内航海運の省エネルギー診断

(社)日本船舶機関士協会 省工ネ診断員 金山節男

改正省エネ法「エネルギー使用の 合理化に関する基本方針」 (運輸部門)

- ◆推進体制を整備
- ◆ エネルギー使用の合理化に資する運航
- ◆ 輸送能力の高い輸送用機械・器具の使用
- ◆ 輸送能力の効率的な活用
- ◆ その他 関係者との連携の強化等

内航海運における地球温暖化対策の現状

内航海運からの排出量

◆内航海運からのCO2排出量は約1300万トン (運輸部門全体に占める割合:約5%、日本全体に占める割合:約1%)

地球温暖化対策の現状(京都議定書関連

◆改正省エネ法(平成18年4月施行)

·対象者: 特定貨物輸送事業者(総船腹量2万GT以上)

特定荷主(輸送量3万トンキロ以上)

義務付け : 中長期的計画の策定及び毎年の報告

目標 : エネルギー消費原単位を年平均1%以上削減

◆京都議定書目標達成計画(平成17年4月)の自主行動計画

•実施主体 : 内航総連、旅客船協会

・目標 : 2010年のCO2排出原単位を3.0%削減(1990年比)

・現状 : (内航総連) 排出総量は減少しているが、原単位は6%増(2007年度)

(旅客船協会) 排出総量は減少しており、原単位は1%減(2007年度)

内航海運省工ネ診断推進委員会



内航海運業界における自主行動計画達成のための具体的な取組みを支援するために、

平成二十一年度、国土交通省海事局内に「内航海運省エネ診断推進委員会」が設置されました。

• 「内航海運省エネ診断推進委員会」の目的

- ・省エネ効果・環境負荷低減効果の高い取組み推進体制構築。
- ・内航船に適した省エネ対策指導方法と実施方式。
- ・診断ニーズに応じた診断基礎技術。
- ・省エネ診断の周知・啓発のあり方を検討し制度の浸透を図る。

「省エネ診断員」

内航海運省エネ診断推進委員会の下部組織としての分科会が設けられ、

個船の省エネ診断を担当する「診断員」が委嘱されました。

「診断員」は、一級海技士免状を有し、船舶機関長や船舶管理の経験が豊富な者を中心に構成されています。

「内航船舶の省エネルギー診断」の基本方針

- 現状の把握と、省エネ推進の可能性を共有 運航データの可視化
- 運航の工夫による省エネをサポート 省エネ着眼点の掘り起こし
- 簡単にシミュレーションし効果を予測できる 省エネルギー自己診断ソフト

省エネ診断のチェック項目

I 陸上の省エネ管理 書類及び面談にて診断

エネルギー管理体制:

エネルギー使用量管理:

エネルギー原単位管理:

環境関連の管理:

PDCAサイクル管理;

運航管理;

保守管理:

船員教育;

組織整備 / 人材教育 / 省エネ目標 / 中・長期計画

環境管理との整合 / 公的優遇制度の利用

会社全体 / 個船 / 統計・分析と見える化

輸送活動量 / エネルギー使用原単位 / CO2排出量

CO₂排出対策 / Nox・Sox排出対策 / 廃棄物・ビルジ処理対策

Plan Do Check Actionの継続的改善の実施状況

○航海計画立案・最適航路選定・効果的な減速航行

〇貨物以外積載物の削減・船体の最適トリム検討

〇貨物の管理

〇航海設備の有効利用

〇計測・記録

〇船舶性能管理

〇予防保全計画の立案

○省エネ推進の為の船体・機関・機器の改善計画立案

〇計測-記録記録

〇動機付け

省エネ診断のチェック項目

Ⅱ本船の省エネ対応体制: 訪船し、面談・計測DATA及び現状チェック診断

船体•推進器;

主機関•減速機;

発電設備;

熱発生装置及び熱交換器;

電力消費機器;

居住設備;

情報の取得と活用状況;

計測・記録・報告書の作成と報告状況:

〇船底・水線部の汚損・塗装状況

〇プロペラの汚損状況

○主機の運転状態・記録・性能・整備状況等

〇主機関回転数とCPP翼角最適運転点選択

○ディーゼル発電機運転状態・性能・整備状況等

〇軸発電機使用状況

○補助ボイラー運転状態・整備状況

○排ガスエコノマイザー運転状態・整備状況

〇熱交換器運転状態 · 整備状況

〇機関室補機

〇甲板補機

〇荷役設備

〇照明設備

〇空調設備

○厨房設備・冷凍/冷蔵設備

〇入渠時船底部整備計画

OCPP装備船の管理体制

○海・気象・海流の情報取得/航海計画立案

〇航路・港湾・荷役予定の情報取得/航海計画立案

〇航海・機関日誌

〇航海•機関撮要日誌

〇荷役•荷物管理記録

〇機器整備記録

OMOチェックリスト

船舶の省エネルギーのポイント

本船の正確なエネルギー使用データーの把握 本船の記録採取

• 時間

出港時間

← 航進時間

 \Rightarrow

人港時间

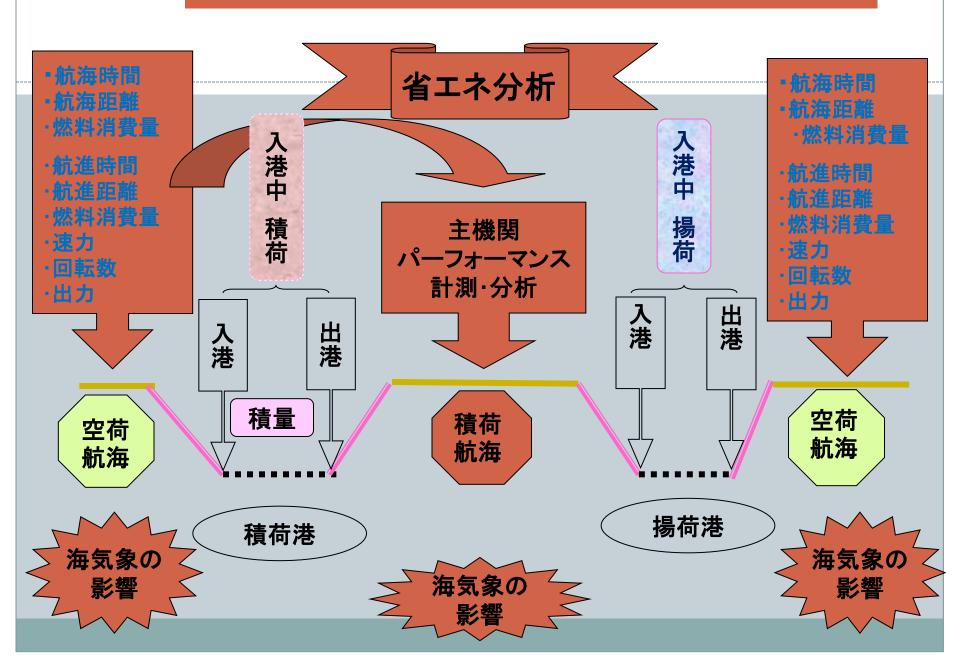
出S/B 航海時間 入S/B · 錨泊

- ・航海距離・(航進距離に対する速力・回転数は必須)
- ·各燃料消費量 主機 (航進時間·航海時間·停泊時間)

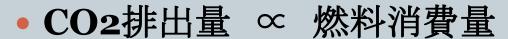
発電機 (航進時間 停泊時間)

ボイラー(航進時間・停泊時間)

船舶の"年間就航実績"作成のポイント



CO。削減方策の着眼点と検討例



CO2排出原単位 \propto 燃料消費原単位 = 船の燃料消費量 \div 輸送活動量 < CO2排出原単位 = エネルギー使用原単位 = エネルギー効率運航指標 > < CO2排出量 = 活動量(A) \times エネルギー効率(B) >

