SOFC/MGT 混合发电系统变工况控制模式及性能分析

王 巍*, 李 贺, 王晓放

(大连理工大学 能源与动力学院, 辽宁 大连 116024)

摘要: 以 220 kW 的 SOFC/MGT 混合发电系统为研究对象,建立了相应的数学模型,分析了不同控制模式对混合发电系统变工况性能的影响.结果表明:对于 220 kW 的 SOFC/MGT 混合发电系统,在单独 SOFC 燃料控制模式(Case 1)下,系统的稳定负荷必须大于 70%;在变转速控制模式(Case 2)下,系统的稳定负荷必须大于 77%;而在定转速恒定电池温度的控制模式(Case 3)下,系统最低负荷可以低到 59%.在相同负荷条件下,Case 2 对应的系统效率最高,Case 1 对应的系统效率最低.为保证混合发电系统的高效率,并扩大混合发电系统的运行范围,提出了一种新的控制模式,可以使得混合发电系统最低负荷达到 45%,而系统效率始终保持在 56.4%以上.

关键词: SOFC/MGT 混合发电系统;控制模式;变工况性能;运行范围;系统效率
中图分类号: TM911 **文献标志码:** A

0 引言

固体氧化物燃料电池(solid oxide fuel cell, SOFC)是把化学能直接转化为电能的装置,与传统发电方式相比,其高效、可靠和良好的环境效益正受到越来越多的关注^[1].而其与微型燃气轮机(micro gas turbine, MGT)组成的混合发电系统既可以提高 SOFC 反应压力,又可以对 SOFC 高品质排气进行余热利用.然而,SOFC 与 MGT 在变工况情况下都是非线性很强的装置,因此,开展不同控制模式及其对系统性能影响的研究,提出最佳控制模式是非常必要的.

目前,国内外研究机构提出的 SOFC/MGT 混合发电系统变工况控制方式主要有单独 SOFC 燃料流量控制、保持燃空比不变以及变转速/可调导叶开度控制等^[2-5]. Yang 等^[3]的研究发现变转速调节方式效率最高,但其研究缺少了压气机喘振对运行范围的影响分析.李杨等^[5]提出固定燃空比调节方法可使系统在 82%~100%工况范围获得最高效率,但其系统的计算模型未考虑变工况下压气机与涡轮压比、流量的匹配.本文在以上研究成果的基础上,基于管式 SOFC 的结构特征和材料特性,考虑 3 种极化损失,并结合压气机、

换热器和涡轮装置的变工况特性,压气机喘振,压气机与涡轮压比、流量、转速的匹配,建立 220 kW SOFC/MGT 混合发电系统模型,分析单独 SOFC 燃料控制模式(Case 1)、变转速控制模式(Case 2)系统的性能,提出定转速恒定电池温度的控制模式(Case 3)以及 Case 2 和 Case 3 相结合的控制模式(Case 4),意在扩大系统的运行范围,提高效率,并对系统性能进行详细分析.

1 系统介绍及数学模型

本文研究对象为西门子-西屋 220 kW SOFC/MGT 混合发电系统,其流程如图 1 所示.天然气与阳极出口部分气体同时进入喷射器,在预重整器中完成燃料的部分重整,碳氢化合物及一氧化碳将继续在阳极完成重整和置换反应,产生的氢气与阴极的氧在电解质表面发生电化学反应.分离器的设置保证了进行重整反应和置换反应前蒸汽与碳的比例为 2.5,未反应的燃料和空气在燃烧室完全燃烧,产生的高温燃气加热进入阴极的空气后供给燃机.

在内部重整结构的电池中,碳氢化合物的重整和置换反应为

图1 SOFC/MGT 混合发电系统流程图

Fig.1 Flow chart of SOFC/MGT hybrid power system

碳氢化合物和一氧化碳在阳极直接氧化的驱动力远远低于 H_2 的氧化驱动力,因此,在电化学反应方面,只考虑氢氧电化学反应.电压的计算包括能斯特电动势、欧姆极化、浓差极化、活化极化四部分.

$$V = V_{Nernst} - V_{Ohm} - V_{act} - V_{conc} \quad (3)$$

式中: V 为电压; V_{Nernst} 为平均能斯特电动势;下标 Ohm、act、conc 分别表示欧姆、活化、浓差.

