汽轮机性能试验热耗率不确定度的分析计算

张志恒 孙 戈 ,钟农兵 (四川省电力工业调整试验所 ,四川 成都 610072)

摘 要:介绍了汽轮机性能试验不确定度的主要来源和评定方法,对测量参数的测量不确定度、影响系数和热耗不确 定度进行了分析探讨,并给出了一台315 MW 机组汽轮机性能试验热耗率不确定度的分析计算实例,对解析微分法和 小扰动分析法求影响系数进行了比较,并指出了影响热耗率不确定度的主要因素和解决办法。

关键词: 汽轮机; 性能试验; 热耗率不确定度

Abstract: The main source and evaluation method for the uncertainty of turbine performance test are introduced , and the measurement uncertainty of measuring parameters , the influencing coefficients and the uncertainty of heat rate are analyzed and discussed. An example for the uncertainty of heat rate is given for a 315 MW steam turbine , and the differential methods to calculate the influencing coefficients are compared such as the analytical differentiation and small disturbance analysis method. Finally , the main factors affecting the uncertainty of heat rate and the solutions are pointed out.

Key words: steam turbine; performance test; uncertainty of heat rate

中图分类号: TK267 文献标志码: A 文章编号: 1003-6954(2014) 03-0082-04

汽轮机热力性能试验是在规定的热力循环系统 中,用热工测量的方法获取各种有关的试验值。根 据试验目的选择相应的试验标准,是汽轮机热力性 能试验的首要任务。但由于各种原因,试验要求与 标准规定是有所偏差的,因此需要对热耗率不确定 度进行分析计算。

1 试验不确定度的主要来源

1.1 不确定度是选择出来的

汽轮机性能试验的不确定度由试验所参照的标 准来控制,如 ASME PTC6 – 2004 试验热耗率的不确 定度约为 0.25%^[1]。可以认为,选定试验标准本身 所具有的不确定度即为试验的基本不确定度。

1.2 测量次数和试验工况对试验不确定度的影响

测量次数越大,试验标准偏差越可靠,一般要求 测量次数应充分大。试验工况在一定小范围内应该 是稳定的,所有热力性能试验标准对工况的稳定及 参数波动范围均有明确规定,控制参数是使试验不 确定度达到或接近期望值,同时减少修正计算的量。

1.3 系统隔离对试验不确定度的影响

试验系统隔离对试验结果的不确定度影响是比较大的,一般情况下,系统不明泄漏率对试验热耗率 •82•

的影响是 1:1。如 ASME PTC6 - 2004 规定 试验时不 明泄漏量不能超过满负荷时主蒸汽流量的 0.1%^[1]。 1.4 测量仪表对试验不确定度的影响

仪表不确定度反映了仪表及二次测量系统的测量精度,它包括仪表的精密度、仪表的量程与该参数的大小之比、仪表因环境偏差而造成的各种附加误差和二次测量系统的不确定度。试验前,需要对各个仪表进行校验,并根据校验报告,对测量参数进行仪表修正,以确保得到试验标准要求的最小不确定度,如果使用未经校准的仪表,将使不确定度更大。

2 试验不确定度的评定

2.1 不确定度的 A、B 评定

不确定度依其评定方法可分为 A、B 两类,当不 确定度是采用统计方法得到的称 A 类评定,当用非 统计方法得到的称 B 类评定。不确定度的 A 类评 定和 B 类评定并无本质差别,只是评定方式不同而 已。A 类评定通常根据重复读数和多重测点,如试 验中的压力等参数的时间和空间的不确定度采用 A 类评定; B 类评定一般根据其他信息进行不确定度 估计,如用仪器的校验证书,试验中仪器的不确定度 采用 B 类评定。

2.2 合成不确定度

影响测量结果不确定度的因素很多,为了计算 总不确定度,需要将各不确定度分量进行合成。在 计算合成不确定度之前,需要确定各输入量的不确 定度是否彼此相关。对汽轮机性能试验而言,各输 入量函数关系为确定关系,认为互不相关,因此合成 不确定度可由A类和B类评定所计算得到的多个 不确定度用方和根方法进行合成得到。

2.3 扩展不确定度

扩展不确定度是将合成不确定度和所选的包含 因子相乘得到,在工程技术领域中,测量结果的不确 定度大都要求用扩展不确定度表示。如 ASME PTC6标准中不确定度是扩展不确定度 *U*₉₅,即置信 概率取 95%,但包含因子直接取 2,且要求自由度大 于 30^[2]。

