

**KERNFORSCHUNGSZENTRUM  
KARLSRUHE**

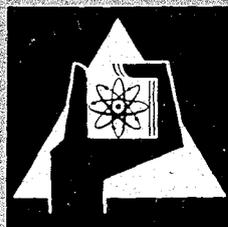
August 1971

KFK 715

Institut für Reaktorentwicklung  
Projekt Schneller Brüter

Ein FORTRAN-PROGRAMM  
zur Auslegung von Dampferzeugern

H. Spilker



GESELLSCHAFT FÜR KERNFORSCHUNG M. B. H.  
KARLSRUHE



KERNFORSCHUNGSZENTRUM KARLSRUHE

August 1971

KFK 715

Institut für Reaktorentwicklung  
Projekt Schneller Brüter

Ein FORTRAN-PROGRAMM zur Auslegung  
von Dampferzeugern

---

von

H. Spilker

Gesellschaft für Kernforschung m. b. H. , Karlsruhe



<u>Inhaltsverzeichnis</u>	<u>Seite</u>
Zusammenfassung	2
1. Verzeichnis der Abbildungen und der verwendeten Formelzeichen	3
1.1 Verzeichnis der Abbildungen	3
1.2 Verwendete Formelzeichen	4
2. Einleitung und Problemstellung	6
3. Theoretische Grundlagen zur thermodynamischen und strömungstechnischen Berechnung	8
3.1 Verwendete Nusselt-Beziehungen im Mantelraum (shell-side), d.h. Primärseite (Sekundärseite) des Dampferzeugers	8
3.2 Verwendete Nusselt-Beziehungen innerhalb der Rohre (tube-side), d.h. Sekundärseite (Tertiärseite) des Dampferzeugers	12
3.3 Wärmeleitfähigkeit des Tauscherrohrmaterials	13
3.4 Wärmedurchgangszahl	14
3.5 Übertragene Wärmeleistung	14
3.6 Druckverluste	15
4. Organisatorischer Aufbau des Programmes	19
5. Hinweise für die Benutzung des Programmes	22
5.1 Allgemeine Hinweise zur Verwendbarkeit des Programmes	22
5.2 Eingabe	27
5.3 Ausgabe	31
5.4 Erläuterung der möglichen Fehlermeldungen	33
5.5 Zugehörige Unterprogramme	35
5.6 Speicherplatzbedarf und Rechenzeit	36
6. Literaturverzeichnis	37
7. Anhang	38
7.1 Demonstrationsbogen für die Ein- und Ausgabe	38
7.2 FORTRAN-Listen des MAIN-PROGRAM und aller Unterprogramme	53

Handwritten text, likely bleed-through from the reverse side of the page. The text is extremely faint and illegible due to low contrast and blurring. It appears to be a multi-paragraph document, possibly a letter or a report, with several lines of text visible across the page.

### Zusammenfassung

In diesem Bericht wird ein Rechenprogramm zur thermischen Auslegung von Dampferzeugern und Zwischenüberhitzern für verschiedene Primärmedien beschrieben.

Es wurde im Rahmen der Arbeiten zum Projekt "Schneller Brüter" erstellt und dient zur Ermittlung der charakteristischen thermodynamischen und geometrischen Auslegungsgrößen der wärmeübertragenden Kühlkreiskomponenten, wie sie für Voruntersuchungen und zur Erstellung von Studien erforderlich sind.

Das Programm wurde so flexibel gestaltet, daß es im Prinzip auf alle für Reaktoranlagen relevanten Dampferzeugungssysteme anwendbar ist.

Um eine rasche Auswertung der Ergebnisse zu gewährleisten, können die errechneten Daten simultan zur Rechnung neben der üblichen numerischen Ausgabe auch in Form von Diagrammen dargestellt werden.

Der prinzipielle Aufbau des Rechenprogrammes wird in Kap. 4 anhand eines vereinfachten Blockdiagrammes erläutert. Im Kap. 5 ist eine ausführliche Beschreibung der Verwendbarkeit des Programmes, der Ein- und Ausgabe, sowie eine ausführliche Erläuterung der möglichen Fehlermeldungen angegeben.

Im Anhang sind für einige Beispiele die Ausgabelisten in Tabellen- bzw. Diagrammform und die Listen aller Rechenprogramme, die zur Ausführung des MAIN-PROGRAM erforderlich sind, zusammengestellt.

Abstract

In this report a computer program is described for the thermal calculation of steam generators and reheaters for various primary fluids.

The program was established within the work on the Fast Breeder Project and is used to determine the characteristic thermodynamic and geometric design data of heat transfer components of the cooling circuits which are required for preliminary investigations and the preparation of studies.

The program was made flexible enough to be applicable in principle to all steam generatin systems relevant to reactor plants.

To ensure rapid evaluation of results, the computed data may be represented as diagrams simultaneous with computation, in addition to the usual output.

The basic structure of the computer program is explained in chapter 4 by a simplified block diagram. Chapter 5 includes a detailed description of the applicability of the program, input and output, and a comprehensive explanation of possible false indications.

In the appendix, the output lists are placed together as tables and diagram for some examples; moreover, the lists of all computer programs are contained which are necessary to carry out the MAIN PROGRAM.

1. Verzeichnis der Abbildungen und der verwendeten Formelzeichen

<u>1.1 Verzeichnis der Abbildungen</u>	<u>Seite</u>
Abb. 1 Wärmeübertragungsprozeß eines Dampferzeugers im Q-T-Diagramm	9
Abb. 2 Anordnungsfaktor $f_A$	11
Abb. 3 Widerstandsbeiwert $\zeta$ für querangeströmtes Rohrbündel bei fluchtender Rohranordnung	16
Abb. 4 Widerstandsbeiwert $\zeta$ für querangeströmtes Rohr- bündel bei versetzter Rohranordnung	16
Abb. 5 Widerstandsbeiwert $\zeta$ in Abhängigkeit von $\epsilon$ und $Re$	18
Abb. 6 Blockdiagramm des MAIN-PROGRAM	20
Abb. 7 Prinzipbild des Geradrohrbündels	23
Abb. 8 Prinzipbild des gewendelten Rohrbündels	24
Abb. 9 Darstellung der geometrischen Verhältnisse im Rohrbündel	25

## 1.2 Verwendete Formelzeichen

a		Querteilungsverhältnis
ALFA	[ Grad ]	Steigungswinkel der Rohrwendel
$\alpha_i$	[ Kcal/m <sup>2</sup> ·h·°C ]	Wärmeübergangszahl auf der Sekundärseite
$\alpha_a$	[ " " ]	Wärmeübergangszahl auf der Primärseite
b		Längsteilungsverhältnis
$d_h$	[ m ]	hydraulischer Durchmesser
$d_a$	[ m ]	Außendurchmesser der Tauscherrohre
$d_i$	[ m ]	Innendurchmesser der Tauscherrohre
$\eta_{fl}$	[ kp·s/m <sup>2</sup> ]	Zähigkeit im Fluid
$\eta_w$	[ " ]	Zähigkeit im Fluid an der Wand
$\eta'$	[ " ]	Zähigkeit des H <sub>2</sub> O bei X = 0
$\eta''$	[ " ]	Zähigkeit des H <sub>2</sub> O bei X = 1
$D_w$	[ m ]	Durchmesser eines Rohrwendels
DMH2Ø	[ kg/h ]	Durchsatzmenge H <sub>2</sub> O
DMNA	[ " ]	Durchsatzmenge Na
$\Delta Q_j$	[ MW ]	In einem Subelement übertragene therm. Leistung
QUD	[ MW ]	Thermische Leistung des Dampferzeugers
$\Delta p_v$	[ at ]	Druckverlust in der 2-Phasen-Strömung
$\Delta p$	[ at ]	Druckverlust
$\epsilon$		relative Rauigkeit
$\epsilon_{KG}$		Korrekturfaktor für mehrgängigen Kreuzgegenstrom
$f_A$		Anordnungsfaktor
FFA		Verschmutzungsfaktor
k	[ Kcal/m·h·°C ]	Wärmedurchgangszahl
$k_R$	[ m ]	absolute Rauigkeit
L	[ m ]	Rohrlänge einer betrachteten Zone
Nu		Nusseltzahl

$\lambda$	[Kcal/m·h·°C]	Wärmeleitfähigkeit
Pe		Pecletzahl
Pr		Prandtlzahl
Re		Reynoldszahl
RØA		Steuergröße (siehe 5.2)
S	[m]	Abstand der Tauscherrohre
ΣARUE		Anzahl der zu berechnenden Subelemente im Überh.
ΣARV		Anzahl der zu berechnenden Subelemente im Verdampf.
$\rho$	[kg/m <sup>3</sup> ]	Dichte
TS <sub>j</sub>	[°C]	Temperatur des Primärmediums an der Stelle j
TT <sub>j</sub>	[°C]	Temperatur des Sekundärmediums an der Stelle j
U	[m]	umströmter Umfang
V'	[m <sup>3</sup> /kg]	spez. Volumen des H <sub>2</sub> O bei X = 0
V''	[ " ]	spez. Volumen des H <sub>2</sub> O bei X = 1
W	[m/s]	Strömungsgeschwindigkeit
Δt <sub>lg i</sub>	[°C]	mittl. log. Temperaturdifferenz im i-ten Subelement
X		Dampfgehalt

## 2. Einleitung und Problemstellung

Im Rahmen der Arbeiten zum Projekt "Schneller Brüter" ergab sich die Notwendigkeit für Voruntersuchungen und zur Erstellung von Studien für verschiedene Reaktorkonzepte ein geeignetes Programm zur Auslegung von Dampferzeugern und Überhitzern zur Verfügung zu haben.

Um einen universellen Einsatz des Programmes zu gewährleisten, waren einige grundsätzliche Forderungen zu erfüllen.

### 2.1 Anforderungen hinsichtlich der Flexibilität des Programmes

Um im Rahmen von Voruntersuchungen eine Vielzahl von möglichen Varianten untersuchen zu können, sollte das Programm folgende Variationsmöglichkeiten beinhalten:

1. Variation des Tauscherrohrbündels hinsichtlich der geometrischen Anordnung, des Werkstoffes und des Aufbaues des Tauscherrohres selbst (Doppelrohrausführung).

2. Variation der Berechnungs- und Schaltungsmöglichkeiten der verschiedenen Heizflächenzonen.

Das Programm sollte neben der regulären Dampferzeugerauslegung auch eine separate Berechnung des Überhitzers, des ECO und Verdampfers und im gewissen Umfang eine Kombination beider Möglichkeiten erlauben.

Weiterhin soll durch geeignete Programmorganisation erreicht werden, daß eine druck- und temperaturabhängige Berechnung der Stoffwerte für die verschiedenen Primärmedien möglich ist. D.h., es muß je nach Genauigkeitsforderungen eine entsprechend feine Aufteilung der Zonen in Subelemente vorgenommen werden können.

3. Variation der Primärmedien

Mit Hilfe dieses Programmes sollten grundsätzlich alle Primärmedien berechenbar sein, für die möglicherweise eine Dampferzeuger- bzw. Überhitzerauslegung erforderlich wird.

#### 4. Verwendbarkeit als Subprogramm

Im Hinblick auf größere Programmsysteme sollte das Programm so programmiert sein, daß es als Subprogramm in ein größeres Programmsystem ohne nennenswerte Schwierigkeiten eingebaut werden kann.

#### 2.2 Anforderungen hinsichtlich der Benutzerfreundlichkeit

Zur Gewährleistung einer entsprechenden Benutzerfreundlichkeit sollte das Programm in der Handhabung sehr einfach sein, damit es einem breiten nicht spezialisierten Benutzerkreis zugänglich ist.

Weiterhin sollte es eine sehr schnelle und umfassende Ergebnisproduktion ermöglichen. D.h., kurze Rechenzeiten und optimale Aufbereitung der Ausgabedaten. Darunter wird in diesem Falle verstanden, daß neben der regulären numerischen Ausgabe auch eine simultane Aufbereitung der Rechenergebnisse in Form von Diagrammen möglich ist.

### 3. Theoretische Grundlagen zur thermodynamischen und strömungs- technischen Berechnung

Die thermodynamische Auslegung der Heizfläche des Dampferzeugers wird mit den in [1], [2], [3] angegebenen Wärmeübertragungsgesetzen für erzwungene Konvektion durchgeführt.

Eine Darstellung des Wärmeübertragungsprozesses im Q-T-Diagramm ist in Abb. 1 gegeben.

#### 3.1 Verwendete Nusselt-Beziehungen im Mantelraum (shell-side), d.h. Primärseite (Sekundärseite) des Dampferzeugers

##### 3.1.1 Für das längsbeströmte Rohrbündel bei gasförmigen Medien

Für das längsbeströmte Rohrbündel eines Wärmeaustauschers gilt bei gasförmigen und flüssigen Medien die Nu-Gleichung von D.A. Donohue [1].

$$Nu = 1,16 d_h^{0,6} \cdot Re^{0,6} \cdot Pr^{0,33} \cdot \left(\frac{\eta_{fl}}{\eta_w}\right)^{0,14} \quad (1)$$

mit  $d_h = \frac{4 \cdot F}{U}$

für  $200 < Re < 20000$ ;  $0,5 < Pr < 500$ ;  $0,012 < d_h < 0,05$  m.

##### 3.1.2 Für das längsbeströmte Rohrbündel bei Natrium

Für das längsbeströmte Rohrbündel eines Wärmeaustauschers mit dreieckiger Bündelgeometrie gilt bei flüssigem Natrium die Nu-Gleichung von Friedland und Bonilla [2].

$$Nu = 7,0 + 3,8 \left(\frac{s}{d_a}\right)^{1,52} + 0,027 \left(\frac{s}{d_a}\right)^{0,27} \cdot Pe^{0,8} \quad (2)$$

mit  $Pe = Re \cdot Pr$  und  $d_h = \frac{4 \cdot F}{U}$

für  $1,376 < \frac{s}{d_a} < 10,0$  bei  - Anordnung

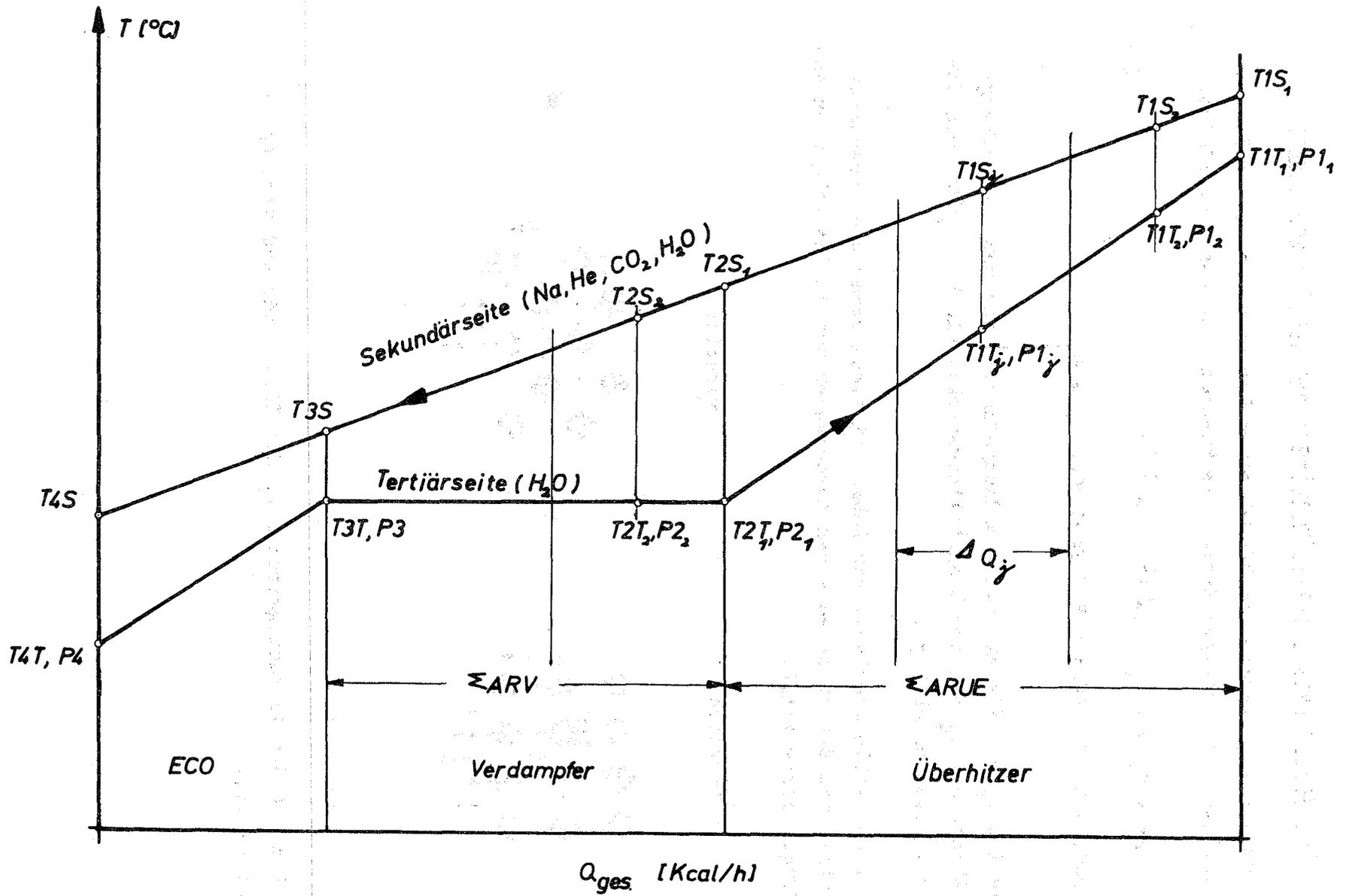


Abb. 1: Wärmeübertragungsprozeß eines Dampferzeugers im Q-T-Diagramm

3.1.3 Für das querangeströmte Rohrbündel bei gasförmigen Medien

Für das querangeströmte Rohrbündel eines Wärmeaustauschers gilt bei gasförmigen und flüssigen Medien die Nu-Gleichung von E.D.Grimison [17].

$$Nu = 0,32 \cdot f_A \cdot Re^{0,61} \cdot Pr^{0,31} \quad (3)$$

für  $2000 < Re < 40000$ ;  $0,5 < Pr < 500$ ;  $d_h = d_a$

Darin ist  $f_A = f_A(Re, a, b)$  ein Anordnungsfaktor, der vom Querteilungsverhältnis  $a = s_1/d_a$ , vom Längsteilungsverhältnis  $b = s_2/d_a$  und von der Reynoldszahl abhängt.

Die Prinzipielle Anordnung der Rohre bei fluchtender und versetzter Geometrie mit den entsprechenden Abmessungen ist in den folgenden Abbildungen dargestellt.

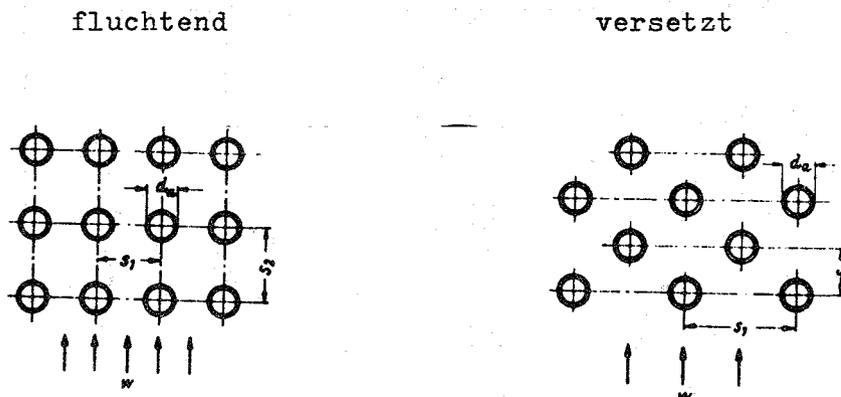
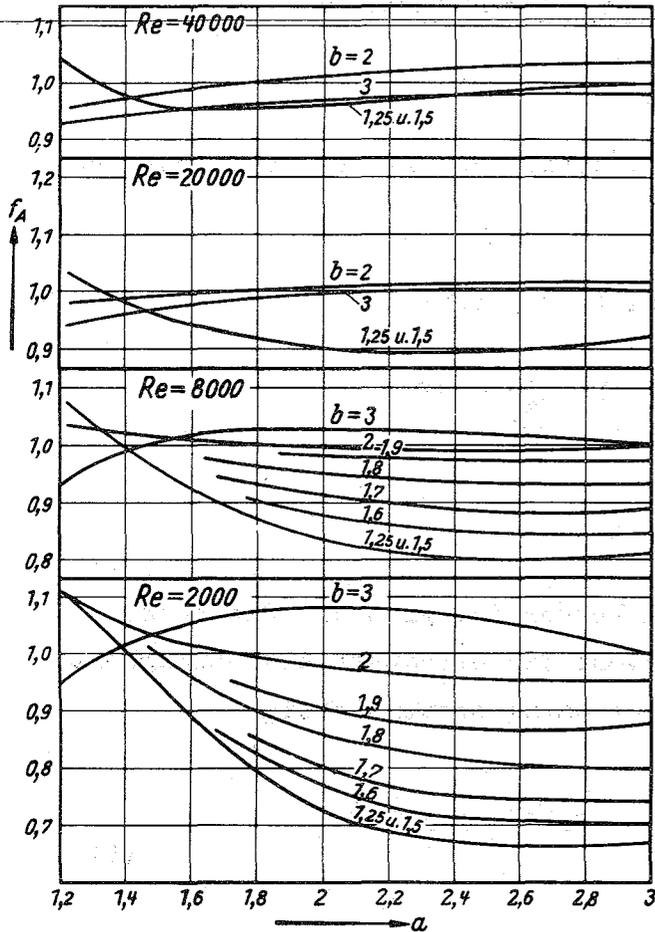


Abb. 2 zeigt den Anordnungsfaktor  $f_A$  für fluchtende und versetzte Rohranordnung.

