文章编号:1005-0523(2020)03-0127-08

盾构刀盘数字化集成设计研究

田怀文,梁 铃,布申申

(西南交通大学机械工程学院,四川 成都 610031)

摘要:传统方式对复杂的盾构刀盘参数化模型进行结构分析与优化时,需要大量的手动干预,整个分析过程冗繁且效率低下。 针对这一缺陷,提出刀盘结构参数化设计和自动分析与优化的方法。基于参数化盾构刀盘建模系统,通过建立简化规则和评判 标准,自动实现盾构刀盘参数化模型简化;应用二次开发原理与数据库技术,开发 SolidWorks 与 ANSYS 之间的通用化信息接 口,实现参数化设计和有限元分析一体化的功能。算例运行表明:通过输入关键参数,所开发的试验系统不仅可完成整个盾构 刀盘的结构设计,而且还能实现其模型的结构分析与结构优化,极大地减少了产品设计和优化的工作量,缩短了其研发周期。 关键词:盾构刀盘;参数化设计;结构分析;结构优化

中图分类号:U455 文献标志码:A DOI:10.16749/j.cnki.jecjtu.2020.03.016

盾构机¹¹作为一种先进的隧道施工专用设备,具有掘进速度快、效率高、安全性好,以及不易受外部条件 影响等特点,在铁路、地铁、高速路等工程中应用广泛。盾构刀盘¹²是盾构机的关键部件,直接影响隧道施工 的效率和盾构机的使用寿命¹³。刀盘产品不仅结构复杂,且不同的施工环境需设计不同的刀盘结构,并不断 进行结构调整和优化迭代,以适应具体工况对应的地质条件。

结合现代设计理论和方法,国内外学者从不同角度针对盾构刀盘的设计展开了相应研究,Rostami J等^[4] 对盾构刀盘结构设计和性能评估进行了计算机模拟,提出了硬岩环境盾构机刀盘设计的优化方法;Xia Y M 等^[5]将模糊数学与有限元分析相结合,采用响应面法、多目标遗传算法,研究了刀盘结构参数与应力、应变的 变化规律。Hu G等^[6]结合 Pro/E 的参数化建模和 ANSYS 的有限元分析,搭建了面板式盾构刀盘参数化建模 与力学性能优化的系统。关天民等^[7]对多种盾构刀盘进行了对比和优化,重新修正了对应工况的盾构刀盘结 构布局。黄建丹等^[8]建立了漂石地层中盾构刀盘掘进速度模型,可为盾构刀盘掘进参数的预测、优化和控制 提供参考。陈馈等^[9]搭建了典型盾构机刀盘有限元建模及分析系统,实现了盾构刀盘的自动化建模,可计算 出刀盘掘进过程中的力学性能。

以上研究对于提升盾构刀盘的设计水平具有重要的促进作用,但同时也存在可以改进之处。第一,在刀 盘设计过程中,不同阶段虽有相应数字化设计工具的支撑,但各个部分信息相对独立,数据共享程度低,人 工干预繁多,致研发周期漫长,不能很好满足工程应用需求;第二,刀盘的优化均是对刀盘结构和刀盘布局 方面做出的改进,并未体现自动简化模型、节约设计成本的思想。

为此,本文提出了一种刀盘结构自动建模、分析、优化一体化系统,开发了 SolidWorks 与 ANSYS 之间的 通用化信息接口,实现参数化^[10]设计和有限元分析一体化的功能,建立了简化规则和评判标准,可自动实现 盾构刀盘有限元分析及刀盘模型的简化,有效地提高盾构刀盘结构分析与优化的效率,降低设计成本,缩短 产品的研发周期。

收稿日期:2019-07-08

作者简介:田怀文(1965—),男,教授,博士,研究方向为产品数字化设计和智能装备技术。

1 系统框架

1.1 系统框架基础

盾构机刀盘参数化自动分析系统的架构如图 1 所示,采用 SolidWorks2014, ANSYS12.0 及 MySQL5.6 为 开发平台, Visual Studio2013 为开发工具,具体实施技术如下:

1)采用 MySQL 建立零部件的标准件库,并 导入零部件各特征的参数;

采用面向对象的程序语言 C#¹¹¹在 Visual
Studio 中对 SolidWorks 和 ANSYS 进行二次开发,实现零件的选取和参数的修改等功能;

3) 采用面向对象的语言 C# 对 SolidWorks 中 API 函数的特定对象、属性、方法进行调用,完 成三维模型的自动简化^[12-13]及评价;

4)运用 APDL¹⁴语言编写命令流文件,再通 Fig.1
过 C#语言编程驱动命令流的后台运行,完成模
型的自动分析与优化,实现盾构刀盘建模和分析一体化的功能。

参数化盾构刀盘分析系统 Visual Studio2013 ↓ ↓ ↓ ↓ ↓ MYSQL 数据库 ANSYS12.0 ↓ Solid Works2014 ↓ ↓ ↓ ↓ ↓ ↓



1.2 系统功能

系统在 Visual Studio 2013 环境下开发,以盾构工程参数、刀盘选型及配置为盾构刀盘结构的初步设计 依据,采用 C# 编程语言,将盾构刀盘参数化建模、结构分析、优化设计三者有效整合。系统的功能结构如图 2 所示,其主要功能如下:① 参数化有限元分析模型的自动构建;② 有限元模型边界条件的自动施加与求 解;③ 模型的结构优化。



Fig.2 Function modules of parametric shield cutter head analysis system

2 参数化有限元分析模型的自动构建

盾构机工作环境复杂,盾构刀盘结构的形式多种多样。通过梳理盾构刀盘的设计流程,分别建立盾构刀 盘专家经验库和设计知识库,在三维设计平台及数据库系统支撑下,设计开发盾构刀盘参数化设计系统。盾 构刀盘参数化设计系统由以下几个功能模块组成:① 盾构刀盘工程参数输入模块;② 刀盘结构及开口形式 选择模块;③ 刀盘开口率校核模块;④ 刀具安装布置模块;⑤ 刀盘支撑结构及辅助构件设计模块;⑥ 刀盘 设计工程图模块。

采用 C# 编程语言在 Visual Studio 中编写相关算法实现系统功能,在程序中输入地层、结构、材料等相关参数后2020自动计算出盾构闪盘的详细结构及相关尺寸 House. All rights reserved. http://www.cnki.net

本文选择砂卵石地层盾构刀盘为例进行研究说明,其在实际工程中广泛使用,开挖直径为 6 280 mm。通过 Visual Studio 结合 MySQL 数据 库对 SolidWorks 进行二次开发,系统对刀盘结构 及刀具进行选型配置后,在 SolidWorks 中生成适 用于砂卵石地层的盾构刀盘参数化模型如图 3 所示,刀盘结构尺寸和刀具数量会随主参数的调 整而更新,本文的研究正是基于该参数化模型, 实现刀盘的自动化设计及模型优化。

2.1 模型简化

盾构刀盘结构复杂,直接将其几何模型导入 有限元分析软件中,可能会出现计算量过于庞 大、加载处理速度缓慢、结构不稳定、网格划分困 难等硬件资源难以支撑的问题。



图 3 6 280 mm 辐条式盾构刀盘 Fig.3 Spoke shield cutter disc of 6 280 mm

为提高有限元分析模型的稳定性以及产品的研发效率,需对盾构刀盘的参数化模型进行简化处理,且 满足以下两个原则^[15]:

1) 模型尽可能的反映盾构刀盘结构主要力学特征;

2) 简化几何模型,使数值分析模型采用的单元形状简单且数量尽可能减少。

根据简化原则,筛选出检测刀具、耐磨条、耐磨网、管路、搅拌棒等对分析结果影响不大的构件并删除; 同时,筛选出如孔、倒角等对分析结果影响不大的特征并抑制。

盾构刀盘的切刀、先行刀为其主要切削刀具,简化后的刀具,主切削面应与实际切刀切削土壤时的切削 面,保持相同的力学特性。

2.2 模型评价

模型评价主要包括干涉检查和力学评价^[16]:干涉检查用于检测装配体中自动简化后的零件,是否发生 了运动或交集,避免简化后的模型导入有限元分析软件后,出现未知错误或模型不稳定等问题;力学评价用 于判断简化后的模型能否真实反映刀盘结构的力学特征,若因删除个别零件后存在力的丢失现象,则分析 时在其装配面施加相应边界条件,以满足真实受 力情况。