3 试验不确定度的计算

在汽轮机试验中,测量不确定度包括直接测量 不确定度和间接测量不确定度两个部分。如压力、 温度的不确定度属于直接测量不确定度,功率、流量 的不确定度属于间接测量不确定度。

3.1 直接测量参数不确定度

直接测量参数不确定度由仪器的不确定度、时 间的不确定度和空间的不确定度三部分组成。

3.1.1 仪器的不确定度

仪表本身的不确定度是测量不确定度的主要来 源, 仪表不确定度反映了仪表及二次测量系统的测 量精度, 它包括仪表的精密度、环境温度影响、二次 测量系统的不确定度等。

$$U'_{I} = \sqrt{U_{1} \cdot \frac{FS}{\overline{X}} + U_{1}^{2} + U_{sys}^{2} + \cdots}$$

其中, U_{I} 为单台仪器的不确定度; U_{1} 为仪表或变送器的精密度;FS为仪表或变送器的量程; \bar{X} 为参数的平均值; U_{i} 为环境温度影响,对带有自动温度补偿的智能型变送器,此项一般不予考虑; U_{sys} 为二次测量系统的不确定度,对于采用数字输出的智能型 变送器,此项为0。

若被测量参数是通过相同类型和精度等级的多 重测点测量得到的 则该平均值的不确定度为

 $U_{I} = U'_{I} / \sqrt{m}$ 其中, U_{I} 为仪表造成的测量平均值的不确定度; *m* 为试验时仪器的台数。

3.1.2 时间的不确定度

时间不确定度来自试验工况的稳定性,由试验 标准差表征。一般情况下,试验标准均给出了最小 的样本数量的要求,其计算公式如下。

$$S_{x} = \sqrt{\sum_{i=1}^{n} (X_{i} - \overline{X})^{2}} / (n-1)$$
$$U'_{T} = \frac{t_{v}}{\overline{X}} \cdot \frac{S_{x}}{\sqrt{n}}$$

其中 S_x 为试验标准差; U_T 为单台仪器因采样时间 变化造成的读数平均值的不确定度; X_i 为单次采集 的数据; n 为测量次数; v 为自由度 v = n - 1; t_v 为 置信度为 95% 的学生 t 氏分布值 ,可查表得到 ,当 2 $\leq n \leq 10^5$ 时 ,

$$t_v \approx \exp^{\left[\frac{0.498n+0.242}{0.74n-1}\right]}$$

若用多台仪器测量,然后再取平均值,则

$$U_{t} = \frac{t_{v}}{\bar{X}} \cdot \frac{\bar{S}}{\sqrt{m \cdot n}}$$
$$\bar{\bar{S}} = \sqrt{\sum_{i=1}^{n} S_{i}^{2} / m}$$

其中 \overline{S} 为各台仪器的测量值计算的 S 的平均值; U_i 为多台仪器因采样时间变化造成的读数平均值 的不确定度 自由度 $v = m \times (n-1)$; \overline{X} 为 m 个测点 实测数据平均值的平均值。

3.1.3 空间的不确定度

因测量位置不同,同一被测参数的测量值会出 现差异,即产生空间不确定度,如试验中的排汽压 力。如样本数量大于10个,用计算时间的不确定度 的方法;如样本数量小于10个,用下面公式估算。

$$U_{S} = \frac{t'_{m} \bullet R}{\bar{\bar{X}}}$$

其中 U_s 为因采样位置不同使被测量参数出现差异造成的不确定度; t'_m 为自由度 v = m 的代用 t 分布值, 可查表得到; R 为 m 个测点实测数据平均值的范围, 即最大平均值与最小平均值的差值 $R = \overline{X}_{max} - \overline{X}_{min}$ 。 3.1.4 测量不确定度的合成

一旦确定上述三方面的不确定度,则被测参数 的测量不确定度为

$$U_p = \sqrt{U_I^2 + U_t^2 + U_s^2}$$

其中, U_P为被测参数的测量不确定度。

3.2 间接测量参数不确定度

• 83 •

试验中,有些计算变量是由若干测量参数计算 而得到的,它们的不确定度是由相关测量参数的不 确定度合成确定的。由下式决定为

 $U_{R} = \sqrt{\sum_{i=1}^{k} \left(\frac{\partial R}{\partial P_{i}} \cdot U_{pi}\right)^{2}}$

式中 $\partial R / \partial P_i$ 为影响系数 即计算变量 R 对测量 P_i 参数的变化的敏感性; U_{pi} 为测量参数的测量不确定度。

