



海上风机塔架和单桩一体化试验设计方法

周昳鸣, 闫姝, 姚中原

引用本文:

周昳鸣, 闫姝, 姚中原. 海上风机塔架和单桩一体化试验设计方法[J]. 南方能源建设, 2021, 8(4): 16–25.

ZHOU Yiming, YAN Shu, YAO Zhongyuan. Design of Experiment for Integrated Offshore Windturbine Tower and Monopile[J]. *Southern Energy Construction*, 2021, 8(4): 16–25.

相似文章推荐（请使用火狐或IE浏览器查看文章）

Similar articles recommended (Please use Firefox or IE to view the article)

[海上风机支撑结构整体优化设计](#)

Integrated Design Optimization of Offshore Support Structure

南方能源建设. 2019, 6(4): 86–92 <https://doi.org/10.16516/j.gedi.issn2095-8676.2019.04.014>

[破碎波作用下单桩式海上风机水动力学数值分析](#)

Numerical Analysis of Hydrodynamic Characteristics of Monopile-type OWT Under Breaking Wave

南方能源建设. 2020, 7(3): 70–80 <https://doi.org/10.16516/j.gedi.issn2095-8676.2020.03.009>

[海上风电导管架群桩施工技术的研究应用](#)

Research and Application of Jacket Multi-pile Structure Foundation Installation for Offshore Wind Power Engineering

南方能源建设. 2018, 5(2): 126–132 <https://doi.org/10.16516/j.gedi.issn2095-8676.2018.02.018>

[海上风机单桩基础选型设计方法](#)

Design Flow of Monopile Foundation for Offshore Wind Turbine

南方能源建设. 2017, 4(z1): 56–61,72 <https://doi.org/10.16516/j.gedi.issn2095-8676.2017.S1.011>

[海上风电场交直流一体化方案分析与设计](#)

The AC-DC Power Supply Integrated Design System of Offshore Wind Farm

南方能源建设. 2018, 5(z1): 52–57 <https://doi.org/10.16516/j.gedi.issn2095-8676.2018.S1.010>

海上风机塔架和单桩一体化试验设计方法

周昳鸣^{1,✉}, 闫姝¹, 姚中原²

(1. 中国华能集团清洁能源技术研究院有限公司, 北京 102209;
2. 华能国际电力股份有限公司江苏清洁能源分公司, 南京 210015)

摘要: [目的] 国内海上风电项目的业主在招主机标时, 对风机厂商提供的基础顶载荷和塔架质量提出要求, 在招设计标时很少对设计院提供的基础质量提出要求; 详细设计阶段时风机厂商和设计院分别对塔架和基础进行设计, 因此通常难以得到塔架和基础总质量最小的全局最优设计。[方法] 提出了海上风机塔架和单桩一体化试验设计方法, 通过对某海上风电项目进行试验设计得到多个不同塔架构型、塔底和单桩直径的设计方案, 并通过载荷计算、塔架和单桩设计迭代优化得到相应的基础顶载荷、塔架质量和单桩质量等结果。[结果] 研究表明: 基础顶载荷或塔架质量最小的方案不是塔架和单桩总质量最小的方案。通过试验设计方法可以给出单桩和塔架总质量最小的最优设计。[结论] 研究成果表明, 在设计中采用一体化试验设计方法寻找塔架和单桩总质量最小的全局最优设计是降低海上风电度电成本的有效方法。业主将制定塔架和基础总造价最小的招标规则, 要求采用一体化试验设计方案找到全局最优设计。

关键词: 一体化设计; 海上风电; 试验设计方法; 全局最优设计

中图分类号: TK89; TV314

文献标志码: A

文章编号: 2095-8676(2021)04-0016-10

开放科学(资源服务)二维码:



Design of Experiment for Integrated Offshore Windturbine Tower and Monopile

ZHOU Yiming^{1,✉}, YAN Shu¹, YAO Zhongyuan²

(1. China Huaneng Clean Energy Research Institute, Beijing 102209, China;

2. Jiangsu Clean Energy Branch of Huaneng International Power Co., Ltd., Nanjing 210015, China)

Abstract: [Introduction] When inviting bids for domestic offshore wind power projects, the owner often puts forward requirements for the foundation top load and tower mass provided by the windturbine manufacture, and rarely put forward requirements for the foundation mass provided by the design institute. During the detailed design stage, the windturbine manufacturer and the design institute optimize the tower and foundation respectively in turn, so it is usually difficult to get the global optimal design with the minimum total mass of the tower and foundation. [Method] An integrated test design method of offshore wind turbine tower and monopile was proposed. Through the test design of an offshore wind power project, several design schemes with different tower types, tower bottoms and monopile diameters were obtained, and the corresponding foundation top load, tower mass and monopile mass were obtained through load calculation and iterative optimization of tower and monopile design. [Result] The results show that the design with the smallest tower bottom load or tower mass is not the optimal one with the smallest mass of the whole support structure. The optimal support structure design with the lightest total mass of tower and monopile can be obtained by the experimental design method. [Conclusion] Based on the results of this paper, it is an effective method to reduce the cost of offshore wind power by adopting the integrated design of experiment of tower and monopile in finding the global optimum for the whole support structure. In the future offshore wind power bidding stage, the owner will formulate the optimal rules for the whole cost of the tower and monopile, and require the use of integrated design of experiment.

收稿日期: 2020-12-29 修回日期: 2021-10-15

基金项目: 中国华能集团有限公司科技项目“多维多源环境下海上风电场群规划优化和机组整体结构设计关键技术”(HNKJ20-H053); 中国华能集团有限公司科技项目“海上风机、塔架和基础一体化设计技术(一)”(HNKJ20-H07); 中国华能集团有限公司科技项目“适应性定制化国产化自主可控机组设计制造及远海传输技术”(HNKJ20-H54)

Key words: integrated design; offshore windturbine; experimental design method; global optimization

2095-8676 © 2021 Energy China GEDI. Publishing services by Energy Observer Magazine Co., Ltd. on behalf of Energy China GEDI. This is an open access article under the CC BY-NC license (<https://creativecommons.org/licenses/by-nc/4.0/>).

