Vol. 30 ,No. 2 Mar. 2015

文章编号: 1001 - 2060(2015) 02 - 0272 - 05

基于数字化软件系统的离心泵叶轮水力设计 及性能对比分析

金永鑫 宋文武 徐耀刚

(西华大学 能源与动力工程学院 四川 成都 610039)

摘 要: 为设计开发出高质量的离心泵叶轮,提出利用数字化软件 CFturbo、ANSYS - CFX、UG 构建出的数字化系统对离心泵叶轮进行水力设计与开发,形成基于数字化软件系统的离心泵叶轮开发设计新方法。为验证设计出的离心泵叶轮的性能,将新方法设计出的叶轮与传统方法设计出的叶轮的性能进行对比分析,充分了解两种方法设计出的叶轮的特性,进而判断新方法的可行性。

关 键 词: 数字化设计; 水力设计; 离心泵叶轮; 性能对比 分析

中图分类号: TH311 文献标识码: A DOI:10.16146/j.cnki.rndlgc.2015.02.025

引言

随着数字化技术的发展 将数字化技术应用于水力机械的设计已成为可能。在离心泵的设计中常用的设计方法是依据速度系数法对离心泵叶轮主要尺寸进行计算 或者对优秀模型进行模型转换来确定叶轮的主要尺寸。这样设计出的结果将突破不了统计样本中的性能指标 对设计具有一定的限制作用。同时 叶轮运用一元方法进行绘形 将空间模型进行简化 这样的模型不能充分控制叶轮流道的空间面积变化规律[1-3]。

将计算机技术与软件技术相结合,水力机械数字化设计成为一种趋势^[4-7]。数字化设计结合图形显示,使设计对象即时可视。文献 [8] 在双流道泵叶轮的数字化设计上做了大量工作,着重在三维模型的塑造,同时注重提高双流道泵的效率。江苏大学关醒凡教授将多年的设计实践经验与软件技术相结合,开发出 PCAD 系列泵设计软件。软件以速度系数法为基础,运用保角变换法绘形对离心泵水力部件进行设计。文献 [9]运用 CFturbo 与 Numeca 相结合,对离心风机进行气动设计取得了很好的效果。

本研究将利用 CFturbo、ANSYS – CFX、UG 等数字化 软件构建出一种新的离心泵叶轮的设计方法(如图 2 所示),并将新方法设计出的叶轮和传统方法设计出的叶轮的性能进行对比分析。

利用数字化设计软件设计离心泵叶轮的方法

CFturbo 是一款基于设计方程与经验函数来开展叶轮及蜗壳设计的专业软件,其中有包含数量巨大的优秀模型的数据库,对设计者具有一定的参考指导作用。这款软件广泛应用于离心泵、混流泵等旋转流体机械的设计。

通常对离心泵叶轮的设计是先对叶轮流道的关键尺寸运用速度系数法进行确定,或选用优秀模型进行换算,再运用确定的尺寸以及对应的几何关系对叶轮的木模进行绘型,确定叶轮的形状(如图1所示)。由于 CFturbo 软件也是利用速度系数法对叶轮进行水力设计,其中模型的统计样本库与国内模型的统计样本库有差异,CFturbo 中的系数与国内的统计系数具有一定的差异[10-11] 这种差异不仅仅只体现在系数的差异上,更深层次的就涉及到设计理论与方法以及制造工艺上的差异。考虑到这样的差异,运用国内的统计系数进行水力设计,然后依据计算出的叶轮尺寸对叶轮进行水力设计[12]。

但是,这些工作均不能同时完成离心泵叶轮的水力性能预估分析,不能同时完成三维模型、二维的设计图纸。为此将 CFturbo 软件与流体动力分析软件 ANSYS – CFX 以及三维建模软件 UG 结合对离心泵叶轮进行设计。这样就可以以上述数字化软件为基础 构建出对离心泵叶轮进行水力设计的新的设

收稿日期: 2014 - 01 - 10

基金项目: 国家自然科学基金资助项目(51279172); 四川省教育厅培育项目(14CZ0013); 流体及动力机械教育部重点实验室(西华大学) 开放研究基金资助项目(SZJJ2014-039); 西华大学研究生创新基金项目(ycjj2014168)

作者简介: 金永鑫(1990-) ,男 安徽六安人, 西华大学硕士研究生.