Anordnungsfaktor  $f_A$  bei fluchtender Rohranordnung



Anordnungsfaktor  $f_A$  bei versetzter Rohranordnung

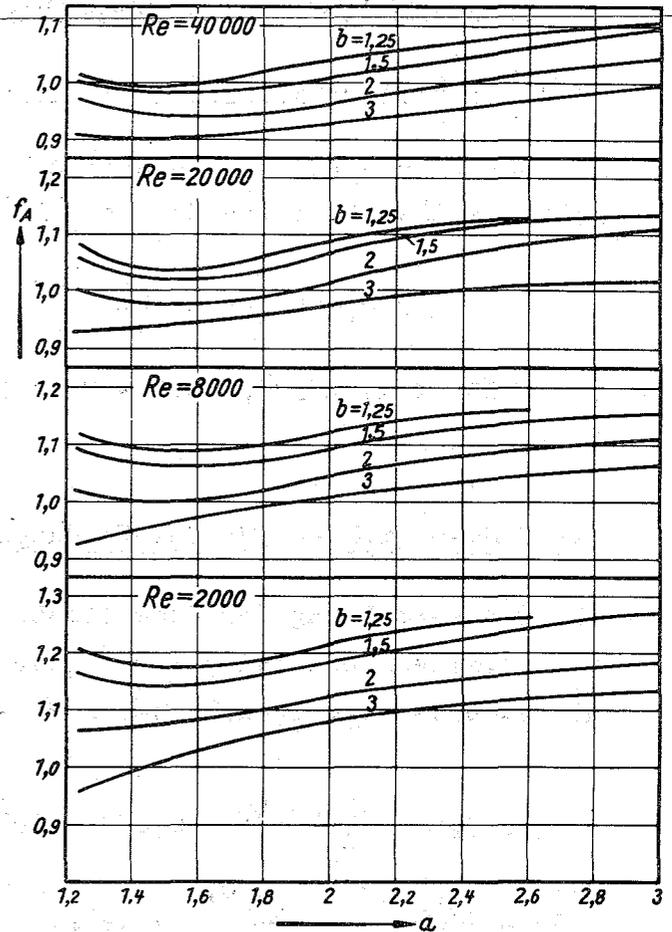


Abb. 2 Anordnungsfaktor  $f_A$

### 3.1.4 Für das querangeströmte Rohrbündel bei Natrium

Für das querangeströmte Rohrbündel eines Wärmeaustauschers bei flüssigem Natrium gilt die Nu-Gleichung von Rickard [2].

$$Nu = Pe^{0,5} \quad (4)$$

mit  $Pe = Re \cdot Pr$  und  $d_h = da$

für  $50 < Pe < 4000$

3.2 Verwendete Nusselt-Beziehungen innerhalb der Rohre (tube-side),  
d.h. Sekundärseite (Tertiärseite) des Dampferzeugers

3.2.1 Nu-Gleichung für den Überhitzer

Für die Berechnung der Nusseltzahl im Überhitzerteil des Dampferzeugers gilt die Gleichung von Hausen [1].

$$Nu = 0,024 \left[ 1 + \left( \frac{d_i}{L} \right)^{2/3} \right] Re^{0,786} \cdot Pr^{0,45} \quad (5)$$

für  $7000 < Re < 10^6$ ;  $0,7 < Pr < 10$ ;  $1 < \frac{L}{d_i} < \infty$

3.2.2 Nu-Gleichung für den Verdampfer

Für die Berechnung der Nusseltzahl im Verdampfer gilt die Gleichung von Guerrieri und Talty [3], die sowohl die Strömungsgeschwindigkeit als auch den Dampfgehalt der 2-Phasenströmung berücksichtigt.

$$Nu = 3,4 \cdot \left( \frac{1}{X_u} \right)^{0,45} \cdot 0,023 \cdot Re^{0,8} \cdot Pr^{0,4} (1-X)^{0,8} \quad (6)$$

$$\frac{1}{X_u} = \left( \frac{v''}{v'} \right)^{0,5} \cdot \left( \frac{\eta''}{\eta'} \right)^{0,1} \cdot \left( \frac{X}{1-X} \right)^{0,9}$$

Die Re- und Pr-Zahl ist jeweils für die gesättigte flüssige Phase (also für den Zustand z.B. v') zu ermitteln.

3.2.3 Nu-Gleichung für den ECØ

Für die Berechnung der Nusseltzahl im ECØ gilt die verbesserte Beziehung von Hausen [1].

$$Nu = 0,037 \left[ 1 + \left( \frac{d_i}{L} \right)^{2/3} \right] (Re^{0,75} - 180) Pr^{0,42} \left( \frac{\eta_{fl}}{\eta_w} \right)^{0,14} \quad (7)$$

für  $2320 < Re < 10^6$ ;  $0,6 < Pr < 1000$ ;  $1 < \frac{L}{d_i} < \infty$

Aus diesen Nusselt-Gleichungen folgen bei Verwendung der Gleichung

$$Nu = \frac{\alpha \cdot d_h}{\lambda} \quad (8)$$

die rohrinnen- und rohraußenseitigen Wärmeübergangszahlen  $\alpha_i$  und  $\alpha_a$ .

Im Falle eines gewendelten Rohrbündels ist die Wärmeübergangszahl  $\alpha_i$  durch die Formel von Jeschke [1] zu korrigieren,

$$\alpha_{i \text{ gew}} = \alpha_i \cdot (1 + 3,54) \frac{d_i}{D_w} \quad (9)$$

um die, infolge der Zentrifugalkräfte, auftretenden turbulenz- und massentransportfördernden Querströmungen zu berücksichtigen.

### 3.3 Wärmeleitzahl des Tauscherrohrmaterials

Um für die verschiedenen Tauscherrohrmaterialien die Wärmeleitzahl temperaturabhängig bestimmen zu können, wurden in eine FORTRAN-FUNCTION (siehe FORTRAN-LISTEN im Anhang) Tabellenwerte für die Wärmeleitzahl der Werkstoffe 7380 und 4961 über DATA eingegeben. Werte zwischen den eingegebenen Stützstellen werden durch lineare Interpolation ermittelt.

### 3.4 Wärmedurchgangszahl

Die auf einen Meter Tauscherrohr bezogene Wärmedurchgangszahl  $k$  errechnet sich unter Berücksichtigung eines entsprechenden Verschmutzungsfaktors auf der Luftseite wie folgt:

a) Für das einfache Rohr:

$$k = \frac{\pi}{\frac{1}{\alpha_i \cdot d_i} + \frac{1}{2 \cdot \lambda_{\text{Met}}} \cdot \ln \frac{d_a}{d_i} + \frac{1}{\alpha_a \cdot d_a} + \text{FFA}}$$

b) Für das doppelte Rohr (mit He als Inertgas im Ringspalt):

$$k = \frac{\pi}{\frac{1}{\alpha_i \cdot d_{Ii}} + \frac{1}{2 \cdot \lambda_{\text{Met}}} \cdot \ln \frac{d_{Ia}}{d_{Ii}} + \frac{1}{2 \cdot \lambda_{\text{He}}} \cdot \ln \frac{d_{Ai}}{d_{Ia}} + \frac{1}{2 \cdot \lambda_{\text{Met}}} \cdot \ln \frac{d_{Aa}}{d_{Ai}} + \frac{1}{\alpha_a \cdot d_{Aa}} + \text{FFA}}$$

### 3.5 Übertragene Wärmeleistung

Um die Temperatur- und Druckabhängigkeit der thermodynamischen Zustandsgrößen des  $\text{H}_2\text{O}$  genauer berücksichtigen zu können, wird der Dampferzeuger in  $j$  Subelemente aufgeteilt (s. Abb. 1, Seite 9), die dann in kontinuierlicher Folge mit den für das jeweilige Subelement gültigen gemittelten Zustandsgrößen durchgerechnet werden.

Die übertragene Wärmeleistung pro Subelement errechnet sich damit wie folgt:

$$Q_j = k_j \cdot F_j \cdot \Delta t_{\text{lg } j}$$

mit

$$\Delta t_{\text{lg } j} = \frac{(TS_{j-1} - TT_{j-1}) - (TS_j - TT_j)}{\ln \frac{TS_{j-1} - TT_{j-1}}{TS_j - TT_j}} \cdot \epsilon_{\text{KG}} \quad \text{für Kreuzgegenstrom}$$

und

$$\Delta t_{\text{lg } j} = \frac{(TS_{j-1} - TT_{j-1}) - (TS_j - TT_j)}{\ln \frac{TS_{j-1} - TT_{j-1}}{TS_j - TT_j}} \quad \text{für reinen Gegenstrom}$$

Die thermodynamischen Zustandsgrößen der verwendbaren Medien werden mit Hilfe von Zustandsfunktion berechnet, die in einer Stoffdatenbank MAPLIB [4] gespeichert sind.

### 3.6 Druckverluste

Zur Berechnung der Druckverluste der Ein- und Zweiphasenströmung innerhalb der Rohre und der Einphasenströmung im Tauscherrohrbündel wurden die in [1] und [5] angegebenen Beziehungen verwendet.

#### 3.6.1 Druckverluste im Mantelraum (shell side), d.h. Sekundärseite des Dampferzeugers

##### 3.6.1.1 Druckverlust bei längsbeströmten Rohrbündeln

Der Druckverlust bei längsbeströmtem Rohrbündel wird nach der folgenden Beziehung ermittelt:

$$\Delta p = f \cdot \frac{L}{d_h} \cdot \frac{\rho}{2} w^2$$

mit  $f = 0,0224 + \frac{2}{Re_e \cdot 0,32}$  und  $d_h = \frac{4F}{U}$

##### 3.6.1.2 Druckverlust bei querbeströmten Rohrbündeln

Der Druckverlust bei turbulenter Strömung in querbeströmten Rohrbündeln wird nach der folgenden Beziehung ermittelt:

$$\Delta p = n \cdot \zeta \cdot \frac{\rho}{2} w_e^2$$

Darin bedeuten  $n$  die Anzahl der in Strömungsrichtung hintereinanderliegenden Rohrreihen und  $w_e$  die Geschwindigkeit im engsten Querschnitt.  $\zeta$  ist der Widerstandsbeiwert für das querangeströmte Rohrbündel und in diesem Falle eine Funktion  $\zeta = \zeta(Re, a, b)$ .

Die Argumente der Funktion  $Re, a$  und  $b$  sind wie folgt definiert:

$$Re = \frac{w_e \cdot d_a}{\nu}, \quad a = \frac{S_1}{d_a}, \quad b = \frac{S_2}{d_a}$$

Der funktionelle Zusammenhang  $\zeta = \zeta(Re, a, b)$  wurde von Grimison [1] für fluchtende und versetzte Rohranordnung ermittelt und ist in den Abb. 3 und 4 dargestellt.

a) Für fluchtende Rohranordnung

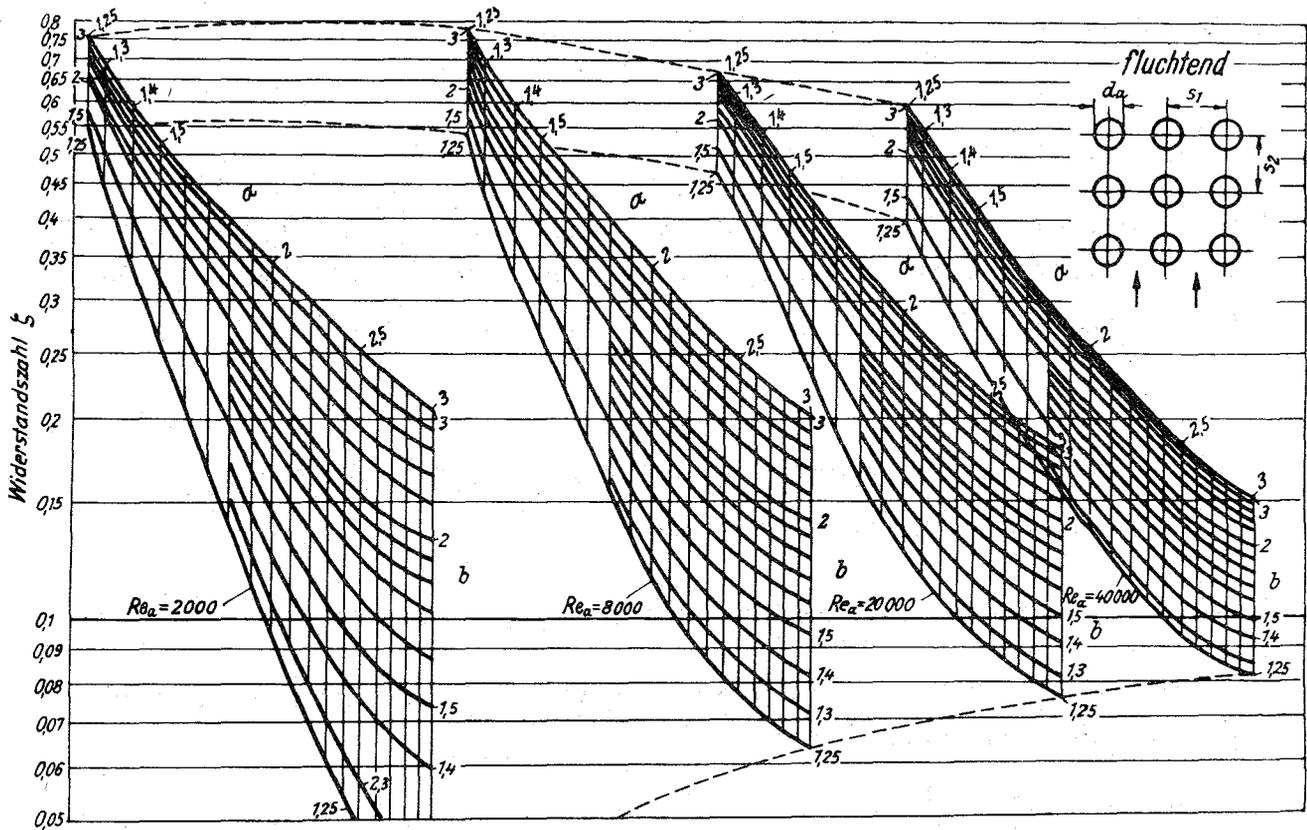


Abb. 3 Widerstandsbeiwert  $\xi$  für querangeströmtes Rohrbündel bei fluchtender Rohranordnung

b) Für versetzte Rohranordnung

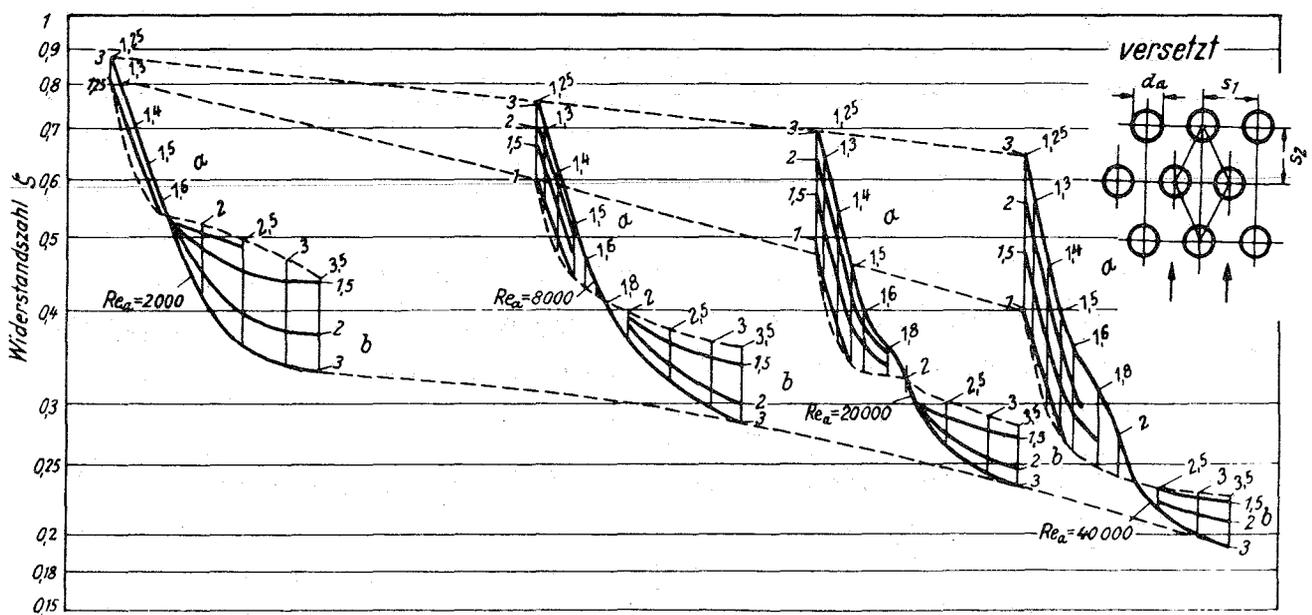


Abb. 4 Widerstandsbeiwert  $\xi$  für querangeströmtes Rohrbündel bei versetzter Rohranordnung

### 3.6.2 Druckverluste innerhalb der Rohre (tube side), d.h. Tertiärseite des Dampferzeugers

#### 3.6.2.1 Druckverluste bei der 1-Phasenströmung

Die Druckverluste bei turbulenter 1-Phasenströmung in technisch rauhen Rohren wird nach der folgenden Beziehung ermittelt:

$$\Delta p = \xi \frac{L}{d_i} \cdot \frac{\rho}{2} \cdot w^2$$

Darin ist  $\xi = \xi(Re, \epsilon)$  als Widerstandsbeiwert definiert und im allgemeinen eine Funktion der Reynoldszahl und der relativen Rauigkeit  $\epsilon = \frac{k_R}{d_i}$ .

Für den gesamten technisch interessierenden Bereich muß jedoch eine Bereichsunterscheidung vorgenommen werden.

- a) Im Bereich hoher Reynoldszahlen ( $Re > 10^6$ , d.h. bei voll ausgebildeter Rauigkeitsströmung) ist  $\xi = \xi(\epsilon)$  nur eine Funktion der relativen Rauigkeit.

Diese Tatsache ist phänomenologisch dadurch zu erklären, daß bei diesen hohen Reynoldszahlen die Spitzen der Rauigkeiten aus der wandnahen laminaren Unterschicht herausragen und damit das Strömungsbild entscheidend beeinflussen.

Nach Prandtl und v.Karman gilt in diesem Gebiet:

$$\frac{1}{\sqrt{\xi}} = 2 \lg\left(\frac{d_i}{k_R}\right) + 1,14$$

- b) Im Bereich mittl. Reynoldszahlen ( $3 \cdot 10^3 < Re < 10^6$ , d.h. im Übergangsbereich von der glatten zur rauhen Strömung) ist  $\xi = \xi(Re, \epsilon)$  eine Funktion der Reynoldszahl und der relativen Rauigkeit. Diese Tatsache ist phänomenologisch dadurch zu erklären, daß bei diesen Reynoldszahlen die Spitzen der Rauigkeiten durch die wandnahe laminare Unterschicht bedeckt sind, jedoch infolge der turbulenten Strömung ein Queraustausch in die laminare Unterschicht erfolgt.