2020年9月22日,中国国家主席习近平在第七十五届联合国大会一般性辩论上发表重要讲话强调,中国将提高国家自主贡献力度,采取更加有力的政策和措施,二氧化碳排放力争于2030年前达到峰值,努力争取2060年前实现碳中和。海上风电资源储量丰富,规模潜力大,电能品质较优,靠近负荷中心,近海水深5~25 m和25~50 m海域内100 m高度风能资源技术开发量分别为210 GW和190 GW^[1],可作为承载我国能源结构转型的重要战略支撑之一。然而,海上风电发展面临降本压力,距离平价有较大距离。从目前来看,地方财政补贴政策尚不明确,现有海上风电产品及技术实现平价难度大,新增招标增量有限,新增装机量下降。这要求整个行业打破技术壁垒,实现产业链协同,将实际项目的工程经验加快技术创新,最终达到实现海上风电平价上网的目的。

海上风电投资总成本中,风机支撑结构(包括塔架和基础)占22%左右^[2],降低海上风电支撑结构成本能够有效降低度电成本。当前国内海上风电项目中,业主在招主机标时会对风机厂商提供的基础顶载荷和塔架质量进行评分,在招设计标时很少对设计院提供的基础质量进行评分;标后详细设计阶段时风机厂商和设计院依次分别对塔架和基础进行优化设计。在此过程中,大部分风机厂商与设计院都没有采用一体化试验设计方法,因此在实际工程项目中出现了塔架很轻,基础却很重;整体支撑结构频率下限由非1P、3P频率决定的载荷适用频率范围控制;塔架分段都是锥段设计,导致设计院需要加粗单桩直径来补偿频率达到下限要求等现象。这都造成了业主需要付出更多不必要的成本。

国外对海上支撑结构一体化设计的研究开展较早。2012年,RAD H等人^[3]对西门子海上SWT3.6-107机型的塔架和单桩基础的壁厚同时进行优化,以整体支撑结构的质量最小为目标函数,以结构的局部和整体屈曲、频率和疲劳损伤为约束,最终达到了12.1%的减重成果。2017年,THEO G等人^[4]采用有限元方法对支撑结构进行分析,研究结果表明疲劳和频率是主要的控制约束,

通过遗传算法对支撑结构的几何参数进行优化可以达到减重19.8%的成果。

国内对海上风机支撑结构一体化设计也开展了大量的研究,由于国内单桩基础不设过渡段,因此从结构角度更利于进行优化设计。2014年,赵向前等人^[5]提出在机组与基础一体化设计中,从整体设计、优化控制策略、优化叶片和放宽频率约束开展工作,有望实现10%的成本降低。2016年,张博^[6]研究了海上风机一体化载荷仿真方法,对比了半一体化和一体化载荷仿真的差异,通过设计案例验证了一体化载荷仿真方法可以有效优化基础设计,降低风电场造价。2019年,田德等人^[7]考虑基础对极限设计载荷的影响,在考虑基础柔性条件下以最小化结构重量为目标对某5 MW近海单桩式风电机组支撑结构进行优化,总体重量降低了7.14%。2019年,周映鸣等人^[8]对比了整体优化设计方法与分步迭代设计方法的流程和优化列式,把设计域扩大到整体支撑结构寻找全局最优的设计。但是,以上研究工作没有针对国内海上风电行业的分工采用IEC规定的所有载荷工况进行计算,没有对载荷-控制-塔架-基础进行一体化计算并采用风电行业的设计规范来进行结构校核和优化,未对结构构型变化对载荷、频率的影响进行研究。

本文以国内某海上风电项目为研究对象,根据IEC规范对海上风机全部工况进行载荷计算,以塔架和单桩为基础对象,通过采用不同的塔架直径、构型以及单桩直径等参数对整体支撑结构进行一体化试验设计。

文章的架构如下:第1节介绍了一体化载荷计算和塔架单桩校核方法,第2节以单桩基础为例提出海上风机塔架和基础一体化试验设计方法,第3节给出了工程算例的整体化设计结果,第4节是结论和展望。

1 一体化载荷计算及结构设计

海上支撑结构受到的载荷主要来自风、浪、流。在支撑结构迭代计算中,一体化建模及载荷计算、塔架和基础结构设计是主要内容。

1.1 一体化建模及载荷计算

国内厂家目前都采用 GH-Bladed 软件对风机载荷进行一体化建模和载荷计算。一体化建模包含环境条件输入和支持结构模型搭建两方面。其中，环境条件包括风资源参数、海洋水文参数、工程地质参数及其他特殊工况（海冰、地震、台风等）；支撑结构模型包括机头、塔架、基础（包括泥面以下部分）。依据机组运行状态，将不同环境参数，控制参数以及机组运行情况进行组合。可分为正常发电，发电+故障工况，启机工况，停机工况，紧急停机，空转，空转+故障，运维 8 个类别的工况组合（DLC，Design Load Case）。

极限载荷的后处理根据 IEC 61400-3 规范的要求，需要对极限工况进行分组统计：定常风工况和阵风工况，直接以单个工况参与最值统计；6 个种子的湍流风工况，以同风速下不同种子的 12 个工况为一组，选取其中最接近本组平均结果的工况为目标工况，再参与最值统计；12 个种子的湍流风工况，以同风速下不同种子的 12 个工况为一组，在每组中前 6 个工况中选取载荷选取其中最接近 6 个工况平均结果的工况为目标工况，再参与最值统计。受风浪异向的影响，海上塔架设计除受 ΔM_y 的影响外， ΔM_x 的影响也不能忽略，因此疲劳计算需要将这两个载荷同时考虑在内^[9]。表 1 中给出了极限载荷的安全系数。如图 1 所示，给出了海上风机载荷计算的塔架坐标系，其中：原点位于塔架轴与基础平面交叉点处；XF 为水平方向；ZF 为沿塔架轴方向垂直向上方向；YF 为水平指向侧方。