平均能斯特电动势采用文献[6-7]计算方法.而欧姆极化采取划分电网孔来计算其等效电阻.由于与电池长度方向垂直的截面左右对称,计算时只计算半个电池的电阻,将单个截面分成如图2的计算区域.最终,利用基尔霍夫定律计算电池等效电阻.

图2 SOFC 欧姆电阻的分区及等效电路图

Fig.2 The partition of SOFC ohmic resistance and equivalent electric circuit

图中, R_{cl} 为电解质电阻, R_a 为阳极电阻, R_c 、 R_{cl} 为阴极电阻, R_{int} 为连接件电阻.

最终的欧姆极化用欧姆定律来计算:

$$V_{Ohm} = R_{eq} \cdot i \cdot S \quad (4)$$

式中: R_{eq} 为等效电阻, Ω ; i 为电流密度, A/m^2 ; S 为单电池面积, m^2 .

活化极化由 Butler-Volmer^[8] 方程来计算:

$$i = i_0 \left\{ \exp \left(\frac{\alpha n_e F V_{act}}{RT} \right) - \exp \left[\frac{-(1-\alpha) n_e F V_{act}}{RT} \right] \right\} \quad (5)$$

式中: α 为传输系数; n_e 为化学反应转移电子数; F 为法拉第常数; R 为气体常数; T 为热力学温度, K ; i_0 为交换电流密度, A/m^2 .

在设计条件下,由于浓差极化不大而往往在电压计算中被忽略.然而,本文针对混合发电系统变负荷特性研究,对该部分内容进行了详细的计算^[8].

$$V_{conc} = V_{conc,a} + V_{conc,c} \quad (6)$$

$$V_{conc,a} = \frac{RT}{2F} \ln \left(\frac{1 - i/i_{l,H_2}}{1 - i/i_{l,H_2O}} \right) \quad (7)$$

$$V_{conc,c} = \frac{RT}{4F} \ln \left(\frac{1}{1 - i/i_{l,O_2}} \right) \quad (8)$$

式中:下标 a、c 分别代表阳极和阴极; i_{l,H_2} 、 i_{l,H_2O} 、 i_{l,O_2} 分别为氢气、水蒸气、氧气通过电极的最大极限电流密度, A/m^2 .

电池系统的输出功率为

$$W_{SOFC} = V \cdot i \cdot S \cdot m \cdot \eta_{dc/ac} \quad (9)$$

式中: W_{SOFC} 为 SOFC 输出功率,kW; m 为电池个数; $\eta_{dc/ac}$ 为直流转换为交流的效率.

燃机的功率为

$$W_{MGT} = (W_t \cdot \eta_m - W_c) \cdot \eta_e \quad (10)$$

式中: W_{MGT} 为微型燃机输出功率,kW; W_t 、 W_c 分别为涡轮输出功率和压气机消耗功率,kW; η_m 、 η_e 分别为燃机机械效率、发电机效率.

SOFC/MGT 混合发电系统的功率和效率分别为

$$W_{HS} = W_{MGT} + W_{SOFC} \quad (11)$$

$$\eta_{HS} = W_{HS} / (n_f \times Q_{dw}) \quad (12)$$

式中: W_{HS} 为混合发电系统输出功率,kW; η_{HS} 为混合发电系统效率; n_f 为燃料流量; Q_{dw} 为燃料低位发热量,kJ/kg.

在燃机变工况运行中,涡轮和压气机部件应达到运行的平衡,即实现压比、流量和转速的协调匹配,满足式(13)~(16).