Nach Colebrook und White gilt in diesem Gebiet:

$$\frac{1}{\sqrt{\xi}} = -2 \lg \left[ \frac{2,51}{Re \cdot \sqrt{\xi}} + \frac{\epsilon}{3,17} \right]$$

Abb. 5 zeigt eine Darstellung des Widerstandsbeiwertes  $\xi$  als Funktion der Reynoldszahl und der relativen Rauigkeit.

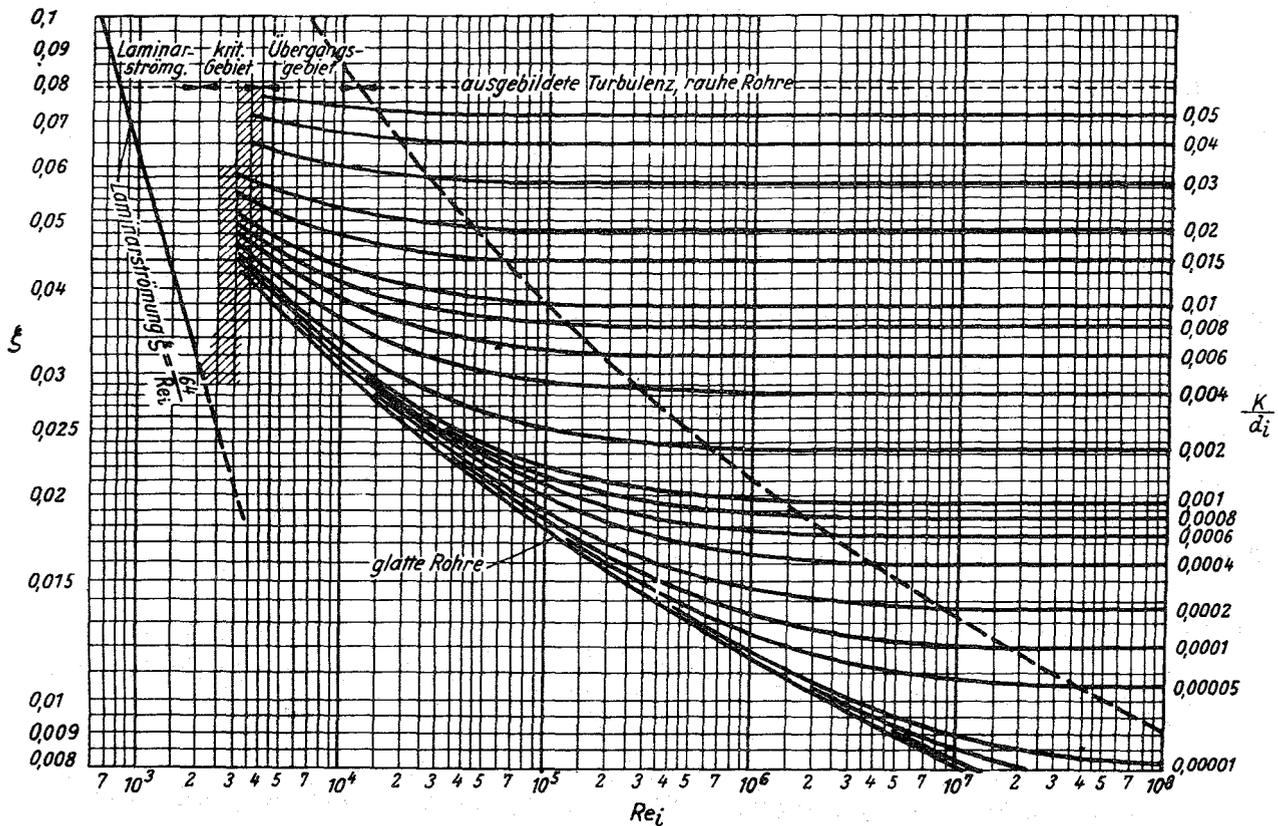


Abb. 5 Widerstandsbeiwert  $\xi$  in Abhängigkeit von  $\epsilon$  und  $Re$  [1]

### 3.6.2.2 Druckverluste bei der 2-Phasenströmung

Die Druckverluste bei der 2-Phasenströmung berechnet sich nach der folgenden Beziehung [5]:

$$\Delta p_v = \left( \frac{\Delta p_{FP}}{\Delta p_o} \right) \cdot \Delta p_o + r \cdot \frac{G^2}{g} \cdot c$$

Darin bedeuten  $\left( \frac{\Delta p_{FP}}{\Delta p_o} \right)$  und  $r$  Widerstandsbeiwerte, die in [6] ausführlich beschrieben sind.

#### 4. Organisatorischer Aufbau des Programmes

Der prinzipielle Aufbau des Dampferzeuger- bzw. Überhitzerprogrammes ist als Abstrakt im Blockdiagramm in Abb. 6 auf Seite 20 dargestellt.

Nach Programmstart werden durch das 1. READ Festkomma-Konstanten zur Steuerung der Ausgabeaufbereitung eingelesen. Für  $KPL\emptyset T = 1$  werden die ermittelten Ergebnisse simultan zur Rechnung in Form von Diagrammen aufbereitet. Für diesen Fall muß Eingabe für das 2. bis 24. READ zum Einlesen von ALPHA-TEXT zur Diagrammbeschriftung bereitgestellt werden. Anschließend wird der 2. READ-BLOCK zur Eingabe der Werte für die thermodynamische Berechnung angesteuert.

Programmstop wird durch Eingabe von  $DMNA=0$  und  $QUD=0$  erzeugt. Um eine gute Kontrolle der Ergebnisse, insbesondere im Hinblick auf korrekte Eingabedaten zu ermöglichen, werden alle Eingabedaten in der eingelesenen Reihenfolge vor Beginn des eigentlichen Rechenablaufes durch die SUBROUTINE  $\emptyset UPEIN$  wieder ausgedruckt.

In einem sich anschließenden Programmteil werden dann zunächst diverse Konstanten und Ausgangswerte für die 1. Iteration definiert. Danach wird der Programmteil zur Berechnung von Zustandsgrößen, Durchsatzmengen, Rohranzahlen, Strömungsflächen und geometrischer Aufteilung durchlaufen.

Der sich anschließende Programmteil ist als  $D\emptyset$ -LOOP aufgebaut und ermöglicht eine segmentweise (max. 10 Segmente) Berechnung der Heizfläche und der Druckabfälle auf der Sekundärseite für den Überhitzer und Verdampfer. Die Berechnung für ein Segment wird jeweils mit den Zustandsgrößen durchgeführt, die sich aus den gemittelten Temperatur- und Druckwerten des betrachteten Subelementes errechnen.

Nach Abschluß der Heizflächen- und Druckabfallberechnung wird für die 3 Zonen des Dampferzeugers (Überhitzer, Verdampfer,  $EC\emptyset$ ) jeweils getrennt abgefragt, ob der absolute Betrag der Differenz von Druckabfallwerte der letzten und vorletzten Rechnung  $\leq$  einer fest vorgegebenen Genauigkeitsschranke  $\bar{\epsilon}$  ist.

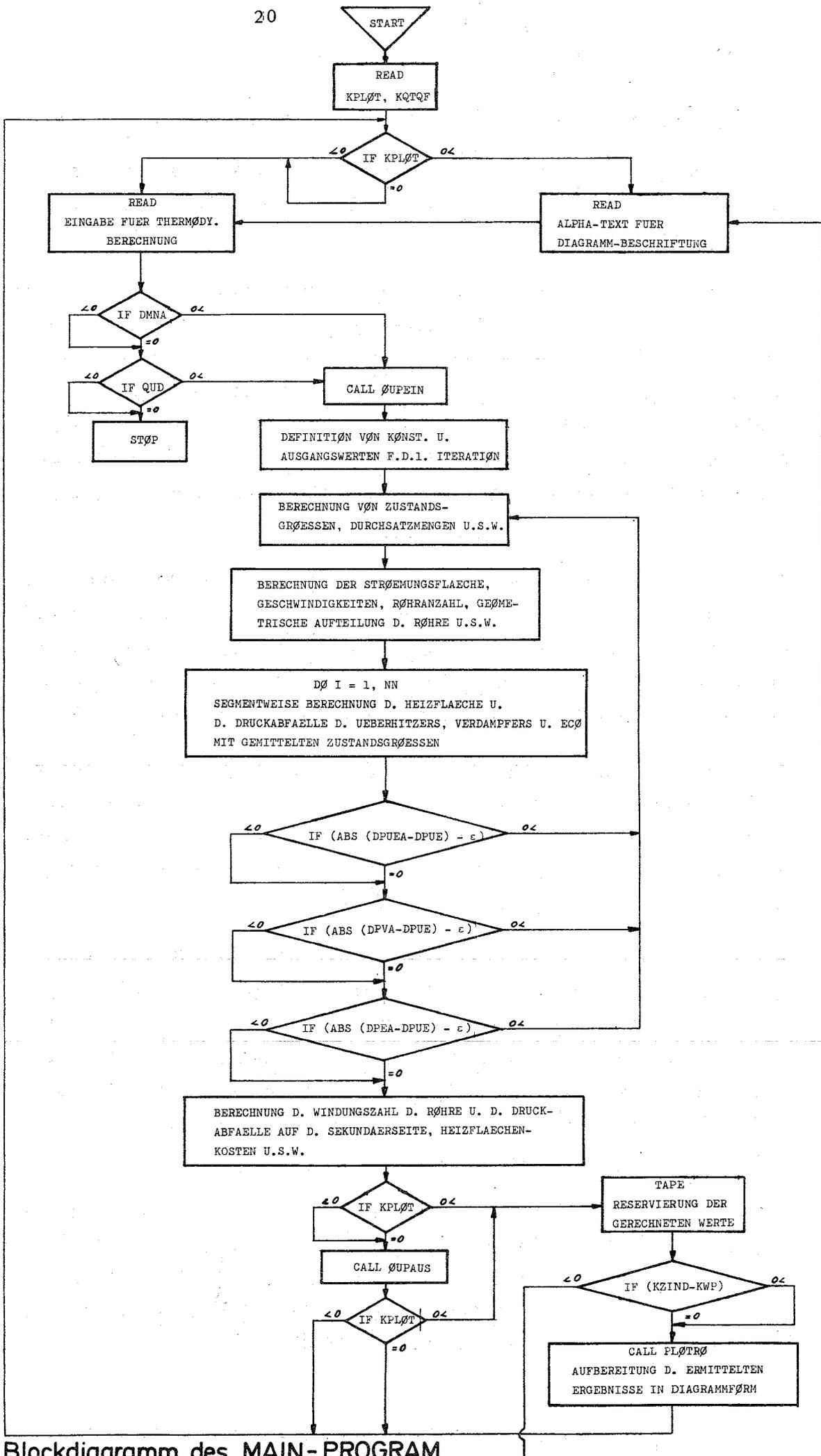


Abb.6: Blockdiagramm des MAIN-PROGRAM

Sind die Konvergenzbedingungen für alle 3 Zonen erfüllt, werden die Berechnungen für Windungszahlen bei  $R\phi A=1$ , Heizflächenkosten und Druckabfall auf der Sekundärseite durchgeführt.

Für den Fall, daß keine Konvergenzbedingungen für eine vorgegebene Parameterkombination erzielt werden, erscheinen spezifizierte Fehlermeldungen auf dem Ausgabeband. (Siehe Punkt 6.4) Je nach Eingabe von  $KPL\phi T$  erfolgt eine Ausgabe der errechneten Daten durch Aufruf der SUBROUTINE  $\phi UPAUS$  und/oder eine Aufbereitung der ermittelten Zahlenwerte in entsprechenden Diagrammen mit kompletter Beschriftung. [7]

Durch Eingabe der entsprechenden Steuergrößen können die verschiedenen Varianten, wie z.B. Berechnung eines Zwischenüberhitzers, getrennte Berechnung des  $EC\phi$  und Verdampfers usw. erzeugt werden. (Siehe Punkt 6.1)

## 5. Hinweise für die Benutzung des Programmes

### 5.1 Allgemeine Hinweise zur Verwendbarkeit des Programmes

Das Programm gestattet die Berechnung verschiedener Dampferzeuger-varianten, die im Rahmen von Voruntersuchungen und zur Erstellung von Studien über Reaktoranlagen von Wichtigkeit sind.

Im einzelnen können die folgenden Varianten berechnet werden:

#### 1. Varianten des Tauscherrohrbündels

Das Programm gestattet die Berechnung von zwei unterschiedlichen Rohranordnungen, durch die es ermöglicht wird, alle anderen wichtigen Rohranordnungen auf der Grundlage der berechenbaren Anordnungen anzunähern und damit abschätzen zu können.

Die berechenbaren Rohranordnungen sind erstens das Geradrohrbündel und zweitens das gewendelte Rohrbündel. In der Abb. 7 und 8 sind die Prinzipbilder der beiden Rohrbündel dargestellt. Die geometrischen Verhältnisse für die beiden betrachteten Fälle sind in der Abb. 9 angedeutet.

Für Varianten mit sehr reaktionsfreudigen Medien, wie z.B. Natrium, können die beiden Rohranordnungen auch in Doppelrohrausführung ausgelegt werden. Als inertes Zwischenmedium wird Helium in dem sich ergebenden konzentrischen Ringspalt verwendet.

Um die unterschiedlichen Anforderungen an die Tauscherrohrmaterialien, z.B. hinsichtlich der thermischen Belastung, dem Korrosionsverhalten der verschiedenen Primärmedien usw., entsprechend berücksichtigen zu können, wurden für die Auslegung des Dampferzeugers die wichtigen temperaturabhängigen Werkstoffwerte für zwei Materialien zur Verfügung gestellt.

Es sind:

1. Das austenitische Material X 8 Cr Ni Nb 16 13
2. das stabilisierte ferritische Material 10 Cr Mo Nb 9 10

Um eine vernünftige Auslegung der Heizfläche, hinsichtlich des eingesetzten Materiales, vornehmen zu können, ist auch eine Kombination

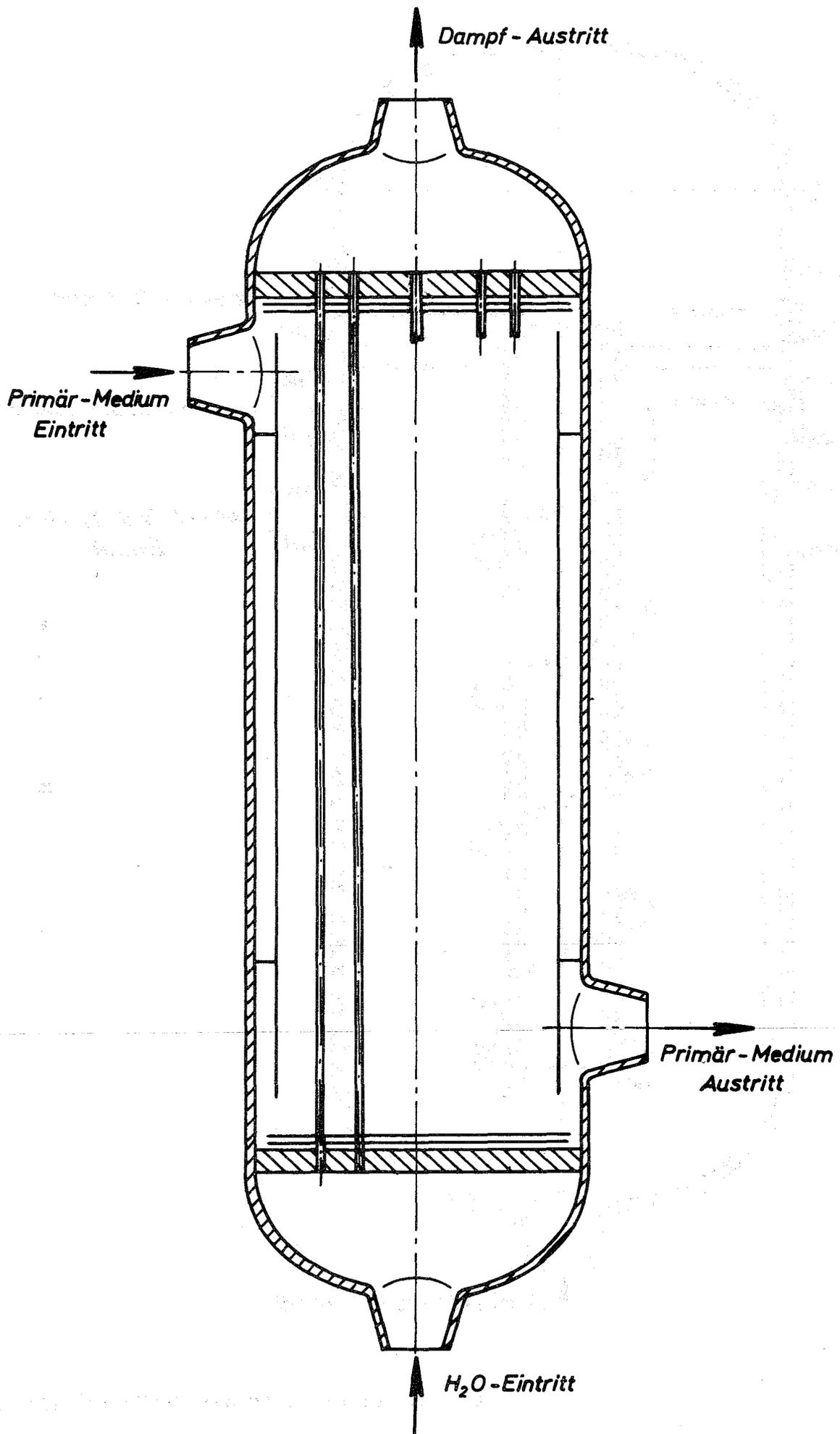


Abb. 7 Prinzipbild des Geradrohrtyps

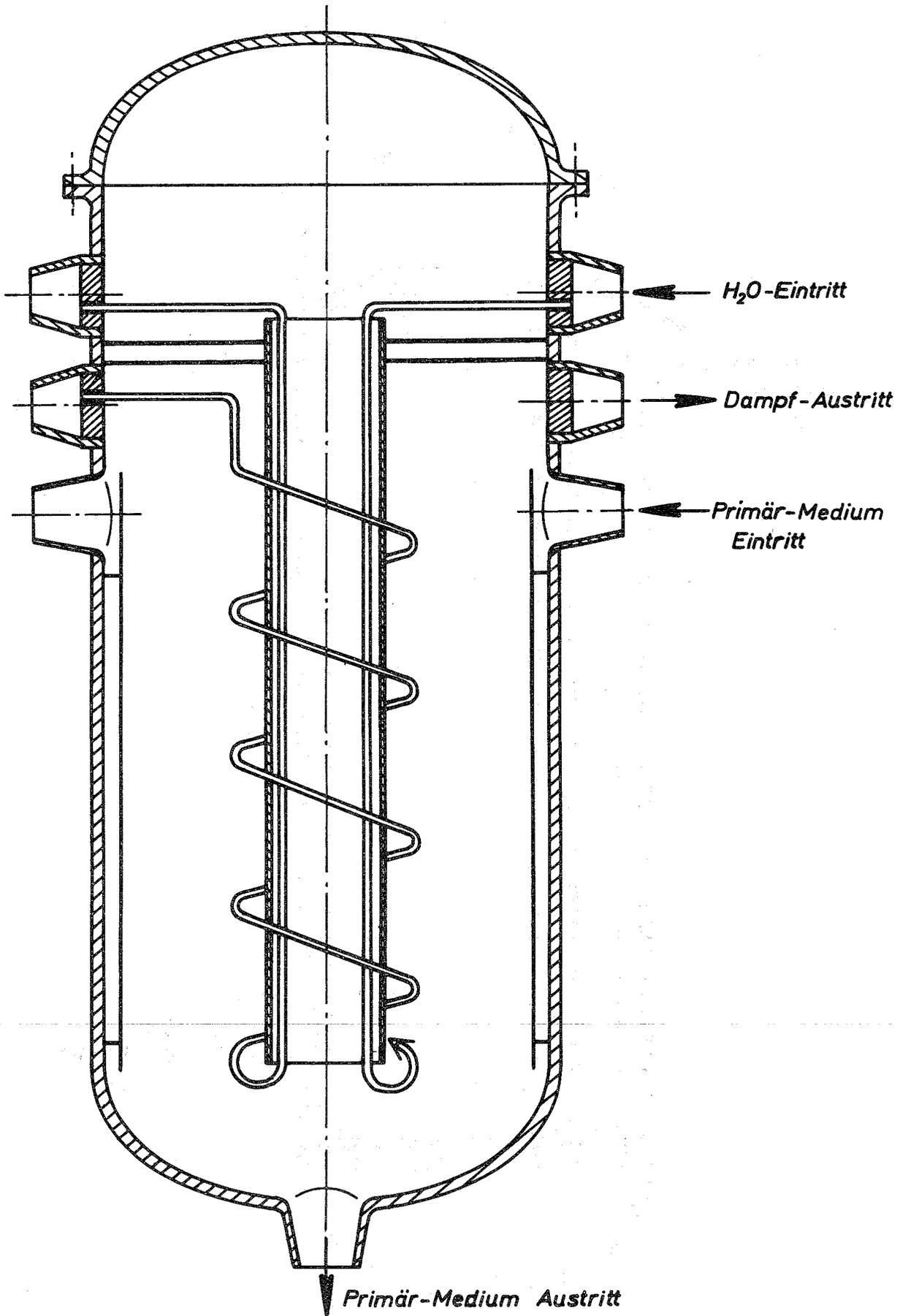


Abb. 8 Prinzipbild des Wendelrohrtyps

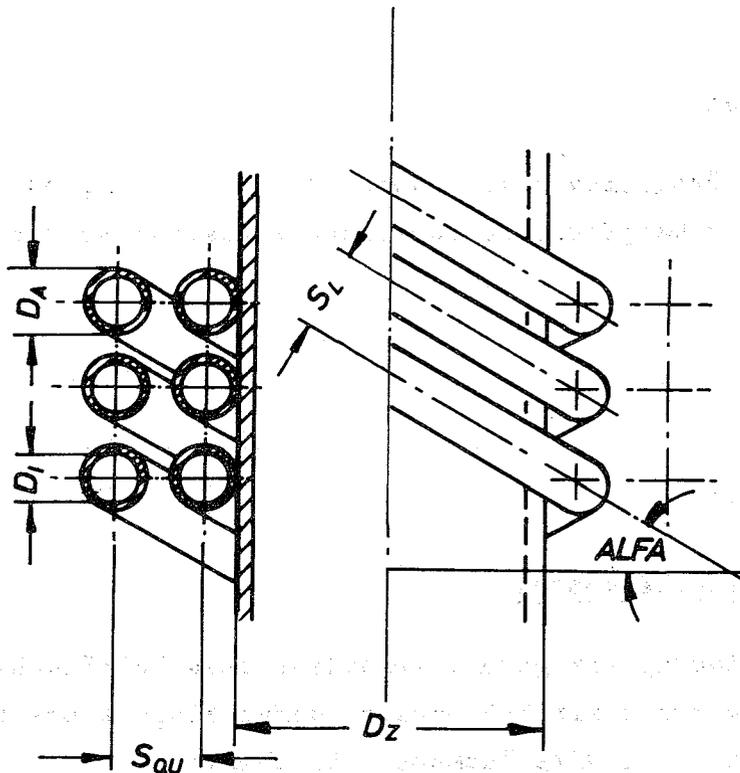


Abb. 9 Darstellung der geometrischen Verhältnisse im Rohrbündel

aus beiden Materialien möglich. So kann der Überhitzteil des Dampferzeugers durch Eingabe der entsprechenden Steuergröße mit dem austenitischen Material und der ECO und Verdampferteil mit dem ferritischen Material gerechnet werden.