计方法。

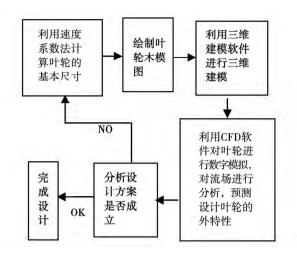


图 1 目前国内常用的设计程序

Fig. 1 Commonly-used design programs in domestics

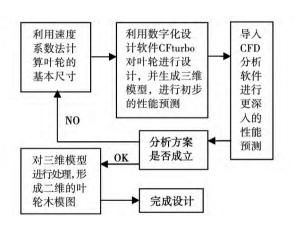


图 2 运用数字化软件系统的设计程序

Fig. 2 Design program using digitized software systems

运用数字化设计软对叶轮进行水力设计的内容有:(1)运用 CFturbo 软件对离心泵叶轮的轴面投影进行确定;(2)在 CFturbo 软件中调整并控制离心泵叶轮叶片流道的面积变化 保证面积变化光顺;(3)在 CFturbo 软件中查询叶轮的性能曲线,评估叶轮是否符合要求;(4)运用 ANSYS – CFX 对叶轮的性能进行精确评估;(5)运用 UG 对三维模型进行处理 抽取出二维工程图纸。在 CFturbo 软件中确定轴面投影时外形可以有贝塞尔曲线(bezier curve)、圆弧与直线结构(circular arc + straight line)供设计者选择。在调整轴面投影形状时可以通过查询窗口查看流道的光滑性,为轴面投影的调整提供依据。在后续的参数设置完成后就可即时生成三维

模型,可以对空间流道的面积变化规律进行查询并评估是否符合要求。

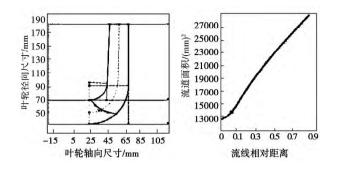


图 3 轴面投影的调整与流道光滑性检查

Fig. 3 Adjustment to the shaft-surface projection and check of the smoothness of the flow passage

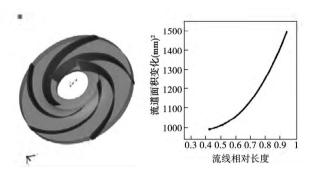


图 4 CFturbo 中生成的计算域三维模型与 流道面积变化曲线

Fig. 4 Three – dimensional models and variation curves of the area of the flow passage generated in CFturbo

对于设计出的叶轮可以在 CFturbo 软件中进行 初步的性能预测 ,如图 5 所示 ,同时可利用 CFturbo 软件与 CFD 软件的接口接入 CFD 分析软件对叶轮的性能进行更精确的外特性分析。

在对叶轮进行性能预测后,并确定叶轮的水力性能符合要求,再运用三维建模软件 UG 对在 CF-turbo 软件中生成的模型进行处理,形成二维水力图。将三维模型导入 UG 中后,运用不同角度的面截叶片^[12],产生不同角度上的断面线,如图 6 所示。再将这些不同角度上的截线旋转到轴面截线上,就形成了轴面截线图。将 UG 中的轴面截线图导成二维 dwg/dwf 格式,再利用电子图版对二维轴面截线图进行处理,绘制等高线,完成截线坐标表以及叶片的木模图,如图 7 所示。

基于数字化软件对离心泵叶轮进行水力设计是

在给定设计参数的条件下完成设计 在没有二维图的条件下生成三维模型。后续的工作就是要将三维模型进行处理 将二维工程图抽取出来 完成离心泵的水力设计。

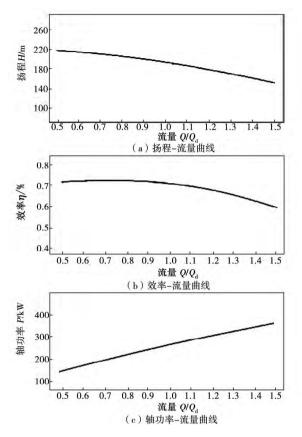


图 5 在 CFturbo 软件中叶轮性能预测曲线 Fig. 5 Curves for predicting the performance of impellers in the software CFturbo