对于压气机,在变工况时,压比和效率可表示如下^[9]:

$$\dot{\pi}_c = c_1 \dot{n}_c \dot{G}_c^2 + c_2 \dot{n}_c \dot{G}_c + c_3 \dot{n}_c \quad (13)$$

$$\dot{\eta}_c = [1 - c_4(1 - \dot{n}_c)^2](\dot{n}_c / \dot{G}_c)(2 - \dot{n}_c / \dot{G}_c) \quad (14)$$

对于涡轮,在变工况时,流量和效率可表示如下^[9]:

$$G_t/G_{t0} = \alpha \sqrt{T_{30}/T_3} \sqrt{(\pi_t^2 - 1)/(\pi_{t0}^2 - 1)} \quad (15)$$

$$\dot{\eta}_t = [1 - t_4(1 - \dot{n}_t)^2](\dot{n}_t / \dot{G}_t)(2 - \dot{n}_t / \dot{G}_t) \quad (16)$$

式中: π 为压比(膨胀比); n 为折合转速; G 为折合流量; η 为压气机(涡轮)效率; c, α 为系数; T_3 为涡轮进口温度;下标 $c, t, 0$ 分别代表压气机、涡轮、额定状态;变量上标 $\cdot$ 为比折合参数。

为避免压气机在变转速调节过程中出现喘振,图3给出了根据设计点参数估算的压气机性能曲线。其中,最小流量限采用文献[10]的估算方法,而最大流量限的估算参考文献[11]。

图3 压气机性能曲线

Fig. 3 Compressor performance curves

在换热器变工况计算中,针对SOFC内部圆管逆流换热^[12],由于结构的特殊性,变工况计算时假定传热系数恒定,而燃机出口换热器由于采用了紧凑型换热器,采用如下方法计算^[9]:

$$\sigma = \sigma_0 / [\sigma_0 + (1 - \sigma_0)(G/G_0)^{0.2}] \quad (17)$$

式中: σ 为回热度。

2 控制模式及结果分析

2.1 额定工况下分析结果

表1为额定状态下混合发电系统初始参数^[2,13],燃料成分为CH₄ 81.3%,C₂H₆ 2.9%,

C₃H₈ 0.4%,C₄H₁₀ 0.2%,N₂ 14.3%,CO 0.9%^[14],SOFC结构参数见文献[15]。

表1 额定状态初始参数

Tab.1 Initial parameters under design-point conditions

参数	数值
大气状态/(°C, Pa)	15, 101 325
SOFC输出功率/kW	187
SOFC反应温度/°C	889
SOFC数量/根	1 152
水碳比	2.5
燃料利用率	0.85
直流转交流效率/%	92
燃料温度/°C	15
SOFC压力损失/%	2
SOFC热量损失/%	2
补燃室效率/%	98
换热器压力损失/%	2
压气机压比	2.9
压气机等熵效率/%	78
涡轮进口温度/°C	840
涡轮等熵效率/%	82
换热器回热度	0.88
燃机机械效率/%	96
发电机效率/%	95

经过计算,设计点性能与文献[13]提供的实验数据对比分析结果见表2,其中最大误差1.9%。

2.2 混合发电系统控制模式及性能分析

燃机本身在设计点会表现出良好的动力学特性,变工况将带来性能的显著下降,而压气机可能出现不稳定工况。燃料电池本身在变工况下,可能出现由于电池温度变化所带来的部件热膨胀和热应力、积碳和阳极的阻塞,补燃室内气体在工况突然变化时易引起燃烧室内气体倒流进入阳极,引起爆炸等,这些必将造成燃料电池性能的下降以及部件的损坏。因此,对SOFC/MGT的变工况范围提出了一定的条件限制。

在单独对SOFC进行变工况分析时,计算发现:最佳燃料利用率变化范围不大。若维持额定值时,SOFC在80%~100%工况范围内工作,电池效率相对最佳值仅仅下降了0.22%。考虑到燃料利用率的变化也会对电池本身产生热冲击,保持电池系统燃料利用率不变对电池系统是有益的。

表2 额定状态混合发电系统分析结果

Tab.2 The simulation results of hybrid power system under design-point conditions

数据来源	电压/V	电流/A	空气流量/(kg·s ⁻¹)	燃机功率/kW	系统功率/kW	系统效率/%
文献数据	0.604	267	0.590	47.0	220.0	57.00
模拟数据	0.610	268	0.586	47.9	219.9	57.75

在变工况计算过程中,设定如下约束条件:

- (1)反应温度不能低于 700 °C^[16];
- (2)压气机不能喘振;
- (3)入口涡轮温度不超过额定温度 840 °C;
- (4)电池系统的燃料利用率、水碳比保持不变.

