风力发电机组全功率试验台搭建及应用

牛成,鲁效平,陆帅

(山东中车风电有限公,山东 济南 250022)

摘要:为了降低风力发电机组现场调试的高成本和高风险,在车间完成对机组整机性能的测试,采用数字 仿真模型与全功率拖动平台联合实时测试的方法搭建了风力发电机组全功率试验平台。其中,数字仿真模型 使用基于多体动力学的线性变参数(LPV)建模方法对叶片以及塔架等柔性部件进行详细建模,采用仿真计算 出的高精度模拟信号作为系统的输入;拖动平台采用伺服拖动系统模拟风轮的气动输入作为系统的执行机 构。测试表明,该试验平台能够在不增加复杂装置的情况下,将叶片模态以及塔架模态纳入到测试系统中,使 测试结果更加接近现场实际情况,保证机组装机后安全稳定的运行。

关键词:风力发电机组;联合实时测试;全功率试验平台;线性变参数 中图分类号:TK83 文献标识码:A DOI:10.19457/j.1001-2095.dqcd20358

Construction and Application of Full Power Test Bench for Wind Turbine

NIU Cheng, LU Xiaoping, LU Shuai (CRRC Wind Power(Shandong) Co., Ltd., Jinan 250022, Shandong, China)

Abstract: In order to reduce the high cost and high risk of on-site commissioning of wind turbines and test the performance of the whole machine in the workshop, the wind turbine generator full power test platform was built by using the digital simulation model and the full power drag platform combined with real-time test method. The digital simulation model used a multi-body dynamics-based linear parameter varying(LPV) modeling method to model the flexible components such as blades and towers in detail, and simulated the calculation of high-precision analog signals as input to the system. The drag platform used the servo drag system to simulate the pneumatic input of the wind wheel as the actuator of the system. Tests show that the test platform can incorporate the blade mode and the tower mode into the test system without adding complicated devices, so that the test results are closer to the actual situation of the site and ensure the safe and stable operation of the machine after assembly.

Key words: wind turbine; joint real-time testing; full power test bench; linear parameter varying(LPV)

随着传统化石能源的匮乏以及环境的日趋 恶化,人们在努力寻找一种可再生、环保、清洁的 绿色能源。近年来,风能已经成为最具有发展前 景的可再生能源,2014年和2015年全球新增装 机容量分别为52 GW和63 GW,新增装机容量逐 年上升^[1-2]。其中,中国2015年新增装机容量达到 30 GW,占全球新增容量的48%,对全球风能的开 发和利用起到了重要的推动作用^[3]。

由于风力发电机组所受工况复杂多变,不确定性因素较多⁽⁴⁾,在现场进行机组测试存在较大的困难以及安全隐患。因此,搭建一个功能

完善、安全可靠的风力发电机组试验测试平台 就显得尤为重要。很多机构和学者对风力发电 机组试验台进行了研究。文献[5]介绍了一种4 MW的风力发电机组全功率试验台的设计方 案,用于对4 MW风力发电机组的关键部件进 行验证。文献[6]对大功率永磁同步发电机组交 流传动系统的仿真技术进行了理论分析和仿真 研究。文献[7]搭建了一个针对 MW 级机组的电 网仿真平台,并对平台的硬件配置以及控制策 略进行了详细介绍。文献[8]采用概率统计分布 拟合与组合风速模型结合的方式进行风速优化

作者简介:牛成(1993一),男,本科,工程师,Email:niucheng1993@outlook.com

模拟,然后与搭建的齿轮箱试验台进行联合仿 真。文献[9]发明了一种基于自然风复杂工况模 拟装置的风力发电机试验平台,该复杂工况模 拟装置采用复杂的齿条联动结构,通过齿轮啮 合传动相向运动来完成对不同风况的模拟。文 献[10]利用 Matlab 与 Simpack 软件搭建了 MW 级 风电机组联合仿真模型,结合实际的控制策略, 对机组各外部激励与机械系统之间的相互作用 关系进行了深入研究。

上述研究中的风力发电机组试验平台由于 测试环境的限制往往忽略塔架和风轮对机组的 影响,或者采用复杂的机械传动装置来对风轮和 塔架的模态进行模拟。前者将导致试验台测试 的准确性降低,后者存在成本高、精度难以保证 等缺点。本试验系统在现有全功率拖动试验台 的基础上,采用基于柔性多体动力学的LPV 建模 方法搭建风电机组的仿真模型,将机械实物装置 与系统仿真模型相结合,对风机进行联合实时仿 真测试,降低了试验台的搭建使用成本,增加了 测试结果的准确性与可靠性。

