DOI:10.19344/j.cnki.issn1671-5276.2020.02.013

基于 VB 的喷气织机主喷嘴结构尺寸优化

钱晨,冯志华,赵冉 (苏州大学 机电工程学院,江苏 苏州 215021)

摘 要:基于 VB 软件,将喷气织机主喷嘴内部流场建模、流场仿真计算、设计变量与优化目标 关系的拟合以及遗传寻优等 6 个模块进行集成,开发了针对主喷嘴结构尺寸的自动优化设计 平台。分析表明:喷嘴芯外端径向距离、喷嘴芯内孔半径、维形套高度、环形气室径向高度和喉 部长度对纱线所受牵引力影响较为显著;纱线在优化后的主喷嘴内部流场中所受牵引力较优 化前提升了 10.6%,并通过 3D 模型打印及优化前后的实验测量、分析,验证了优化结果的正确 性,提高了主喷嘴的引纬效率。

关键词:喷气织机;主喷嘴;结构参数;VB;牵引力;优化 中图分类号:TP273⁺.1 文献标志码:A 文章编号:1671-5276(2020)02-0048-06

Optimization of Structure Size for Air-jet Loom's Main Nozzle Based on VB

QIAN Chen, FENG Zhihua, ZHAO Ran

(School of Mechanical and Electric Engineering, Soochow University, Suzhou 215021, China)

Abstract: Based on VB software, the internal flow field modeling module in the main nozzle, flow field simulation calculation module, fitting module of design variables to design target relationship and genetic optimization module are integrated, which are used to develop the automatical design platform for its structure. The calculation results show that the radial distance of the outer end of the nozzle core, its radius of the inner hole, the length of the tapered sleeve, the radial height of the annular chamber and the length of the waiting portion have significant influence on the drag force; the drag force in the internal flow field of the optimized main nozzle is increased by 10.6%, compared to that of the original one, and the correctness of the optimization result is verified by experimentally measuring and analysing the 3D printed model, and the weft insertion efficiency of the main nozzle is also improved.

Keywords: jet loom; main nozzle; structural parameters; VB; drag force; optimization

0 引言

在气流引纬的过程中,纱线在主喷嘴内高速气流的牵 引下,由静态渐变为以一定速度轴向运动的近似稳态过程。 因此,主喷嘴内部结构参数的大小影响着牵引纱线运动的 流场分布,而通过改变主喷嘴内部结构的尺寸、形状来改善 流场分布,提高引纬效率,近些年来国内外已有很多研究者 做了深入的研究。冯志华、刘帅^[1]在结构上提出了一种喷 气型纺织机的主喷嘴模型和装配方法。董腾中等[2]基于 FLUENT 软件,对主喷嘴内部流场进行三维数值模拟并通 过实验进行了验证。张科^[3]将主喷嘴内部等直径导纱管改 为锥形导纱管,研究了锥形导纱管两端直径比对内部流场 的影响。路翔飞^[4]对喷嘴芯不同抛物线方程、锥形套斜率 等参数所形成的流场进行了研究。LIU Dingding 等^[5]利用 正交实验法研究了喷嘴芯出口处外径、整流槽至喷嘴芯出 口距离、喷嘴芯 α 面投影长度等参数对流场以及纱线牵引 力的影响。CHEN Liang 等^[6] 通过主喷嘴"串联"的结构形 式分析了其内部流场的分布情况。LIU Shuai 等^[7-8] 通过对 纱线进行等离子处理,探究纱线表面特性与纱线所受阻力 的响应关系。国外, VIKTOROV V 等^[9]结合流场数值计算 和试验,对主喷嘴内流场的牵引力进行分析和评估。KER- MANPUR A 等^[10] 以工业实际数据为基础,利用人工神经网 络算法,将喷嘴的不同喷射角度、垂直高度等参数对射流推 力的影响做了相关的灵敏度分析。OYAMA. A 等^[11] 通过 将优化遗传算法与流体计算方程相结合,以轴流透平叶片 的相关参数为设计变量,以熵为评价指标,开发了针对涡轮 片结构设计的优化软件,在一定条件下得出了最优叶片以 及最小熵损失量。