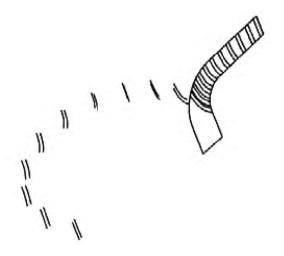


图 6 UG 中各断面截线与轴面截线图 Fig. 6 Chart showing the cutting lines in various cross sections and on the shaft surface in UG

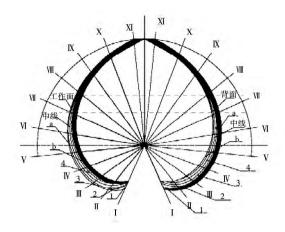


图 7 抽取出的木模图
Fig. 7 Chart showing the wooden model
taken out or drawn

2 性能对比分析

运用数字化软件系统设计出的叶轮的性能优劣需要和传统方法设计出的叶轮相比较才能确定。因此,本研究中将相同参数的离心叶轮,运用两种不同的方法进行设计,并进行性能对比。分析两种方法的各自的特点。

设计对象参数为: $Q = 300 \text{ m}^3/\text{s}$ H = 174.2 m n = 2 985 r/min 的离心叶轮的水力模型进行设计 ,叶轮的主要参数如表 1 所示。在运用两种设计方法设计完成后 ,然后运用 ANSYS – CFX 软件对设计出的水力模型进行性能预测 ,将两种设计方法设计出的离心叶轮的性能进行对比分析。采用本研究中提出的方法设计出的叶轮为 1 号叶轮 ,采用传统方法设计出的叶轮为 2 号叶轮。

表 1 离心叶轮的主要几何参数

Tab. 1 Main geometrical parameters of the centrifugal impller

叶轮的外	叶片的出口	叶轮的进口	叶片出口	叶片	叶片包角
径 D ₂ /mm	安放角 β ₂ /(°)	直径 D_1/mm	宽度 b_2/mm	数 <i>Z</i>	φ/(°)
372	23	176	24	5	150

2.1 运用 CFD 软件对两组叶轮进行性能预测

在完成两种方法的设计后,使用 ANSYS – ICEM 的接口将生成的三维模型导入 ICEM 中绘制 网格,再将网格导入 ANSYS – CFX 中进行流场解析,对两种方法设计出的叶轮进行进一步的性能预测。数值模拟采用 ANSYS – CFX14.0 求解雷诺时均方程,采用 RNG $k-\varepsilon$ 双方程模型封闭方程组。

并且采用无滑移壁面,叶轮与蜗壳利用"冻结转子"法进行耦合。流动区域离散使用非结构网格,1号叶轮的网格数量为 1190114 ,2 号叶轮的网格数为 1036542 蜗壳的网格数量为 761512 ,保证网格的质量在 0.3 以上,计算工况范围为(0.6-1.4) $Q_{\rm d}$ ($Q_{\rm d}$ 为设计工况下流量)。同时为保证叶轮进出口流动稳定性 将在进、出口处延伸 3 倍、5 倍外径的长度。



图 8 计算域网格

Fig. 8 Mesh in the computation domain

2.2 结果分析

在运用 ANSYS – CFX 流体动力分析软件对离心泵叶轮进行流畅解析完成后 ,完成离心泵的内外特性分析 将两种不同设计路径设计出的叶轮的性能的各自特点进行充分的认识。

对流场的解析结果分析可得到离心叶轮的性能 曲线 ,如图 9 所示。由性能曲线可以清楚地看出通过数字化软件系统构建的设计方法设计出的离心泵 泵在功能性指标上和传统方法设计出的叶轮没有太大的差别。从整体性能上分析 ,新方法设计出的叶轮在效率上要高于传统方法设计出的叶轮 .轴功率

要低于传统方法设计出的叶轮。

高效区域都比较宽,最高效率点在设计工况点附近。从性能特性曲线上分析,两种设计方法设计出的叶轮都是成功的。由经济指标对比来看,通过新方法设计出的叶轮的性能要优于传统方法设计出的叶轮。