在以上约束条件下,本文考虑 3 种不同的调节方案:

Case 1 控制燃料流量,燃机转速保持不变.

Case 2 控制燃料流量,采用变转速方式调节压气机进口空气流量,保证燃料电池反应温度不变.

Case 3 控制燃料流量,燃机转速保持不变,空气进入 SOFC 前采用阀门调节保证燃料电池反应温度不变,多余空气与 SOFC 排气混合进入涡轮.

计算结果显示:对于 Case 1,当输出功率降低到 70% 额定功率时,电池反应温度已降至 700 °C. 对于 Case 2,当输出功率降低到 77% 额定功率时,压气机运行已接近喘振线. 对于 Case 3,当输出功率降低到额定功率的 59% 时,燃机的输出功率已降至 0 kW.

由图 4 可以看出,随着混合发电系统负荷的降低,Case 2 模式对应的燃料流量下降最快,其次是 Case 3、Case 1. 同时,针对不同的控制模式,空气流量随负荷的变化是不同的. Case 1 和 Case 3 对应的空气流量随负荷降低是增加的,主要是由于随着系统负荷的降低,涡轮入口温度降低,根据式(15),相应的涡轮入口折合流量要增加. 因此,根据变工况特性,要在转速不变的前提下,使压气机和涡轮达到新的平衡,势必要增加空气流量,进而满足涡轮流量的要求,Yang 等^[3]的研究也获得了相同的结论.

图 4 不同调节模式的燃料流量和空气流量
Fig. 4 Fuel and air flow rate in different cases

图 5 显示,在 Case 1 模式中,随着负荷减小,天然气流量降低,而空气流量增加,SOFC 的

反应温度降低,直接导致涡轮进口温度降低. 在 Case 2 模式中,SOFC 的反应温度保持不变,经计算涡轮进口温度略有下降. 而对于 Case 3 模式,由于采用空气调节阀,虽然 SOFC 的反应温度保持不变,但多余的空气在涡轮前与燃料电池排出的高温气体混合,导致涡轮进口温度降低较快.

图 5 不同调节模式的 SOFC 反应温度和涡轮进口温度
Fig. 5 SOFC operating temperature and turbine inlet temperature in different cases

图 6 计算结果显示,在 Case 3 模式下, W_{MGT}/W_{SOFC} 下降最快. 主要原因是为保证 SOFC 的反应温度不变,在转速不变的情况下,多余的空气与电池高温排气掺混降低了涡轮入口温度,同时, MGT 效率降低剧烈,致使涡轮做功减少, W_{MGT}/W_{SOFC} 降低.

图 6 不同调节模式的 W_{MGT}/W_{SOFC}
Fig. 6 The ratio of MGT power to SOFC power in different cases

图 7 对比分析显示 Case 2 和 Case 3 的单电池电压皆随相对输出功率降低而增大,这是由于反应温度不变的情况下,相对输出功率降低导致电流降低,欧姆极化降低,电压增高. 而对于 Case 1,由于反应温度降低,能斯特电动势增大,但温度降低使电阻增大,最终电压的变化为先增大后减小.

图 7 不同调节模式的单电池电压与系统效率
Fig. 7 Single cell voltage and system efficiency in different cases

在系统效率方面, Case 2 对应的混合发电系统效率最高,且随着相对输出功率的降低,系统效率呈上升趋势,这是由于燃机采用变转速调节方式使压气机与涡轮保持较高效率,且 SOFC 电压随着功率降低而升高,系统效率总体升高. Komatsu 等^[4]的研究也得出了相同的结论. 然而, Case 2 的运行范围最小.