简化后的盾构刀盘模型中,不影响模型力学性能的零件及细小特征已被抑制。干涉检查发现 简化后的箱体与外圆环接触部位发生少量的重 合,但盾构刀盘以整体结构形式导入 ANSYS 后, 重合或接触部位自动被默认为一个零件,所以此 处干涉部位可忽略。

模型经简化后删除了盾构刀盘最外环的耐磨条、耐磨网以及保径刀,因此进行受力分析时, 被删除部件与刀座装配面需施加预压力,以模拟 真实工况的受力条件,如图4所示为刀具等效受 力示意图,其中原点代表切刀位置,箭头符号代 表耐磨条、耐磨网与保径刀等效力的方向。



Fig.4 Schematic diagram of tool force position

2.3 参数化分析模型的生成

(C)1专对盾构卫盘参数化设计,本文提出了一种自动生成有限元分析模型的方法,其可与盾构刀盘参数化

设计系统进行无缝连接,实现盾构刀盘建模分析一体化的系统设计,如图 5 所示为构建盾构刀盘参数化有限元分析模型的流程,通过 SolidWorks 软件生成盾构刀盘参数化模型,对其进行模型简化与模型评价,最后通过 ANSYS 软件完成有限元分析模型的构建。



Fig.5 Flow chart for automatic construction of FEA model

自动生成有限元分析模型的首要任务是建立 SolidWorks 与 ANSYS 之间的接口,简化后的模型自动完成 从 SolidWorks 导入 ANSYS 平台,然后进行网格划分进而生成单元和节点,并实现设计尺寸优化。具体方法如下:

1)将简化后的模型输出为 X_T 文件以便在 ANSYS 中打开。

2) 通过 C# 中的 startinfo.FileName 函数指定调用的进程名称,即 ANSYS12.0 软件,并通过 C# 中的 startinfo.Arguments 函数设定程序执行参数。参数命令为"-b -p ane3fl -j 工作文件名称 -i 输入文件 -o 输出文件",其中,-b 表示采用 ANSYS Batch 模式,-p 表示指定 license,ane3fl 表示采用的 license 为 ANSYS Multiphysics,-j 表示工作文件的名称(*.db 文件),-i 表示输入的文件(*.txt 命令流文件),-o 表示输出的文件(*.log 命令流文件)。

3) 定义需优化的模型尺寸初始值。通过 APDL 中的 VDELE¹¹⁷命令只删除需要优化尺寸 所在的实体(不删除其下面的图元),再以优化尺 寸作为实体拉伸的输入尺寸,并结合残留面沿其 法向偏移重新建立实体。需重新定义的模型参数 为环的宽度与盘体宽度。

4) 完成单元类型的选择,由于盾构刀盘的 结构相对复杂,因此选用带有中间节点的四面体 单元 SOLID187。完成材料属性的设置,本例中盾 构刀盘所使用的材料为 Q345B。对模型进行自由 网格划分(划分精度设定为 8),生成有限元分析



图6 有限元分析模型

模型如图名版 Thina Academic Journal Electronic Publishing Hous Fig. 61 Model for finite element analysis enki.net

网格模型单元总数为 223 049 个,节点总数为 450 076 个。网格划分后每个单元的质量检测结果如表 1 所示,其指标主要有长宽比(aspect ratio),单元的最大内角(maximum angle),雅各比(jacobian ratio)等,其中,长宽比是指单元最长边和最短边的比值,根据以上 3 个指标的数据可知,本系统自动划分出来的网格质量较高,可以满足准确分析的需求。

试验项目	试验数	螯告	错误	警告+错误
长宽比	223 049	11	0	0.00
最大内角	223 049	32	0	0.01
雅各比	223 049	9	0	0.00