上述研究未能有效预估主喷嘴结构参数与纱线所受 牵引力关系,也没有形成主喷嘴的具体优化方法。因此, 本文对建立适用于 ZAX 型喷气织机主喷嘴结构的优化平 台做了相关研究。具体而言,基于 VB 软件,将建模、流场 分析、函数关系拟合和优化集成,以内部参数变为设计变 量,一端固定纱线所受牵引力大小为设计目标,对主喷嘴 内部结构尺寸优化,形成了一个较为完整的主喷嘴尺寸优 化体系,极大地缩短了主喷嘴优化周期,提高了主喷嘴的 引纬效率,同时也对工程类结构优化提供了一定的参考。

1 主喷嘴结构及流场模型

1.1 主喷嘴

ZAX 型喷气织机主喷嘴是由喷嘴体、喷嘴芯、锥形套

第一作者简介:钱晨(1993—),男,硕士研究生,主要从事新型纺织机械、优化设计等方面的研究。

和加速导纱管组成。压缩空气从上端入口进入,通过内部 结构腔,形成主喷嘴内部流场,牵引纱线向前作轴向运动。 纱线在主喷嘴流场中运动受力模型如图1所示。



1-一喷嘴芯;2--喷嘴体;3--锥形套;4--加速导纱管。 图1 纱线在流体中运动受力模型

1.2 主喷嘴流场三维模型

基于上述主喷嘴结构,根据相关结构参数,通过 ANSYS内置 APDL 语言对主喷嘴内部流场进行参数化建模。主要结构参数如下:喷嘴芯外端径向距离 V_4 、喷嘴芯 内孔半径 V_2 、锥形套高度 V_3 、环形气室径向高度 V_1 、喉部 长度 H_2 、环形气室轴向长度 H_3 等。主喷嘴内部流场三维 模型以及相关结构变量分布如图 2 所示。



图 2 主喷嘴内部流场模型及设计变量

模型建立后,通过 APDL 命令流对其参数化划分网格。考虑流体模型结构的复杂以及流体仿真计算对网格 精度的要求,以结构与非结构网格混合的形式对流场模型 划分网格。流场网格模型如图 3 所示。



2 主喷嘴结构优化

本文在 0.3 MPa 的供气压力下,通过单因素分析法,选取 对纱线所受牵引力灵敏度影响较大的设计变量,并给定设计 变量设计约束,通过优化算法求得最优设计参数组合以及对 应的纱线所受最大牵引力。数学模型如式(1)所示。

$$\begin{cases} \max F(X) \\ \text{s.t. } x_i \in (a_i, b_i) \\ X = [x_1, x_2, \cdots, x_i, \cdots, x_n] \end{cases}$$
(1)

鉴于 VB 软件可视化、模块化的编译优势,本文基于 VB 软件将主喷嘴内部流场建模、流场仿真计算、设计变量 与设计目标关系的拟合以及遗传寻优等 6 个模块于 VB 中集成,生成.exe 可执行文件。具体流程如图 4 所示。



2.1 模型更改和流场计算

通过 ANSYS 中 APDL 命令流对流场模型参数化建模。首先,将参数化建模中的部分参数设定为变量,通过 程序的循环迭代,实现相关结构参数的变化以及生成不同 结构对应的.mac 宏文件。其次,通过 VB 对 ANSYS 的调 用,驱动 ANSYS 读取.mac 宏文件,实现主喷嘴结构参数的 变化、网格的划分和边界面的定义,并生成对应的.cdb 网 格文件,流程图如图 5 所示。最后通过 FLUENT 内置 TUI 语言,实现 FLUENT 对网格文件的读取、流体的参数化设 置以及流体的仿真计算。与模型更改流程类似,在此不重 复叙述。其中边界条件设置参考文献[4]。在流体计算 收敛后输出中心轴线上的速度、密度等参数,图 6 为流场 速度分布云图。





2.2 数据处理

对流场计算输出的相关参数进行读取,根据文献 [10]牵引力公式计算出纱线在不同主喷嘴流场中所受的 牵引力大小。作用在纱线微元段上的牵引力如式(2)所 示。

$$F_{dl} = \frac{1}{2} \pi C_f d\rho \left(v - u \right)^2 \mathrm{d}l \tag{2}$$

式中:C_f气流与纱线之间的摩擦因数;d 为纱线直径;p 气 流密度;v 为气流速度;u 为纬纱飞行速度;dl 为微段纱线 长度。C_f是根据文献[12],通过实验和仿真计算得出流场 对不同纱线的牵引系数,例如 OER13.5S 型纱线牵引系数 随相对速度变化及拟合曲线如图 7 所示。