3.2.1 主蒸汽流量的不确定度

如试验是以主凝结水流量为主流量,则主蒸汽 流量的不确定度不仅取决于实测的系统主流量和各 辅助流量的测量不确定度,而且与系统不明漏率有 关。主蒸汽流量的不确定度计算如下。

$$\frac{\mathrm{d}F_{ms}}{F_{ms}} \approx \sqrt{\left(\frac{\mathrm{d}F_{cw}}{F_{cw}}\right)^2 + \left(\frac{F_{un}}{F_{ms}}\right)^2 + \left(\sum \frac{F_{aux}}{F_{ms}} \cdot \frac{\mathrm{d}F_{aux}}{F_{aux}}\right)^2}$$

其中, dF_{ms}/F_{ms} 为主蒸汽流量不确定度; dF_{cw}/F_{cw} 为 主凝结水流量测量不确定度; F_{un}/F_{ms} 为系统不明泄 漏量率; F_{aux}/F_{ms} 为辅助流量与主蒸汽流量的比值; dF_{aux}/F_{aux} 为辅助流量的测量不确定度。

本次试验中,凝结水流量不确定度为 0.213 9%, 系统不明泄漏率为 0.2%,由于辅助流量的不确定 度对主蒸汽流量不确定度影响较小,暂不考虑,则主 蒸汽流量的不确定度为

 $\frac{\mathrm{d}F_{ms}}{F_{ms}} \approx \sqrt{0.213\ 9^2 + 0.2^2} / 100 = 0.292\ 8\%$

3.2.2 功率测量不确定度

功率测量不确定度取决于功率测量元件、电压 互感器、电流互感器和数据采集系统的测量不确定 度,计算如下。

 $U_p = \sqrt{U_I^2 + U_{PT}^2 + U_{CT}^2 + U_{sys}^2}$ 式中 U_I 为功率的测量不确定度; U_{PT} 为电压互感器的 不确定度; U_{CT} 为电流互感器的不确定度; U_{sys} 为二次 测量系统的不确定度 对于数字输出 此项为0。

本次试验中 功率的测量不确定度为 0.103 5%, 电压互感器的不确定度为 0.057 7%,电流互感器的 不确定度为 0.028 9% 则功率的不确定度为

 $U_p = \sqrt{0.1035^2 + 0.0577^2 + 0.0289^2}/100 = 0.122\%$ 3.3 热耗率的不确定度

与测量参数的不确定度一样,热耗率的不确定 度是其计算式中的各个计算变量的不确定度的方和 根。公式如下。

$$U_{HR} = \sqrt{\sum_{i=1}^{k} U_{HRi}^2}$$

• 84 •

其中, U_{HRi}为热耗率各计算变量的不确定度,等于变量对热耗率的影响系数与各变量的测量不确定度的乘积。

计算热耗率不确定度的关键在于确定各个变量 的影响系数,对于影响系数,可采用查表法、解析微 分法和小扰动分析法来计算。

3.3.1 查表法

查表法是指利用文献中给出的参数变量不确定 度对热耗率的影响系数来计算热耗率的不确定度, 但是有适用范围和使用局限性。对于试验中热耗率 的修正产生的附加影响,可利用修正曲线来获得修 正参数的影响系数。

3.3.2 解析微分法

解析微分法计算影响系数,首先要获得热耗率 对试验中各个测量参数的数学表达式,然后通过对 每个参数求偏导数的方法来获得参数对热耗率的影 响系数。标准 ANSI/ASME PTC6 REPORT – 1985 对 解析方法的计算过程做了详细的阐述^[2],该方法主 要适用于测量主给水流量的热力性能试验,对于包 含各级抽汽加热器参数和主凝结水流量较复杂的热 力性能试验,通过解析法求取主蒸汽流量对热耗率 的影响系数计算则比较复杂。

3.3.3 小扰动分析法

对于较为复杂的汽轮机性能试验,采用编制的 热耗率计算程序,分别使用某一变量的两个数值对 试验进行两次评估并注意其差别,从而得到各个变 量对热耗率的影响系数。

4 热耗率不确定度的试验示例

以某电厂 315 MW 机组为例,按照 ASME PTC6 -2004 标准进行性能试验,其中压力、绝压和差压 变送器的精度等级为 0.1,温度测点用等级精度为 0.4 热电偶进行测量,功率采用精度为 0.1 级的 GXM305 多用校验仪测定。数据采集用输力强 IMP 分散式数据采集系统,由计算机控制采集和存储。 试验时间为 2 h,每 30 s 记录一次,总共 240 个数据 点。试验数据计算如下:表 1 为主要参数的测量不 确定度,其中,主蒸汽温度、背压 4 个测点,主蒸汽压 力、再热压力、再热温度、冷再压力、冷再温度、最终 给水温度 2 个测点;表 2 给出了解析微分法和小扰 动分析法计算变量参数对热耗率的影响系数,两种