1 整体设计

本文设计的风力发电机组全功率试验台是 由物理真机和数字机组模型组成。其中物理真 机包括主变压器、变频器、大功率拖动电机以及 风力发电机组等,全功率试验台的实物如图1所 示。数字机组模型包含典型风况模型、气动模 型、结构力学模型,其中结构力学模型采用LPV 建模方法,对叶片、塔架等柔性结构部件进行多 体动力学建模,充分考虑了柔性部件振动对机组 传动系统的影响。



图 1 全功率试验台实物图 Fig.1 Diagram of full power test bench

图 2 为试验系统结构图。由图 2 可知,整个 试验台主要分为 3 个部分:上位机、PLC 系统和全 功率拖动单元。



Fig.2 Diagram of system structure

1)上位机。其主要功能为运行数字机组仿 真模型、生成机组运行的各种工况、人机交互界 面显示、采集测试机组的运行信息以及根据控制 系统的运行数据输出转矩等控制信息。

2)可编程逻辑控制器(programmable logic controller, PLC)系统。该系统通过接收上位机的控制信号来对驱动设备和现场设备进行逻辑控制以及信号采集,完成对整个全功率试验台逻辑控制的协调工作,确保整个系统按照要求的控制信号进行工作。系统通讯采用Profibus总线形式。

3)全功率拖动单元。该单元是试验台的执 行机构,主要由变频器、驱动电机、转矩传感器 以及联轴器等部件组成。主要功能为接收上位 机的给定信号,包括转矩、发电机转速、风速值 等信息,通过变频器对拖动电机输出转矩拖动 待测风机运行,待到一定转速时,进行相关的传 动检查。

2 系统建模

2.1 风况建模

为了在工程环境下快速地对风速进行动态 模拟,从自然界归纳出4种参数可调的经典风况 模型,该风况模型包括恒速风、正弦风、阶跃风以 及随机风^[11]。这4种风速模型分别对应不同的测 试场景:恒速风,用于对风电机组静态功率特性 进行验证;正弦风,用于验证控制系统的跟随能 力;阶跃风,用于验证系统的动态响应能力;随机 风,用于模拟实际风场中的湍流风,采用随机噪 声进行湍流模拟。

v = Const

恒速风风速模型如下式:

式中:Const为常数值。

$$v = \frac{S_2 + S_1}{2} + \frac{S_2 - S_1}{2} \times \sin\left(\frac{2\pi}{T}t\right)$$
(2)

式中:S₂为正弦风速的最大值;S₁为正弦风速的 最小值;T为正弦风速的周期。

阶跃风风速模型如下式:

$$v = \begin{cases} R_1 & t < T_s \\ (R_2 - R_1) \frac{t - T_s}{T} & T_s < t < T_s + T \\ R_2 & t > T_s + T \end{cases}$$
(3)

式中:*R*₁,*R*₂分别为阶跃风速的初始值和最大值; *T*_s为阶跃风开始时间;*T*为阶跃风的运行周期。

随机风风速模型如下式:

$$v = 2 \sum_{i=1}^{N} \left[S(\boldsymbol{\omega}_i) \Delta \boldsymbol{\omega} \right]^{\frac{1}{2}} \cos\left(\boldsymbol{\omega}_i t + \boldsymbol{\varphi}_i\right)$$
(4)

其中

$$S(\omega_i) = 2KF^2 |\omega_i| \{ \pi^2 [1 + (F\omega_i / \mu \pi)^2]^{4/3} \}$$

 $\omega_i = (i - 1/2) \Delta \omega$

式中: φ_i 为0~2n(n为自然数)的均匀分布随机变量;K为地表粗糙度系数,一般取0.004;F为扰动范围; μ 为相对高度的平均风速; $\Delta\omega$ 为随机分量的离散间距; ω_i 为第i个分量的角频率。