因此,为了保证混合发电系统的效率最高,同时扩大混合发电系统的变工况运行范围,提出了新的控制模式 Case 4,即当混合发电系统在 77% 以上负荷运行时,采用 Case 2 模式的系统调节方法,而当继续降低负荷时,采用 Case 3 的控制模式.

采用 Case 4 控制策略调节系统负荷,分析结果(见图 8,纵坐标为归一化参数)显示:随着相对输出功率的降低,燃料量减少,空气量先减少后增

图 8 Case 4 对应的混合系统变工况性能

Fig. 8 The hybrid system part-load performance for Case 4

加, W_{MGT}/W_{SOFC} 始终呈下降趋势,转速降低至额定转速 91% 后保持不变. 混合发电系统可以扩大至相对输出功率的 45%~100% 的运行范围,在额定和最小负荷运行工况下,混合发电系统的效率分别为 57.75% 和 56.40%,变工况条件下系统效率仅下降了 1.35%,充分显示了混合发电系统

变工况良好的运行性能.

3 结 语

本文以 220 kW SOFC/MGT 混合发电系统为研究对象,建立了燃料电池、燃气轮机以及换热器等所组成的混合发电系统数学模型,分析了不同控制模式下系统的变工况性能,并提出了新的控制策略.

变工况运行时,采用单独 SOFC 燃料控制模式(Case 1)时,系统的负荷调节范围为 70%~100%,达到最低负荷时,SOFC 反应温度降至 700 °C,混合发电系统效率降至 53.2%;变转速控制模式(Case 2)对应的系统的负荷调节范围为 77%~100%,达到最低负荷时,压气机运行已达到喘振点,然而,混合发电系统效率提高至 59.8%;定转速恒定电池温度的控制模式(Case 3)对应的混合发电系统的负荷调节范围为 59%~100%,最低负荷时,MGT 的输出功率已降至 0 kW,系统效率降至 52.7%. 对比 3 种控制模式,在相同的负荷输出条件下,Case 2 对应的混合发电系统效率最高,Case 1 对应的混合发电系统效率最低.

为了保证混合发电系统安全、稳定、高效运行,并提高发电系统的负荷调节范围,提出了新的控制模式 Case 4. 在该模式下,混合发电系统负荷调节范围扩大到 45%~100%,在额定和最小负荷运行工况下,对应的混合发电系统的效率分别为 56.40% 和 57.75%,变工况系统效率仅下降了 1.35%,显示了混合发电系统优良的变工况性能.

参 考 文 献:

[1] 贾俊熙,姜任秋,沈胜强,等. 管式固体氧化物燃料电池非稳态数值研究[J]. 中国电机工程学报, 2007, 27(20):91-98.
JIA Jun-xi, JIANG Ren-qiu, SHEN Sheng-qiang, et al. Transient numerical simulation for a tubular solid oxide fuel cell [J]. **Proceedings of the CSEE**, 2007, 27(20):91-98. (in Chinese)

[2] Stiller C, Thorud B, Bolland O, et al. Control strategy for a solid oxide fuel cell and gas turbine hybrid system [J]. **Journal of Power Sources**, 2006, 158(1):303-315.

[3] Yang J S, Sohn J L, Ro S T. Performance characteristics of a solid oxide fuel cell/gas turbine hybrid system with various part-load control modes [J]. **Journal of Power Sources**, 2007, 166(1):155-164.