考虑风浪异向影响，对海上塔架焊和单桩缝疲

表 1 极限载荷的安全系数

Tab. 1 Safety factor of ULS

极限工况	安全系数	极限工况	安全系数
DLC1.3	1.35	DLC5.1	1.35
DLC1.4	1.35	DLC6.1	1.35
DLC1.5	1.35	DLC6.2	1.1
DLC1.6	1.35	DLC6.3	1.35
DLC2.1	1.35	DLC7.1	1.1
DLC2.2	1.1	DLC8.1	1.5
DLC2.3	1.1	DLC8.2	1.1
DLC3.2	1.35	Sea Ice	1.35
DLC3.3	1.35	Earthquake	1.0
DLC4.2	1.35	—	—

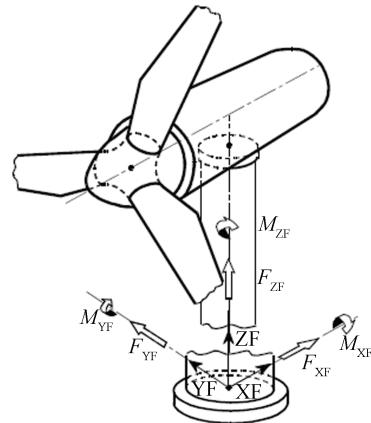


图 1 塔架坐标系

Fig. 1 Tower coordinate system

劳计算时应考虑 M_x 、 M_y 的影响。首先将 M_x 、 M_y 随时间变化的载荷时序在塔架圆周方向投影，投影角度为 $[0, 2\pi]$ ，按照上面所示方式得到不同坐标系下的载荷时间历程分量，然后再按照传统方法进行雨流计算得到每个方向上的 Markov 矩阵。

1.2 塔架主体结构设计

本文只对塔架和单桩的主体结构进行校核和优化设计。塔架结构主体校核主要包括：塔架筒壁静强度，塔架稳定性和塔架焊缝疲劳强度校核^[10]。

塔架筒壁静强度根据第四强度理论进行判定，筒壁静强度安全系数计算方法如公式（1）所示；对于质量等级为一级的全熔透对接满焊塔架焊缝，需要进行无损探伤。根据 DIN 18800-1，要求焊缝的连接部位的静强度由母材决定，无须对焊缝静强度进行计算。

$$SRF_1 = \frac{f_{y,k}}{\sigma_v \cdot \gamma_M} \geq 1 \quad (1)$$

式中：

γ_M ——材料安全系数（无量纲）；

$f_{y,k}$ ——材料的屈服强度（MPa）；

σ_v ——塔架各截面上的等效应力（MPa）。

塔架稳定性分析采用标准 DIN EN 1993-1-6。钢制塔架稳定性分析基于薄壳理论，针对轴向压 力、剪切应力、环向压力及上述三种应力共同作用下的稳定性进行了计算。轴压力作用下的、剪力作用下的、环向压力作用下的和这三种力综合作用下的圆柱壳稳定性安全系数及圆柱壳不发生轴向失稳的条件的计算方法如公式（2）~公式（5）所示：

$$SRF_2 = \frac{\sigma_{x,Rd}}{\sigma_{x,Ed}} \geq 1 \quad (2)$$

$$SRF_3 = \frac{\tau_{x\theta,Rd}}{\tau_{x\theta,Ed}} \geq 1 \quad (3)$$

$$SRF_4 = \frac{\sigma_{\theta,Rd}}{\sigma_{\theta,Ed}} \geq 1 \quad (4)$$

$SRF_5 =$

$$\frac{1}{\left(\frac{\sigma_{x,Ed}}{\sigma_{x,Rd}}\right)^{k_x} - k_i \cdot \left(\frac{\sigma_{x,Ed}}{\sigma_{x,Rd}}\right) \cdot \left(\frac{\sigma_{\theta,Ed}}{\sigma_{\theta,Rd}}\right)^{k_\theta} + \left(\frac{\sigma_{\theta,Ed}}{\sigma_{\theta,Rd}}\right)^{k_\tau}} \geq 1 \quad (5)$$

式中:

$\sigma_{x,Rd}$ ——圆柱壳轴向失稳临界应力值 (MPa);

$\sigma_{x,Ed}$ ——圆柱壳轴向失稳计算应力值 (MPa);

$\tau_{x\theta,Rd}$ ——圆柱壳实际剪切失稳临界应力值 (MPa);

$\tau_{x\theta,Ed}$ ——圆柱壳剪切失稳计算应力值 (MPa);

$\sigma_{\theta,Rd}$ ——圆柱壳环向失稳临界应力值 (MPa);

$\sigma_{\theta,Ed}$ ——圆柱壳环向失稳计算应力值 (MPa)。

塔架焊缝疲劳计算采用名义应力建。塔架焊缝有三类, 分别为纵向焊缝、横向焊缝和内附件焊缝, 计算时选取三者中最不利的疲劳设计等级。根据1.1节中得到的Markov矩阵和S-N曲线可以得到塔架焊缝疲劳累计损伤, 塔架焊缝的疲劳安全系数需满足式(6)条件:

$$SRF_6 \geq 1 \quad (6)$$

1.3 单桩主体结构设计

单桩基础结构主体校核主要包括: 轴向承载力, 极限工况节点UC值校核, 疲劳强度和泥面转角校核^[11-12]。

单桩基础竖向承载力校核公式为:

$$Q_E \leq Q_d \quad (7)$$

式中:

Q_d ——打入桩单桩轴向承载力设计值 (kN);

Q_E ——打入桩单桩轴向承载力计算值 (kN)。

承受压缩和弯曲联合作用、拉伸和弯曲联合作用、轴向拉伸和环向压缩同时发生的圆柱形构件, 在其全长的各点上均应满足下式(8):

$$UC \leq 1 \quad (8)$$

单桩基础结构的疲劳分析, 应符合国家现行标准《海上钢结构疲劳强度分析推荐作法》(SY/T 10049) 的有关规定。根据Markov矩阵和S-N曲线

可以得到焊缝疲劳累计损伤, 单桩焊缝的疲劳损伤值Damage应满足下列条件:

$$Damage \leq 1 \quad (9)$$

根据DNVGL-ST-0126规范, 单桩泥面处总转角不超过0.5°, 其中包括单桩桩体在泥面处的安装偏差角度, 以及永久累计转角变形。通常认为桩体沉桩完成后的垂直度控制在0.25°(即安装偏差角度为0.25°), 因此在计算时桩基的永久累计泥面转角允许值 Δ_θ 为0.25°, 即:

$$\Delta_\theta \leq 0.25^\circ \quad (10)$$

此外还需对单桩变形校核如下三个指标:

1) 泥面水平位移不超过 $L/500$ (L 为桩体入土深度)。

2) 桩端位移不超过允许值(通常取 $L/5000$ 和10 mm中的较小值作为允许值)。

3) 基础的最大沉降量不超过100 mm。

2 海上风机支撑结构一体化试验设计方法

试验设计方法是一种用于按照预定目标制订适当方案, 对试验结果进行有效的统计分析的实施方法^[13-15]。图2给出了海上风机-控制-塔架-单桩基础一体化试验设计流程, 主要包含以下6个步骤:

1) 设计开始。获取风参、水文、地勘等环境参数, 确定机型、轮毂中心高度、基础顶高程等设计基础。

2) 确定初始样本点。本文主要研究塔底直径、单桩直径和塔架构型对一体化设计的影响, 可采用全因子抽样方法在设计变量取值范围内选取样本点。需说明的是, 一般地, 风机厂商会规定几种常见规格的塔底直径, 如5.5 m, 6.0 m, 6.5 m等, 以便在详设阶段快速完成塔架内附件的施工图。本文也以0.5 m为间隔, 采用全因子设计方法在两种塔架构型下(三直一锥和一直三锥)对塔底和单桩直径进行抽样。

3) 计算样本点的响应值。计算样本点的支撑结构响应值需要通过迭代设计得到, 迭代流程如下:

a) 根据塔架构型、塔底和单桩直径预估载荷。

b) 给出塔架和基础的初始设计, 包含分段、直径、壁厚等信息。

c) 使用Bladed进行一体化建模并进行一体化

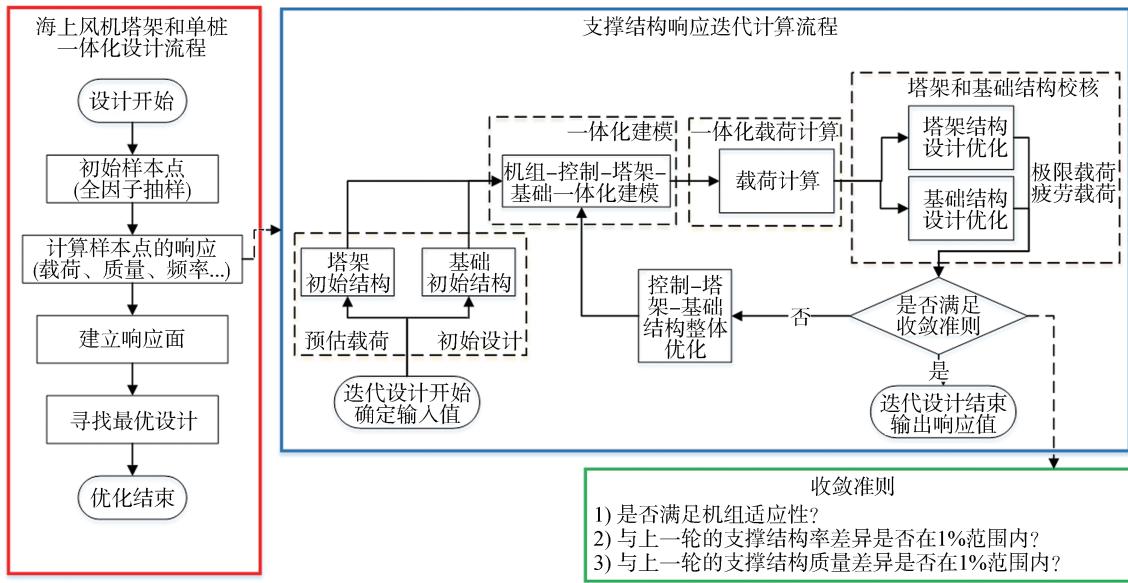


图2 海上风机塔架-单桩基础一体化设计流程

Fig. 2 Flow chart of integrated design approach of offshore tower and monopile

载荷计算（通常由风机厂商完成）。

d) 同步进行塔架结构设计优化（通常由风机厂商完成）和基础结构设计优化（通常由设计院完成）。

e) 检查是否满足收敛准则，收敛准则主要包括：机组适应性（包括叶片、主轴承、变桨轴承、偏航轴承、发电机、底座等部件的极限和疲劳强度）；与上一轮的支撑结构频率差异是否在1%以内；与上一轮的支撑结构质量差异是否在1%以内。

f) 如果满足收敛准则，则迭代设计结束；如果不满足，则对控制策略、塔架和基础结构进行整体优化设计，并把优化后的结果返回c)，优化列式如下：

$$\begin{aligned}
 & \text{find: } [x_1, x_2, x_3, \dots] \\
 & \text{min: } m_{\text{塔架+单桩}} \\
 & \text{subject to: } SRF_{1,2,3,4,5} \geq 1 \\
 & \quad \min(SRF_6(\theta)) \geq 1 \quad (11) \\
 & \quad Q_E \leq Q_d \\
 & \quad UC \leq 1 \\
 & \quad \text{Damage} \leq 1 \\
 & \quad \Delta_\theta \leq 0.25^\circ
 \end{aligned}$$

式中：

$[x_1, x_2, x_3, \dots]$ ——设计变量，包括塔架壁厚 (mm)、单桩壁厚 (mm)、偏航 [$(^\circ)/s$]、变桨 [$(^\circ)/s$] 及转矩 ($kN \cdot m$) 等控制策略参数；