## 2. Variable Berechnungsmöglichkeiten der verschiedenen Heizflächenzonen

2.1 Reguläre Dampferzeugerauslegung. ECO, Verdampfer und Überhitzer sind in Reihe geschaltet.

2.2 Separate Berechnung des Überhitzerteiles. D.h. Auslegungsrechnung für einen Überhitzer.

2.3 Separate Berechnung des ECO und Verdampferteiles.

2.4 Separate Berechnung des Überhitzerteiles mit nachfolgender Berechnung des ECO und Verdampferteiles, wobei eine Übernahme von DMH<sub>20</sub> aus der vorangehenden Überhitzerrechnung erfolgt. (D.h. es ist eine veränderliche Na-Durchsatzmenge realisierbar.) Weiterhin ist die Berücksichtigung eines Druckabfalles zwischen Verdampferteil und Überhitzerteil durch eine Eingabegröße möglich.

### 3. Variable Primärmedien

In der vorliegenden Programmversion können z.Zt. die folgenden Primärmedien für eine Dampferzeugerauslegung verwendet werden.

1. Natrium
2. Helium
3. Kohlendioxyd ( $\text{CO}_2$ )
4. Wasserdampf ( $\text{H}_2\text{O}_v$ )

### 4. Berechnung der Heizflächenkosten

Zusätzlich zur Bestimmung der gesamt erforderlichen Heizfläche ist auch eine Berechnung der Heizflächenkosten durch Eingabe spezifischer Heizflächenkosten in DM/m Tauscherrohr möglich.

Eine Auslegungsrechnung und eine Kostenrechnung für den das Rohrbündel umschließenden Behälter wird nicht durchgeführt!

### 5. Ausgabe der Ergebnisse

Die Ergebnisse der Dampferzeugerauslegungsrechnung werden regulär auf Papier in der unter 7.1 dargestellten Form ausgegeben. Durch die Eingabe entsprechender Steuergrößen (siehe 5.2) kann die Ausgabe auch simultan zur Rechnung in Form von Diagrammen aufbereitet werden.

## 5.2 Eingabe

Die in das Programm einzugebenden Größen wurden aus organisatorischen Gründen in zwei Eingabeblocke mit mehreren getrennten READ's ausgeteilt. Die Eingabe erfolgt FØRMAT-Gebunden und muß in der nachstehend aufgeführten Reihenfolge vorliegen.

Für die numerische Daten gilt das FØRMAT (6 G12.6)

Für ALPHA-TEXT gilt das FØRMAT (15A4) bzw. (10A4).

### 5.2.1. 1.EINGABEBLØCK

Steuergrößen und ALPHA-TEXT für die Diagrammaufbereitung, wenn KPLØT = 0 entfällt die Eingabe für das 2. bis 24. READ.

#### 1. READ

KPLOT Steuergröße

KPLOT=0 keine Aufbereitung zum Ploten

KPLOT=1 Aufbereitung zum Ploten und Drucken

KPLOT=2 nur Aufbereitung zum Plot

KQTQF Steuergröße

KQTQF=0 ohne Q-T-Diagramm

KQTQF=1 mit Q-T-Diagramm

in diesem Falle muß KAD=1 sein

#### 2. READ

KAD Steuergröße (max.KAD=10)

KAD Anzahl der aus einer Parametervariation zu erstellenden Diagramme

KWP Steuergröße

KWP Anzahl der zu reservierenden Punktepaare pro Kurve (max. 50 Punkte)

KAPKUR Steuergröße (max.KAPKUR=9)

Anzahl der Kurven pro Diagramm

IDPLOT Abbildungsnr.

#### 3. bis 6. READ

KX(I) Steuergröße zur Auswahl der Abzissenwerte

MAX. 10 Werte pro Parametervariation

KY(I) Steuergröße zur Auswahl der Ordinatenwerte

MAX. 10 Werte pro Parametervariation

7. READ (15 A 4)

Allgemeine Diagramm-Beschriftung

8. READ (10 A 4)

Ordinaten-Beschriftung

9. READ (10 A 4)

Abzissen-Beschriftung

10. bis 23. READ (10 A 4)

Beschriftungsfeld für Parameter

24. READ (10 A 4)

Kurven-Beschriftung

5.2.2. 2. EINGABEBLOCK

Steuergrößen und Eingabewerte für die thermodynamische Auslegungsrechnung.

1. READ

DMNA in KG/H Durchsatz des Primärmediums

Bei Eingabe von DMNA muß QUD=0. sein

QUD in MW thermische Leistung des Dampferzeugers

Bei Eingabe von QUD muß DMNA=0. sein

T1S in C Eintrittstemperatur des Primärmediums

T4S in C Austrittstemperatur des Primärmediums

T1T in C H<sub>2</sub>O-Austrittstemperatur

T4T in C H<sub>2</sub>O-Eintrittstemperatur

2. READ

PHD in AT Druck am Überhitzeraustritt

WHD in M/S Geschwindigkeit am Überhitzeraustritt

MAT Materialkennziffer 1 = 10 Cr Mo Nb 9 10  
2 = X 8 Cr Ni Nb 16 13  
21 = Übh.MAT=2 ,Verd.+EC. MAT=1

ARUE Anzahl der Rechenschritte in der Überh.-Zone (MAX.10)

ARV Anzahl der Rechenschritte in der Verd.-Zone (MAX.10)

NURUE Steuergröße  
Mögliche Varianten NURUE=0  
NURUE=1  
NURUE=1 Separate Berechnung des Überhitzers

3. READ

NUREV Steuergröße  
Mögliche Varianten NRUEV=0  
NRUEV=1  
NUREV=1 Separate Berechnung des ECO u. Verdampfer  
KUEUEV Steuergröße  
KUEUEV=1 Folgerechnung für NUREV=1 mit Übernahme  
von DMH20 der Rechnung mit NURUE=1  
wenn Folgerechnung, dann bei vorhergehender Rechnung  
des Überh. T<sup>4</sup>T kleiner TS(P2) eingeben  
KUEUEV=0 keine Folgerechnung  
KDOPPR Steuergröße  
KDOPPR=1 Doppelrohrauf. mit HE als Inertgas  
wenn KDOPPR=1 müssen DAAR u. DIAR angegeben  
werden  
KDOPPR=0 einwandige Ausführung  
DPZUE Druckabfall zw. Überh. u. Verd. wenn KUEUEV=1

4. READ

DA in M Außendurchmesser eines Tauscherrohres  
DI in M Innendurchmesser eines Tauscherrohres  
DAAR in M Außendurchmesser des äußeren Rohres wenn KDOPPR=1  
DIAR in M Innendurchmesser des äußeren Rohres wenn KDOPPR=1  
SQU in M Querteilung  
SL in M Längsteilung

5. READ

DZ in M Durchmesser des Zentralrohres  
ALFA in GRAD Steigungswinkel eines Rohrwendels  
GRH in M Gasraumhöhe  
FAKEIN Faktor für Einbauten auf der Mantelseite  
FRK1 in DM/M Kostenfaktor für 1 M Tauscherrohr MAT=1  
FRK2 in DM/M Kostenfaktor für 1 M Tauscherrohr MAT=2

7. READ

ROA Rohranordnungsfaktor  
ROA=1 gewendelttes Rohrbündel  
ROA=2 Geradrohrbündel

KPKM Steuergröße  
KPKM=1 NA = primäres Medium  
KPKM=2 HE = primäres Medium  
KPKM=3 CO2 = primäres Medium  
KPKM=4 H2O<sub>v</sub> = primäres Medium

DOPM in AT : Druck des primären Mediums

Mehrere hintereinander ablaufende Berechnungen, z.B. im Rahmen einer Parameterstudie, erfordern entsprechend dem o.a. Modus fortlaufend Eingabedaten.

### 5.3 Ausgabe

Die Ausgabe der Ergebnisse erfolgt nach dem Schema wie es auf den Demonstrationsbögen im Anhang Seite 38 dargestellt ist.

Für  $KPL\phi T=1$  d.h. mit simultaner Diagrammaufbereitung erscheinen auf dem 1. Ausgabenbogen zunächst die eingegebenen Konstanten und der ALPHA-TEXT für die Diagrammerstellung. Anschließend werden die Eingabegrößen für die thermodynamische Berechnung in der Reihenfolge, wie sie im Abschnitt 5.2 erläutert werden, wieder ausgedruckt.

Auf dem 2. u. 3. Ausgabebogen sind die eigentlichen Rechenergebnisse der thermodynamischen Berechnung aufgeführt.

Die auf den Ausgabebögen 2 u. 3 abgedruckten Kurzbezeichnungen haben die folgende Bedeutung:

ALFAA	$[Kcal/m^2 \cdot h \cdot Grad]$	Wärmeübergangszahl auf der Primärseite
ALFAI	"	Wärmeübergangszahl auf der Sekundärseite
ARGN		Gesamtanzahl der Übertragerrohre
AR(N)		Anzahl der Rohre in der N-ten konzentrischen Rohrreihe
ARR		Anzahl der konzentrischen Rohrreihen
DDR	$[m]$	Durchmesser des Rohrbündels
DMH2 $\phi$	$[kg/h]$	Durchsatz auf der Wasserseite
DPGES	$[at]$	Gesamtdruckabfall auf der Wasserseite
DPNA	"	Gesamtdruckabfall auf der Primärseite
DPU	"	Druckabfall im Überhitzer
DPV	"	Druckabfall im Verdampfer
DPE	"	Druckabfall im EC $\phi$
DTMLU	$[C]$	mittl. log. Temperaturdifferenz im Überhitzer
DTMLV	"	mittl. log. Temperaturdifferenz im Verdampfer
DTMLE	"	mittl. log. Temperaturdifferenz im EC $\phi$
GH	$[m]$	Gesamthöhe des Rohrbündels
HF	$[m^2]$	Gesamtheizfläche des Rohrbündels
HFK	$[DM]$	Heizflächenkosten

PIT	[at]	mittl. Druck im I-ten Segment auf der Sekundärseite
PSPWE	"	Speisewassereintrittsdruck
P1	"	Dampfdruck am Überhitzer-Austritt
P2	"	Dampfdruck am Verdampfer-Austritt
P3	"	Speisewasserdruck am ECØ-Austritt
P4	"	Speisewasserdruck am ECØ-Eintritt
QUD	[Kcal/h]	Gesamte übertragene Wärmemenge
QUUE	"	Übertragene Wärmemenge im Überhitzer
QUV	"	Übertragene Wärmemenge im Verdampfer
QUE	"	Übertragene Wärmemenge im ECØ
RLGES	[m]	Gesamte Rohrlänge eines Übertragerrohres
RLUE	"	Rohrlänge eines Überhitzerrohres
RLV	"	Rohrlänge eines Verdampferrohres
RLE	"	Rohrlänge eines ECØ-Rohres
STT(N)	"	Stirnteilung der Rohre in der N-ten konzentrischen Rohrreihe
TKD(N)	"	Teilkreisdurchmesser in der N-ten konzentrischen Rohrreihe
TIS	[C]	mittl. Temperatur im I-ten Segment auf der Sekundärseite
TIT	"	mittl. Temperatur im I-ten Segment auf der Tertiärseite
T2S	"	Temperatur des Primärmediums am Verdampfer-Austritt
T3S	"	Temperatur des Primärmediums am Verdampfer-Eintritt
T2T	"	Temperatur des Sekundärmediums (H <sub>2</sub> O) am Verdampfer-Austritt
T3T	"	Temperatur des Sekundärmediums (H <sub>2</sub> O) am Verdampfer-Eintritt
W(N)		Windungszahl der Rohre in der N-ten konzentrischen Rohrreihe
WDZ	[Kcal/m <sup>2</sup> ·h·Grad]	Wärmedurchgangszahl
WDN	[m/s]	Heißdampfgeschwindigkeit
WNA	"	Geschwindigkeit des Primärmediums
WWE	"	Wassereintritts-Geschwindigkeit in den ECØ

#### 5.4 Erläuterung der möglichen Fehlermeldungen

Zur Erläuterung des iterativen Rechnungsablaufes wurden im MAIN-PRØG und in den zugehörigen Unterprogrammen zahlreiche logische Abfragen eingebaut, die im Falle eines fehlerhaften oder nicht sinnvollen Programmablaufes, z.B. als Folge einer fehlerhaften Eingabegröße, spezifizierte Fehlermeldungen an den Benutzer übermitteln.

##### 5.4.1 Mögliche Fehlermeldungen aus dem MAINPRØG

###### 1. KOM. 1 03705

Max. zul. Anzahl von 50 parallelen Rohrreihen überschritten.

Die Rechnung wird für die vorliegende Parametervariation abgebrochen.

###### 2. DPA = nnn.nn AT DPN = nnn.nn AT KEINE KØNVERGENZ

ISEK = nn

Das Iterationsverfahren zur Ermittlung der Druckabfälle in den 3 verschiedenen Sektionen konvergiert nicht.

Es bedeuten:

DPA .... Druckabfall der vorletzten Rechnung

DPN .... Druckabfall der letzten Rechnung

ISEK ... Konstante zur Identifikation in welcher Sektion die Konvergenzbedingungen nicht erfüllt sind

ISEK = .1 Überhitzer

ISEK = 2 Verdampfer

ISEK = 3 ECØ

##### 5.4.2 Fehlermeldungen aus den Unterprogrammen

Bei der Verwendung der in [ 4 ] integrierten Unterprogramme zur Bestimmung der thermodynamischen Zustandsgrößen können weitere spezifizierte Fehlermeldungen erscheinen, die jedoch in der Regel klar erläutert sind und direkt identifiziert werden können.

### 5.5 Zugehörige Unterprogramme

Zur Ausführung des MAINPRØG sind die folgenden Unterprogramme erforderlich:

1. Zur Ausgabe der Eingabedaten die SUBRØUTINE ØUPEIN.
2. Zur Ausgabe der Ausgabedaten die SUBRØUTINE ØUPAUS.
3. Zur Berechnung der Druckabfälle in der Verdampfungszone die FUNCTION DRUVER (P,X,DPO,G,ARV).
4. Zur Berechnung der Widerstandsbeiwerte in der Verdampfungszone die FUNCTION WIMUN (P,X,Z).
5. Zur Berechnung der Widerstandsbeiwerte in technisch rauhen Rohren die FUNCTION CKSI (ARK,DI,REW).
6. Zur Berechnung der Widerstandsbeiwerte in querangeströmten Rohrbündeln die FUNCTION ZETA (KØRAW,REW,AWW,BWW,BETAWW).
7. Zur Aufbereitung der gerechneten Werte in Diagrammform die SUBRØUTINE PLØTRØ.
8. Zur Maßstabsoptimalisierung die SUBRØUTINE WMAX(YMAX,DIV,YMAX,SY).
9. Zur Berechnung des Maximalwertes eines eindimensionalen Feldes die SUBRØUTINE FMAX(X,I,WMAX).
10. Zur Berechnung des Minimalwertes eines eindimensionalen Feldes die SUBRØUTINE FMIN(X,I,WMIN).
11. Zur Berechnung des Sättigungsdruckes die FUNCTION PS(T).
12. Zur Berechnung der Sättigungstemperatur die FUNCTION TS(P).
13. Zur Berechnung der Heißdampf Temperatur aus Druck und Enthalpie die FUNCTION TPE(P,E).
14. Zur Berechnung der Wärmeleitfähigkeit von H<sub>2</sub>O die FUNCTION FLAM(P,T,Z).
15. Zur Berechnung der dyn. Viskosität die FUNCTION ETA(P,T,Z).
16. Zur Berechnung der Wärmeleitfähigkeit verschiedener Materialien die FUNCTION WAERM(TE,MAT).

Zusätzlich werden zur Dimensionsumrechnung und zur Umdefinition der thermodynamischen Zustandengrößen die folgenden FUNCTIONEN benötigt:

WV(P,T)

WI(P,T)

HDV(P,T)      Rufen Zustandsfunktionen für  $H_2O$  aus "MAPLIB"

HDI(P,T)

GAN(A,T,P)

CPNA(T,P)

ENTH(T,P)

Rufen Zustandsfunktionen für Na, He,  $CO_2$   
und  $H_2O_v$  aus "MAPLIB".

WLNA(T,P)

FNUENA(T,P)

## 5.6 Speicherplatzbedarf und Rechenzeit

Der max. Speicherplatzbedarf beträgt zur Zeit für das MAINPRØG und die unter 5.5 aufgeführten Unterprogramme insgesamt ~ 260 K.

Bei der Verwendung anderer Unterprogramme zur Berechnung der thermodynamischen Zustandsgrößen, kann durchaus ein anderer Speicherplatz erforderlich sein.

Die Rechenzeit für einen Dampferzeuger, einschließlich der Zeit für die Diagrammaufbereitung, beträgt auf der IBM 360/85 ~ 1,5 s.