- [4] Komatsu Y, Kimijima S, Szmyd J S. Performance analysis for the part-load operation of a solid oxide fuel cell-micro gas turbine hybrid system [J]. **Energy**, 2010, **35**(2):982-988.
- [5] 李杨, 翁一武. 固体氧化物燃料电池-燃气轮机混合动力系统的性能及控制策略分析[J]. 中国电机工程学报, 2010, **30**(35):94-100.
LI Yang, WENG Yi-wu. Performance study and control strategies of temperature solid oxide fuel cell-gas turbine hybrid system [J]. **Proceedings of the CSEE**, 2010, **30**(35):94-100. (in Chinese)
- [6] Campanari S, Iora P. Definition and sensitivity analysis of a finite volume SOFC model for a tubular cell geometry [J]. **Journal of Power Sources**, 2004, **132**(1-2):113-126.
- [7] Milewski J, Swirski K, Santarelli M, *et al.* **Advanced Methods of Solid Oxide Fuel Cell Modeling** [M]. London:Springer, 2011.
- [8] 薛利超. 基于 120 kW 固体氧化物燃料电池与微型燃机复合系统性能研究[D]. 大连:大连理工大学, 2007.
XUE Li-chao. Performance researches of a hybrid system based on 120 kW solid oxide fuel cell and micro gas turbine [D]. Dalian:Dalian University of Technology, 2007. (in Chinese)
- [9] WANG Wei, CAI Rui-xian, ZHANG Na. General characteristics of single shaft microturbine set at variable speed operation and its optimization [J]. **Applied Thermal Engineering**, 2004, **24**(13):1851-1863.
- [10] 张娜, 林汝谋, 蔡睿贤. 压气机特性通用数学表达式[J]. 工程热物理学报, 1996, **17**(1):21-24.
ZHANG Na, LIN Ru-mou, CAI Rui-xian. General formulas for axial compressor performance estimation [J]. **Journal of Engineering Thermophysics**, 1996, **17**(1):21-24. (in Chinese)
- [11] 黄钟岳, 王晓放. 透平式压缩机[M]. 北京:化学工业出版社, 2004.
HUANG Zhong-yue, WANG Xiao-fang. **Turbine Compressor** [M]. Beijing:Chemical Industry Press, 2004. (in Chinese)
- [12] Milewski J, Miller A, Salacinski J. Off-design analysis of SOFC hybrid system [J]. **International Journal of Hydrogen Energy**, 2007, **32**(6):687-698.
- [13] George R A. Status of tubular SOFC field unit demonstrations [J]. **Journal of Power Sources**, 2000, **86**(1-2):134-139.
- [14] Zhang W, Croiset E, Douglas P L, *et al.* Simulation of a tubular solid oxide fuel cell stack using AspenPlus™ unit operation models [J]. **Energy Conversion and Management**, 2005, **46**(2):181-196.
- [15] George R A, Bessette N F. Reducing the manufacturing cost of tubular SOFC technology [J]. **Journal of Power Sources**, 1998, **71**(1-2):131-137.
- [16] USDE. **Fuel Cell Handbook** [M]. 7th ed. Morgantown:US Department of Energy, Office of Fossil Energy, National Energy Technology Laboratory, 2004.

Analyses of part-load control modes and their performance of a SOFC/MGT hybrid power system

WANG Wei*, LI He, WANG Xiao-fang

(School of Energy and Power Engineering, Dalian University of Technology, Dalian 116024, China)

Abstract: Based on the 220 kW solid oxide fuel cell / micro gas turbine (SOFC/MGT) hybrid power system existing, the relevant mathematical models were established and the study of control modes on part-load performance of hybrid power system was carried out. The simulation results indicate that the 220 kW SOFC/MGT hybrid power system adjustable range must be more than 70% of the design output power for the SOFC fuel only control mode (Case 1), and more than 77% of the design output power for the variable rotational speed control mode (Case 2), and more than 59% of the design output power for the constant rotational speed and SOFC temperature control mode (Case 3). There is the highest efficiency for Case 2, but the lowest one for Case 1 at the same load. To extend the hybrid power system operation and ensure the system efficiency and safety, a new control mode is proposed in which the hybrid power system may operate at lowest load of 45% of design output power and keep efficiency at above 56.4%.

Key words: solid oxide fuel cell / micro gas turbine (SOFC/MGT) hybrid power system; control mode; part-load performance; operation range; system efficiency