DOI:10.3969/j.issn.1001-4551.2013.04.009

某型飞机机翼弯曲变形的仿真计算

陈 佳,袁朝辉*,鹿思嘉 (西北工业大学自动化学院,陕西西安 710129)

摘要: 飞机在飞行过程中机翼会发生弯曲变形,从而影响飞机控制系统中机械备份钢索传动装置的正常工作。因此在地面上建立 机翼的模型,并使其弯曲变形,且接近实际的变形状态是十分必要的。为解决模拟机翼弯曲变形并使其接近实际变形状态的问题, 建立了机翼的简易模型,以等宽、等厚、等截面的悬臂梁作为模拟机翼的简化模型,推导了力与挠度方程组,并考虑了机翼的自身重 量和钢索操纵力对模拟机翼挠度的影响,经过一系列计算得到当有10点作用在悬臂梁时,模拟机翼的挠曲状态最接近机翼的实际 挠曲状态,并推算得到10个作用点的坐标和作用力的大小,最后利用CATIA中的有限元分析进行了受力分析位移的仿真。通过对 比仿真后的挠度和计算所得挠度可知,计算所得到的期望点的挠度与仿真所得误差很小,对比结果验证了计算的合理性。

关键词:飞机;弯曲变形;机翼模型;力与挠度方程组;仿真中图分类号:V224;TH123 文献标志码:A

文章编号:1001-4551(2013)04-0422-04

Simulation and calculation of bending deformation of certain aircraft wing

CHEN Jia, YUAN Zhao-hui, LU Si-jia

(College of Automation, Northwestern Polytechnical University, Xi'an 710129, China)

Abstract: The normal work of cable transmission equipped in the flight control system of an aircraft will be affected during the flight of an aircraft. So it is sufficient by establishing the model of airfoil on the ground, and making it bend closely to the actual deformation. In order to solve the problem of airfoil model bending deformation closely to actual deformation, a simple model of airfoil which is aequilate, isopachous and prismatic cantilever was established. The equation sets of strength and deflection were derived. The effect of airfoil weight and steal cable operating force on the deflection of simulation wing was considered. The deflection state of simulation wing was closed to the actual deflection state when there were ten points acting on the cantilever. The coordinates of action point and the size of force were also calculated and obtained. Then the finite element of CATIA was analyzed. Comparing the deflection of simulation and the deflection of calculation, the result shows the rationality of calculation according to the small error of calculation desired points deformation and simulation result.

Key words: aircraft; bending deformation; airfoil simulation; equation sets of strength and deflection; simulation

0 引 言

某型飞机控制系统中装有机械备份的钢索传动 装置^[1],当其在飞行过程中因受到气动载荷使得机翼 产生弯曲变形,尤其是大型飞机的机翼,会有较大的 变形量。机翼的弯曲变形会对装在机翼中的钢索传 动装置的正常工作造成影响,因此,研究者有必要在 地面模拟一侧机翼弯曲状态,以此来分析对钢索传动 装置的影响。

本研究建立机翼的简化模型,以等宽、等厚、等截 面的悬臂梁作为模拟机翼,推导任意 n 点等截面悬臂 梁的力与挠度方程组,并考虑了梁上钢索操纵力与梁

收稿日期: 2012-10-12

作者简介: 陈 佳(1985-),男,山西大同人,主要从事伺服控制方面的研究. E-mail:chenjiazdh658@126.com 通信联系人: 袁朝辉,男,博士,教授,博士生导师. E-mail:Yuanzhh@nwpu.edu.cn

自身重量对模拟机翼挠度的影响,通过力与挠度方程 组推算得到当有10个点作用在模拟机翼上时,机翼的 挠曲状态最接近实际的挠曲状态,并计算得到10个作 用点的坐标和作用力的大小。最后在CATIA中,利用 得到的10个作用点坐标和作用力的大小对模拟机翼 进行有限元分析,以验证计算的合理性。

1 模拟机翼横梁作用力计算

1.1 模拟机翼简化模型

由于应用背景为分析机翼弯曲变形对机翼中钢索 传动装置正常工作的影响,而本研究主要是模拟机翼 的真实弯曲变形情况,进行机翼弯曲变形的仿真计算, 实际应用中等宽、等厚、等截面的悬臂梁又易于加工, 因此本研究将模拟机翼设计为等宽、等厚、等截面的悬 臂梁^[2]的简易模型^[3-4],其作用原理如图1所示。