$m_{\text{塔架+单桩}}$ 塔架和单桩的总质量 (kg)。

g) 迭代设计结束，输出响应值（包括塔架质量、单桩质量、频率、塔底极限疲劳载荷等）。

4) 建立响应面。考虑研究问题的非线性程度，本文中采用 Kriging 代理模型建立响应面。

5) 寻找最优设计。在大规模定制化开发项目中可采用优化算法寻找塔底直径和单桩直径为非 0.5 m 倍数的最优设计。在本文中仅对通过全因子设计给出的两种构型下不同塔底直径和单桩直径的 18 个设计进行比较研究。

6) 优化结束。

3 工程算例

3.1 项目概况

本文以某海上工程项目为研究对象，出于对项目信息保密，仅给出必要数据，但并不影响结论的适用范围。表2给出了主要环境参数，表3给出了机组信息。该项目塔架共分成4段，材料选用Q355钢板；单桩材料选用DH36钢板。

3.2 试验设计方案

本文采用全因子抽样方法，选取不同的塔底直径 (6.5 m, 7.0 m 和 7.5 m) 和不同的单桩直径 (7.5 m, 8.0 m 和 8.5 m)，并分别考虑了一直三锥和三直一锥两种塔架构型，共计 18 个设计方案进行

表2 项目主要环境参数

Tab. 2 Project environment parameters

参数	数值
年平均空气密度 ρ /(kg·m ⁻³)	1.218
含冲刷水深/m	23.00
轮毂中心高度 H /m	113.5
50年一遇极限风速 V_{50} (10 min 平均值)/(m·s ⁻¹)	41.85
50年一遇极限风速 V_{e50} (3 s 平均值)/(m·s ⁻¹)	46.2
年平均风速 V_{ave} /(m·s ⁻¹)	7.73
15 m/s 风速下湍流强度强度有效值 I_{eff}	0.143
50年一遇极端有义波高 H_{s50} /m	6.45
50年一遇极端谱峰周期 T_{p50} /s	10.18
50年一遇极端波高 H_{50} /m	12.32
50年一遇极端波周期 T_{50} /s	12.44
最高天文潮位 HAT/m	2.5
最低天文潮位 LAT/m	-2.06

表3 机组参数

Tab. 3 Wind turbine parameters

参数	数值
风轮直径/m	171.0
机头重心/t	456.0
额定功率/MW	6.2
切入转速/(rad·min ⁻¹)	7.0
额定转速/(rad·min ⁻¹)	10.0
风机设计寿命/年	25.0

比较。图3给出了一直三锥和三直一锥塔架构型示意图。

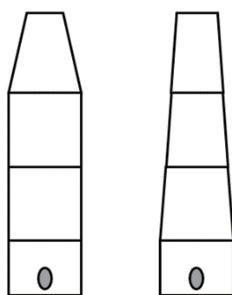


图3 塔架构型:三直一锥和一直三锥

Fig. 3 Tower configuration: 3-straight-1-conical and 1-straight-3-conical

3.3 结果研究

3.3.1 一直三锥塔架构型结果

表4给出了一直三锥塔架构型的9个方案的结果, 图4给出了9个设计的归一化结果分布。由表4

和图4可以看出, 9个方案的塔架质量变化趋势与单桩变化趋势不一致: 当单桩直径不变时, 塔底直径增大塔架质量也增大; 当塔底直径不变时, 单桩直径增大塔架质量减小且单桩质量增大; 由于单桩的质量远大于塔架质量, 因此塔架和单桩的总质量变化趋势与单桩质量变化趋势基本一致。基础顶载荷最小或塔架质量最小的设计不是塔架和单桩总质量最小的设计, 其中塔架质量最小的方案是7号方案, 塔架质量为367.2 t, 塔架和单桩总质量为1 523.5 t; 塔架和单桩总质量最小的方案是2号方案, 塔架质量为427.8 t, 塔架和单桩总质量为1 397.4 t。

表4 一直三锥塔架构型方案结果

Tab. 4 Results of 1-straight-3-conical tower configuration

单桩直径	设计结果参数	D塔	D塔	D塔
		6.5 m	7.0 m	7.5 m
D桩 7.5 m	设计编号	①	②	③
	塔架重量/t	412.6	427.8	438.6
	基础顶载荷/(kN·m)	175 356	195 521	194 326
	基础重量/t	1 068.5	969.6	999.5
D桩 8.0 m	频率/Hz	0.206	0.214	0.222
	设计编号	④	⑤	⑥
	塔架重量/t	375.3	386.6	387.5
	基础顶载荷/(kN·m)	170 452	171 218	178 121
D桩 8.5 m	基础重量/t	1 125.2	1 073.4	1 105.4
	频率/Hz	0.205	0.215	0.223
	设计编号	⑦	⑧	⑨
	塔架重量/t	367.2	376.5	385.2
D桩 9.0 m	基础顶载荷/(kN·m)	158 258	164 014	172 701
	基础重量/t	1 156.3	1 175.2	1201.3
	频率/Hz	0.207	0.220	0.229

3.3.2 三直一锥塔架构型结果

表5给出了三直一锥塔架构型的9个方案的结果, 图5给出了9个设计的归一化结果分布。由表5和图5可以看出, 塔架质量最小的方案是16号方案, 塔架质量为383.0 t, 塔架和单桩总质量为1 522.9 t; 塔架和单桩总质量最小的方案是11号方案, 塔架质量为430.5 t, 塔架和单桩总质量为1 382.8 t。

3.3.3 结果讨论

图6 (a) 给出了不同塔架构型设计的塔架质量, 图6 (b) 给出了塔架和单桩总质量, 图6 (c)