图 7 OER13.5S 型纱线牵引系数随速度变化曲线

根据文献[13],当气流速度超过 50 m/s 时,纱线才能 被顺利引纬。通过对原始流场结构模型仿真,分析中心轴 线的速度分布,可大致得出所选取纱线的长度。根据以上 参数和纱线所受牵引力公式可获得不同主喷嘴结构下纱 线所受牵引力的大小。主喷嘴轴向速度分布如图 8 所示, 纱线在不同入口气压下长度取值如表 1 所示。



表 1	不同气压对应纱线长度表				
气压 P/MPa	纱线长度 L/m				
0.3	0.267				
0.4	0.272				
0.5	0.284				

2.3 函数关系的拟合

通过编写拟合算法,以多元二次项形式拟合出设计变 量与设计目标的函数关系。具体形式如式(3)所示。

$$F_{\#} = A_i \sum_{i=1}^n x_i^2 + B_k \sum_{i=1}^n \sum_{i\neq j}^n x_i x_j + C_i \sum_{i=1}^n x_i + D \quad (3)$$

其中: A_i 、 B_k 、 C_i 、D为系数项, x_i 为设计变量。利用最小二乘法,构造新函数如式(4)所示。

$$\phi = \sum_{i=1}^{n} \left(F - A_i \sum_{i=1}^{n} x_i^2 + B_k \sum_{i=1}^{n} \sum_{i \neq j}^{n} x_i x_j + C_i \sum_{i=1}^{n} x_i + D \right)^2$$
(4)

其中 $k=C_n^2$ 。将n组 $x_{i1}, x_{i2}, x_{i3}, \dots, F_i$ 带入特征矩阵方程, 求解出 $A_i \ B_k \ C_i \ D$ 的值,可得设计目标与设计变量的函数关系。

2.4 遗传全局寻优

遗传算法寻优过程是模仿自然生物进行机制发展起来 的随机全局搜索和优化方法。通过将设计变量的十进制数 值转化为二进制初始种群,以适应度计算、选择、交叉和变异 的方式来实现主喷嘴结构的优化,最后通过将输出的最优数 据传递给模型更改模块来实现模型的更改,通过重复迭代计 算,寻找设计变量最优参数组合。收敛标准如式(5)。

$$\frac{|F_{n+1}^{\text{ft}} - F_n^{\text{ft}}|}{F^{\text{ft}}} \leqslant \varepsilon \tag{5}$$

其中 *ε* 取值为 0.01。最后输出最优参数组合以及最大牵引力值。图 9 为遗传算法流程图。



3 优化结果分析

通过该软件的仿真优化,对 28 组不同结构参数的主 喷嘴进行了数值模拟,计算出长度为 0.267 m 的 OER10.5S 规格纱线在主喷嘴入口压力为 0.3 MPa 的条件下所受的 牵引力大小。

3.1 灵敏度的计算结果

通过单因素分析法,在约束区间内对设计变量做微小的变动,同时保持其他变量参数不变,进行仿真计算,计算 得到相应的牵引力值大小,通过差分计算,得到各个变量 对纱线所受牵引力的影响因子,如图 10 所示,分别为:*V*₄、 *V*₂、*V*₃、*V*₁、*H*₂。



3.2 参数优化分析结果

表 2 给出了主喷嘴优化前后的结构参数和纱线所受 牵引力大小。

表 2 优化前后主喷嘴各参数对比

状态	V_4/mm	V_2/mm	V_3/mm	V_1/mm	H_2/mm	$f_{\mathbf{\hat{p}}}/\mathbf{N}$		
优化前	0.75	1.00	1.50	1.50	10.50	0.263		
区间	0.5~1.0	0.9~1.2	1.0~2.0	1.0~2.0	7.0~15.0	_		
优化后	0.65	0.90	1.28	1.32	8.16	0.291		

拟合设计点的牵引力大小与仿真计算值对比如图 11、图 12 所示。



图 11 牵引力拟合值与仿真计算值对比图

主喷嘴优化前后中性面流场速度云图如图 13、图 14 所示。

结合图 15 所示的优化前后主喷嘴内部流场中心轴线 速度分布图可知:优化后主喷嘴环形气室的气流分布更为



图 12 牵引力拟合值与仿真计算值残差图



图 13 优化前流体中性面速度云图



图 14 优化后流体中性面速度云图

均匀,导纱管出口以及中心轴线的最大速度提高了 2~5m/s,在负压区前端,中心轴线速度高了 12m/s 左右,且 负速度区的长度缩减 1.4mm。纱线在优化后主喷嘴中所 受牵引力大小较优化前提高了 10.6%。