表1 直接测量参数的测量不确定度							
参数名称	平均值	仪表量程	仪器 /%	时间 /%	空间 /%	合成 /%	
主汽压力	16.45 MPa	25 MPa	0.107 5	0.027 7		0.111 0	
主汽温度	538.72 °C		0.200 0	0.010 3		0.200 3	
高排压力	3.76 MPa	6 MPa	0.112 8	0.012 9		0.113 6	
高排温度	336.29 °C		0.282 8	0.018 5		0.283 4	
热再压力	3.42 MPa	6 MPa	0.124 1	0.013 3		0.124 9	
热再温度	536.15 °C		0.282 8	0.021 1		0.283 6	
背压	7.96 kPa	200 kPa	1.255 7	0.043 0	0.450 0	1.334 5	
最终给水压力	18.79 MPa	32 MPa	0.1703	0.030 3		0.172 9	
最终给水温度	277.32 °C		0.282 8	0.002 9		0.282 9	
凝结水压力	1.48 MPa	4 MPa	0.271 2	0.043 2		0.274 6	
凝结水温度	109.88 °C		0.400 0	0.010 9		0.400 1	
凝结水差压1	111.98 kPa	200 kPa	0.178 6	0.137 2		0.225 3	
凝结水差压 2	111.14 kPa	200 kPa	0.179 9	0.138 1		0.226 8	
电功率	318.16 MW		0.100 0	0.026 8		0.103 5	
表 2 解析微分法与小扰动分析法计算变量参数对热耗率的影响系数							
小状动公板注				留拆劑公注			

小机动力机法				作作 「成一方」」な		
测量参数	影响热耗率 不确定度/% A	修正附加 影响/% B	变量对热耗率的 影响系数/% C=A-B	影响热耗率 不确定度/% A	修正附加 影响/% B	变量对热耗率的 影响系数/% C=A-B
主蒸汽流量	1.005 1		1.005 1	1.000 0		1.000 0
电功率	-1.000 0		-1.000 0	-1.000 0		-1.0000
主蒸汽压力	-0.070 9	-0.090 4	0.019 5	-0.073 0	-0.090 4	0.017 4
主蒸汽温度	0.580 3	-0.146 9	0.727 3	0.584 9	-0.146 9	0.731 8
最终给水压力	-0.006 6		-0.006 6	0.000 0		0.000 0
最终给水温度	-0.525 3		-0.525 3	-0.557 6		-0.5576
再热压力	-0.010 8	0.0917	-0.102 5	-0.010 4	0.0917	-0.102 1
再热温度	0.380 0	-0.142 8	0.522 8	0.385 9	-0.142 8	0.5287
冷再压力	0.029 5	0.091 7	-0.062 2	0.032 8	0.0917	-0.058 9
冷再温度	-0.257 8		-0.257 8	-0.263 2		-0.263 2
排汽压力	0.000 0	-0.010 2	0.010 2		-0.010 2	0.010 2

表3 热耗率总不确定度

	小扰动分标	解析微分法			
测量参数	测量不确定度/% D	热耗率不确定度/% <i>E = C × D</i>	$F = E_2$	热耗率不确定度/% <i>E</i> =C×D	$F = E^2$
主蒸汽流量	0.292 8	0.294 3	0.086 6	0.292 8	0.0857
电功率	0.122 0	-0.122 0	0.014 9	-0.122 0	0.014 9
主蒸汽压力	0.111 0	0.002 2	0.000 0	0.001 9	0.0000
主蒸汽温度	0.200 3	0.145 6	0.021 2	0.146 6	0.021 5
给水压力	0.172 9	-0.001 1	0.000 0	0.000 0	0.0000
给水温度	0.282 9	-0.148 6	0.022 1	-0.1577	0.024 9
再热压力	0.124 9	-0.012 8	0.000 2	-0.012 8	0.000 2
再热温度	0.283 6	0.148 3	0.022 0	0.149 9	0.022 5
冷再压力	0.113 6	-0.007 1	0.000 0	-0.006 7	0.0000
冷再温度	0.283 4	-0.073 1	0.005 3	-0.074 6	0.005 6
排汽压力	1.334 5	0.013 6	0.000 2	0.013 6	0.000 2
$\sum F$			0.172 5		0.1754
	热耗率总不确定度 $\sqrt{\Sigma F}$	1%	0.415 4		0.418 8