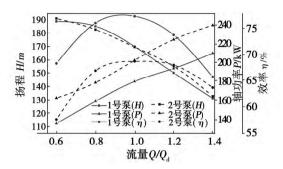


图 9 模型泵的性能曲线对比 Fig. 9 Comparison of the performance

curves of the model pumps

通过内部流场的观察可以清楚地了解流动不稳定、不合理的部位,对模型的优化和对比有着重要的指导意义。由于数值计算时采用的是稳态流场解析,是对叶轮在某一固定位置时的流场的解析。由于存在隔舌的干涉因素存在,以及稳态独有的特性,因此在图中表现出的流场是不呈现出周期对称的。由于叶轮是周期性旋转工作的,因此稳态的结也可

反映出整个流场中的基本特性。

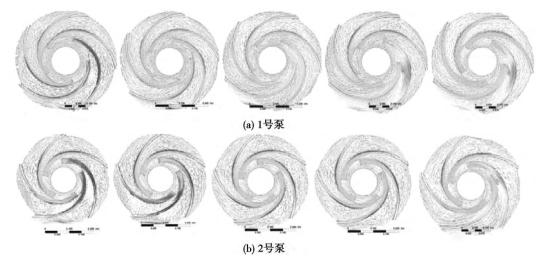


图 10 叶轮内部速度矢量图

Fig. 10 Chart showing the velocity vectors inside the impeller

图 10 中为 1 号泵和 2 号泵由左到右分别为流 量系数从 0.6 - 1.4 的 5 个工况点的叶轮内部的流

动情况。

从图中可以看出,对应工况下1号泵中流体的流态要比2号泵中流体的流态要好的多。2号泵甚至在大流量工况下流道内还有脱流的现象发生。在小流量工况下,2号泵叶轮流道中出现涡流的情况要比1号泵严重的多。造成这种现象的原因有以下两个方面:(1)传统方法设计叶轮时只考虑简化后的几何流道的光滑性,新的设计方法不仅考虑到轴面投影的面积变化的光滑性,还兼顾到叶轮流道过流断面空间几何面积均匀变化。(2)由图10可看出2号泵的叶轮单个流道的扩散要比1号泵的扩散严重。作者分析以上两个方面是造成1号泵优于2号泵的原因。

3 结 论

运用所提出的基于数字化软件系统的离心泵叶轮设计新方法可以很好的控制设计出的离心泵叶轮的空间几何特性,进而可以保证水力部件的水力性能。同时,可以大大地缩短离心泵叶轮的设计开发周期,可以在无二维图纸的情况下快速生成三维模型,节省了水力设计中绘制二维图纸所耗费的时间,在设计方案满足要求后再抽取出二维图纸。

采用新方法设计出的离心叶轮与传统方法设计 出的叶轮的性能对比分析后,可以清楚地看到新方 法设计出的叶轮在外特性和内特性上都要优于传统 方法设计出的叶轮。

参考文献:

- [1] 关醒凡. 现代泵理论与设计 [M]. 北京: 中国宇航出版社 2011.
 - GUAN Xin-fan. Modern pump theory and design [M]. Beijing: China Astronautics Publishing House 2011.
- [2] 严 敬 曹树森 "严 利 等. 扭曲叶片绘形新方法 [J]. 农业机械学报 2006 37(2):48-50.
 - YAN Jing ¿CAO Shu-sen 'YAN Li et al. A new method for plotting the shape of twisted blades [J]. Transactions of Agricultural Machinery 2006 37(2):48 50.
- [3] 严 敬 ,周平月 ,王中洲. 离心泵可控包角扭曲叶片绘形新方法[J]. 排灌机械 2006 36(3): 39-41.

- YAN Jing ZHOU Ping-yue "WANG Zhong-zhou et al. A new method for plotting the shape of twisted blades with controllable covering angles in centrifugal pumps [J]. Drainage and Irrigation Machinery 2006 36(3):39 ~ 41.
- [4] 赖喜德. 叶片式流体机械的数字化设计与制造 [M]. 成都: 四 川大学出版社 2007.
 - LAI Xi-de. Digitized design and manufacturing of blade type fluid machinery [M]. Chengdu: Sichuan University Press 2007.
- [5] 阎楚良 杨方飞 涨书明. 数字化设计技术及其在农业机械设计中的应用[J]. 农业机械学报 2004 35(6):211-214.
 YAN Chu-liang ,YANG Fang-fei ZHANG Shu-ming. Digitized design technology and its applications in agricultural machinery design[J]. Transactions of Agricultural Machinery 2004 35(6):211~214.
- [6] 潘紫微. 数字化设计与制造的进程与发展[J]. 安徽工业大学学报 2003 20(4):333-339.
 - PAN Zi-wei. Progress and development of digitized design and manufacturing [J]. Journal of Anhui University of Technology, 2003 20(4):333-339.
- [7] 阎楚良 杨方飞. 农业机械产品数字化设计技术及展望[J]. 中国工程科学 2006 8(9):13-18.