2.2 空气动力学建模

2.2.1 C_p-λ法建模

风轮是风电机组获取风能的重要部件,基于 风轮的空气动力特征,来对风轮的气动性能进行 建模,由空气动力学^[12]可知,风力发电机组获取的 机械能如下式所示:

$$P_{\rm A} = 0.5\rho\pi R^2 C_{\rm p}(\lambda,\beta) v^3 \tag{5}$$

其中

式中: ρ 为空气密度;R为风轮半径; C_p 为风能利用 系数; λ 为叶尖速比; β 为桨距角;v为风速; ω_p 为风 轮转速。

 $\lambda = \frac{\omega_{\rm r}}{v}$

风轮的气动转矩如下式所示:

$$T_{A} = \frac{P_{A}}{\omega_{r}} = 0.5\rho\pi R^{3}v^{2}\frac{C_{p}(\lambda, \beta)}{\lambda}$$
(6)

图 3 为 C_p—λ 曲线。由图 3 可知, C_p值是叶尖 速比和桨距角的函数,由经验公式可以给出风能 利用系数、桨距角和叶尖速比三者之间的关系:

$$C_{p}(\lambda, \beta) = (0.44 - 0.0167\beta) \times \sin\left[\frac{\pi(\lambda - 3)}{15 - 0.3\beta}\right] - 0.00184(\lambda - 3)\beta$$

(7)

由式(5)~式(7)可知,在已知风力发电机组的 C_p — λ 曲线的情况下,根据设置的风速、桨距角以及叶尖速比就可求出风机的风能利用系数 C_p 以及风轮的气动转矩。



2.2.2 叶素动量理论建模

为了更加详细地描述作用在风轮上的空气 动力,采用叶素动量理论对空气动力学部分进行 建模。该建模方法的基本思想是:将叶片沿其展 向分为很多叶素单元,或者称为叶段,每个单元 扫略以后形成如图4所示的圆环。





$$\begin{cases} v_{t} = \omega_{r}(1+b) \\ v_{p} = v_{0}(1-a) \\ v_{rel} = \sqrt{v_{t}^{2} + v_{p}^{2}} \\ \tan \beta = \frac{v_{t}}{v_{p}} \end{cases}$$
(8)

式中:ω_r为风轮转速;r为叶素单元距离轮毂中心 的距离;v₀为来流风速;a,b分别为轴向诱导因子 和切向诱导因子;β为入流角;v_p为风轮平面处的 轴向速度;v₁为风轮平面处的切向速度的合成;v_{rel} 为叶片截面的局部入流风速。

单位长度上的阻力和升力可由下式得到:

$$\begin{cases} F_{\rm D} = \frac{1}{2} \rho v_{\rm rel}^2 c C_{\rm d} \\ F_{\rm L} = \frac{1}{2} \rho v_{\rm rel}^2 c C_{\rm l} \end{cases}$$
(9)

式中: $F_{\rm D}$ 为阻力; $F_{\rm L}$ 为升力; ρ 为空气密度;c为弦 长; $C_{\rm L}$, $C_{\rm d}$ 分别为升力系数和阻力系数。

将升力和阻力投影到与风轮平面垂直和相切的 方向:

$$\begin{cases} F_{\rm p} = F_{\rm L} \cos\beta + F_{\rm D} \sin\beta \\ F_{\rm t} = F_{\rm L} \sin\beta - F_{\rm D} \cos\beta \end{cases}$$
(10)

式中:*F*,为垂直于风轮面的力;*F*,为平行于风轮面的力。

对公式(10)进行归一化,得到:

$$\begin{cases} C_{n} = C_{1} \cos\beta + C_{d} \sin\beta \\ C_{t} = C_{1} \sin\beta - C_{d} \cos\beta \end{cases}$$
(11)

由叶素理论获取叶素单元法向力和转矩如下式:

$$\begin{cases} dF = \frac{1}{2} B\rho c v_{rel}^2 C_n dr \\ dT = \frac{1}{2} B\rho c v_{rel}^2 C_t r dr \end{cases}$$
(12)

式中:dF和dT分别为厚度是dr的叶素单元上的 法向力和转矩;B为叶片数。

由动量理论获取叶素单元法向力和转矩如下式:

$$\begin{cases} dF = 4\pi\rho v_0^2 a(1-a)rdr\\ dT = 4\pi\rho v_0 \omega b(1-a)r^3 dr \end{cases}$$
(13)