6. Literaturverzeichnis

- [1\_] VDI-Wärmeatlas
- [2\_] H.Spilker, Notiz TA-K 1 15/65  
Zusammenstellung der wichtigsten Wärmeübergangsbeziehungen  
für flüssiges Natrium (nicht veröffentlicht)
- [3\_] J.G.Collier, AERE CE/R 2496, P.82  
A review of two-phase heat transfer (1935-1957)
- [4\_] U.Schumann, KFK 1253, Sept. 1970  
"MAPLIB": Ein Programmsystem zur Bereitstellung von Stoff-  
daten für Rechenprogramme
- [5\_] H.Spilker, IRE-Rechenprogramm Nr. 28  
FØRTRAN-FUNCTIØNEN zur Berechnung des Druckabfalles in  
der Verdampfungszone eines Dampferzeugers (nicht veröffentlicht)
- [6\_] H.Spilker, IRE 3-Notiz Nr. 5/68  
Aufstellung eines Polynoms zur Berechnung der Widerstands-  
beiwerte im 2 Phasen-Gemisch nach Martinelli und Nelson  
(nicht veröffentlicht)
- [7\_] S.Heine, KFK-Programmbeschreibungen Nr. 72, Nr. 117, Nr. 131  
mit den zugehörigen Ergänzungen. (nicht veröffentlicht)

7. Anhang

7.1 Demonstrationsbogen für die Ausgabe

EINGABEDATEN FUER KPLOT=1

-----  
 KPLOT= 1 KQTQF= 2  
 KAD= 1 KWP= 1 KAPKUR= 2 IDPLOT= 0  
 KX1= 0 KY1= 0 KX2= 0 KY2= 0 KX3= 0 KY3= 0 KX4= 0 KY4= 0 KX5= 0 KY5= 0  
 KX6= 0 KY6= 0 KX7= 0 KY7= 0 KX8= 0 KY8= 0 KX9= 0 KY9= 0 KX10= 0 KY10= 0

Q-T-DIAGRAMM EINES UEBERHITZERS

TEMPERATUR IN C

UEBERTRAGENE WAERMEMENGE IN KCAL/H

DATEN DES UEBERHITZERS

SEKUNDAERES MEDIUM NA

TERTIAERES MEDIUM H2O

QU =525.0 MWTH

TS1 =560.0 C

TS4 =480.0 C

TT1 =540.0 C

TT4 =352.4 C

PHD =170.0 M/S

DA/DI =27/21 MM

DZ =500.0 MM

SQU = 55.0 MM

ALFA = 10.0 GRAD

T.- MAT. X 8 CR NI NB 16 13/ 10CR MO910

TEMP.-VERL. DES SEK.-MED.

NA -BEHEIZTER UEBERHITZER

RECHNUNG NR 1

EINGABEDATEN

=====

DMNA=0.7480E 07 KG/H	MAT = 21	DA =0.2700E-01 M	GRH =0.0 M
QUD =0.0 MW	ARUE = 5.00	DI =0.2100E-01 M	FAKEIN=0.1000E 01
T1S =0.5600E 03 C	ARV = 5.00	DAAR=0.0 M	FRK1 =0.0 DM/M
T4S =0.4800E 03 C	NURUE = 1	DIAR=0.0 M	FRK2 =0.0 DM/M
T1T =0.5400E 03 C	NUREV = 0	SQU =0.5500E-01 M	ROA =0.1000E 01
T4T =0.3524E 03 C	KUEUEV= 0	SL =0.4000E-01 M	KPKM = 1
PHD =0.1700E 03 AT	KDOPPR= 0	DZ =0.5000E 00 M	DDPM =0.2000E 01 AT
WHD =0.3000E 02 M/S	DPZUE = 0.0 AT	ALFA=C.1000E 02 GRAD	

ZWISCHENERGEB. BEI SEGMENTWEISER BERECHNUNG

---

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN UEBERHITZER

AL FAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.38855E 05	.45065E 04	.18157E 03	.55200E 03	.51101E 03	.17058E 03
.39073E 05	.46234E 04	.18373E 03	.53600E 03	.45704E 03	.17127E 03
.39327E 05	.48189E 04	.18761E 03	.52000E 03	.41265E 03	.17197E 03
.39572E 05	.50881E 04	.19286E 03	.50400E 03	.38026E 03	.17266E 03
.39821E 05	.54133E 04	.19885E 03	.48800E 03	.35983E 03	.17336E 03
.39330E 05	.48900E 04	.18892E 03	.48800E 03	.35983E 03	.17336E 03

ERGEBNISSE : THERMODYNAMISCHE BERECHNUNG

---

DMH2O=0.8847E 06 KG/H	T2S =0.4800E 03 C	P1 =0.1702E 03 AT	RLUE =0.2650E 02 M
QUD =0.1802E 09 KCAL/H	T3S =0.0 C	P2 =0.1737E 03 AT	RLV =0.0 M
QUUE =0.1802E 09 KCAL/H	T2T =0.3524E 03 C	P3 =0.1929E 03 AT	RLE =0.0 M
QUV =0.0 KCAL/H	T3T =0.0 C	P4 =0.1737E 03 AT	RLGES=0.2650E 02 M
QUE =0.0 KCAL/H	DTMLU=0.5806E 02 C	PSPWE=0.0 AT	DDR =0.2810E 01 M
WWE =0.0 M/S	DTMLV=0.0 C	DPU =0.3494E 01 AT	GH =0.4600E 01 M
WDN =0.2967E 02 M/S	DTMLE=0.0 C	DPV =0.0 AT	HF =0.1074E 04 M**2
WNA =0.8214E 00 M/S		DPE =0.0 AT	HFK =0.0 DM
		DPGES=0.3494E 01 AT	ARGN =0.4780E 03
		DPNA =0.5718E-01 AT	ARR =0.2100E 02

ERGEBNISSE : GEOMETRISCHE DATEN

---

AR(N)	8.000	9.000	11.000	12.000	14.000	15.000	17.000	18.000	20.000	21.000
W(N)	14.966	12.491	10.718	9.386	8.348	7.517	6.837	6.269	5.788	5.376
TKD(N)	0.555	0.665	0.775	0.885	0.995	1.105	1.215	1.325	1.435	1.545
STT(N)	0.218	0.232	0.221	0.232	0.223	0.231	0.225	0.231	0.225	0.231
AR(N)	23.000	24.000	26.000	27.000	29.000	30.000	32.000	33.000	35.000	36.000
W(N)	5.019	4.706	4.430	4.185	3.965	3.767	3.588	3.425	3.277	3.140
TKD(N)	1.655	1.765	1.875	1.985	2.095	2.205	2.315	2.425	2.535	2.645
STT(N)	0.226	0.231	0.227	0.231	0.227	0.231	0.227	0.231	0.228	0.231
AR(N)	38.000	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
W(N)	3.015	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
TKD(N)	2.755	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
STT(N)	0.228	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0

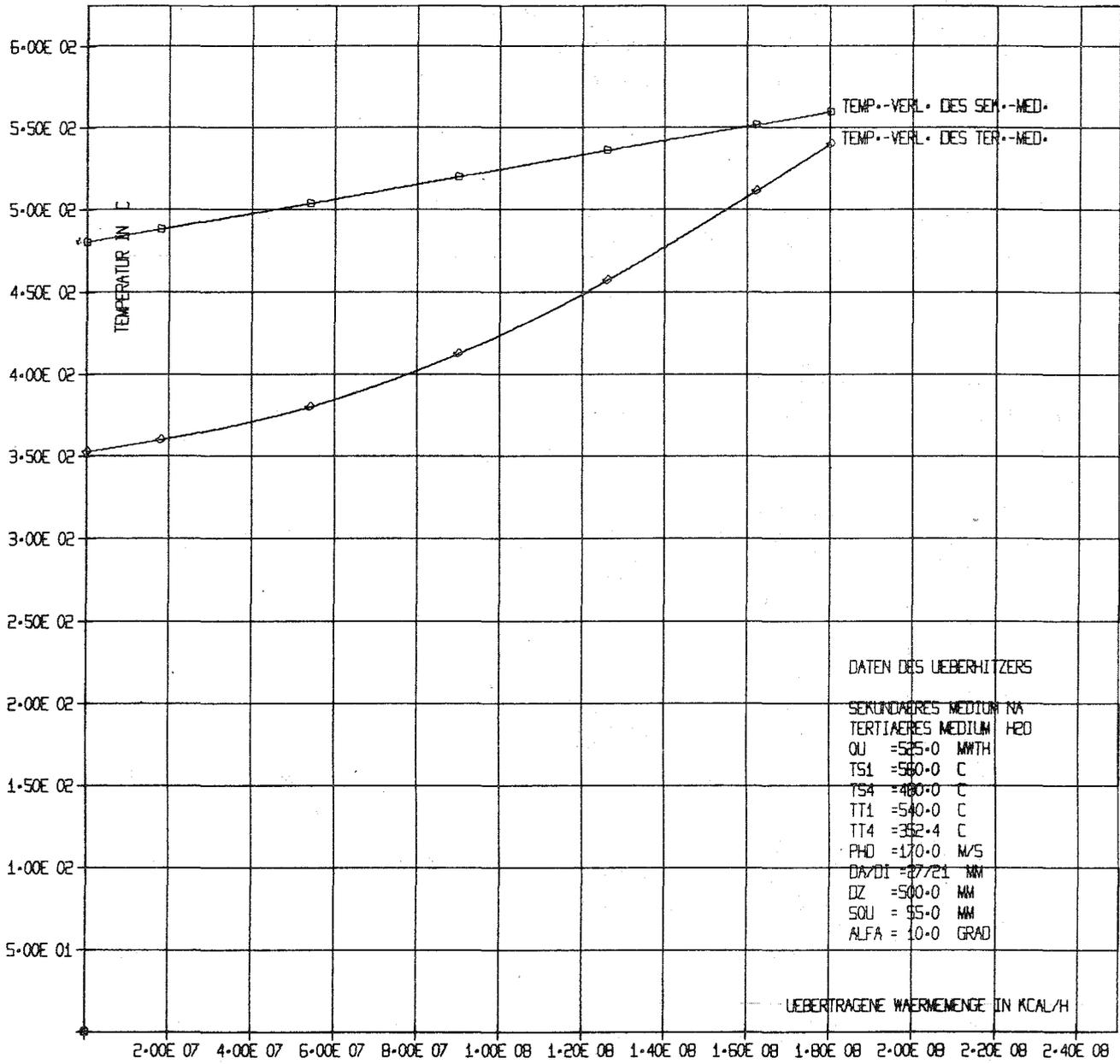


ABB-00001 O-T-DIAGRAMM EINES UEBERHITZERS

EINGABEDATEN FUER KPLOT=1

-----  
 KPLOT= 1 KQTOF= 1  
 KAD= 1 KWP= 1 KAPKUR= 2 IDPLOT= 0  
 KX1= 0 KY1= 0 KX2= 0 KY2= 0 KX3= 0 KY3= 0 KX4= 0 KY4= 0 KX5= 0 KY5= 0  
 KX6= 0 KY6= 0 KX7= 0 KY7= 0 KX8= 0 KY8= 0 KX9= 0 KY9= 0 KX10= 0 KY10= 0

Q-T-DIAGRAMM EINES DAMPFERZEUGERS

TEMPERATUR IN C

UEBERTRAGENE WAERMEMENGE IN KCAL/H

DATEN DES DAMPFERZEUGERS

SEKUNDAERES MEDIUM NA

TERTIAERES MEDIUM H2O

QU = 525.0 MWH

TS1 = 560.0 C

TS4 = 360.0 C

TT1 = 540.0 C

TT4 = 286.0 C

PHD = 170.0 M/S

DA/DI = 27/21 MM

DZ = 500.0 MM

SQU = 55.0 MM

ALFA = 10.0 GRAD

T.- MAT. X 8 CR NI NB 16 13/ 10CR MO910

TEMP.-VERL. DES SEK.-MED.

NA -BEHEIZTER DAMPFERZEUGER

RECHNUNG NR 1

EINGABEDATEN

=====

CMNA=0.7480E 07 KG/H	MAT = 21	DA =0.2700E-01	M	GRH =0.0	M
QUO =0.0 MW	ARUE = 5.00	DI =0.2100E-01	M	FAKETN=0.1000E 01	
T1S =0.5600E 03 C	ARV = 5.00	DAAR=0.0	M	FRK1 =0.0	DM/M
T4S =0.3600E 03 C	NIJUE = 0	DIAR=0.0	M	FRK2 =0.0	DM/M
T1T =0.5400E 03 C	NIJREV = 0	SQU =0.5500E-01	M	ROA =0.1000E 01	
T4T =0.2860E 03 C	KUEUEV= 0	SL =0.4000E-01	M	KPKM = 1	
PHD =0.1700E 03 AT	KOOPPR= 0	DZ =0.5000E 00	M	DDPM =0.2000E 01 AT	
WHD =0.3000E 02 M/S	DPZUE = 0.0 AT	ALFA=0.1000E 02 GRAD			

ZWISCHENERGEB. BEI SEGMENTWEISER BERECHNUNG

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN WERBERHITZER

ALFAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.38855E 05	.45172E 04	.18183E 03	.55203E 03	.51101E 03	.17058E 03
.39088E 05	.46343E 04	.13400E 03	.53609E 03	.45703E 03	.17128E 03
.39223E 05	.48300E 04	.18787E 03	.52016E 03	.41265E 03	.17198E 03
.39569E 05	.50988E 04	.19311E 03	.50422E 03	.38026E 03	.17268E 03
.39818E 05	.54238E 04	.19903E 03	.48828E 03	.35984E 03	.17338E 03
.39331E 05	.49008E 04	.18918E 03	.48328E 03	.35984E 03	.17338E 03

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN VERDAMPFER

ALFAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.40074E 05	.28707E 05	.43977E 03	.47233E 03	.35248E 03	.17402E 03
.40333E 05	.40018E 05	.47480E 03	.45636E 03	.35254E 03	.17402E 03
.40598E 05	.42727E 05	.43451E 03	.44033E 03	.35259E 03	.17402E 03
.40867E 05	.39630E 05	.48230E 03	.42441E 03	.35264E 03	.17402E 03
.41139E 05	.28084E 05	.45174E 03	.40844E 03	.35269E 03	.17402E 03
.40602E 05	.35843E 05	.46662E 03	.40844E 03	.35269E 03	.17402E 03

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN ECO

ALFAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.41634E 05	.11305E 05	.34153E 03	.38023E 03	.31935E 03	.17439E 03
.41634E 05	.11305E 05	.34153E 03	.38023E 03	.31935E 03	.17439E 03

ERGEBNISSE : THERMODYNAMISCHE BERECHNUNG

DMH20=0.8874E 06 KG/H	T2S =0.4803E 03 C	P1 =0.1702E 03 AT	RLUE =0.2651E 02 M
QU0 =0.4536E 09 KCAL/H	T3S =0.4005E 03 C	P2 =0.1737E 03 AT	RLV =0.9896E 01 M
QU1E =0.1807E 09 KCAL/H	T2T =0.3524E 03 C	P3 =0.1743E 03 AT	RLE =0.9379E 01 M
QUV =0.1811E 09 KCAL/H	T3T =0.3527E 03 C	P4 =0.1745E 03 AT	RLGES=0.4579E 02 M
QUE =0.9175E 03 KCAL/H	DTMLU=0.5815E 02 C	PSPWE=0.1745E 03 AT	DDR =0.2810E 01 M
WWE =0.1969E 01 M/S	DTMLV=0.8135E 02 C	DPJ =0.3517E 01 AT	GH =0.7949E 01 M
WDN =0.2976E 02 M/S	DTMLE=0.5993E 02 C	DPV =0.5575E 00 AT	HF =0.1856E 04 M**2
WNA =0.8073E 00 M/S		DPE =0.1773E 00 AT	HFK =0.0 DM
		DPGES=0.4251E 01 AT	ARGN =0.4780E 03
		DPNA =0.9280E-01 AT	ARR =0.2100E 02

ERGEBNISSE : GEOMETRISCHE DATEN

---

AR(N)	8.000	9.000	11.000	12.000	14.000	15.000	17.000	18.000	20.000	21.000
W(N)	25.862	21.584	18.520	16.218	14.425	12.989	11.813	10.833	10.002	9.290
TKD(N)	0.555	0.665	0.775	0.885	0.995	1.105	1.215	1.325	1.435	1.545
STT(N)	0.218	0.232	0.221	0.232	0.223	0.231	0.225	0.231	0.225	0.231

AR(N)	23.000	24.000	26.000	27.000	29.000	30.000	32.000	33.000	35.000	36.000
W(N)	8.673	8.132	7.655	7.231	6.851	6.509	6.200	5.919	5.662	5.427
TKD(N)	1.655	1.765	1.875	1.985	2.095	2.205	2.315	2.425	2.535	2.645
STT(N)	0.226	0.231	0.227	0.231	0.227	0.231	0.227	0.231	0.228	0.231

AR(N)	38.000	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
W(N)	5.210	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
TKD(N)	2.755	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
STT(N)	0.228	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0

TEMP.-VERL. DES TER.-MED.

CALL PLOTA  
 CALL PLOTA  
 CALL PLOTA  
 CALL PLOTA

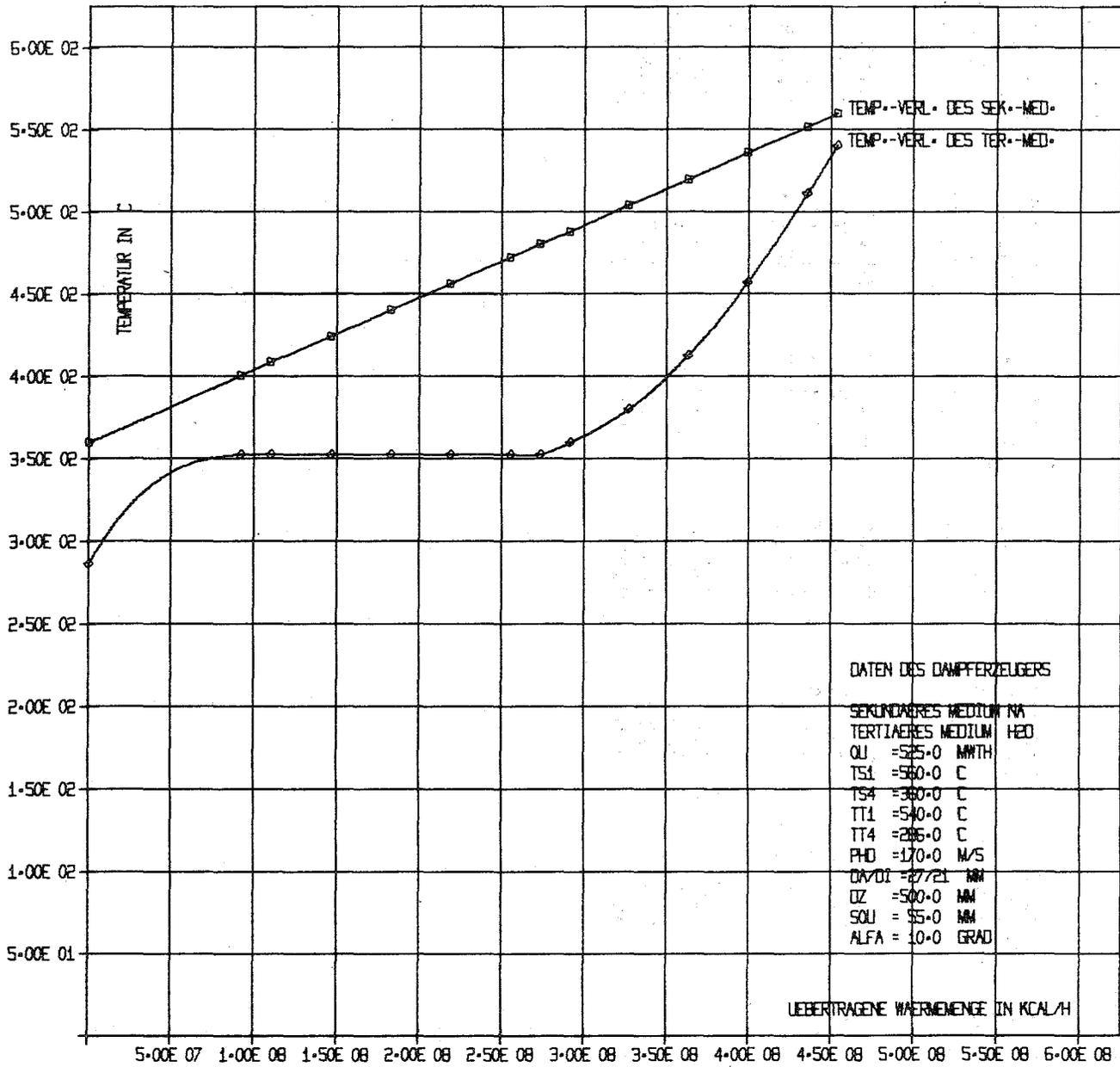


ABB-00001 O-T-DIAGRAMM EINES DAMPFERZEUGERS,

EINGABEDATEN FUER KPLOT=1

```

-----
KPLOT= 1      KQTQF= 0
KAC= 3  KWP= 4  KAPKUR= 3  IDPLOT= 0
KX1= 14  KY1= 60  KX2= 14  KY2= 52  KX3= 14  KY3= 48  KX4= 0  KY4= 0  KX5= 0  KY5= 0
KX6= 0  KY6= 0  KX7= 0  KY7= 0  KX8= 0  KY8= 0  KX9= 0  KY9= 0  KX10= 0  KY10= 0
HEIZFLAECHE HF ALS FUNKTION VON WHD
HEIZFL. HF IN M**2
HEISSDAMPFGESCHW. WHD IN M/S
DATEN DES DAMPFERZEUGERS
SEKUNDAERES MEDIUM NA
TERTIAERES MEDIUM H2O
QU  =525.0  MWH
TS1  =560.0  C
TS4  =360.0  C
TT4  =286.0  C
PHD  =170.0  M/S
DA/DI =27/21  MM
DZ   =500.0  MM
SQU  = 45.0  MM
SL   = 40.0  MM
ALFA = 10.0  GRAD
T.- MAT. X 8 CR NI NB 16 13/ 10CR MO910
HF  =F(WHD,TT1=540.0 C)
    
```