 AN Chu-liang ,YANG Fang-fei. Agricultural mechanical product digitized design technology and prospects [J]. China Engineering Science 2006 8(9):13-18.
- [8] 刘厚林 .商明华. 双流道泵[M]. 镇江: 江苏大学出版社 2012. LIU Hou-lin ,SHANG Ming-hua. Dual-flow-channel pumps [M]. Zhenjiang: Jiangsu University Press 2012.
- [9] 邓建刚,辛大兰,肖云峰. 离心风机数字化设计与实验研究 [J]. 风机技术 2013(4):40-43. DENG Jian-gang, XIN Da-lan, XIAO Yun-feng. Digitized design and experimental study of centrifugal fans [J]. Fan Technology, 2013(4):40~43.
- [10] Lobanoff. Centrifugal pumps design & application [M]. Houson: Gulf Publication 1994.
- [11] Johann Friedrich Gülich. Centrifugal Pumps [M]. Berlin: Springer-Verlag Berlin Heidelberg 2008.
- [12] 吴玉林 刘 娟 陈铁军 ,等. 叶片泵设计与实例 [M]. 北京: 机械工业出版社 2011.
 - WU Yu-lin ,LIU Juan ,CHEN Tie-jun ,et al. Blade pump design and examples [M]. China Machine Press 2011.

(丛 敏 编辑)

tion dispatch

基于数字化软件系统的离心泵叶轮水力设计及性能对比分析 = Hydraulic Design of the Impeller of a Centrifugal Pump Based on a Digitalization Software System and Performance Contrast and Analysis [刊 ,汉] JIN Yong-xin SONG Wen-wu ,XU Yao-gang (College of Energy Source and Power Engineering ,West China University Chengdu ,China ,Post Code: 610039) //Journal of Engineering for Thermal Energy & Power. - 2015 ,30(2) . -272 -276

To design and develop best quality centrifugal impellers proposed was a digitalization system established by using the digitalization software CFturbo Ansys-CFX and UG to conduct a hydraulic design and development of impellers for centrifugal pumps thus forming a new method for designing and developing impellers for centrifugal pumps. To verify the performance of the centrifugal impellers thus designed the authors conducted a contrast and analysis of the impellers designed by using the new method with that of impellers designed by using the traditional method and fully understood the characteristics of the impellers designed by using both methods further judging the feasibility of the new method. **Key Words**: digitalized design hydraulic design centrifugal impeller performance contrast and analysis

微量溶解氧传感器结构的研究 = Study of the Structure of a Trace Dissolved Oxygen Sensor [刊 汉]YANG Wei-guo (Military Representative Office of the Naval Forces of Chinese PLA Resident in Shanghai Region Responsible for Naval Vessel Design and Research , Shanghai , China , Post Code: 200011) // Journal of Engineering for Thermal Energy & Power. - 2015 , 30(2). - 277 - 281

Molecule-state oxygen in air becomes dissolved oxygen when it is dissolved in water and constitutes one of indexes for monitoring water quality representing an important index indicating the self-purification ability of a body of water. The authors mainly described the fabrication process of a dual-electrode dissolved oxygen sensor. The development of a dual-electrode dissolved oxygen sensor mainly includes the study of the structure and performance of working electrodes auxiliary electrodes and oxygen penetration membrane. It has been found during the tests that the surface area of the electrode under investigation purity and surface area of the auxiliary electrode may influence the performance of the sensor being tested and the thickness of the oxygen penetration membrane may affect the reaction speed on the electrodes. From this one can arrive at a conclusion that the diameter of the working electrode should