图 15 0.3 MPa 下优化前后轴向中心速度对比图

综上所述,在 $V_4 = 0.65 \text{ mm}, V_2 = 0.90 \text{ mm}, V_3 = 1.28 \text{ mm}, V_1 = 1.32 \text{ mm}, H_2 = 8.16 \text{ mm}$ 的结构参数下, OER10.5S 规格纱线所受最大牵引力 $f_{\text{max}} = 0.291 \text{ N}_{\circ}$

4 实验验证

为了进一步验证此套优化理论以及优化结果的正确 性,对优化前后主喷嘴进行实验验证。

4.1 材料准备

通过 3D 打印,打印出优化前后的主喷嘴,采用光敏 树脂材质,打印精度为 0.1 mm,模型如图 16 所示。



图 16 优化前后主喷嘴模型图

4.2 牵引力测量装置

装置主要由 FD-1 动态张力仪、BZ2210 系列多通道 动态电阻应变仪、DLF-3 双通道电荷电压滤波积分放大 器、INV 高精度数据采集分析仪(图 17、图 18)组成。其中 动态张力仪将收集到的应变信号传送到动态电阻应变仪, 信号经过积分放大器的放大作用被数据采集仪接受并传 到计算机设备。



图 17 牵引力测试装置结构组成



图 18 主喷嘴处局部放大图

4.3 实验测试结果分析

在主喷嘴入口压力为 0.2~0.5 MPa(增量为 0.05 MPa)

下,对纱线进行牵引力测量,测量结果如图 19 所示:不同气 压下,纱线所受牵引力的仿真值与实验值存在一定的误差, 最大误差比为 17.1%,但通过优化前后的喷嘴实验和仿真 数据对比可知,在工况一定的条件下,不论是仿真计算还是 实验测试,优化后的主喷嘴对应的纱线所受牵引力得到了 提高。其中,仿真计算牵引力提高了 10.6%,实验测量牵引 力提高了 6.4%,验证了优化的可靠性,提高了喷气织机的 织布效率。



5 结语

1) 基于 VB 平台,将参数化建模、流场数值模拟、函数关系拟合以及遗传寻优算法集成,编制出一套针对 ZAX 型喷气织机主喷嘴的优化算法,极大地提高了优化 效率。

2) 通过灵敏度分析,确定了以喷嘴芯外端径向距离 V_4 、喷嘴芯内孔半径 V_2 、锥形套高度 V_3 、环形气室径向高 度 V_1 、喉部长度 H_2 为设计变量,以纱线所受牵引力为设计 目标,在入口压力为 0.3 MPa 下,得出了在一定设计约束 条件下,主喷嘴的最优结构参数组合以及纱线所受最大牵 引力值 f_{max} 。发现当 $V_4 = 0.65 \text{ mm}$ 、 $V_2 = 0.90 \text{ mm}$ 、 $V_3 =$ 1.28 mm、 $V_1 = 1.32 \text{ mm}$ 、 $H_2 = 8.16 \text{ mm}$ 时纱线所受牵引力 $f_{max} = 0.291 \text{ N}$ 。

3)通过 3D 打印,将优化前后模型进行实验对比,验证了此套优化算法的可靠性和优化结果的正确性。其中, 主喷嘴优化前后所测得纱线牵引力值与仿真计算所得值 存在一定的误差,这是由于光敏树脂材质的主喷嘴内部较 为粗糙,而仿真时流体与主喷嘴内表面为光滑接触,导致 实验主喷嘴内部气流速度低于仿真流速,进而使得实验所 测牵引力值小于仿真所得牵引力值。

参考文献:

- [1] 冯志华, 刘帅. 一种喷气型纺织机的主喷嘴结构及装配方法: 中国, CN 103194846 B[P]. 2014-07-09.
- [2] 董腾中, 冯志华, 王卫华,等. 喷气织机主喷嘴引纬流场数值 模拟与实验验证[J]. 纺织学报, 2014, 35(5):126-131.
- [3] 张科. 基于 CFD 的喷气织机主喷嘴气流场分析及局部结构参数优化[D]. 苏州; 苏州大学, 2010; 34-71.
- [4] 路翔飞.喷气织机主喷嘴的局部结构优化及喷射性能分析[D]. 苏州: 苏州大学, 2011: 17-64.