輸送活動量 = 積載量(ton) × 航海距離(km) 積荷を増やし かつ、空荷航海を削減する。

説明: A港からB港まで同じ量の荷物を運ぶなら

燃料消費量 (∝CO2排出量) が少ないほうが効率が良い。

また、同じCO2排出量ならば、多くの貨物を長距離運ぶほうが効率が良い。

船の燃料消費量 = (主機関 + 発電機関 + ボイラ)の燃料消費量

各々のエネルギー効率を向上し、不要なエネルギーを削減する。

CO。削減方策の着眼点と検討例

1. 主機関、船体の省エネ対応

経年に伴う船体抵抗軽減策 + 主機関の舶用特性を利用した軽減策 主機関出力 ∝ 回転数の3乗 港間の燃料消費量 ∝ 船速の2乗

- 停泊時間の短縮と減速航海
- ・ 入渠による適正な推進性能維持と船体性能の劣化回復
- オートパイロットのエコノミーモードの活用
- ・ 燃料油、清水の積載量管理
- ・ 船体トリムの調整
- ・ 気象、海象 および、海流情報等の活用
- ・ 主機関回転数とCPP翼角の最適点の設定
- 軸発電機運転の見直し
- 2. 発電機関(船内電力)の省エネ対応
- ・ 冷却海水ポンプの運転法
- ・ 機関室通風機の運転台数
- ・ 夏季空調温度の設定
- ・ 照明の管理
- 3. 熱発生装置、熱交換器の省エネ対応
- ・ 補助ボイラの空-燃比の調整
- ・ 荷物油の加熱方法
- ・ 主機関の排熱利用と排エコ発生蒸気の有効活用