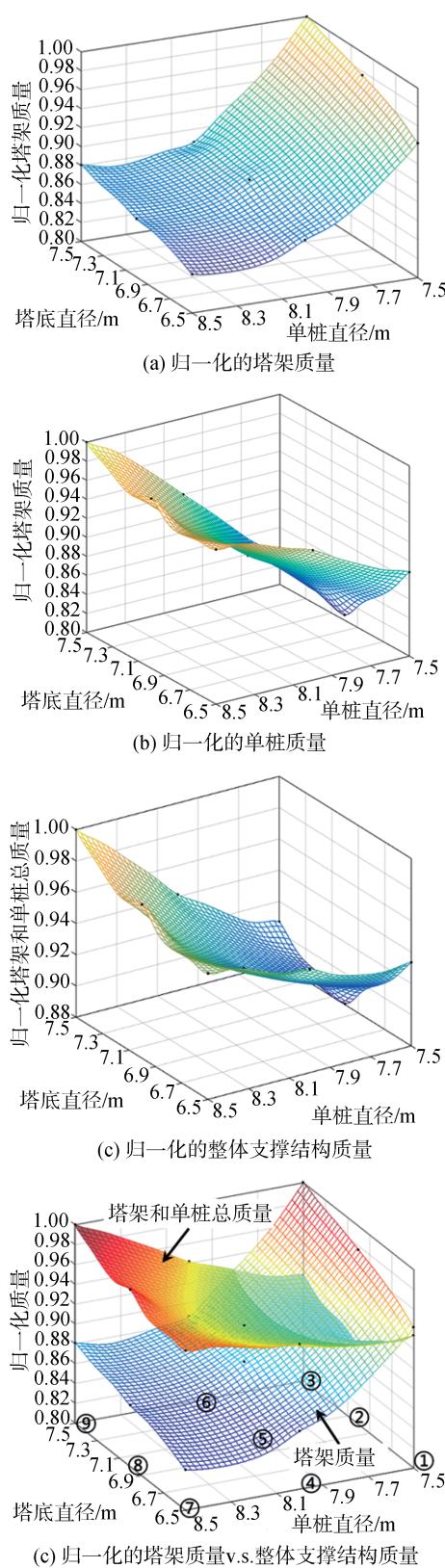


图4 一直三锥塔架构型结果

Fig. 4 Results of 1-straight-3-conical tower configuration

表5 三直一锥塔架构型方案结果

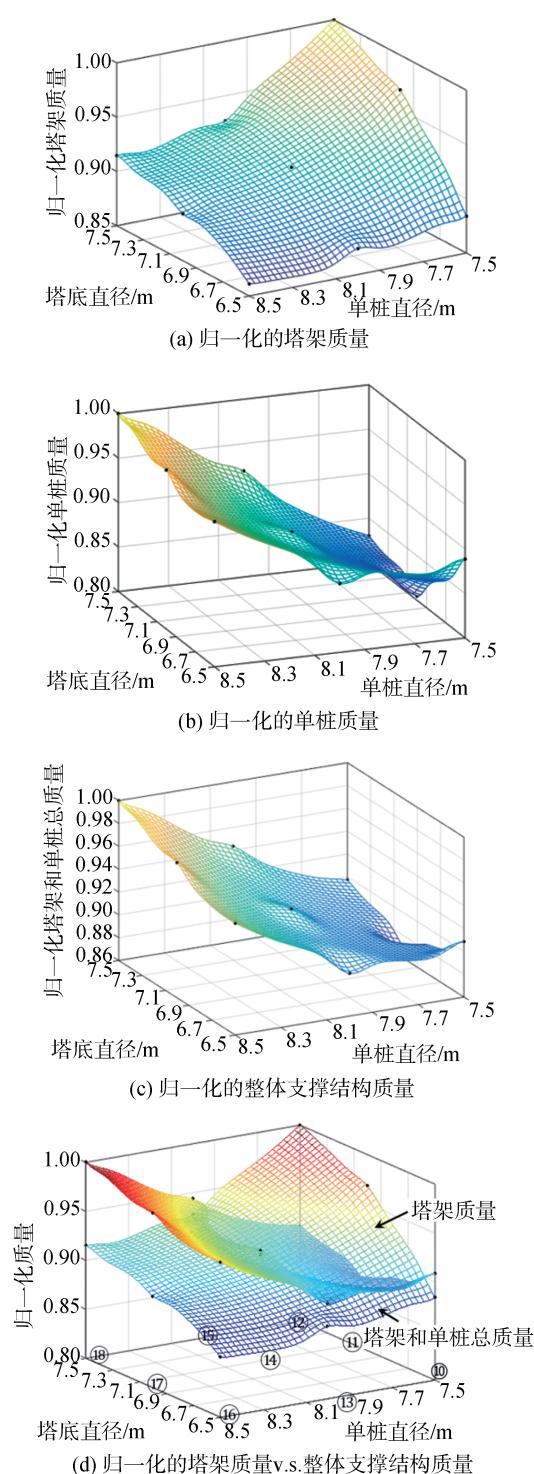
Tab. 5 Results of 3-straight-1-conical tower configuration

单桩直径	设计结果参数	D塔	D塔	D塔
		6.5 m	7.0 m	7.5 m
	设计编号	⑩	⑪	⑫
	塔架重量/t	393.2	430.5	444.8
D桩7.5 m	基础顶载荷/(MN·m)	180.087	193.347	210.561
	基础重量/t	1 051.5	952.3	982.1
	频率/Hz	0.207	0.216	0.228
	设计编号	⑬	⑭	⑮
	塔架重量/t	388.7	407.6	412.3
D桩8.0 m	基础顶载荷/(MN·m)	174.677	178.802	182.023
	基础重量/t	1 038.2	1 056.8	1 087.9
	频率/Hz	0.209	0.223	0.236
	设计编号	⑯	⑰	⑱
	塔架重量/t	383.0	397.3	406.8
D桩8.5 m	基础顶载荷/(MN·m)	171.098	174.501	182.631
	基础重量/t	1 139.9	1 158.2	1 183.3
	频率/Hz	0.215	0.230	0.244

给出了整体支撑结构频率的对比。从图中可以看到：在相同的塔底直径和单桩直径下，三直一锥构型的支撑结构频率均大于一直三锥构型；增加塔底直径比增加单桩直径能更快地提高整体支撑结构频率；塔架质量最小的方案是一直三锥构型的7号方案，塔架质量为367.2 t，塔架和单桩总质量为1 523.5 t；塔架和单桩总质量最小的方案是三直一锥的11号方案，塔架质量为441.4 t，塔架和单桩总质量为1 383.5 t。需要说明的是：本算例给出的18个设计的控制因素都是由泥面转角和疲劳强度控制的，非频率控制，设计结果合理。