NA -BEHEIZTER DAMPFERZEUGER

RECHNUNG NR 1

EINGABEDATEN

=====

DMNA=0.7480E 07 KG/H	MAT = 21	DA =0.2700E-01 M	GRH =0.0 M
QUD =0.0 MW	ARUE = 5.00	DI =0.2100E-01 M	FAKE IN=0.1000E 01
T1S =0.5600E 03 C	ARV = 5.00	DAAR=0.0 M	FRK1 =0.0 DM/M
T4S =0.3600E 03 C	NURUE = 0	DIAR=0.0 M	FRK2 =0.0 DM/M
T1T =0.5400E 03 C	NUREV = 0	SQU =0.4500E-01 M	ROA =0.1000E 01
T4T =0.2860E 03 C	KUEUEV= 0	SL =0.4000E-01 M	KPKM = 1
PHC =0.1700E 03 AT	KDOPPR= 0	DZ =0.5000E 00 M	DDPM =0.2000E 01 AT
WHD =0.3000E 02 M/S	DPZUE = 0.0 AT	ALFA=0.1000E 02 GRAD	

ZWISCHENERGEB. BEI SEGMENTWEISER BERECHNUNG

---

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN UEBERHITZER

ALFAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.48062E 05	.44956E 04	.18323E 03	.55203E 03	.51102E 03	.17057E 03
.48350E 05	.46116E 04	.18542E 03	.53610E 03	.45704E 03	.17126E 03
.48661E 05	.48059E 04	.18936E 03	.52017E 03	.41266E 03	.17194E 03
.48966E 05	.50733E 04	.19470E 03	.50424E 03	.38025E 03	.17263E 03
.49274E 05	.53959E 04	.20078E 03	.48831E 03	.35982E 03	.17331E 03
.48663E 05	.48765E 04	.19070E 03	.48831E 03	.35982E 03	.17331E 03

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN VERDAMPFER

ALFAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.49589E 05	.28559E 05	.45041E 03	.47235E 03	.35244E 03	.17393E 03
.49911E 05	.39811E 05	.48732E 03	.45636E 03	.35249E 03	.17393E 03
.50237E 05	.42506E 05	.49749E 03	.44038E 03	.35254E 03	.17393E 03
.50571E 05	.39475E 05	.49505E 03	.42439E 03	.35259E 03	.17393E 03
.50910E 05	.27938E 05	.46265E 03	.40841E 03	.35264E 03	.17393E 03
.50244E 05	.35658E 05	.47859E 03	.40841E 03	.35264E 03	.17393E 03

WAERMEUEBERGANGSZAHLEN ECO

ALFAA	ALFAI	WDZ	TIS	TIT	PIT
.51522E 05	.11752E 05	.34729E 03	.38021E 03	.31932E 03	.17428E 03
.51522E 05	.11752E 05	.34729E 03	.38021E 03	.31932E 03	.17428E 03

ERGEBNISSE : THERMODYNAMISCHE BERECHNUNG

---

DMH20=0.8874E 06 KG/H	T2S =0.4803E 03 C	P1 =0.1702E 03 AT	RLUE =0.2613E 02 M
QUD =0.4536E 09 KCAL/H	T3S =0.4004E 03 C	P2 =0.1737E 03 AT	RLV =0.9590E 01 M
QUUE =0.1807E 09 KCAL/H	T2T =0.3524E 03 C	P3 =0.1742E 03 AT	RLE =0.9156E 01 M
QUV =0.1813E 09 KCAL/H	T3T =0.3526E 03 C	P4 =0.1744E 03 AT	RLGES=0.4488E 02 M
QUE =0.9166E 08 KCAL/H	DTMLU=0.5816E 02 C	PSPWE=0.1744E 03 AT	DDR =0.2570E 01 M
WWE =0.1957E 01 M/S	DTMLV=0.3138E 02 C	DPU =0.3436E 01 AT	GH =0.7791E 01 M
WDN =0.2958E 02 M/S	DTMLE=0.5993E 02 C	DPV =0.5376E 00 AT	HF =0.1831E 04 M**2
WNA =0.1236E 01 M/S		DPE =0.1716E 00 AT	HFK =0.0 DM
		DPGES=0.4145E 01 AT	ARGN =0.4810E 03
		DPNA =0.2835E 00 AT	ARR =0.2300E 02

ERGEBNISSE : GEOMETRISCHE DATEN

---

AR(N)	7.000	9.000	10.000	11.000	12.000	14.000	15.000	16.000	17.000	18.000
W(N)	25.814	22.155	19.405	17.262	15.545	14.139	12.966	11.973	11.121	10.383
TKD(N)	0.545	0.635	0.725	0.815	0.905	0.995	1.085	1.175	1.265	1.355
STT(N)	0.245	0.222	0.228	0.233	0.237	0.223	0.227	0.231	0.234	0.236
AR(N)	20.000	21.000	22.000	23.000	25.000	26.000	27.000	28.000	30.000	31.000
W(N)	9.736	9.165	8.658	8.203	7.794	7.424	7.087	6.780	6.498	6.239
TKD(N)	1.445	1.535	1.625	1.715	1.805	1.895	1.985	2.075	2.165	2.255
STT(N)	0.227	0.230	0.232	0.234	0.227	0.229	0.231	0.233	0.227	0.229
AR(N)	32.000	33.000	34.000	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
W(N)	5.999	5.778	5.572	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
TKD(N)	2.345	2.435	2.525	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0
STT(N)	0.230	0.232	0.233	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0	0.0

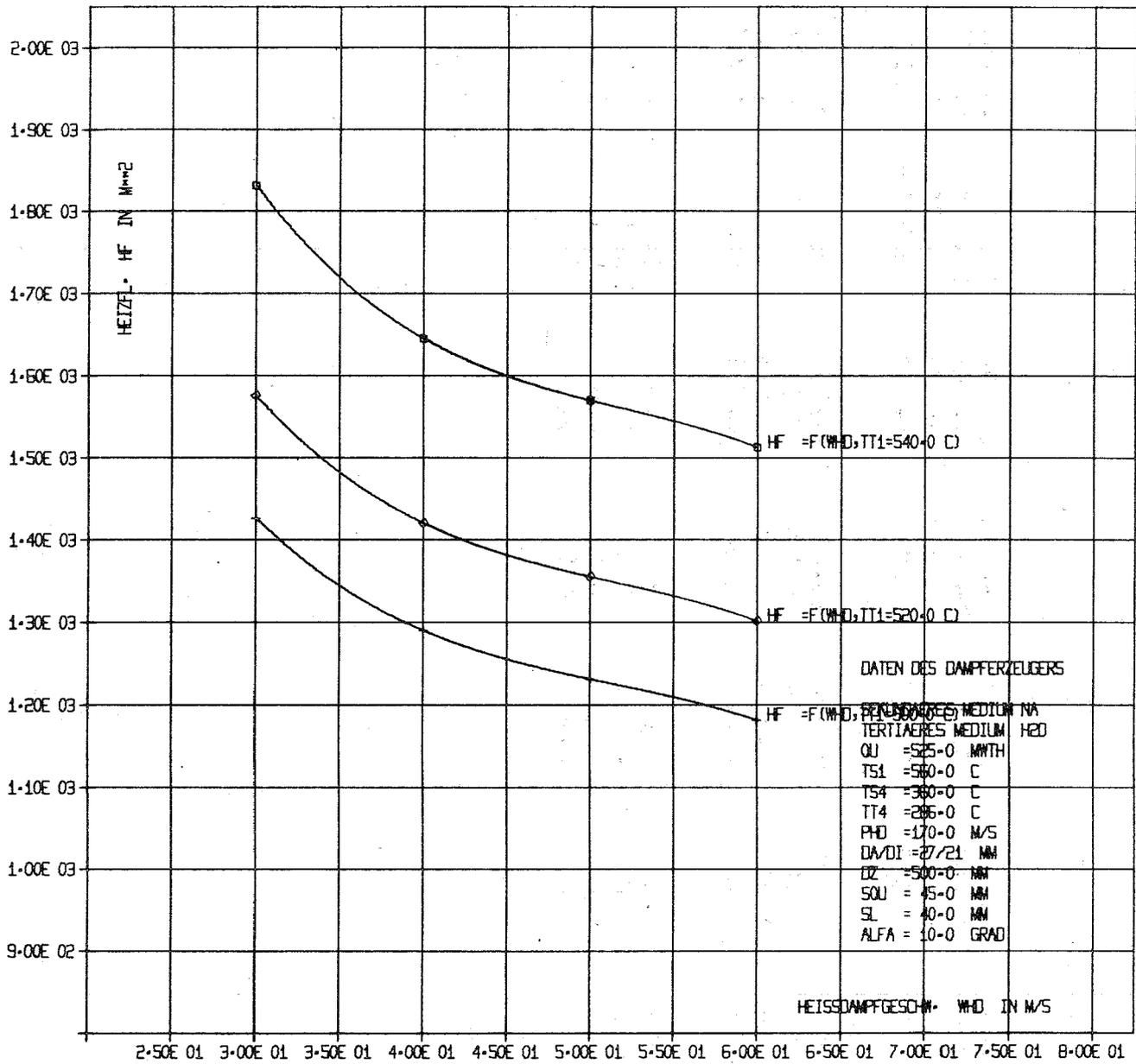


ABB-00001 HEIZFLAECHE HF ALS FUNKTION VON WHD

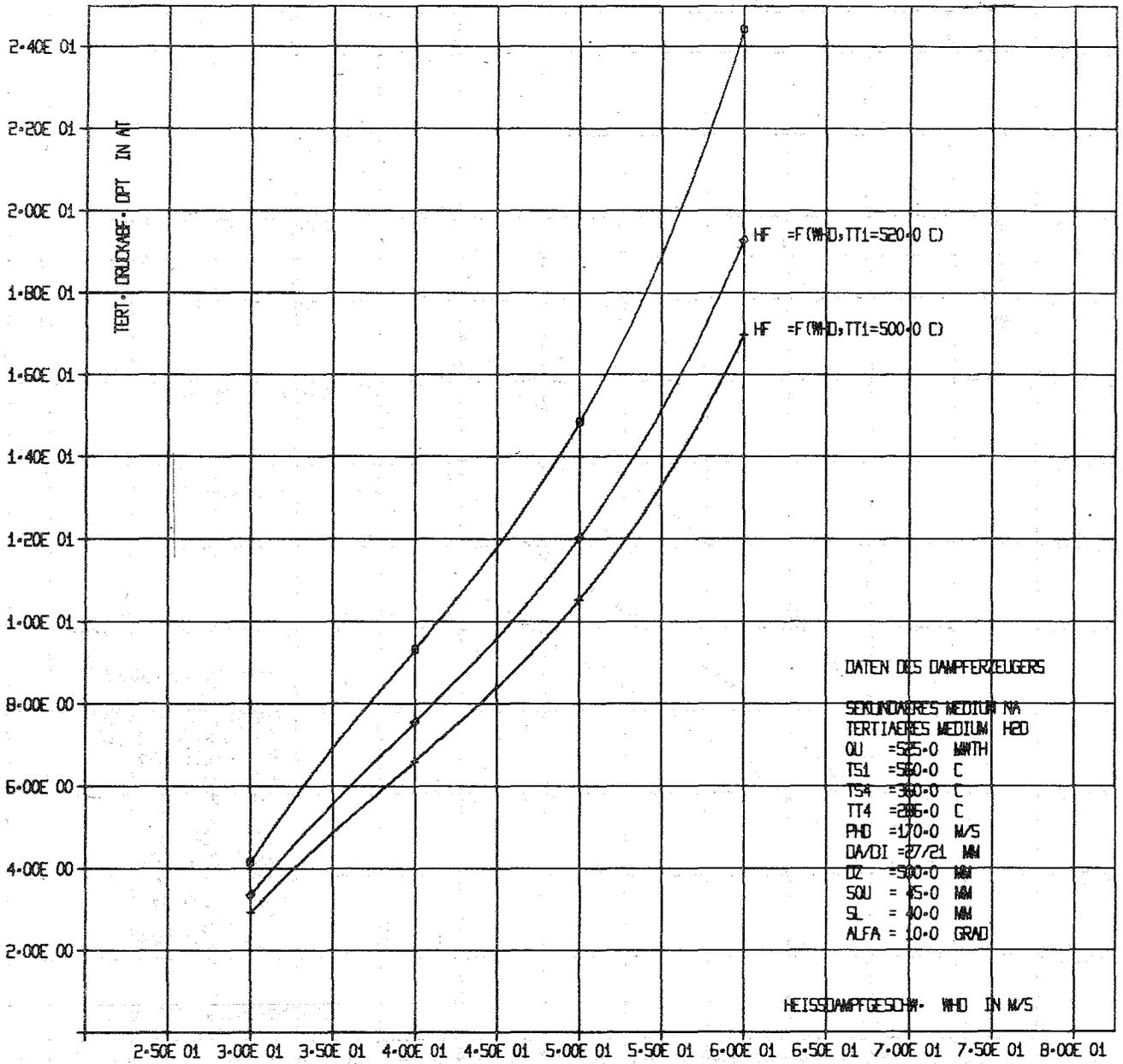


ABB-00002 TERT- DRUCKABFALL DPT ALS FUNKTION VON WHD

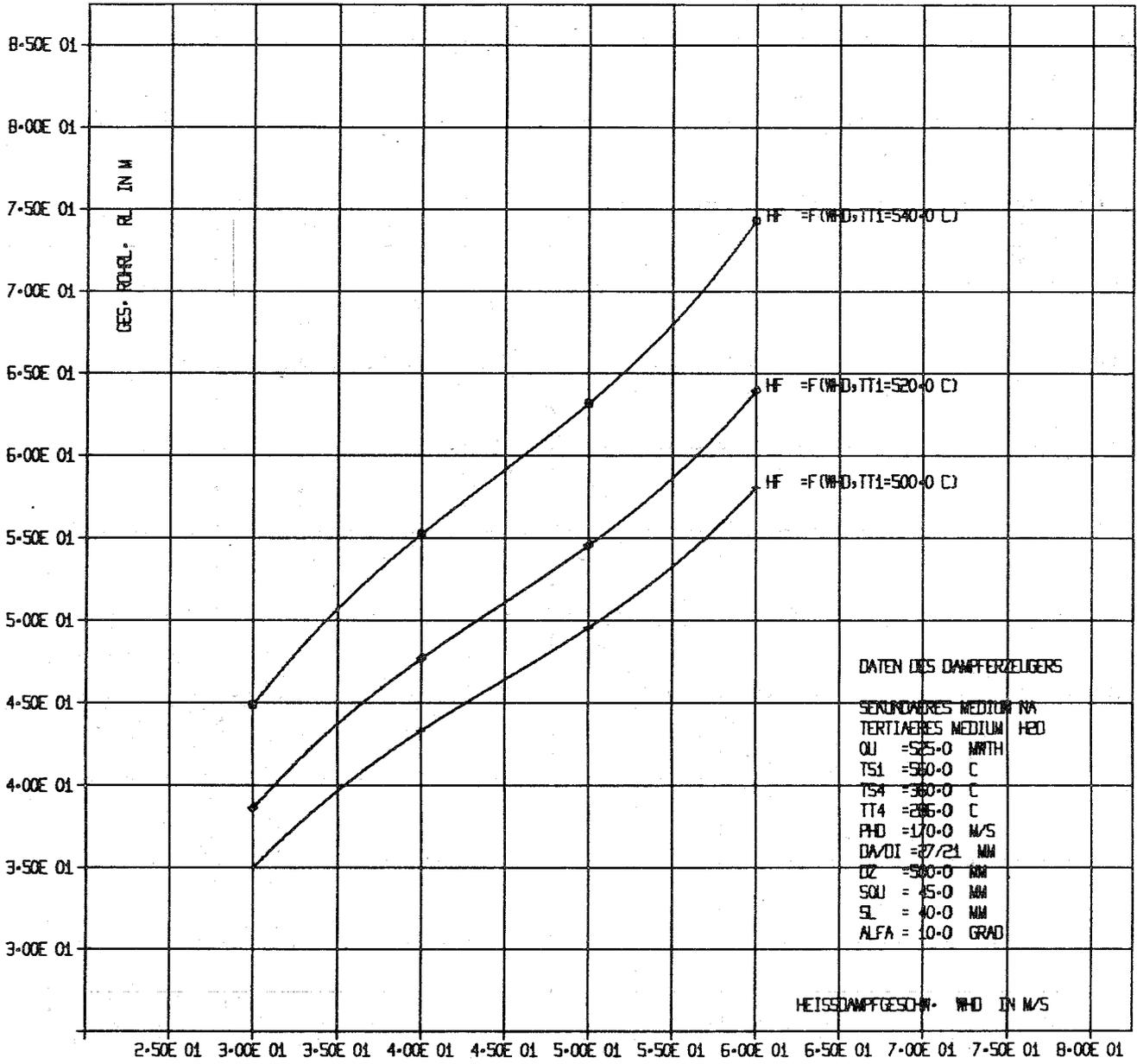


ABB-00003 GES. ROHRLÄNGE RL ALS FUNKTION VON WHD

## 7.2 FORTRAN-Listen des MAIN-PROGRAM und aller Unterprogramme



```
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
WRITE(6,40039)
40039 FORMAT(1H ,25HEINGABEDATEN FUER KPLOT=1)
      WRITE(6,121)
      121 FORMAT(1H ,25H-----)
40040 FORMAT(1H ,6HKPLOT=I3,5X,6HKQTQF=I3)
40000 FORMAT(6G12.6)
C      KPLOT      STEUERGROESSE
C      KPLOT=0 KEINE AUFBEREITUNG ZUM PLOTEN
C      KPLOT=1 AUFBEREITUNG ZUM PLOTEN U. DRUCKEN
C      KPLOT=2 NUR AUFBEREITUNG ZUM PLOT
C      KQTQF      STEUERGROESSE
C      KQTQF=0 OHNE Q-T-DIAGRAMM
C      KQTQF=1 MIT Q-T-DIAGRAMM
C      KQTQF=2 FOLGEDIAGRAMME
C      IN DIESEM FALLE MUSS KAD=1 SEIN
      IF(KPLOT)40002,40002,40001
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
40001 READ(5,40000)KAD,KWP,KAPKUR,IDPLOT
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
WRITE(6,40041)KAD,KWP,KAPKUR,IDPLOT
40041 FORMAT(1H ,4HKAD=I3,6H KWP=I3,9H KAPKUR=I3,9H IDPLOT=I3)
C      KAD      STEUERGROESSE (MAX. KAD=10)
C      KAD ANZAHL DER AUS EINER PARAMETERVARIATION
C      ZU ERSTELLENDE DIAGRAMME
C      KWP      STEUERGROESSE
C      KWP ANZAHL DER ZU RESERVIERENDEN PUNKTEPAARE
C      PRO KURVE (MAX. 50 PUNKTE)
C      KAPKUR      STEUERGROESSE (MAX. KAPKUR=9)
C      ANZAHL DER KURVEN PRO DIAGRAMM
C      IDPLOT      ABBILDUNGS NR.
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
READ(5,40000)(KX(I),KY(I),I=1,3)
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
C      KX(I)      STEUERGROESSE ZUR AUSWAHL DER ABZISSENWERTE
C      MAX. 10 WERTE PRO PARAMETERVARIATION
C      KY(I)      STEUERGROESSE ZUR AUSWAHL DER ORDINATENWERTE
C      MAX. 10 WERTE PRO PARAMETERVARIATION
      IF(KAD-3)40003,40003,40004
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
40004 READ(5,40000)(KX(I),KY(I),I=4,6)
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
      IF(KAD-6)40003,40003,40011
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
40011 READ(5,40000)(KX(I),KY(I),I=7,9)
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
      IF(KAD-10)40003,40005,40005
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
40005 READ(5,40000)(KX(I),KY(I),I=10,KAD)
CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----
40003 WRITE(6,40042)(KX(I),KY(I),I=1,5)
40042 FORMAT(1H ,4HKX1=I3,6H KY1=I3,6H KX2=I3,6H KY2=I3,6H KX3=I3,6H
      1 KY3=I3,6H KX4=I3,6H KY4=I3,6H KX5=I3,6H KY5=I3)
      WRITE(6,40043)(KX(I),KY(I),I=6,10)
40043 FORMAT(1H ,4HKX6=I3,6H KY6=I3,6H KX7=I3,6H KY7=I3,6H KX8=I3,6H
      1 KY8=I3,6H KX9=I3,6H KY9=I3,7H KX10=I3,7H KY10=I3)
C      ALLGEMEINE DIAGRAMM-BESCHRIFTUNG
```