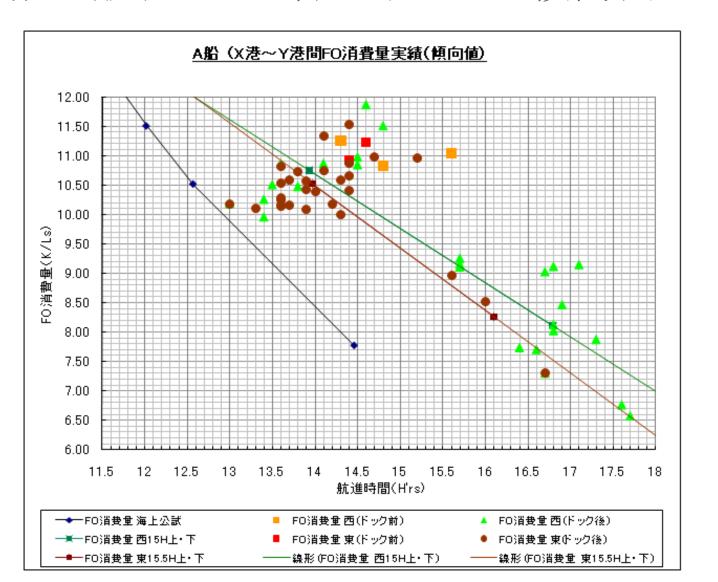
ー見して小さな省エネ効果より期待できな いように思われますが、

これらを積み重ねることで得られる効果の大きさの実例を示すことで、

自船に対する省エネルギー推進の意欲の 向上が期待出来ます。

4

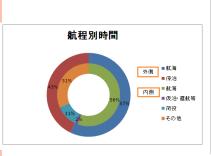
減速航行による省エネルギー検討例

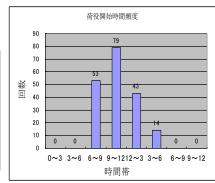


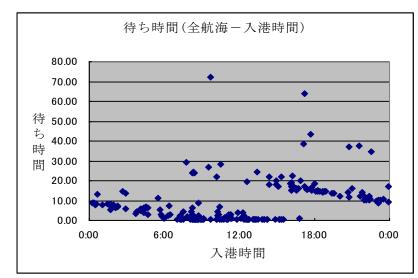
停泊時間の短縮・情報の活用による減速航行

停泊時間を短縮し減速航海を行いましょう。

荷役開始時刻に合わせた航海計画により、減速航海出来る余地が大きい。



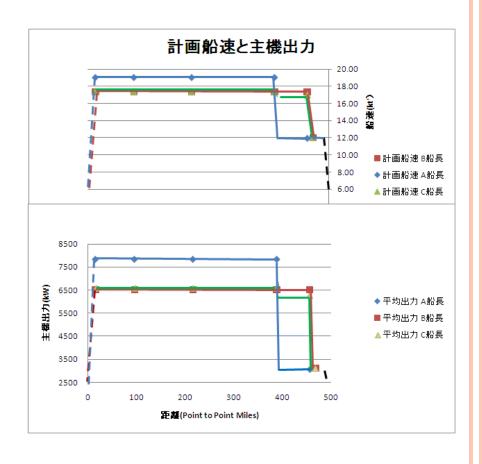




情報を活用し、港間減速航海は一定の主機出力で。

黒潮を考慮した航海計画をたて、一定の主機出力で減速運航をしたB船長に比べ、

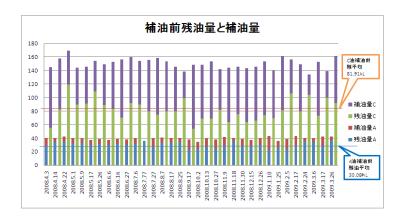
経済運航を考慮しなかったA船長は3.46%多くの燃料を使用しました。



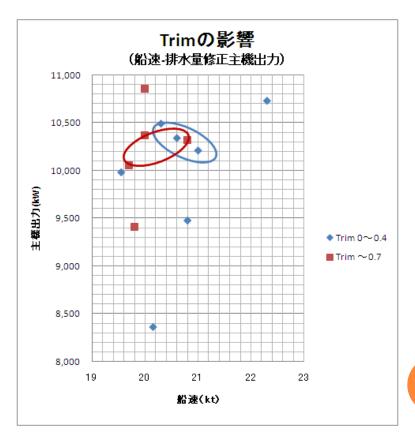
荷物以外の積載物管理と省エネルギー

燃料油・清水の補給計画

主機出力 ∞ 船速³×排水量^{2/3}



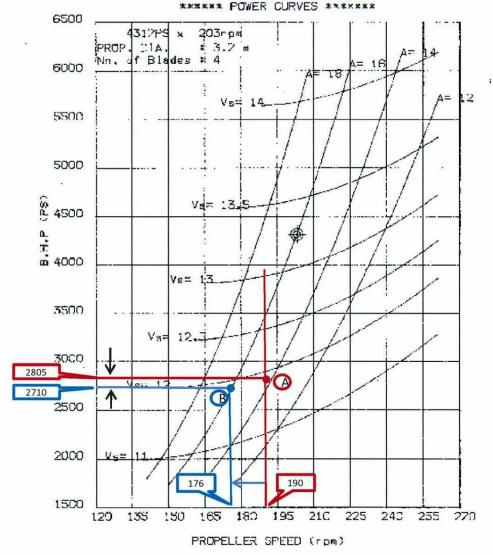
船体のトリム



省エネルギー 自己診断ソフトの例

主機回転数-C.P.P.翼角の 最適運転点と, 軸発電機使用効果の検討

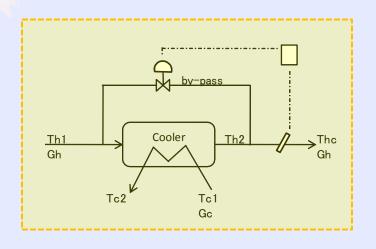
(航走推定曲線図を利用した検討例)

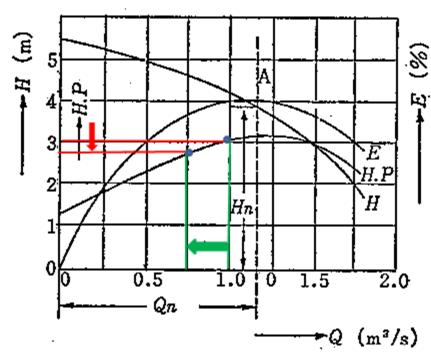


FULL CONDITION (NO SEA MARGIN)

TECHNO NAKASHIMA CO., LTD. TECHNICAL DEPI.