将式(12)和式(13)联立即可获得轴向诱导 因子和切向诱导因子:

$$\begin{cases} a = \frac{1}{\frac{4\sin^2\beta}{\sigma C_n} + 1} \\ b = \frac{1}{\frac{4\sin\beta\cos\beta}{\sigma C_1} - 1} \end{cases}$$
(14)

式中: *σ* 为实度, 定义为控制体积中环形面积被诸 叶片覆盖的比值。

根据上面的关系式可以通过迭代的方式求 出轴向诱导因子和切向诱导因子,进而可以通过 式(8)得到入流角β,然后就可以通过式(12)或者 式(13)计算对应的力和力矩,沿着叶片展向进行 积分求得总的力矩和推力的值。

2.3 结构力学建模

风轮直径以及塔架高度的增加,导致风力机 的结构变得更加柔软,在运行中产生较大的几何 变形,导致机组关键部件之间出现耦合振动。塔 架、叶片以及传动链等柔性部件之间容易出现耦 合,大大危害机组的安全运行。为了模拟风轮和 塔架对机组的影响,需要采用柔性多体动力学的 方法来对机组的叶片、塔架等柔性部件进行建模。

为了实现结构力学模型的实时运算,对风机的叶片、塔架等部件采用线性变参数(LPV)的建

模方法。通过计算不同工作点上的一系列的线 性模型,使所有可能的风轮转速与变桨角度的组 合都得到计算^[13]。在工作点之间,进行二维插值 就可以得到风机的LPV模型,其状态空间方程如 下式所示:

$$\begin{cases} \dot{\mathbf{x}} = \mathbf{A}(\omega_r, \beta) \mathbf{x} + \mathbf{B}(\omega_r, \beta) \mathbf{u} \\ \mathbf{y} = \mathbf{C}(\omega_r, \beta) \mathbf{x} + D(\omega_r, \beta) \mathbf{u} \end{cases}$$
(15)

式中:x为输入变量;y为输出变量;u为状态变量; A,B,C,D为状态空间矩阵,系数矩阵是风速、桨 距角和风轮转速等时变参数的函数;ω,为风轮转 速;β为桨距角。

首先,采用柔性多体动力学^[14]的方法对机组 的塔架、叶片等部件进行建模。将建模对象分为 多个杆单元,搭建非线性的动力学模型。然后基 于雅可比线性化方法^[15],针对每个杆单元,对风电 机组非线性仿真模型进行线性化。

为避免风轮转速一定时,模型出现周期性重复计算,消除对风轮方位角的依赖,模型引入多叶片坐标系变换。通过在变换矩阵中引入风轮方位角变量,消除剩余模型中的风轮方位角,以 实现对任意风轮方位角下的模型进行计算。物 理坐标系(123)与多叶片坐标系(OSC)变换如下:

$$\begin{cases} \boldsymbol{x}_{123} = \boldsymbol{T}_{st}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{x}_{OSC} \\ \dot{\boldsymbol{x}}_{123} = \boldsymbol{T}_{st}(\boldsymbol{\phi}_{r})\dot{\boldsymbol{x}}_{OSC} + \dot{\boldsymbol{T}}_{st}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{x}_{OSC} \\ \boldsymbol{u}_{123} = \boldsymbol{T}_{in}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{u}_{OSC} \\ \boldsymbol{y}_{OSC} = \boldsymbol{T}_{out}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{y}_{123} \end{cases}$$
(16)

式中:T为坐标变换矩阵,下标 st 为状态变量之间 的变换, in 为输入变量, out 为输出变量; ϕ , 为风轮 方位角。

消除风轮方位角对系统矩阵的影响后,将多 个杆单元的输入输出参数进行相互对接,消去中 间项,可得到整个风电机组的状态空间方程^[16]:

$$\begin{cases} \boldsymbol{A} = \boldsymbol{T}_{st}^{-1}(\boldsymbol{\phi}_{r}) \begin{bmatrix} \boldsymbol{A}_{123}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{T}_{st}(\boldsymbol{\phi}_{r}) \\ -\boldsymbol{\dot{T}}_{st}(\boldsymbol{\phi}_{r}) \end{bmatrix} \\ \boldsymbol{B} = \boldsymbol{T}_{st}^{-1}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{B}_{123}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{T}_{in}(\boldsymbol{\phi}_{r}) \\ \boldsymbol{C} = \boldsymbol{T}_{out}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{C}_{123}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{T}_{st}(\boldsymbol{\phi}_{r}) \\ \boldsymbol{D} = \boldsymbol{T}_{out}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{D}_{123}(\boldsymbol{\phi}_{r})\boldsymbol{T}_{in}(\boldsymbol{\phi}_{r}) \end{cases}$$
(17)

