対	策	の内	容	冷却水入口	温度の設定変更
(4)	運用対策	R 設備道入等	生分生	区分番号	1202、3305
			小 分 類	冷凍機	
現	状	吸収式冷凍機を使用しているが、冷却水入口温度は一年を通じて 28℃以下と なるよう管理している。			
	策 内 容	● 冷凍機は、冷却水入口温度が低いほど、冷凍機の効率が向上する。			
対:		● 夏期の冷凍機稼動のピーク時は、冷却水入口温度を現行どおり 28℃以下で			
		管理し、その他の期間は設定温度を下げて省エネルギー運転を行う。			
		● 冷却水入口温度を 28℃から 25℃に 3℃低下させると冷凍機出力は 16%向上			
		(消費エネルギーは19%低減)する((財)省エネルギーセンターの実績値)。			
		①冷却水入口温度 28℃における冷凍機能力:300USRT(COP1.1)			
計算条	算の前提件	②夏期以外の稼動時間:12 h/日、180 日/年			
		② ② 次 次 が が が で で で で で で で			
		②行保機負担率:43% ④夏期以外の冷却水入口温度設定:25℃以下(現行設定値より3℃の低下)			
		● 夏朔以外の行却水八日価度設定:23 C以下(現1)設定値より3 Cの似下) ⑤都市ガス単位発熱量:45.0 GJ/千 m³			
		⑥都市ガス料金:77.4 円/m³			
		⑦排出係数:0.0136 t-C/GJ			
		注)USRT;米国冷凍トン			
	求温暖化策効果	[削減エネルギー量]			
		冷却水温度設定値変更前の冷凍機のエネルギー消費量は、			
		冷凍機能力(冷凍トン)/COP×冷凍機負荷率×3,024kcal/USRT·h×4.184kJ/kcal			
		$=300 \text{USRT}/1.1 \times 0.45 \times 3,024 \text{kcal/USRT} \cdot \text{h} \times 4.184 \text{kJ/kcal} = 1.55 \text{GJ/h}$			
		$1.55 \text{ GJ/h} / 45.0 \text{ GJ/} + \text{m}^3 = 0.0344 + \text{m}^3/\text{h}$			
		削減エネルギー量は、			
		0.0344 千 m^3/h ×12 h/日×180日/年×0.19= 14.1 千 $m^3/$ 年			
		※ 冷却水温度低下によるファン動力の増加に伴うエネルギー増は考慮していない。			
		[削減金額]			
		$14.1 + m^3/4 \times 77.4 + m^3 = 1.091 + m^3 =$			
		[削減 CO ₂ 量]			
		$14.1 + m^3/4 \times 45.0 \text{ GJ/} + m^3 \times 0.0136 \text{ t-C/GJ} \times 44/12 = 31.6 \text{ t-CO}_2/4$			
備	考	「対策実施上の留意事項」			
		冷却水温度を下げると冷凍機効率は向上するが、冷却塔ファンの動力は増加す			
		る。多くの場合、このファン動力の増分を考慮しても省エネルギーとなるが、実施にあ			
		たっては冷却塔動力を含めた可否判定が必要となる。			