駆動電動機電力 ∝ ポンプの流量





H=流量の変化に対する揚程の変化 H.P=流量の変化に対する所要馬力の変化 E=流量の変化に対する効率の変化

渦巻きポンプの特性曲線

本船データの入力

プレートクーラの流体出口温度の計算

部分に入力してください。

船名:

亜日ま上げ

女口払みり	定格流量	比重	定圧比熱	定格流量	運転台数	ポンプ実流量	2009.11.06	(MCR 80%)
	(M^3/h)	(γ)	(cp)	(kg/s)		(kg/s)	流量(M³/h)	運転流量/定格流量
SW Pump	160	1.025	3929.2	45.55556	1	23.89899	83.9	0.52
FW Pump	140	1	4180	38.88889	1	39.21874	141.2	1.01

要目表および海上公試成績表(85%MCO)より

SW Pump	定格電流	運転電流	定格電力	運転電力	運転電力	運転流量	運転流量/
Motor	(A)	(A)	(kW)	(kW)	/定格電力	(M^3/h)	MCR 85%時流量
	30	20	18.5	12	0.66	84	1.00
	(2009.11.06)	22	18.5	13	0.73		

FW Pump	定格電流	運転電流	定格電力	運転電力	運転電力
Motor	(A)	(A)	(kW)	(kW)	/定格電力
	36	22	22	13	0.61
	(2009.11.06)	22	22	13	0.61

セントラル	冷却面積	使用台数	合計冷却面積	海水温度	清水入口温度	低温冷却水
冷却器	(M^2)		(M^2)	(℃)	(°C)	設定温度(℃)
	40.6	2	81.2	21	36	33
		2009.11.06 出日	□温度(℃)	27	25	
By−pass <i>‡</i>	+の開度		36	%	0.36	

By-pass弁の開度の確認 2009.11.06データによる Bypass(%) : x

: 冷却清水流量

Gh*x/100 36°C Gh 36°C Gh 33°C Gh*(1-x/100) 25°C

cph*Gh*33=cph*Gh*x/100*36+cph*Gh*(1-x/100)*25

By pass = 36 %

ブレートクーラの温度試算

試算データの入力と試算結果

ブレートクーラの温度 熱容量流量を求める	試算
清水側	cph*Gh 52161 W/K
海水側	cpc*Gc 46952 W/K
熱容是法是のこともよう	カーストラン・カナフェン
熱合里川里のつう小で (cpG)slt	, いほうが(cp <u>G)sであるか</u> ら - cpc*Gc - 46952 W/K
(CpG)II‡	cph*Gh 52161 W/K
***	·
熱交換器の温度効率 η は	: n ia. - cph*Gh*(Th1-Th2)/((cpG)s*(Th1-Tc1)) =cpc*Gc*(Tc2-Tc1)/((cpG)s(Th1-Tc
// 18	で表される。
η	0.4
	0.733333
清水出口温度Thgは	
Th₂lå	Th _i -η*(Th1-Tc1) 参考)2009.11.06データ
Th ₂	30 °C25 °C
交換熱量Qは	
QIJ	η *(cpG)s*(Th1-Tc1)
Q	312966 W
	431656 W
海水出口温度Tc₂は	
Tc₂l‡	Tc ₁ +Q/(cpc*Gc) 参考) 2009.11.06データ
Tc ₂	30 °C27 °C
対裁平均温度差の算	出
向流式の場	
Δ T1 = Th1	
∆T2 = Th2	2 -Tc19 ℃ 課度差(△Tm)は、(△T1 - △T2)/Ln(△T1 / △T2)で表わされる。
対数十均温 ΔTm	i度左(Δ1m/la、(Δ11 - Δ12) / Ln(Δ11 / Δ12) で表わされる。 7 ℃
Δ1111	
冷却海水ボンブ電流	
海水温度	21_ <mark>°</mark> ℃
	TRUE
	1
セルロ76が、	、TRUEの場合、
	冷却清水出口温度が、低温冷却清水の設定温度以下であり、
	かつ、対数平均温度差(ΔTm)が、2℃以上で、 冷却海水ポンプの運転流量が定格の0.5以上であるから検討に値する。
セルロ76か	・/P 却) 水がアングの連転流重が定格のU.5以上であるから快討に値する。 、TRUE以外の場合は、検討に値しない。
2,7,0100	CHOCKALA WEIGHT WILLER ON . 8