式中: A_{123} , B_{123} , C_{123} , D_{123} 为物理坐标系下的系数 矩阵。

3 系统测试

该试验台能够模拟不同的工况信息,满足机 组装机前的各种测试要求,确保机组装机后的安 全稳定运行。以型号为 CWT2000-D110-H90 的 双馈风力发电机组为例进行测试分析,其基本参 数为:风轮直径110 m,轮毂高度90 m,切入风速 3 m/s,切出风速25 m/s,额定风速11 m/s,发电机额 定转速1750 r/min,发电机并网转速1100 r/min, 额定功率2000 kW。

图5为风况模型模拟的来流风速,可以看出, 风速在平均风速11 m/s上下随机波动,很好地模 拟了实际的湍流风波动情况。图6为测试机组在 模拟风速下发电机转速的曲线图,可以看出,机 组转速随着风速波动,在超过额定风速后,发电 机转速在1750 r/min附近波动。图7为机组输出 功率的变化情况,可以看出,当风速达到额定值 后,机组功率输出保持恒定。图8显示了风机叶 片桨距角给定值的变化情况,可以看出,机组的 桨距角能够随着模拟风速的变化而变化。





频谱分析曲线,从中可以看出该转速频率信号中 明显存在塔架模态和风轮模态,说明该测试系统 能够在不添加额外硬件的情况下有效的模拟风 轮和塔架模态对机组传动链的影响。



4 结论

本文针对大功率风力发电机组全功率试验 台进行了试验研究,搭建了真实拖动系统与数 字模型相结合的测试系统,对物理真机的系统 结构以及数字模型的建模原理进行了详细介 绍。最后在型号为CWT2000-D110-H90的双馈 风力发电机组上进行了测试,测试结果证实进 行联合实时测试的有效性,能够在不添加额外 硬件的情况下完成对机组关键部件以及系统性 能的测试,解决了目前一般拖动测试平台不能 考虑叶片和塔架模态对机组影响的问题,提高 了测试结果的准确性,保证了机组装机后的安 全运行。本试验平台还可以为机组的设计以及 调试提供可靠的参考依据和验证手段,满足机 组并网运行的各种需求。

参考文献

- GWEC. Global wind report annual market update 2014[R]. Brussels:Global Wind Energy Council, 2015.
- [2] GWEC. Global wind statistics 2015[R]. Brussels: Global Wind Energy Council, 2016.
- [3] Honrubia-Escribano A, Gómez-Lázaro E, Fortmann J, et al. Generic dynamic wind turbine models for power system stability analysis: a comprehensive review[J]. Renewable and Sustainable Energy Reviews, 2018, 81(2):1939-1952.
- [4] 魏煜锋,陈宝康,余高阳,等.大型风力发电机组复杂地形
 下整机运行载荷测试及优化分析[J].机械传动,2017,41
 (8):145-149.
- [5] Averous N R, Stieneker M, Kock S, et al. Development of a 4 MW full-size wind-turbine test bench[J].IEEE Journal of Emerging and Selected Topics in Power Electronics, 2017, 5 (2): 600–609.
- [6] 罗百敏.全功率直驱永磁风力发电机组试验台的研究[J].电机与控制应用,2011,38(12):49-52.

- [7] Saniter C, Janning J, Bocquel A. Test bench for grid code simulations for multi–MW wind turbines[C]//2007 European Conference on Power Electronics & Applications, IEEE, 2008.
- [8] 宋中越, 甄冬, 张浩, 等. 基于联合仿真的风力发电机试验 台系统研究[J].系统仿真学报, 2018, 30(2):740-746.
- [9] 朱仁胜,郭长福,房震,等.一种基于自然风复杂工况模拟装置 的风力发电机试验平台:中国,201210590331.6[P].2014-12-3.
- [10] 杜静,周云鹏,李成武.并网双馈风力发电机组整机建模与 仿真[J].重庆大学学报,2015,38(1):45-55.
- [11] 于良锋,吴得宗,关中杰,等.风力发电机组的风况仿真模 拟系统[J].机械工程师,2012(2):100-102.
- [12] Arne K.Extreme and fatigue load reducing control for wind turbine: a model predictive control approach using robust state contraints[D]. Berlin: Technisechen University Berlin, 2014.
- [13] 张丹,李玲莲.基于柔性多体动力学的风电机组LPV建模方 法[J].太阳能学报,2015,36(2):229-335.
- [14] 刘延柱,潘振宽,戈新生.多体系统动力学[M].北京:高等教 育出版社,2014.
- [15] 李文强.LPV系统鲁棒变增益控制研究及其应用[D].长沙: 国防科学技术大学,2009.
- [16] Bir G. Multiblade coordinate transformation and its application to wind turbine analysis: preprint[C]//46th AIAA Aerospace Sciences Meeting and Exhibit, AIAA, 2008.