图1 横梁作用力计算示意图

h —梁的厚度; l —梁的长度; F_i (i = 1, 2, 3, ..., n) —作用点的作用力; ((y_i, z_i), i = 1, 2, 3, ..., n) —作用点的坐标; z(y) —梁的挠度, 方向平行于 z 轴向上。

图1中,建立了 *y*,*z* 直角坐标系。梁在弯曲变形 后轴线在坐标平面内的函数表达式称为梁的挠度曲线 方程,用 *z* = *z*(*y*) 描述^[5]。

假设:

(1) 悬臂梁为等宽等厚度等截面,宽度为b,厚度为h。

(2) 共有 n 个力作用点,作用点的坐标分别为 (y_i,i=1,2,…,n),对应的挠度分别为(z_i(y_i),y_{i-1}<y<y_i, i=1,2,…,n),从而有各作用点坐标(y_i,z_i(y_i),i=1,2,…,n)。

求:当 $(y_i, z_i(y_i), i = 1, 2, \dots, n)$ 为希望值 $(y_i, \hat{z}_i, i = 1, 2, \dots, n)$ 时,对应的 $(F_i, i = 1, 2, \dots, n)$ 。

1.2 多点力悬臂梁挠度计算

当有 n 个作用点时,弯矩与挠度为:

$$M_i(y) = \sum_{j=i}^{\infty} [-F_j \cdot (y_j - y)], i = 1, 2, ..., n$$
(1)

$$z_i(y) = \sum_{j=i}^n \frac{F_j}{6EI} \cdot (y - y_j)^3 + C_i y + D_i, i = 1, 2, ..., n$$
(2)

$$\tan \varphi_i = \frac{\mathrm{d}z_i(y)}{\mathrm{d}y} = \sum_{j=i}^n \frac{F_j}{2EI} \cdot (y - y_j)^2 + C_i, i = 1, 2, ..., n \quad (3)$$

式中: $M_i(y)$ —弯矩; $z_i(y)$ —挠度; φ_i —机翼挠曲面与 横截面偏角; F_j —第 j 作用点上的作用力; EI —梁的 弯曲刚度; C,D —常数。

边界条件为:

$$y = y_{i}, \quad z_{i}(y_{i}) = \hat{z}_{i}, i = 1, 2, ..., n$$

$$y = y_{i-1}, \quad z_{i}(y_{i-1}) = \hat{z}_{i(i-1)}, i = 1, 2, ..., n$$

$$y_{0} = 0, \quad \hat{z}_{0} = 0$$

$$\frac{dz_{i}(y_{i-1})}{dy} = \frac{dz_{i-1}(y_{i-1})}{dy}, i = 2, 3, ..., n$$

$$\frac{dz_{1}(y_{0})}{dy} = 0$$

任意 n 点等截面悬臂梁的力与挠度方程组为:

设当 $y_{i-1} < y < y_i$ 时,该段惯性矩为 $I_i = bh_i^3/12$, i=1,2,...,n,则任意n点分段等截面的台阶状悬臂梁 的力与挠度方程组为:

$$\begin{cases} \sum_{j=i}^{n} \frac{(y_i - y_j)^3}{6EI_j} \cdot F_j + y_i C_i + D_i = \hat{z}_i, i = 1, 2, ..., n \\ \sum_{j=i}^{n} \frac{(y_{i-1} - y_j)^3}{6EI_j} \cdot F_j + y_{i-1} C_i + D_i = \hat{z}_{(i-1)}, i = 1, 2, ..., n \\ C_i - C_{i-1} = 0, i = 2, 3, ..., n \\ \sum_{j=1}^{n} \frac{(y_0 - y_j)^2}{2EI_j} \cdot F_j + C_1 = 0 \end{cases}$$

$$\ddagger \psi :$$

$$\gamma_0 = 0, \quad \hat{z}_0 = 0$$

2 模拟机翼设计

2.1 钢索操纵力影响分析

试验过程中,钢索的操纵力变化可达200 N,假设 其作用在模拟机翼的末端,受力情况如图2所示。



图2 操纵力分析示意图 T—钢索的操纵力,d—T与梁表面的垂直距离。

末端挠度公式为:

$$z = \frac{Td}{EI} \cdot \frac{1}{2}y^2 \tag{6}$$

且:I=bh3/12。

式中:*T*,*d*,*y*,*E*—已确定值; *B*—梁的宽度,已知; *h*— 梁的厚度,未知。

取: T =200 N, d =200 mm, E =2×1 011 Pa, b = 0.5 m, y =20 m_o

当 h =30 mm 时, z =35.56 mm;当 h =40 mm 时, z =15 mm;当 h =50 mm时, z =7.68 mm。

实际应用中,在模拟机翼挠曲变形后,钢索作用 力方向会改变,其对悬臂支点的力臂会减小,所造成 的挠度影响小于上述计算值。

2.2 变形量与作用点的作用力

首先本研究通过对飞机数模进行计算,获得真实 机翼的挠曲挠度值,可以得到梁上期望点的挠度和角 度。模拟机翼是一个悬臂梁,由于选用等宽、等厚、等 截面的梁,利用公式(4)来求已知挠度的作用力。根 据实际机翼长度,模拟机翼翼展设计为20m。由试验 件的安装尺寸,并按最大的试件宽度,模拟机翼的宽度 设计为500mm。综合2.1节的钢索张力对模拟机翼形 变影响,模拟机翼的厚度选择50mm,可满足要求。

按照实际飞机状况,最大挠度为1.4 m,按照已知 的期望点逐个加入作用点,并经过计算得到合适的作 用点坐标和作用力大小,使模拟机翼的挠曲状态最接 近实际状况。通过公式(4)和Matlab计算^[6],分别得到 1~9个作用点作用在梁上期望点时的挠度和角度,并 与期望点上的期望的挠度和角度对比可知,当有8个 作用点时,挠度误差和角度误差是最小的。本研究在 计算被试件的挠度时,没有考虑模拟机翼的自身重 量,现按照8个作用点计算,作用点之间的机翼可看作 简支梁,示意图如图3所示。



图3 简支梁示意图

机翼自身重量可看做均匀分布载荷^[7-8],其最大挠 度计算公式如下:

$$y = -\frac{5ql^4}{384EI} \tag{7}$$

式中: y 一挠度, q 一均布载荷, EI 一梁的弯曲刚度, l 一两支架之间的距离。

最大挠度点为简支梁的横向坐标中心,重力产生 的均布载荷可用下式计算:

$$q = bh\rho g = 0.5 \times 0.05 \times 7.8 \times 10^3 \times 9.8 = 1$$
 911 N/m

式中:b一梁的宽度,h一梁的厚度, p一材料的密度。

按照8点作用时的作用点与作用力,笔者计算出 由重力造成的各作用点之间的最大形变,如表1所示。

作用点位置 重力 最大形变 作用点位置 重力 最大形变 /N /N /mm /mm /mm /mm 1 500 2 866.5 0.120 93 11 670 5 159.7 1.269 47 3 000 2 866.5 0.120 93 15 600 7 510.23 5.698 24 6 4 5 0 6 592.95 3.384 13 17 330 3 306.03 0.213 97 8 970 4 815.72 0.963 32 18 650 2 522.52 0.072 52

表1 重力对机翼产生的形变

由表1可得到,在2、3号作用点和5、6号作用点 之间的机翼由于重力作用造成的形变较大,笔者在此 处增加两个作用点,通过计算可知,当作用力分别为 6 592.95 N和7 510.23 N,即可抵消重力及其对机翼 产生的形变影响。

综上所述,本研究选择长20 m,宽0.5 m,厚0.05 m 的机翼,作用点个数为10个,各作用点和作用力大小 如表2所示,作用后的挠度和角度与期望值的对比如 表3所示。

3 仿真分析

本研究选择45号钢作为模拟机翼的材料,在厚度

表2 10点作用的位置及其施加力

X/mm	F/N	X/mm	F/N
1 500	16 300.9	11 670	-491.2
3 000	-2 865.8	13 655	7 510.2
4 725	6 592.9	15 600	989.3
6 450	-63.4	17 330	-8 765.1
8 970	-248.3	18 650	7 992.2