40009 READ(5,40007)(MKB(I),I=1,10)

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

WRITE(6,40045)(MKB(I),I=1,10)

C\*\*\*\*\*

C\*\*\*\*\*

C\*\*\*\*\*

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

40002 READ (5,40000) DMNA,QUD,T1S,T4S,T1T,T4T

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

DO 15000 NS = 1,4

15000 SELI(NS) = .FALSE.

C IF(DMNA=0. UND QUD=0.) CALL EXIT

C DMNA IN KG/H NATRIUMDURCHSATZ DAMPFERZEUGER

C BEI EINGABE VON DMNA MUSS QUD=0. SEIN

C QUD IN MW THERMISCHE LEISTUNG DES DAMPFERZEUGERS

C BEI EINGABE VON QUD MUSS DMNA=0. SEIN

C T1S IN C SEKUNDAERE NA-EINTRITTSTEMPERATUR

C T4S IN C SEKUNDAERE NA-AUSTRITTSTEMPERATUR

C T1T IN C H2O-AUSTRITTSTEMPERATUR

C T4T IN C H2O-EINTRITTSTEMPERATUR

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

READ (5,40000) PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,NURUE

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

C PHD IN AT DRUCK AM UEBERHITZERAUSTRITT

C WHD IN M/S GESCHWINDIGKEIT AM UEBERHITZERAUSTRITT

C MAT MATERIALKENNZIFFER 1 = 10 CR MO NB 9 10

C 2 = X 8 CR NI NB 16 13

C 21= UEBH. MAT=2, VERD.+EC. MAT=1

C ARUE ANZAHL DER RECHENSCHRITTE IN DER UEBERH.-ZONE (MAX.10)

C ARV ANZAHL DER RECHENSCHRITTE IN DER VERD.-ZONE (MAX.10)

C NURUE STEUERGRÖSSE

C MOEGLICHE VARIANTEN NURUE=0

C NURUE=1

C NURUE=1 SEPARATE BERECHNUNG DES UEBERHITZERS

IF(DMNA)2,2,400

2 IF(QUD)900,900,400

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

400 READ (5,40000) NUREV,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

C NUREV STEUERGRÖSSE

C MOEGLICHE VARIANTEN NUREV=0

C NUREV=1

C NUREV=1 SEPARATE BERECHNUNG DES ECO U. VERDAMPFER

C KUEUEV STEUERGRÖSSE

C KUEUEV=1 FOLGERECHNUNG FUER NUREV=1 MIT UEBERNAHME

C VON DMH2O DER RECHNUNG MIT NURUE=1

C WENN FOLGERECHNUNG, DANN BEI VORHERGEHENDER RECHNUNG DES

C UEBERH. T4T KLEINER TS(P2) EINGEBEN

C WENN KUEUEV=1 MUSS IM READ DMNA=0. GESETZT WERDEN

C KUEUEV=0 KEINE FOLGERECHNUNG

C KDOPPR STEUERGRÖSSE

C KDOPPR=1 DOPPELROHRAUSF. MIT HE ALS INERTGAS

C WENN KDOPPR=1 MUESSEN DAAR U. DIAR ANG. WE.

C KDOPPR=0 EINWANDIGE AUSFUEHRUNG

C DPZUE DRUCKABFALL ZW. UEBERH. U. VERD. WENN KUEUEV=1

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

READ (5,40000) DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----

C DA IN M AUSSENDURCHMESSER EINES TAUSCHERROHRES  
 C DI IN M INNENDURCHMESSER EINES TAUSCHERROHRES  
 C DAAR IN M AUSSEND. D. AESSEREN ROHRES WENN KDOPPR=1  
 C DIAR IN M INNEND. D. AESSEREN ROHRES WENN KDOPPR=1  
 C SQU IN M QUERTEILUNG  
 C SL IN M LAENGSTEILUNG

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----  
 READ (5,40(00))DZ,ALFA,GRH,FAKEIN,FRK1,FRK2

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----  
 C DZ IN M DURCHMESSER DES ZENTRALROHRES  
 C ALFA IN GRAD STEIGUNGSWINKEL EINES ROHRWENDELS  
 C GRH IN M GASRAUMHOEHE  
 C FAKEIN FAKTOR FUER EINBAUTEN AUF DER MANTELSEITE  
 C FRK1 IN DM/M KOSTENFAKTOR FUER 1 M TAUSCHERROHR MAT=1  
 C FRK2 IN DM/M KOSTENFAKTOR FUER 1 M TAUSCHERROHR MAT=2

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----  
 READ (5,40(00))ROA,KPKM,DDPM

CR-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----R-----  
 C ROA=1 GEWENDELTES ROHRBUENDEL  
 C ROA=2 GERADROHRBUENDEL  
 C KPKM STEUERGROESSE  
 C KPKM=1 NA =PRIMAERES MEDIUM  
 C KPKM=2 HE =PRIMAERES MEDIUM  
 C KPKM=3 CO2 =PRIMAERES MEDIUM  
 C KPKM=4 H2O =PRIMAERES MEDIUM  
 C DDPM IN AT DRUCK DES PRIMAEREN MEDIUMS  
 CALL DUPEIN

C \*\*\*\*\*  
 C \*\*\*\*\*  
 C \*\*\*\*\*  
 KZIND=KZIND+1  
 C \*\*\*\*\*  
 C \*\*\*\*\*  
 C \*\*\*\*\*

ANN=0.  
 RLUE=0.  
 RLUEA=50.  
 RLV=0.  
 RLE=50.  
 DPU=0.  
 DPV=0.  
 SALFAA=0.  
 SALFAI=0.  
 SWDZ=0.  
 DPUEA=1.E+4  
 DPVA=1.E+4  
 DPEA=1.E+4  
 TM=(T1S+T4S)\*0.5  
 CONCP=ENTH(T1S,DDPM)-ENTH(T4S,DDPM)  
 IF(NUREV)420,420,421

421 P2=PHD  
 P1=PHD  
 GO TO 422  
 420 P1=PHD+WHD\*WHD/(HDV(PHD,T1T)\*19.62E+4)  
 P2=1.1\*P1  
 422 P3=1.03\*P2  
 P4=1.01\*P3  
 IF(KUEUEV)450,450,451

```
C      WENN KUEUEV=1 MUSS IM READ DMNA=0. GESETZT WERDEN
451  DMNA=0.
      PHD=P2A+DPZUE
      P2=PHD
      P1=PHD
      QUD=DMH20*(HDI(PHD,TS(PHD))-WI(P4,T4T))/8.6E+5
450  IF(DMNA)401,401,402
401  Q=QUD*8.6E+5
      DMNA=Q/CONCPT
      GO TO 3
402  QUD=DMNA*CONCPT
      Q=QUD
      3  IF(NURUE)413,413,414
414  P4=P2
      RLE=0.
      TST4T=TS(P4)
      IF(T4T-TST4T)433,433,434
433  T2T=TST4T
      GO TO 437
434  T2T=T4T
437  ET4T=HDI(P4,T2T)
      GO TO 432
413  T2T=TS(P2)
      IF(NUREV)423,423,424
424  T1T=T2T
423  ET4T=WI(P4,T4T)
432  DMH20=Q / (HDI(P1,T1T)-ET4T)
      ARG=(DMH20*HDV(PHD,T1T))/(2826.*DI*DI*WHD)
      STC=SL/(SIN(0.01745*ALFA))
      DO 4 J=1,50
      DD(J)=0.
      AR(J)=0.
      ST(J)=0.
      IF(J-25)635,635,4
635  TSD(J)=0.
      TTD(J)=0.
      QUWD(J)=0.
      4  CONTINUE
      ARGN=0.
      DO 5 J=1,50
      ARR=J
      DD(J)=DZ+SQU+2.*SQU*(ARR-1.)
      AR(J)=IFIX(DD(J)*3.1415/ST0+0.5)
      ST(J)=DD(J)*3.1415/AR(J)
      ARGN=ARGN+AR(J)
      IF((ARG-ARGN)-AR(J)*0.25)6,6,7
      7  IF(50-J)8,8,5
      5  CONTINUE
      8  PRINT 100
100  FORMAT(1H ,14HKOM. 1 03705)
C      KOM. 1=SPEICHER- KAPAZITAET VON 50 ROHRREIHEN UEBERSCHRITTEN
      GO TO 40034
      6  CONW=2826.*DI*DI*ARGN
      WHDN=DMH20*HDV(PHD,T1T)/CONW
      IF(NURUE)435,435,436
435  WVEE=DMH20*WV(P4,T4T)/CONW
436  DDR=DZ+2.*SQU+2.*SQU*(ARR-1.)
      IF(KDOPPR)320,320,321
```

```
320 DR=DA
GO TO 322
321 DR=DAAR
322 IF (ROA-1.) 17,17,18
17 FSEK=(DZ+DDR)*1.57075*(SQU-DR)*(ARR)*FAKEIN
GO TO 19
18 FSEK=0.785*((DDR*DDR-DZ*DZ)-DR*DR*ARGN)*FAKEIN
C LIM =1 UEBERHITZER STATEMENT-NR. GLEICH GROESSER 1000
C LIM =2 VERDAMPFER STATEMENT-NR. GLEICH GROESSER 2000
C LIM =3 ECO STATEMENT-NR. GLEICH GROESSER 3000
19 LIM=1
QUEUE=DMH20*(HDI(P1,T1T)-HDI(P2,T2T))
QUUEN=QUEUE/ARUE
T1TN=T1T
P1N=P1
T1TNA=T1TN
P1A=P1
NN=IFIX (ARUE)
RL=5.
T2S=T1S-(T1S-T4S)*QUEUE/Q
DTK=T1S-T1T
IF (NUREV) 500,500,426
426 LIM=2
GO TO 412
500 DO 10 I=1,NN
425 IF (LIM-2) 1002,2002,3002
1002 T1SN=T1S-((T1S-T2S)/ARUE)*FLOAT (I)
ENTN=HDI(P1N,T1TN)-QUUEN/DMH20
P1N=P1+((P2-P1)/ARUE)*FLOAT (I)
T1TN= TPE(P1N,ENTN)

DTML=((T1SN-T1TN)-DTK)/(ALOG((T1SN-T1TN)/DTK))
DTK=T1SN-T1TN
TM=T1SN+(T1S-T2S)/(ARUE*2.)
T1S=TM
504 GANAM =GANA (TM,DDPM)
CPNAM =CPNA (TM,DDPM)
WLNAM =WLNA (TM,DDPM)
FNUEM =FNUENA(TM,DDPM)
WNA=DMNA/(3600.*GANAM *FSEK)
IF (ROA-1.) 560,560,561
561 DH=((DDR*DDR-DZ*DZ)-DR*DR*ARGN)/(DR*ARGN)
GO TO 563
560 DH=DR
563 REW=WNA*DH/FNUEM
PR=3600.*FNUEM*CPNAM*GANAM/WLNAM
PE=REW*PR
IF (ROA-1.) 14,14,15
14 IF (KPKM.EQ.1) GO TO 629
WNU=0.32*REW**0.61*PR**0.31
GO TO 16
629 WNU=SQRT (PE)
GO TO 16
15 IF (KPKM.EQ.1) GO TO 630
WNU=1.16*DH**0.6*REW**0.6*PR**0.33
GO TO 16
630 WNU=7.+3.8*(SL/DR)**1.52+0.027*(SL/DR)**0.27*PE**0.8
```

```
16 ALFAA=WNU*WLNAM/DH
   IF(MAT-1 )11,11,12
11 MAT1=1
   FLA =WAERM(TM,MAT1)
   ARK=4.E-5
C   ABSOLUTE RAUHIGKEIT DER ROHRE AUS WERKSTOFF 10 CR MO NB 9 10
C   IN M
   GO TO 20
12 IF(MAT-2)13,13,9
13 MAT1=2
   FLA =WAERM(TM,MAT1)
   ARK=5.E-6
C   ABSOLUTE RAUHIGKEIT DER ROHRE AUS WERKSTOFF X 8 CR NI NB 16
C   13 IN M
   GO TO 20
9 IF(LIM-1)13,13,11
20 IF(LIM-2)1000,2000,3000
1000 T1TNW=T1TN+(T1TNA-T1TN)*0.5
   TIT=T1TNW
C   ****
   IF(I-1)610,610,611
610 TSD(1)=TIS
   TTD(1)=TIT
   QUWD(1)=Q
   QUWD(2)=QUWD(1)-QUEN*0.5
611 TSD(I+1)=TIS
   TTD(I+1)=TIT
   IF(I-2)612,613,613
613 QUWD(I+1)=QUWD(I)-QUEN
   IF(NURUE)612,612,618
618 QUWD(NN+2)=0.
   TSD(NN+2)=T2S
   TTD(NN+2)=T2T
C   ****
612 TM=(TM+T1TNW)*0.5
   T1TNA=T1TN
   PM=P1N-(P1N-P1A)*0.5
   PIT=PM
   P1A=P1N
   Z=2.
   ETAUE=ETA(PM, TM, Z )
   REW=DMH20*DI/(CONW*ETAUE*9.81)
   PR=3600.*9.81*ETAUE*(HDI(PM,(TM+2.))-HDI(PM,(TM-2.)))/(4.*FLAM(PM,
1TM,Z))
   W=DMH20*HDV(PM,T1TNW)/CONW
   WNU=0.024*REW**0.786*PR**0.45*(1.+(DI/RLUEA)**0.66666)
   ALFAI=WNU*FLAM(PM, TM, Z)/DI
   FFU=1.1E-12
   FFA=FFU
4001 IF(KDOPPR)4000,4000,324
324 FLAHE=WLHEV((TM+273.16),5.*1.0E+5)*0.86
   WDZ=3.1415/(1./((ALFAI*DI))+ALOG(DA/DI)/(2.*FLA)+ALOG(DIAR/DA )/
1(2.*FLAHE)+ALOG(DAAR/DIAR)/(2.*FLA)+1./((ALFAA*DAAR)+FFA)
   GO TO 323
4000 WDZ=3.1415/(1./((ALFAI*DI))+FFA+ALOG(DA/DI)/(2.*FLA )+1./((ALFAA*DA)
323 IF (.NOT. SELI(1)) GO TO 7001
7000 SALFAA=SALFAA+ALFAA
   SALFAI=SALFAI+ALFAI
```

```
SWDZ=SWDZ+WDZ
GO TO 7002
7003 ANN=NN
ALFAA=SALFAA/ANN
ALFAI=SALFAI/ANN
WDZ=SWDZ/ANN
7002 WRITE(8) ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,TIS, TIT,PIT
SELI(1) = .TRUE.
IF(I-NN)7001,7004,7004
7004 IF(ANN)7001,7003,7001
7001 CKSIR=CKSI(ARK,DI,REW)
IF(ROA-1.)24,24,25
24 CKSIR=CKSIR*(1.+3.74*DI/((DZ+DDR)*0.5))
25 IF(LIM-2)1001,2001,3001
1001 RL=QUEUE/(ARUE*ARGN*WDZ*DTML)
DP=CKSIR*RL*W*W/(DI*HDV(PM, T1TNW)*19.62E+4)
RLUE=RLUE+RL
DPU=DPU+DP
GO TO 10
2002 T1SN=T2S-((T2S-T3S)/ARV)*FLOAT(I)
T1TN=T2T+((T3T-T2T)/ARV)*FLOAT(I)
TIT=T1TN
DTML=(DTG-(T1SN-T1TN))/(ALOG(DTG/(T1SN-T1TN)))
DTG=T1SN-T1TN
TM=T1SN+(T2S-T3S)/(ARV*2.)
TIS=TM
C
****
K11=IFIX(ARUE)+1
IF(I-1)614,614,615
614 TSD(K11+1)=T2S
TTD(K11+1)=T2T
QUWD(K11+1)=QUWD(K11)-QUEN*0.5
QUWD(K11+2)=QUWD(K11+1)-QUV/(ARV*2.)
615 TSD(K11+1+I)=TIS
TTD(K11+1+I)=TIT
IF(I-2)504,617,617
617 QUWD(K11+1+I)=QUWD(K11+I)-QUV/ARV
C
****
GO TO 504
2000 PM=(P3+P2)*0.5
PIT=PM
ZST=1.
ZS=2.
ETAST=ETA(P3,T3T,ZST)
REW=DMH20*DI/(CONW*ETAST*9.81)
PR=3600.*9.81*ETAST*(WI(P3,T3T)-WI(P3,(T3T-3.)))/(3.*FLAM(P3,T3T,Z
1))
IF(I-1)2008,2008,2003
2003 XST=XST-1./ARV
2008 ALFFL=0.023*FLAM(P3,T3T,Z)/DI*REW**0.8*PR**0.4*(1.-XST)**0.8
ALFAI=3.4*ALFFL*(SQRT(HDV(P2,T2T)/WV(P3,T3T)))*(ETA(P2,T2T,ZS)/ETA
1ST)**0.1*(XST/(1.-XST))**0.9)**0.45
FFV=1.2E-12
FFA=FFV
GO TO 4001
2001 RL=QUV/(ARV*ARGN*WDZ*DTML)
RLV=RLV+RL
GPROF=DMH20/(G.785*DI*DI*ARGN)
```

```
DPG=      CKSIR*RL *WV(P3,T3T)*(DMH20/CONW)**2/(DI*19.62E+4)
DP=      DRUVER(PM,XST,DPO,GPROF,ARV)
DPV=DPV+DP
GO TO 10
3002 DTML=((T4S-T4T)-(T3S-T3T))/ALOG((T4S-T4T)/(T3S-T3T))
DTMLE=DTML
GO TO 504
3000 PM=(P3+P4)*0.5
PIT=PM
TMWE=(T3T+T4T)*0.5
TIS=TM
TM=TMWE
TIT=TM
C ****
K22=K11+IFIX(ARV)+1
TSD(K22+1)=T3S
TSD(K22+2)=T4S
TTD(K22+1)=T3T
TTD(K22+2)=T4T
QUWD(K22+1)=QUWD(K22)-QUV/(ARV*2.)
QUWD(K22+2)=0.
C ****
REW=DMH20*DI/(CONW*ETA(PM,TM,Z)*9.81)
PR=3600.*9.81*ETA(PM,TM,Z)*(WI(PM,(TM+2.))-WI(PM,(TM-2.)))/(4.*FL
LAM(PM,TM,Z))
WNU=0.037*(1.+(DI/RLE)**0.6666)*(REW**0.75-180.)*PR**0.45
ALFAI=WNU*FLAM(PM,TM,Z)/DI
FFE=1.3E-12
FFA=FFE
GO TO 4001
3001 RLE=QUE/(ARGN*WDZ*DTML)
DPE=CKSIR*RLE*WV(PM,TMWE)*(DMH20/CONW)**2/(DI*19.62E+4)
P4=P3+DPE
PSPWE=P4+0.5*WWE*WWE/(WV(P4,T4T)*19.62E+4)
10 CONTINUE
LIM=LIM+1
RLUEA=RLUE
ANN=0.
SALFAA=0.
SALFAI=0.
SWDZ=0.
412 IF(LIM-3)501,501,404
501 IF(LIM-2)503,503,505
503 NN=IFIX(ARV)
P2=P1+DPU
IF(NURUE)410,410,411
411 LIM=4
GO TO 412
410 T2T=TS(P2)
T3T=TS(P3)
QUV=DMH20*(HDI(P2,T2T)-WI(P3,T3T))
DTG=T2S-T2T
T3S=T1S-(T1S-T4S)*(QUEUE+QUV)/Q
XST=1.-0.5/ARV
Z=1.
GO TO 500
505 P3=P2+DPV
T3T=TS(P3)
```

```
NN=1
QUE=Q -(QUEUE+QUV)
TM=(T3S+T4S)*0.5
Z=1.
GO TO 500
404 IF (SELI(1)) GO TO 6000
6001 IF (NUREV) 427,427,5003
427 DPUE=P2 -P1
ISEK=1
C SEKTION 1 UEBERHITZER
IF (DPUEA-DPUE) 5100,5001,5001
5100 IF (ABS (DPUEA-DPUE)-0.35) 5001,5001,5000
5001 IF ((DPUEA-DPUE)-0.35) 5003,5003,5004
5004 DPUEA=DPUE
DPUVEA=DPUE
P2A=P2
1999 RLUE=0.
DPU=0.
RLV=0.
DPV=0.
GO TO 3
5000 PRINT 5002, DPUVEA, DPUE, ISEK
5002 FORMAT(1H, 6H DPA =F8.4,3X,10HAT DPN =F8.4,3X,2HAT,3X,24H KEINE
1 KONVERGENZ ISEK=13)
IF (ISEK-2) 5004,5008,5011
5003 IF (NURUE) 416,416,5010
416 DPUE=P3 -P2
ISEK=2
C SEKTION 2 VERDAMPFER
IF (DPVA -DPUE) 5101,5006,5006
5101 IF (ABS (DPVA -DPUE)-0.25) 5006,5006,5000
5006 IF ((DPVA -DPUE)-0.25) 5007,5007,5008
5008 DPVA=DPUE
DPUVEA=DPUE
P3A=P3
GO TO 1999
5007 DPUE=P4 -P3
ISEK=3
C SEKTION 3 ECO
IF (DPEA -DPUE) 5102,5009,5009
5102 IF (ABS (DPEA -DPUE)-0.25) 5009,5009,5000
5009 IF ((DPEA -DPUE)-0.25) 5010,5010,5011
5011 DPEA=DPUE
DPUVEA=DPUE
P4A=P4
GO TO 1999
5010 SELI(1) = .TRUE.
GO TO 1999
6000 SELI(1) = .FALSE.
IF (NURUE) 440,440,430
440 DTMLV=((T2S-T2T)-(T3S-T3T))/ALOG((T2S-T2T)/(T3S-T3T))
IF (NUREV) 430,430,431
430 DTMLUE=((T2S-T2T)-(T1S-T1T))/ALOG((T2S-T2T)/(T1S-T1T))
431 RLGES=RLE+RLV+RLUE
GH=RLGES*SIN (0.01745*ALFA)+GRH
HF=DR*3.1415*ARGN*(RLGES+GRH)
IF (MAT-2) 6110,6100,6112
6110 FRK=FRK1
```

```

GO TO 6111
6100 FRK=FRK2
6111 HFK=(RLGES+GRH)*ARGN*FRK
GO TO 6113
6112 HFK=ARGN*((RLUE+GRH)*FRK2+(RLV+RLE)*FRK1)
6113 DPH20=DPU+DPV+DPE
TM=(T1S+T4S)*0.5
WNA=DMNA/(3600.*GANA(TM,DDPM)*FSEK)
KORA=1
AW=SQU/DA
BW=SL/DA
BETAW=90.-ALFA
REW=WNA*DH/FNUEA(TM,DDPM)
IF(ROA-1.)2010,2010,2011
2010 ZETA=ZETA(KORA,REW,AW,BW,BETAW)
N=IFIX (ARR)
DO 710 I=1,50
710 WZ(I)=0.
DO 700 I=1,N
L=I
700 WZ(I)=RLGES*SQRT (1.-SIN (0.01745*ALFA)**2)/(DD(I)*3.1415)
AHR=(AR(1)*WZ(1)+AR(L)*WZ(L))*0.5
2011 STD=GANA(TM,DDPM)*WNA*WNA/(19.62E+4)
IF(ROA-1.)2013,2013,2014
2013 DPNA=AHR*ZETA*STD
GO TO 2015
2014 DPNA=RLGES/DH*STD*(0.0224+2./REW**0.32)
2015 DPNA=DPNA+1.00136*STD+1.00135*STD
C*****
C*****
C*****
IF(KPLOT-1)40010,40010,40012
C*****
C*****
C*****
C*****
40010 CALL OUPAUS
C*****
C*****
C*****
IF(KPLOT)40002,40002,40012
40012 IF(KQTQF.EQ.0)GO TO 620
KWP=((ARUE+1.)+(ARV+1.))+2.
DO 623 I=1,KWP
Y(I)=TSD(KWP+1-I)
623 X(I)=QUWD(KWP+1-I)
GO TO 621
620 IF(KAD-1)40013,40013,40035
40035 WRITE(3)ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,QUD,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,
4WHON,WWE,WNA, DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,
5FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,
1(MKB(I),I=1,10)
40013 WRITE(1)ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,QUD,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,