收稿日期:2019-06-05 修改稿日期:2019-08-07

(上接第60页)

滑并网的主动同步控制策略[J]. 电力系统自动化, 2014, 38 (8):15-21.

- [3] 刘刚,梁燕,胡思全,等.电池储能系统双向PCS的研制[J].
 电力电子技术,2010,44(10):12-13.
- [4] 郑天文,陈来军,陈天一,等.虚拟同步发电机技术及展望[J].电力系统自动化,2015,39(21):165-175.
- [5] 丁明,陈忠,苏建徽,等.可再生能源发电中的电池储能系统综述[J].电力系统自动化,2013,37(1):19-25.
- [6] 齐悦,杨耕,窦曰轩.基于多电平变换逆变电路的拓扑分析[J].电机与控制学报,2002,1(20):74-79.
- [7] 周美兰,田小晨.用于电动汽车的交错并联软开关双向 DC/DC 变换器[J].哈尔滨理工大学学报,2016,21(4):83-89.
- [8] 解大, 贾玉健, 顾羽洁, 等. 智能一体化电站变流装置逆变 控制策略[J]. 电机与控制学报, 2014, 11(3):15-20.
- [9] 叶满园,康翔,宋平岗.电容钳位H桥级联多电平逆变器功 率均衡控制方法[J].电机与控制学报,2017,11(12):90-96.
- [10] 杨明,周林,杜潇,等.大型光伏电站并网逆变器无功与电 压控制策略[J].电机与控制学报,2016,10(10):70-81.
- [11] 邓翔, 胡雪峰, 龚春英. LCL 滤波并网逆变电源的控制策略 研究[J]. 电机与控制学报, 2011,5(15):37-41.
- [12] 汪洪亮, 岳秀梅, 裴雪军, 等. 逆变器并联系统的新功率算 法及实现[J]. 电机与控制学报, 2010, 5(9):37-43.
- [13] 杨树德, 同向前, 尹军, 等. 增强并网逆变器对电网阻抗鲁 80

棒稳定性的改进前馈控制方法[J]. 电工技术学报, 2017, 10 (25):222-230.

- [14] 宋春伟,郭永洪,曾正,等.共直流母线并网逆变器并联 统运行方式[J].电机与控制学报,2017,12(2):9-16.
- [15] 丁明,林根德,陈自年.一种适用于混合储能系统的控制策略[J].中国电机工程学报,2012,32(7):1-6.
- [16] 方支剑,段善旭,陈天锦,等.储能逆变器预测控制误差形成 机理及其抑制策略[J].中国电机工程学报,2013,33(30):1-9.
- [17] 赵彪,于庆广,孙伟欣.双重移相控制的双向全桥 DC-DC 变换器及其功率回流特性分析[J].中国电机工程学报, 2012,32(12):43-50.
- [18] 钟庆昌, 王晓琳, 曹鑫, 等. 新能源接入智能电网的逆变控制关键技术[M]. 北京: 机械工业出版社, 2016.
- [19] 吴雄,王秀丽,李骏.风电储能混合系统的联合调度模型及 求解[J].中国电机工程学报,2013,33(13):10-17.
- [20] 彭思敏, 施刚, 蔡旭, 等. 基于等效电路法的大容量蓄电池 系统建模与仿真[J]. 中国电机工程学报, 2013, 33(7):11-18.
- [21] 许德志, 汪飞, 阮毅, 等. 多逆变器并网系统输出阻抗建模 与谐波交互[J].电机与控制学报, 2014, 2(3):1-7.