(下转第90页)

5 结 论

(1)针对一管多机长引水系统水电站的动态响 应特点,提出适应电力系统中长期稳定分析的水轮 机降阶模型。

(2)针对水电站调压井结构复杂、阻抗系数难以确定等特点,提出以调压井结构系数动态修正调压井溢流时间常数的方法,提高仿真模型的准确性。

(3)与电网实测扰动数据的对比分析表明,该 模型能够正确反映中长期过程中水电机组的动态响 应,可用于此类特殊布置水电站的安全稳定性分析。

参考文献

- [1] 高慧敏 刘宪林 徐政.水轮机详细模型对电力系统暂态
 稳定分析结果的影响[J].电网技术 2005 29(2):5-9.
- [2] 李华 史可琴 范越 等. 电力系统稳定计算用水轮机调速 器模型结构分析[J]. 电网技术 2007 31(5):25-30.
- [3] 汤涌,宋新立,刘文焯,等.电力系统全过程动态仿真 中的长过程动态模型——电力系统全过程动态仿真 软件开发之三[J].电网技术 2002 26(11):20-25.
- [4] Working Group on Prime Mover and Energy Supply Models for System Dynamic Performance Studies. Hydraulic Turbine and Turbine Control Models for System Dynamic Studies [J]. Transactions on Power System ,1992 ,7 (1): 167 – 179.

[5] Hannett L. N ,Feltes J. W ,Fardanesh B ,et al. Modeling and Control Tuning of a Hydro Station with Units Sharing a Common Penstock Section [J]. IEEE Transactions on Power Systems ,1999 ,14(4): 1407 – 1414.

- [6] 曾云 涨立翔,郭亚昆,等.共用管段的水力解耦及非
 线性水轮机模型[J].中国电机工程学报,2012,32
 (14):103-108.
- [7] Kunder P. Power System Stability and Control [M]. New York: McGraw – Hill ,1994.
- [8] DL/T 5058 1996 ,水电站调压室设计规范[S].
- [9] 程永光 杨建东. 用三维计算流体力学方法计算调压 室阻抗系数[J]. 水力学报 2005 36(7):787-792.
- [10] 付亮,王义国.有调压井水电站甩负荷试验与仿真分 析[J].水电能源科学 2012 30(6):154-157.

作者简介:

汤 凡(1984),硕士,工程师,主要研究方向为电力系统分析计算与稳定控制技术研究;

丁理杰(1981),博士,高级工程师,主要研究方向为电 力系统分析计算与稳定控制技术研究;

张 华(1985),硕士,工程师,主要研究方向为电力系 统安全稳定分析;

滕予非(1984),博士,工程师,主要研究方向为电力系 统安全稳定分析;

魏 巍(1984),博士,工程师,主要研究方向为电力系 统安全稳定分析。

(收稿日期:2014-02-11)

(上接第85页)

方法计算出的影响系数差别不大,因此,对于复杂的 函数建议采用小扰动分析法;从表3知,热耗率的不 确定度超出了标准的要求,主要是主蒸汽流量的不 确定度太大,功率不确定度也没达到标准要求。

5 结 论

主要介绍了汽轮机热耗率不确定度的分析计算 过程,并给出了计算实例,从数据中可以看出,主蒸 汽流量、功率和温度对热耗率产生的不确定度影响 比较大,压力测点对测量结果的不确定度影响较小。 因此,可在试验过程中考虑降低这些参数的不确定 度,如增加重要测点个数、用精度较高的温度测温元

件和减少系统不明泄漏率等。

参考文献

- ASME PTC 2004. Steam Turbines Performance Test Codes [S]. New York: The American Society of Mechanical Engineers, 2005.
- [2] ANSI/ASME PTC 6 REPORT 1985. Guidance for Evaluation of Measurement Uncertainty in Performance Tests of Steam Turbines [S]. New York: The American Society of Mechanical Engineers, 1986.

作者简介:

张志恒(1977),硕士研究生,工程师,主要从事发电厂 设备调试和性能试验方面的研究。

收稿日期:2014-04-08)

• 90 •