图7 (a) 给出了不同塔架构型的设计的塔架和单桩总质量与频率的对比图，可以看到：对于不同构型塔架的设计方案，都存在一个频率的“界值”，当整体支撑结构频率小于这个界值时，塔架和单桩总质量随着频率的增大而减小；当大于这个界值时，塔架和单桩总质量随着频率的增大而增大。在本文的算例中，对于一直三锥塔架构型，这个界值为0.215 Hz，对于三直一锥塔架构型，这个界值为0.216 Hz。事实上，尤其在对大直径单桩基础（单桩直径大于6.0 m以上）的支撑结构的优化设计中，构造要求（如径厚比）成为结构设计的主导因素。

图7 (b) 给出了基础顶载荷与频率的对比图，图7

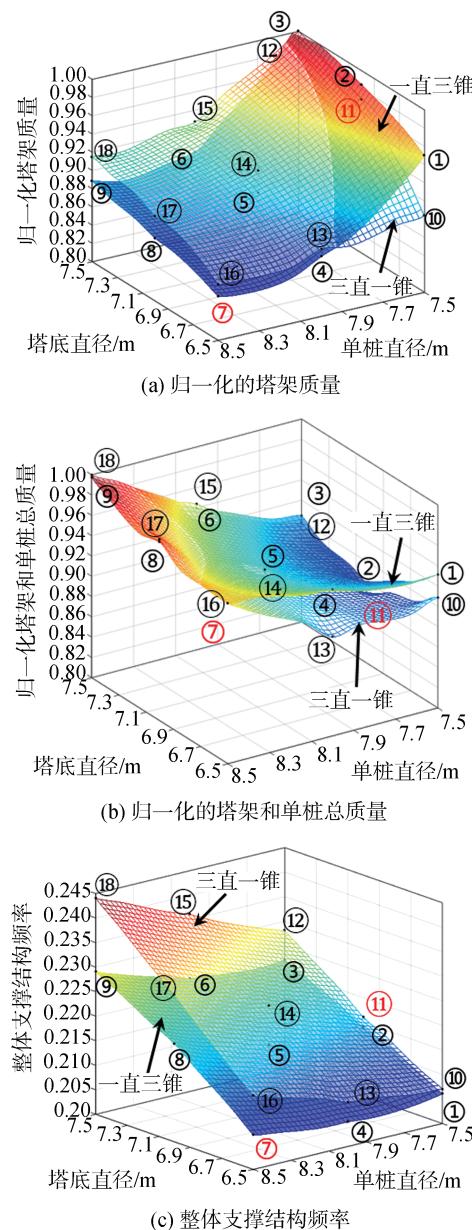


注: 图(d)中⑩-⑯表示设计编号。

图5 三直一锥塔架构型结果

Fig. 5 Results of 3-straight-1-conical tower configuration

(c) 给出了基础顶载荷与塔架和单桩总质量的对比图, 从图中可以看到基础顶载荷的大小与频率、塔架和单桩的总质量没有简单对应的关系。



注: 图(a)-(c)中①-⑯表示设计编号。

图6 不同塔架构型的设计对比
Fig. 6 Comparison of all designs with different tower configuration

在当前国内招标规则和迭代设计流程下会对风机厂商的基础顶载荷和塔架质量进行评分, 综合以上18个设计在投标中会给出7号方案。而通过塔架和单桩一体化试验设计方法可以得到塔架和单桩总质量最小的11号方案, 相比7号方案的载荷大了21%; 塔架重了74.2 t, 即20.2%; 单桩轻了194.2 t, 即18.5%; 塔架和单桩总质量轻了140.0 t, 即9.2%。若以整场50台风机为例, 以1.7万元/吨钢材

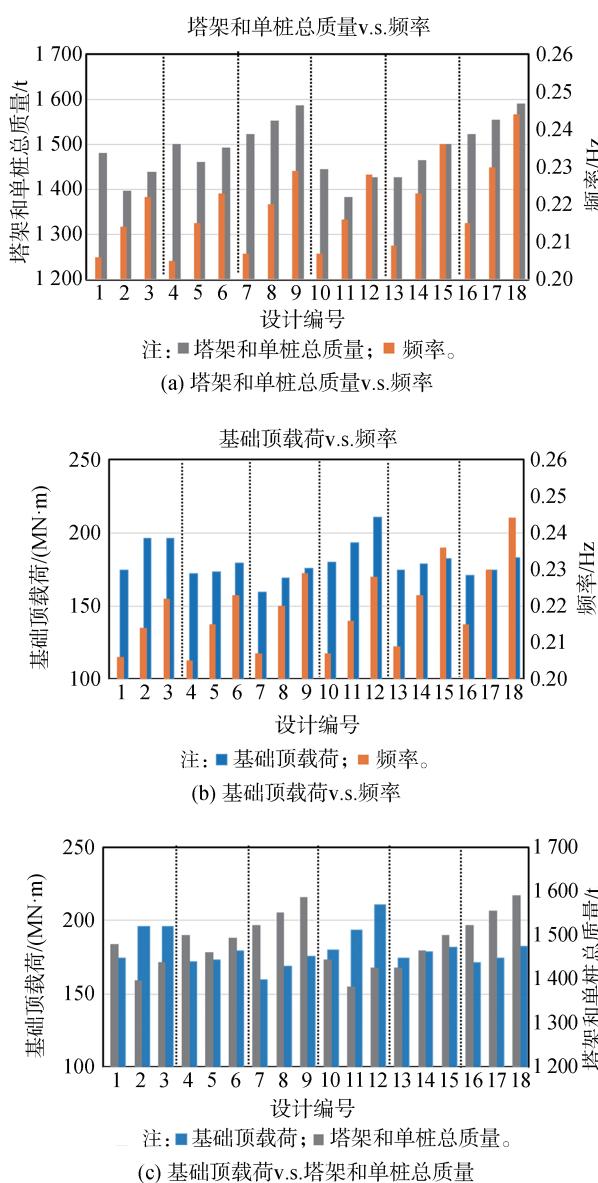


图7 不同塔架构型的设计对比

Fig. 7 Comparison of all designs with different configuration

估算，共可节约1.19亿元。

4 结 论

本文提出了海上风机塔架和单桩一体化试验设计方法，根据国内某海上风电项目得到了不同塔架构型、塔底直径和单桩直径下的18个设计方案。结果表明，基础顶载荷最小或塔架质量最小的设计不是塔架和单桩总质量最小的设计，塔架和单桩总质量最小的设计所对应的塔架直径较大(7.0 m)，对应的单桩直径都稍比塔底直径大(0.5 m)，塔架