为50 mm时对机翼施加力,位移和力的数值如表2所示,在CATIA环境下进行有限元分析^[9-10],所得仿真位移形变量如图4所示,根据CATIA的分析得到模拟机翼的变形量仿真结果如表4所示,通过对比表中计算挠度和仿真结果,验证了计算的合理性。

表3 10点作用的挠度和角度及其对比								
被试件位置/mm	被试件期望挠度/mm	被试件期望角度/(°)	挠度/mm	角度/(°)	挠度误差/mm	角度误差/(°)		
310	0.751 72	0.577	0.86	0.6	-0.11	0.269		
1 310	12.203	0.746	11.91	0.7	0.29	-0.093		
2 810	36.234	1.112	36.30	1.1	-0.08	0.026		
4 060	64.681	1.509	64.65	1.5	0.02	-0.007		
5 010	92.560	1.860	92.60	1.9	-0.05	-0.001		
6 185	135.596	2.344	135.61	2.3	-0.01	0.003		
7 580	200.343	2.980	200.34	3.0	0.01	-0.001		
8 705	264.299	3.532	264.30	3.5	0	-0.000 45		
10 205	366.976	4.306	367.01	4.3	-0.03	-0.001		
12 755	589.473	5.672	589.45	5.7	0.02	0.001		
14 255	749.106	6.475	749.16	6.5	-0.05	-0.005		
15 355	879.556	7.049	879.61	7.0	-0.05	0.009		
17 085	1 106.829	7.909	1 106.66	7.9	0.17	-0.028		
18 405	1 297.413	8.514	1 297.93	8.5	-0.52	0.074		



图 4 50 mm 厚机翼受力分析位移图 表 4 模拟机翼的变形量仿真结果

被试件挠度	被试件挠度	被试件挠度	被试件挠度
/mm	仿真/mm	/mm	仿真/mm
0.75	0.70	367	365
12.2	11.6	589	591
36.2	35.3	749	752
64.7	63.1	880	882
92.6	90.6	1 107	1 109
135.6	132.5	1 297	1 302
200.3	198.8		
264.3	264.2		

4 结束语

本研究建立了模拟机翼的模型,即翼展为 20 m,翼宽为500 mm,厚度为50 mm的等宽、等厚、等 截面的悬臂梁,推导了任意 n 点等截面悬臂梁的力与 挠度方程组与任意 n 点分段等截面的台阶状悬臂梁 的力与挠度方程组。笔者根据飞机飞行过程中的实 际变形情况以及已知的期望点的挠度和角度,考虑了 钢索操纵力和梁自身重量的影响,通过力与挠度方程 组推算得到了10个作用点的坐标和作用力的大小,经 过计算可知,10个点作用时模拟机翼的挠曲状态最接 近实际的挠曲状态,最后利用CATIA的有限元分析验 证了计算的合理性。

参考文献(References):

- [1] 宋静波. 飞机构造基础[M]. 北京:航空工业出版社, 2004.
- [2] 孙训方. 材料力学[M]. 5版. 北京:高等教育出版社, 2002.
- [3] ALMAJID A, TAYA M. Analysis of out of plane displacement and stress field in a piezocomposite plate with functionally graded microstructure [J]. International Journal of Solids and Structures, 2001(38):3377-3391.
- [4] WU X H, CHEN C Q, SHEN Y P, et al. A high order theory for functionally graded piezoelectric shells [J]. International Journal of Solids and Structures, 2002, 39 (20): 5325-5433.
- [5] 黄 炯,于嘉宾,张 明.基于虚拟仪器的悬臂梁弯曲试 验台的研究[J].辽东学院学报,2008,15(3):1-2.
- [6] 王正林,刘 明. 精通 Matlab7[M]. 北京:电子工业出版 社,2006.
- [7] 于 涛,仲 政. 均布载荷作用下功能梯度悬臂梁弯曲问 题的解析解[J]. 固体力学学报,2006,27(1):1-2
- [8] 张燕娇,苏继龙. 微机电系统中悬臂梁固定端的应力分析 [J]. 机电工程技术,2011,40(11):96-99.
- [9] 唐盛禹. CATIA有限元分析命令详解与实例[M]. 北京:机 械工业出版社,2005.
- [10] 刑迪雄. 张 琦. 基于 CATIA V5 的工业机器人运动学仿 真研究[J]. 机械,2011,38(1):57-61.

[编辑:张 翔]