元方法进行力传递。



图 8 腹鳍结构有限元模型示意图

2) 载荷与边界工况

将气动载荷分区域等效作用在有限元模型上进行分析(图9)。具体等效方案:将腹鳍按蒙皮表面的弦向和展向划为20个区域,并且计算每个区域的气动载荷合力,再根据相应区域有限元网格结点数,将对应的气动载荷合力 平均作用在每一个结点上。

连接块4个螺栓孔采用固支约束,与腹鳍根肋配合面采用 MPC 单元连接;爆炸螺栓采用 MPC184 单元来传递载荷。



图 9 等效气动载荷作用示意图

3)模型材料属性

有限元模型的材料属性如表3所示。

表 3 有限元模型材料属性

材料	弹性模量/GPa	泊松比	(拉/压强度)/MPa
玻纤	Ex = Ey = 20 $Ez = 6$	Pxy = Pxz = 0.16 $Pyz = 0.50$	320/207.3
碳纤	Ex = Ey = 50 $Ez = 8$	Pxy = Pxz = 0.05 $Pyz = 0.90$	687/279.9
45 钢	Ex = 200	Pxy = 0.30	590
2A12T4	Ex = 68	Pxy = 0.33	549
30CrMnSiA	<i>Ex</i> = 196	Pxy = 0.30	980~1 080

4)计算结果

根据建立的模型进行静力非线性计算,统计关键部件 的最大应力,计算得出其安全系数见表 4。

表 4 计算结果统计表

部件名	称最	大应力/MPa	a 材料强度/MPa	安全系数
腹鳍框	架	45	687	15.27
腹鳍根	肋	263	549	2.09
蒙皮 x 向	应力	39	687	17.62
蒙皮 y 向	应力	73	687	9.41
腹鳍连接	安块	216	980	4.54

根据上述计算分析可知:腹鳍连接结构各组件强度和 安全系数满足设计要求。

2.2 爆炸螺栓强度校核

1) 网格划分

在腹鳍整体强度校核中,为提高计算效率,连接块与 根肋设置为共节点,爆炸螺栓采用 MPC184 单元模拟,导 致连接块承力较小。为提高计算精确度,本次计算连接块 与腹鳍根肋采用接触连接,建立连接块、腹鳍根肋和爆炸 螺栓局部有限模型(图 10)。

2) 载荷和边界条件

连接块与根肋采用接触连接,接触摩擦系数为 0.17; 连接块螺栓孔固支约束,在腹鳍压心位置施加集中载荷 (F_x = -43.249 N, F_y = 596.183 N, F_z = 1 208.211 N),采用 MPC 单元与根肋相连;螺栓预紧力取爆炸螺栓两端悬空 剖面施加对称载荷仿效预紧效果(图 11)。

3) 计算结果

采用接触非线性运算,统计各部件的最大应力,计算 得出其安全系数见表 5。各部件应力云图如图 12 所示。



图 11 有限元模型载荷和边界条件

耒 5	计管结里统计表
12 3	川开汨不汎川松

	最大应力/MPa	材料强度/MPa	安全系数
腹鳍根肋	269	687	2.55
腹鳍连接块	432	980	2.27
爆炸螺栓	384	590	1.54



图 12 各部件应力云图

根据上述计算分析可知,腹鳍根肋与连接块应力有所 增大,但仍在强度允许范围内,各组件安全系数均>1.5。

3 飞行验证

使用该连接结构的某型无人机在外场进行了多个架次的飞行,飞行过程姿态平稳,能够按照预设航向稳定飞行;可根据地面指令要求执行爬升、俯冲、盘旋等动作。无 人机回收过程腹鳍可按预定程序脱落。图 13、图 14 为某 型无人机某架次飞行姿态、速度、高度等数据曲线。

4 结语

1)为适应军事训练领域无人机的应用场景,本文针对气



动控制面在机身下侧布局的无人机设计了一种脱落式结构;

2)结合理论计算和试验确定了锲形面夹角(20°)、预 紧力(9Nm)等关键设计参数;

3) 对该连接结构进行了有限元分析,各结构件应力 及安全系数满足设计要求;

4)采用该结构型式的某型无人机在外场进行了多个 架次的飞行,飞行结果表明该结构满足使用要求;

5) 在回收过程中, 该结构可自动脱落, 有效避免机体 损伤, 降低了某型无人机的单架次飞行成本。

参考文献:

- [1] 李裕栋. 靶机与威胁模拟应用研究[J]. 现代防御技术,2010, 38(6):32-35,166.
- [2] 胡聪聪,何景武,朱伟锋,等. 某型无人机机身主承力结构的 设计与分析[J]. 飞机设计,2014,34(3):4-7,15.
- [3] 陈刚,辛尊,张晓木. 某型无人机挂伞座的结构改进和分 析[J]. 机械制造与自动化,2015,44(2):78-81.
- [4] 曹岩,沈冰,刘红军. 某太阳能无人机复合材料机身结构梁选 型与优化[J]. 机械设计与制造,2016(7):205-208,212.
- [5] 郭崇颖,吴斌,李岩. 某无人机光电载荷挂架总体结构设 计[J]. 工程与试验,2016,56(4):82-85.
- [6] 蔡德咏,马大为,乐贵高,等. 无人机折叠尾翼机构性能分析 及改进设计[J]. 机械设计,2011,28(7):64-68.
- [7] 林宏旭,张永顺,王戴丰. 机载光电平台的结构及原理分析[J]. 机械设计与制造,2020(6):249-252,256.
- [8] 王春华,黄杨,孟凡林,等. 基于 ANSYS 液压支架托梁结构改进及强度分析[J]. 机械设计,2013,30(1):67-69.
- [9] 李连鹏,苏中. 制导弹药用姿态测量装置结构设计[J]. 计算 机仿真,2017,34(10):64-68.
- [10] 濮良贵,纪名刚,西北工业大学机械原理及机械零件教研室. 机械设计[M].7版.北京:高等教育出版社,2001.

收稿日期:2020-12-29