表 1 网格单元质量检查结果 Tab.1 The results of quality inspection for elements

3 参数化盾构刀盘结构分析与优化

3.1 边界条件的施加

盾构机的驱动件^[18]通过盾构刀盘背面的法兰盘向其传递扭矩与推力,因此盾构刀盘模型的约束应添加 在法兰盘处,以限制其位移及转动自由度。约束具体施加在法兰盘与盾构机驱动件接触面的网格节点处,首 先选取需添加约束的接触面,然后选中依附于该面上的所有节点,最后通过 D 命令在这些节点上施加 DOF 约束。

工作中的盾构刀盘受到3种载荷:推力、扭矩、刀具切削力。推力的受力位置在刀盘前面板与切削土壤 接触面的网格节点处,推力方向垂直于面板且与盾构刀盘工进方向相反。扭矩可转化为一对等效力偶施加 在盾构刀盘外圆周面的网格节点处,其受力方向与刀盘自旋方向相反。主要的切削刀具有切刀、周边刮刀及 先行刀,切削力施加在刀刃与土壤接触面的网格节点处,受力方向与刀具的切削方向相反。

载荷施加的具体步骤为选中载荷受力面的节点并得到接触面的网格节点个数,采用 APDL 中的 F 命令 添加节点集中力或力矩,每个节点的力为总力的大小与节点总个数的比值,若施加的力沿盾构刀盘的切线 方向,则需旋转节点坐标系并激活圆柱坐标系,使节点与圆柱坐标系平行。其中,盾构机掘进时所需的总推力,盾构刀盘的总扭矩,切削力对刀盘所产生的扭矩。

3.2 分析模型的计算

通过对比分析三种不同载荷的添加情况,即不考虑刀具受力、考虑刀具未磨损时的受力、考虑刀具磨损时的受力,显然考虑刀具磨损时受力的情况更接近刀盘的实际工作受力情况,且分析结果中的最大变形量与最大应力都略大于其余两种情况。若此种载荷添加情况下,盾构刀盘的最大变形量与最大应力都满足设计准则,则该盾构刀盘的结构满足设计要求。因此,参数化盾构刀盘分析系统将采取刀具磨损时的受力情况进行结构分析。

图 7 所示为考虑刀具磨损受力时的刀盘变形云图,分析结果表明盾构刀盘的最大变形量为 7.95 mm,与 刀盘直径相比其最大变形量很小,约为直径的 1%o,因此根据刀盘的设计准则可判断出考虑刀具磨损时受 力的盾构刀盘具有足够的刚度。图 8 所示为考虑刀具磨损受力时的刀盘应力云图,图中最大应力值为 339 MPa,该值十分接近刀盘所使用材料 Q345B 的屈服强度 345 MPa,通过刀盘的设计准则可得盾构刀盘 设计时通常会保留安全系数,且发生最大应力的位置仅在各个部件连接处的小范围内,因此只要在这些位 置加以圆角过渡,即可减少应力集中,使应力降低至安全范围内。分析可知,最大应力点出现在牛腿与辐条 的车塔处2020 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net







图 8 刀具磨损受力时的刀盘应力云图 Fig.8 Stress cloud diagram of shield cutter head

3.3 结构优化

在进行盾构刀盘的结构设计时,在满足工况的使用需求时,需优化刀盘的相关设计尺寸使其相关属性 达到较小状态,如重量、应力等特性,进而减少设计成本。进行优化设计时,用户需指定设计变量、状态变量 和目标函数,其中,设计变量为自变量,是取得优化结果的关键;状态变量为因变量,是模型优化设计的约束 设计数值;目标函数是设计变量的函数,优化过程需尽量减小其值。本分析系统优化设计的具体步骤如下:

1)选取盾构刀盘盘体宽度与环的宽度作为设计变量,并对变量所在的实体重新建模生成参数化模型, 然后再求解。

2) 在通用后处理器中,对状态变量和目标函数进行提取。状态变量即为最大应力、最大位移,目标函数 即为刀盘质量。

3) 设定盾构刀盘的优化变量,本例中优化变量的值为环的宽度 100 mm,盘体宽度 480 mm,最大应力 339 MPa,最大位移 7.95 mm,刀盘质量 46 221.012 kg;指定优化变量所需的范围,本例中环的宽度范围为 0~480 mm,盘体宽度的范围为 330~600 mm,最大位移范围的上限为 30 mm,最大应力范围的上限 为 345 MPa。

4)由于一阶方法是将真实的有限元结果最小化,而不是对逼近数值进行操作,其分析结果更加精确,因此本系统选用一阶优化法求取模型的最优设计方案,并设置其最大迭代次数为30次。

5) 采用 APDL 中的 OPEXE 命令进行优化分析并列出优化后的参数数值,如表 2 所示为最优设计参数 (表中 SV 表示状态变量, DV 表示设计变量, OBJ 表示目标函数, DMAX 表示最大位移, SMAX 表示最大应 力, X1 表示盘体宽度, X2 表示环的宽度, M 表示刀盘质量, 优化前后差值中的"-"代表减少)。

140.2 Optimization design variables and results					
优化变量	变量属性	优化前数值	优化后数值	优化前后差值	
DMAX	SV	7.95 mm	7.87 mm	-0.08 mm	
SMA X	SV	339 MPa	315 MPa	-24 MPa	
XI	DV	100 mm	122.56 mm	22.56 mm	
X2	DV	480 mm	448.65 mm	-31.35 mm	
M	OBJ	46 221.012 kg	46 480 kg	259 kg	

表 2 优化设计变量及结果 Tab.2 Optimization design variables and results

4 结论

本研究设计了盾构刀盘参数化设计和自动分析与优化系统。以工作于砂卵石地层的盾构刀盘为例,当 用户输入盾构工程参数时,系统可自动生成盾构刀盘参数化模型,并自动对模型结构进行合理简化,然后通 过 C#语言实现了 SolidWorks 软件与 ANSYS 软件的无缝连接,基于 ANSYS 提供的 APDL 参数化设计语言, 进一步实现了盾构刀盘有限元分析模型的自动建立、模型结构的自动分析及自动优化功能。

系统分析计算结果与手动操作完成的分析结果基本一致。但系统摆脱了传统的结构分析与优化的困扰,自动实现盾构刀盘参数化设计模型简化,增添了 SolidWorks 与 ANSYS 之间通用化的信息接口,有效地提高了盾构刀盘结构分析与优化的效率,缩短了产品的研发周期。

参考文献:

- YANG X, GONG G F, YANG H Y, et al. A cutterhead energy saving technique for shield tunneling machines based on load characteristic prediction[J]. Journal of Zhejiang University-Science, 2015, 16(5):418-426.
- [2] CHEN M L, CHEN W D. Theoretical Research and Improvement of Cutter Head for Earth Pressure Balance Shield Pipe-Jacking Machine[J]. Applied Mechanics and Materials, 2015, 757:115-119.
- [3] SUN W, LING J, HUO J, et al. Study of TBM Cutterhead Fatigue Damage Mechanisms Based on A Segmented Comprehensive Failure Criterion[J]. Engineering Failure Analysis, 2015, 58:64–82.
- [4] ROSTAMI J, CHANG S H. A Closer Look at the Design of Cutterheads for Hard Rock Tunnel-Boring Machin-es[J]. Engineering, 2017, 3(6):892-904.
- [5] XIA Y M, TANG L, JI Z Y, et al. Optimal design of structural parameters for shield cutterhead based on fuzzy mathematics and multi-objective genetic algorithm[J]. Journal of Central South University, 2015, 22(3):937–945.
- [6] HU G, HE X. The parametric modeling and optimization for cutter head of shield tunneling machine[C]. Computing, Control and Industrial Engineering(CCIE), 2010 International Conference on. IEEE, 2010, 1;316–319.
- [7] 关天民,刘春花,武力,等. 砂卵石地层盾构刀盘有限元分析[J]. 大连交通大学学报,2015(1):43-46.
- [8] 黄建丹,宫全美,孟庆明,等. 漂石地层土压平衡盾构掘进速度模型研究[J]. 华东交通大学学报,2016,33(4):37-44.
- [9] 陈馈,苏翠侠,王燕群. 盾构刀盘的有限元参数化建模及其分析[M]. 北京:隧道建设,2011(1).
- [10] RAHIM A,ZABIDI H,TRISUGIWO M, et al. Parametric performance study of tunnel boring machine(TBM) in the titiwangsa main range granite malaysia[J]. Procedia Chemistry,2016(19):969–974.
- [11] 李淇阳,彭龑. 基于 C#. NET 的 ANSYS 二次开发优化设计技术及应用[J]. 石油化工设备,2013,42(1):85-89.
- [12] KWON S, MUN D, KIM B C, et al. Feature shape complexity: a new criterion for the simplification of feature-based 3D CAD models[J]. International Journal of Advanced Manufacturing Technology, 2017, 88(5-8):1-13.
- [13] 曹伟娟. 面向 CAE 分析的几何模型自动简化技术综述[J]. 计算机辅助设计与图形学学报,2017,29(3):406-418.
- [14] 潘伶伶, 焦永树, 王燕群. 基于 APDL 语言的 TBM 刀盘系统有限元参数化建模方法[J]. 机械设计, 2016, 33(3): 12-16.
- [15] 暨智勇. 一种盾构刀盘的有限元分析[J]. 机械设计与制造, 2012(3): 196-198.
- [16] 夏毅敏, 卞章括, 等. 复合式土压平衡盾构机刀盘性能综合评价方法[J]. 机械工程学报, 2014, 50(21): 1-9.
- [17] 高长银主编. ANSYS 参数化编程命令与实例详解[M]. 北京:机械工业出版社, 2015.
- [18] LIU H P. Study on TBM cutterhead working principle[J]. Applied Mechanics & Materials, 2012, 152–154.

(C)1994-2020 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net

Study on Digital Integrated Design of Shield Cutter Head

Tian Huaiwen, Liang Ling, Bu Shenshen

(School of Mechanical Engineering, Southwest Jiaotong University, Chengdu 610031, China)

Abstract: In the traditional way, the structural analysis and optimization of the complex shield cutter parameterization model requires a lot of manual intervention, and the whole analysis process is tedious and inefficient. Aiming at this defect, the parameterized design and automatic analysis and optimization method of the cutter head structure are proposed. Based on the parameterized shield cutter head modeling system, through the simplified rules and evaluation criteria, the parameterized model of the shield cutter head was automatically simplified. The secondary development principle and database technology were applied to develop the information data interface between SolidWorks and ANSYS. By use of this interface, the integration of parametric design and finite element analysis can be realized. The test example shows that the developed system can not only complete the structural design of the entire shield cutter head, but also realize the structural analysis and structural optimization of the model, greatly reducing the workload of product design and optimization, and shortening the development cycle of the product.

Key words: shield cutter head; parametric design; structural analysis; structure optimization

(上接第65页)

Organizational Structure Optimization Evaluation of Railway Freight Car Manufacturing Enterprises Based on Structural Entropy

Shi Yu

(CRRC Shangdong Co., Ltd., Jinan 250022, China)

Abstract:Flat organization structure is an important means to improve the management efficiency of railway freight car production enterprises. This paper uses the structure entropy model to analyze the order degree of the traditional organization and the flat organization structure, and calculates the time-efficient entropy sum of the two organizational structures. It is found that the flat entropy and quality entropy of the flat organizational structure are higher than those of the traditional organizational structure. The actual operation shows that the flat organizational structure can be restructured by rebuilding the salary distribution system, integrating relevant functions, improving the production rhythm, and reducing the production employment, which can solve the problem of imbalance in salary distribution among enterprises and some overlapping management functions among departments and workshops, thus reducing manufacturing costs.

Key words: flat; railway freight companies; structural entropy; orderliness

(C)1994-2020 China Academic Journal Electronic Publishing House. All rights reserved. http://www.cnki.net