然份里加到	清水側	cph*Gh	52161 V	W/K		
	海水側	срс*Gс	33718 V	W/K		
熱容量流量			<u>G)sであるか</u> ら			
	(cpG)slJ (CpG)llJ	opo*Go oph*Gh	33718 V 52161 V			
	Оралів	opinan	02101	WIN		
熱交換器	の温度効率			=) ./=		
	ηlt	cph*Gh*(h1 = h2)/((c	:pG/s*(Thi	- c1 <i>))</i> =c	pc*Gc*(Tc2-Tc1)/((cpG)s(Th1-Tc で表される。
	η		0.4 0.733333			C 1/2 1 1 0 0
清水出口	温度Th₂は					
	Th₂l‡	Th ₁ -η *(T				参考) 2009.11.06データ
	Th ₂		30	C		25 ℃
交換熱量	Qla					
	Qlt	η *(cpG)s	*(Th1-Tc1)			
	Q		312966 V 431656 V			
海水出口	温度Tc₂は		101000			
	Tc₂l‡	Tc ₁ +Q/(c ₁	oc*Gc)			参考)2009.11.06データ
	Tc ₂		34 °	C		27 ℃
対数平均	温度差の算					
	向流式の場 ΔT1 = Th1	_	200	c		
	Δ T2 = Th2			Ċ		
		i度差(△Tm			Ln(∆T1 /	ΔT2)で表わされる。
	ΔTm		5	С		
	ボンブ電流化	値	19		変更前	22 A
海水温度				C		
			FALSE			
			Ţ			
	セルD76が、			(氏) 目1全 ± 用(3	まっとへ ミュウニ	温度以下であり、
			五口温度が、1 7平均温度差(
		冷却海水7	ドンブの 運転	流量が 定権	₿の0.5以上	であるから検討に値する。
	セルD76が、	、TRUE以外	の場合は、検	語打に値した	£1,	

省工ネ試算結果

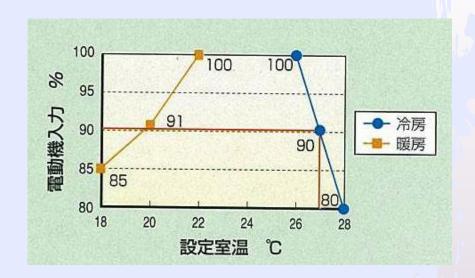
冷却海水ボンブの運転電流値を見なから吐出弁を徐々に絞って省エネを図る。 目標電流値の試算 2009年11月6日ケースを例に試算する。 セルD75に、予定電流値を入力する。 この時、セルD76が、TRUEであること。 今仮にセルD75に、20と入力してみよう。 この時、セルD76が、TRUEであるから、 冷却海水ポンプの吐出弁は電流値20Aとなるまで絞ってもよい。 省エネ率の試算 この時の「省エネ率」は、"(1-調整後の電力/調整前の電力)*100"となる。 9.09 % この時の冷却海水ボンブの所要電力 12.19 kW/h 調整前の冷却海水ボンブの所要電力 13.41 kW/h 電力削減量 1.22 kW/h 年間電力削減量 年間運転時間 8.760 h/年 A重油比重 10,681.63 kW/年 年間発電機燃料削減量(A重油) 205 g/kW/h 燃料消費率 発電効率 2.32 kL/年 49.7 千円/kL 年間A重油削減金額 A重油価格 115.23 千円/年 原油換算削減量 2.34 kL/年 CO。削減量 6.91 t-CO。/年 船全体での省エネ率 本船の年間燃料消費量 1399.95 kt/年 0.12 % 413.37 kL/年