和单桩的直径呈均匀变化。通过一体化试验设计方法可以确定塔架构型、塔底和单桩直径，给出单桩和塔架总质量最小的最优设计。

通过本文研究成果，一体化试验设计方法可以找到整体支撑结构最轻的全局最优设计，是降低海上风电度电成本的有效方法。业主在海上风电招标阶段将制定风机厂商带基础工程量方案投标的规则，并将在详设阶段要求采用一体化试验设计方案以找塔架和单桩总质量最小的全局最优设计。

参考文献：

- [1] 朱蓉,王阳,向洋,等.中国风能资源气候特征和开发潜力研究[J].太阳能学报:2021,42(6): 409-418.
ZHU R, WANG Y, XIANG Y, et al. Study on climate characteristics and development potential of wind energy resources in China [J]. Acta Energiae Solaris Sinica, 2021, 42(6): 409-418.
- [2] 翟恩地,张新刚,李荣富.海上风电机组塔架基础一体化设计[J].南方能源建设,2018,5(2): 1-7.
ZHAI E D, ZHANG X G, LI R F. Integrated design of offshore wind tower and foundation [J]. Southern Energy Construction, 2018, 5(2): 1-7.
- [3] RAD H, TURAJ A, PAUL L C, et al. Integrated multidisciplinary constrained optimization of offshore support structures [C]// Journal of Physics. The Science of Making Torque from Wind, Oldenburg, Germany, October 9-11, 2012. Oldenburg: Publishing IOP, 2012: 1-10.
- [4] THEO G, WANG L, ATHANASIOS K. Integrated structural optimization of offshore wind turbine support structures based on finite element analysis and genetic algorithm [J]. Applied Energy, 2017, 199(8): 187-204.
- [5] 赵向前,黄松苗,赵梓杭.一体化理念在国内海上风电开发建设上的应用探究[J].南方能源建设,2014,1(1): 1-6.
ZHAO X Q, HUANG S M, ZHAO Z H. Application study of integration concept in domestic offshore wind power construction [J]. Southern Energy, 2014, 1(1): 1-6.
- [6] 张博.海上风机一体化载荷仿真方法研究[D].上海:上海交通大学,2016.
ZHANG B. Study on integrated loads simulation of offshore wind turbine [D]. Shanghai: Shanghai Jiao Tong University, 2016.
- [7] 田德,陈静,罗涛,等.基于柔性基础模型的海上风电机组支撑结构优化[J].太阳能学报,2019,40(4): 1185-1192.
TIAN D, CHEN J, LUO T, et al. Optimization of offshore wind turbine support structure based on flexible foundation models [J]. Acta Energiae Solaris Sinica, 2019, 40(4): 1185-1192.
- [8] 周映鸣,李晓勇,陈晓庆.海上风机支撑结构整体优化设计[J].南方能源建设,2019,6(4): 86-92.
ZHOU Y M, LI X Y, CHEN X Q. Integrated design optimiza-

- tion of offshore support structure [J]. Southern Energy Construction, 2019, 6(4): 86-92.
- [9] International Electrotechnical Commission. Wind turbines: part3: design requirements for offshore wind turbines: IEC 61400-3 [S]. UK: International Electrotechnical Commission, 2009.
- [10] HERRMANN H, BUCKSCH H. Dictionary geotechnical engineering/wörterbuch geotechnik [M]. Berlin: Springer Berlin Heidelberg, 2014.
- [11] DNV-GL. Support structures for wind turbines: DNV GL—ST0126 [S]. Norway: DNV-GL, 2016.
- [12] American Petroleum Institute. Recommended practice for planning, designing and constructing fixed offshore platforms—working stress design: API RP 2A-WSD [S]. America: API, 2005.
- [13] 周昳鸣. 基于代理模型的多样性可竞争结构优化设计 [D]. 大连: 大连理工大学, 2016.
- ZHOU Y M. A study of diverse competitive design optimization [D]. Dalian: Dalian University of Technology, 2016.
- [14] 张家鑫, 王博, 牛飞, 等. 分级型放射肋短壳结构集中力扩散优化设计 [J]. 计算力学学报, 2014, 31(2): 141-148+240.
- ZHANG J X, WANG B, NIU F, et al. Optimal design of concentrated force diffusion for short shell structure using hierarchical radial ribs [J]. Chinese Journal of Computational Mechanics, 2014, 31(2): 141-148+240.
- [15] ZHOU Y M, RAPHAEL T H, CHENG G D. Balancing diversity and performance in global optimization [J]. Structural and Multidisciplinary Optimization, 2016, 54(4): 1093-1105.

作者简介:



周昳鸣 (通信作者)

1985-, 男, 江苏苏州人, 高级工程师, 大连理工大学工程力学博士, 主要研究方向为海上风机载荷计算及一体化设计 (e-mail) zhou19851014@hotmail.com。

周昳鸣

闫姝

1986-, 女, 山东菏泽人, 高级工程师, 华北电力大学控制理论与控制工程博士, 主要研究方向为海上风电项目技术规划与技术经济研究。

姚中原

1986-, 男, 北京人, 总经理助理, 工程师, 清华大学水利水电工程系硕士, 主要从事海上风电及新能源技术经济研究和科技创新管理工作。

(责任编辑 李辉)



华能江苏海上风电场

(周昳鸣)