対	策	Ø	内	容	★コンプレッ	,サーの廃熱回収(ボイラー給水)		
A 追	更用対策 (B 設備	请 導入等		区分番号			
					小 分 類			
TE	415					却水で熱交換し廃棄している。ボイラーは蒸発量		
現	状							
		補給水を供給している。						
		● 更新に合わせコンプレッサーをボイラー近傍に移設。新コンプレッサーの空気						
		出口部に熱交換器を導入し、圧縮熱をボイラー補給水で回収してボイラーの燃料消費量を軽減する。						
		1 1	月貫 里?	と軽例	9 5 0			
)	王縮空気	蒸気		
						70°C		
対分	策内容					熱		
				ם	ンプ°レッサー	交換がイラー		
						探		
					18℃	補給水		
			軟水装置					
						均 18℃である		
		②水の比熱は 4.186 kJ/kg℃ ③ボイラーの熱効率は 95%						
	算の前提	④コンプレッサーの熱交換器出口の補給水温度は 70℃						
条	件	⑤ボイラーの運転時間は年間 6,000 時間で、平均 75%の負荷で 2 台運転する						
		⑥都市ガス単位発熱量:45.0 GJ/千 m³ ⑦都市ガス料金:77.4 円/m³						
						GO /GI		
		_	は保 数:		ブス 0.0136 t-	-CU ₂ /GJ		
		1	-		-	水が得る単位時間当たりの熱量は、		
		(70−18) ℃×4.186 kJ/kg℃×2.0 t/h×75%×2台×8%=52.24 MJ/h						
		52.24 MJ/h×6,000 h/年=313.4 GJ/年						
地球	は温暖 化	よって回収熱量を都市ガスに換算すると、						
対分	策効果	$313.4 \text{ GJ/年} / 0.95 / 45.0 \text{ GJ/千 m}^3 = 7.33 + m^3/4$						
				n³/年×	77.4 円/m³=	=567 千円/年		
			CO ₂ 量					
		7.	33 ← r	m ³ /年 >	(45.0 GJ/千 r	m ³ ×0.0136 t-C/GJ×44/12= <u>16.4 t-CO₂/年</u>		
		1						