エネルギー自己診断ソフトの例 (簡易試算図による検討例)

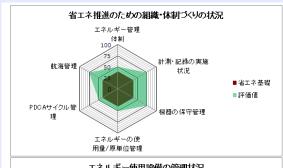
ボイラの空-燃比調節による省エネ

空気比低減効果(A重油) (排ガス温度=200,300,400℃) 18% 18% -200°C 16% 16% -0-300°C —□—400°C 14% 14% -排が702 燃料低減率(対改善前) 12% 10% 20% 華 %8 6% 4% 2% 2% 1.0 低減前後空気比(AR1⇒AR2)

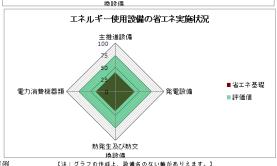
空調設定温度調節による省エネ



省エネルギー診断例







【注:グラフの作成上、設備名のない軸がありえます。】 食社・食船の現状:この部分が多いほど良好です。今後一層の推進を図ってください。

 者エネルギー取り組みの萎襲部分です。この部分が見えなくなるよう省エネルギー推 速に注力下さい。

Ⅱ-1 省エネルギー診断結果の概要

(1) 低減額計

20.545 千円

		現状(千円/年)	低減額(千円/年)	削減率
重	A	16,313	1,055	6.5%
油	С	109,015	19,490	17.9%
+	その他	0	0	
	合計	125,328	20,545	16.4%

注)『現状金額』は、7項のエネルギー使用状況を基に下記の予測効果で使用した単価(下記)を乗じて推算しています。又、『低減額』は、下記の提案内容のうち〈運用にて実施可能な提案〉および〈回収可能な投資によるもの〉を合計した金額です。尚、削減電力も燃料換算して含めています。

A 重油 49.70 千円/kL 39.1 GJ/kL 59.65 千円/kL 41.7 GJ/kL 59.65 有用/kL 41.7 GJ/kL 59.65 GJ/kL 59.65 GJ/kL

(2)診断結果の内訳

≪Ⅰ.運用にて実施可能と思われる提案≫

所見			子	測効果		
リスト 分類Na	改善事項 (所見リストに対応して箇条書き)	エネルギー 種類	省エネルギー重 (kL/年) kWh/年等	原油換算 kL/年	削減額(**) (千円/年)	CO週削減量 (t-CO』/年)
1 1-7	停泊時間の短縮と減速航海	A重油	16.74	17	832	45
		C重油	446.27	482	17,427	1330
2 1-7	オートバイロットのエコノミーモードの活用	A重油		0	0	(
		C重油	12.14	13	474	36
3 2-2	船体のトリム調整	A重油	11.51	12	572	31
		C重油	253.87	274	9,914	751
4 2-3	燃料油・清水等の積載量の管理	A重油	0.77	1	38	1
		C重油	16.99	18	663	5:
5 4-1	ボイラの空-燃比調節	A重油		0	0	(
		C重油	6.02	7	235	18
6 5-1-2	機関室通風機運転	A重油		0	0	(
		C重油	7.06	8	276	2
7 5-3-1	夏季空調設定温度の適正化	A重油	0.47	1	23	
		C重油	0.47	1	18	
8 5-5-1	航海中の貨物艙内照明の消灯と省エネ型蛍光灯	A重油	3.25	3	162	(
		C重油	22.30	24	871	61
	合計	A重油	21.23	21	1,055	58
	□ Ā Ī I	C重油	499.11	539	19,490	1487
		合	· 計	560	20,545	1545

省エネルギーを推進するために

今後の課題

「エネルギー使用原単位」を算出するための

"基準の作成"

لح

"計測データの統計・分析システム"の確立 今後の最重要課題

人類の幸せのために 美しい地球を守ろう

省エネは、 関係者全ての理解と協力 小さな努力の積み重ね が大切です