```







```
C RECHENPROGRAMM ZUR AUSLEGUNG VON DAMPFERZ. FUER VERSCH.
C PRIMAER-MEDIEN
C AUSGABEROUTINE FUER EINGABEDATEN
SUBROUTINE OUPIN
C*****
C*****
C*****
DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),
1MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),
1MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),
1MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),
1XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),MXXX1(4),MXXX2(4),MX(4)
COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,
1IDPLOT,INDZ,
1MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,
1MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14
C*****
C*****
C*****
COMMON ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUD,QUEUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,
4WHDN,WWE,WNA,DD(50),AR(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,
5FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DOPM,KQTQF
DATA MXXX1/'DAMP','FERZ','EUGE','R','/ ,MXXX2/'UEBE','RHIT','ZER '
1,','/
NR=NR+1
IF(NURUE)6,6,7
6 DO 10 J=1,4
10 MX(J)=MXXX1(J)
GO TO 8
7 DO 11 J=1,4
11 MX(J)=MXXX2(J)
8 GO TO(1,2,3,4),KPKM
1 WRITE(6,211)MX(1),MX(2),MX(3),MX(4)
211 FORMAT(1H0/47X,15HNA-BEHEIZTER ,4A4)
GO TO 5
2 WRITE(6,212)MX(1),MX(2),MX(3),MX(4)
212 FORMAT(1H0/47X,15HHE-BEHEIZTER ,4A4)
GO TO 5
3 WRITE(6,213)MX(1),MX(2),MX(3),MX(4)
213 FORMAT(1H0/47X,15HCO2-BEHEIZTER ,4A4)
GO TO 5
4 WRITE(6,214)MX(1),MX(2),MX(3),MX(4)
214 FORMAT(1H0/47X,15HH20-BEHEIZTER ,4A4)
5 PRINT 112,NR
112 FORMAT(1H0,49X,12HRECHNUNG NR I4)
PRINT 120
120 FORMAT(1H0,12HEINGABEDATEN/1H ,12H===== /1H0)
WRITE(6,1006)DMNA,MAT,DA,GRH
1006 FORMAT(1H ,5HDMNA=E10.4,5H KG/H,5X,7HMAT =I5,10X,5HDA =E10.4,5H
1 M,5X,7HGRH =E10.4,5H M)
WRITE(6,1007)QUD,ARUE,DI,FAKEIN
1007 FORMAT(1H ,5HQUD =E10.4,5H MW,5X,7HARUE =F6.2,9X,5HDI =E10.4,5
1H M,5X,7HFAKEIN=E10.4)
WRITE(6,1008)T1S,ARV,DAAR,FRK1
1008 FORMAT(1H ,5HT1S =E10.4,5H C,5X,7HARV =F6.2,9X,5HDAAR=E10.4,5
```

```
1H M,5X,7HFRK1 =E10.4,5H DM/M)
WRITE(6,1009)T4S,NURUE,DIAR,FRK2
1009 FORMAT(1H ,5HT4S =E10.4,5H C,5X,7HNURUE =I5,10X,5HDIAR=E10.4,5H
1 M,5X,7HFRK2 =E10.4,5H DM/M)
WRITE(6,1010)T1T,NUREV,SQU,ROA
1010 FORMAT(1H ,5HT1T =E10.4,5H C,5X,7HNUREV =I5,10X,5HSQU =E10.4,5H
1 M,5X,7HROA =E10.4)
WRITE(6,1012)T4T,KUEUEV,SL,KPKM
1012 FORMAT(1H ,5HT4T =E10.4,5H C,5X,7HKUEUEV=I5,10X,5HSL =E10.4,5H
1 M,5X,7HKPKM =I5)
WRITE(6,1011)PHD,KDOPPR,DZ,DDPM
1011 FORMAT(1H ,5HPHD =E10.4,5H AT,5X,7HKDOPPR=I5,10X,5HDZ =E10.4,5H
1 M,5X,7HDDPM =E10.4,3H AT)
WRITE(6,1013)WHD,DPZUE,ALFA
1013 FORMAT(1H ,5HWHD =E10.4,5H M/S,5X,7HDPZUE =F6.2,1X,4H AT,4X,5HAL
1FA=E10.4,5H GRAD)
RETURN
END
```

C RECHENPROGRAMM ZUR AUSLEGUNG VON DAMPFERZ. FUER VERSCH.  
C PRIMAER-MEDIEN  
C AUSGABEROUTINE FUER AUSGABEDATEN  
SUBROUTINE OUPAUS

C \*\*\*\*\*  
C \*\*\*\*\*  
C \*\*\*\*\*

DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),  
1MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),  
1MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),  
1MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),  
1XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10)  
COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,  
1IDPLOT,INDZ,  
1MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,  
1MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14

C \*\*\*\*\*  
C \*\*\*\*\*  
C \*\*\*\*\*

COMMON ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,  
1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,  
2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUD,QUEUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,  
3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,  
4WHDN,WWE,WNA,DD(50),AR(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,  
5FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DDPM,KQTQF  
REWIND 8  
WRITE(6,3007)

3007 FORMAT(1H1/1H ,43HZWISCHENERGEB. BEI SEGMENTWEISER BERECHNUNG)  
PRINT 121

121 FORMAT(1H ,43H-----)  
IF(NUREV)10,10,1001

10 PRINT 113

113 FORMAT(1H0,35HWAERMEUEBERGANGSZAHLEN UEBERHITZER/1H0)  
IA=0  
PRINT 114

114 FORMAT(1H ,10X,5HALFAA,10X,5HALFAI,10X,3HWDZ,10X,3HTIS,10X,3HTIT,1  
10X,3HPIT)

1002 READ(8)ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,TIS, TIT,PIT  
PRINT 115,ALFAA,ALFAI,WDZ,TIS,TIT,PIT

115 FORMAT(7X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5)  
IA=IA+1

IF(NN-IA)1001,1002,1002

1001 IF(NURUE)11,11,1005

11 PRINT 116

116 FORMAT(1H0,34HWAERMEUEBERGANGSZAHLEN VERDAMPFER/1H0)  
IA=0  
PRINT 117

117 FORMAT(1H ,10X,5HALFAA,10X,5HALFAI,10X,3HWDZ,10X,3HTIS,10X,3HTIT,1  
10X,3HPIT)

1004 READ(8)ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,TIS, TIT,PIT  
PRINT 118,ALFAA,ALFAI,WDZ,TIS,TIT,PIT

118 FORMAT(7X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5)  
IA=IA+1

IF(NN-IA)1003,1004,1004

1003 PRINT 140

140 FORMAT(1H0,27HWAERMEUEBERGANGSZAHLEN ECO/1H0)  
IA=0  
PRINT 141

```
141 FORMAT(1H ,10X,5HALFAA,10X,5HALFAI,10X,3HWDZ,10X,3HTIS,10X,3HTIT,1
10X,3HPIT)
1006 READ(8)ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,TIS, TIT,PIT
PRINT 142,ALFAA,ALFAI,WDZ,TIS,TIT,PIT
142 FORMAT(7X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5,5X,E10.5)
IA=IA+1
IF(NN-IA)1005,1006,1006
1005 PRINT 120
120 FORMAT(1H0,43HERGEBNISSE : THERMODYNAMISCHE BERECHNUNG)
PRINT 122
122 FORMAT(1H ,43H-----/1H0)
WRITE(6,2000)DMH20,T2S,P1,RLUE
2000 FORMAT(1H ,6HDMH20=E10.4,8H KG/H ,5X,6HT2S =E10.4,2H C,5X,6HP1
1 =E10.4,3H AT,5X,6HRLUE =E10.4,5H M )
WRITE(6,2001)Q ,T3S,P2,RLV
2001 FORMAT(1H ,6HQUD =E10.4,8H KCAL/H ,5X,6HT3S =E10.4,2H C,5X,6HP2
1 =E10.4,3H AT,5X,6HRLV =E10.4,5H M )
WRITE(6,2002)QUUE,T2T,P3,RL
2002 FORMAT(1H ,6HQUE =E10.4,8H KCAL/H ,5X,6HT2T =E10.4,2H C,5X,6HP3
1 =E10.4,3H AT,5X,6HRL =E10.4,5H M )
WRITE(6,2003)QUV,T3T,P4,RLGES
2003 FORMAT(1H ,6HQUV =E10.4,8H KCAL/H ,5X,6HT3T =E10.4,2H C,5X,6HP4
1 =E10.4,3H AT,5X,6HRLGES=E10.4,5H M )
WRITE(6,2004)QUE,DTMLUE,PSPWE,DDR
2004 FORMAT(1H ,6HQUE =E10.4,8H KCAL/H ,5X,6HDTMLU=E10.4,2H C,5X,6HPSP
1WE=E10.4,3H AT,5X,6HDDR =E10.4,5H M )
WRITE(6,2005)WWE,DTMLV,DPU,GH
2005 FORMAT(1H ,6HWWE =E10.4,8H M/S ,5X,6HDTMLV=E10.4,2H C,5X,6HDPU
1 =E10.4,3H AT,5X,6HGH =E10.4,5H M )
WRITE(6,2006)WHDN,DTMLE,DPV,HF
2006 FORMAT(1H ,6HWDN =E10.4,8H M/S ,5X,6HDTMLE=E10.4,2H C,5X,6HDPV
1 =E10.4,3H AT,5X,6HHF =E10.4,5H M**2)
WRITE(6,2007)WNA,DPE,HFK
2007 FORMAT(1H ,6HWNA =E10.4,8H M/S ,28X,6HDPE =E10.4,3H AT,5X,6HH
1FK =E10.4,5H DM )
WRITE(6,2008)DPH2C,ARGN
2008 FORMAT(1H ,52X,6HDPGES=E10.4,3H AT,5X,6HARGN =E10.4)
WRITE(6,2009)DPNA,AFR
2009 FORMAT(1H ,52X,6HDPNA =E10.4,3H AT,5X,6HARR =E10.4)
WRITE(6,3005)
3005 FORMAT(1H1,31HERGEBNISSE : GEOMETRISCHE DATEN)
PRINT 122
L=IFIX(ARR)
LRA=IFIX(FLOAT(L)/10.+0.91)
NNN=0
NN=0
DO 3000 I=1,LRA
NN=NN+1
NNN=NNN+10
WRITE(6,3001)(AR(N),N=NN,NNN)
3001 FORMAT(1H ,8HAR(N) ,10F10.3)
WRITE(6,3002)(WZ(N),N=NN,NNN)
3002 FORMAT(1H ,8HW(N) ,10F10.3)
WRITE(6,3003)(DD(N),N=NN,NNN)
3003 FORMAT(1H ,8HTKD(N) ,10F10.3)
WRITE(6,3004)(ST(N),N=NN,NNN)
WRITE(6,3006)
3006 FORMAT(1H0)
3000 NN=NNN
3004 FORMAT(1H ,8HSTT(N) ,10F10.3)
REWIND 8
RETURN
END
```

```
C FUNCTION ZUR BERECHNUNG DER DRUCKABFAELLE IN DER VERDAMPFUNGS-
C STRECKE NACH MARTINELLI UND NELSON
C FUNCTION DRUVER(P,X,DPO,G,ARV)
C P IN AT DRUCK IM 2-PHASEN-GEMISCH
C X DAMPFGEHALT IM 2 PHASENGEMISCH
C DPO IN AT DRUCKABFALL IN DER VERDAMPFUNGSZONE UNTER DER
C ANNAHME , DASS DIESE VON WASSER IM SAETTIGUNGS
C -ZUSTAND DURCHSTROEMT WIRD
C G IN KG/H*M**2 DURCHSATZ PRO FLAECHE
C ARV ANZAHL DER RECHENSCHRITTE IN DER VERDAMPFUNGSZ.
PSI=P/0.07031
DRUVER= WIMUN(P, X, 1.)*DPO+4.883E-4*WIMUN(P, X, 2.)*(G*0.2048)**2
1/(4.17E+8*ARV)
RETURN
END
```

```
C FUNCTION ZUR BERECHNUNG VON WIDERSTANDSBEIWERTEN IN DER
C VERDAMPFUNGSTRECKE NACH MARTINELLI UND NELSON
FUNCTION WIMUN(P,X,Z)
DIMENSION PK(20)
DATA PK/12,5,-0.754167E-02,0.291657E-06,0.166667E-09,0.283334E-11,
1 0.5,-0.191667E-03,0.83334E-08,-0.333333E-10,-0.333334E-13,
2 0.7453E-01,-0.64065E-04,0.403216E-07,-0.3062E-10,-0.664535E-17,
3 1.023439,-0.273333E-04,0.914002E-07,-0.593867E-10,-0.531202E-13/
C P DRUCK IM 2-PHASEN-GEMISCH
C X FEUCHTE
C Z STEUERGROESSE
C Z=1. BERECHNUNG VON R1
C Z=2. BERECHNUNG VON R2
```

```
IF(1000.-P)6,6,5
5 PRINT 100,P
100 FORMAT(1HJ,15HKOM 1 03709 P=F7.3)
GO TO 500
C KOM 1 DRUCK KLEINER 70.31 ATA
6 IF(3206.-P)7,8,8
7 IF(Z-1.)9,9,10
9 WIMUN=1.
GOTO 500
10 WIMUN=0.
GO TO 500
8 IF(Z-1.)1,1,2
1 I=1
GO TO 3
2 I=11
3 Q=PK(I)
E=PK(I+5)
Y=P-2000.
DO 4 K=1,4
YHK=Y**K
NN=I+K
Q=PK(NN)*YHK+Q
NN=NN+5
4 E=PK(NN)*YHK+E
WIMUN=(2.*Q*X)**E
500 RETURN
END
```

```
C   WIDERSTANDSBEIWERTE IN RAUHEN ROHREN
FUNCTION CKSI(ARK,DI,REW)
C   ARK      ABSOLUTE RAUHIGKEIT IM ROHR      IN      M
C   DI      INNEN DURCHMESSER DES ROHRES     IN      M
C   REW     ERRECHNETE REYNOLDSZAHL AUS HAUPTPROGRAMM
C   CKSI    ERRECHNETER WIDERSTANDSBEIWERT IM ROHR
      EPSIL=ARK/DI
      IF(EPSIL-5.E-5)10,1,1
10  WRITE(6,2)
      2 FORMAT(1H0)
      WRITE(6,3)
      3 FORMAT(1X,36HRELATIVE  RAUHIGKEIT  KLEINER  5.E-5)
      4 RETURN
      1 IF(EPSIL-5.E-2)5,5,6
      6 WRITE(6,2)
      WRITE(6,8)
      8 FORMAT(1X,37HRELATIVE  RAUHIGKEIT  GROESSER  5.E-2)
      GO TO 4
      5 IF(REW-1.E+8)9,9,11
11  WRITE(6,2)
      WRITE(6,13)
13  FORMAT(1X,25HREYNOLDS  GROESSER  1.E+8)
      GO TO 4
      9 IF(REW-4.E+3)14,15,15
14  WRITE(6,2)
      WRITE(6,17)
17  FORMAT(1X,24HREYNOLDS  KLEINER  4.E+3)
      GO TO 4
15  DO 18 J=1,100
      Z=J
      CON1=SQRT(0.01+Z/1000.)
      CON3=1./CON1
      CON2=(REW*CON1*ARK)/DI
      IF(CON2-200.)19,20,20
19  CON4=-2.*ALOG10(2.51/(REW*CON1)+ARK/(DI*3.71))
26  DCON=ABS(CON3-CON4)
      IF(DCON-0.20)21,21,22
22  IF(J-100)18,23,23
23  WRITE(6,2)
      WRITE(6,25)DCON
25  FORMAT(1X,69HGLEICHUNGEN FUER  CKSI  NICHT  ERFUELLT  SCHRITT
1WEITE  ZU  GROSS,5HDCON=E14.6)
      GO TO 4
20  CON4=2.*ALOG10(DI/ARK)+1.14
      GO TO 26
18  CONTINUE
21  CKSI=CON1**2
      GO TO 4
      END
```

FUNCTION ZETA(KORAW,REW,AWW,BWW,BETAWW)  
C KORA=1 BEI FLUCHTENDER ROHRANORDNUNG  
C AW =WIRKLICHER WERT VON A=SQU/DA  
C BW =WIRKLICHER WERT VON B=SL/DA  
C BETAW=ANSTROEMWINKEL  
C ZETA=ERRECHNETER WIDERSTANDSBEIWER  
DIMENSION AF(8) ,BETA(6),RE(9),ZFD(7,9,8) ,BF(7)  
1 ,FKBD(6)  
DIMENSION ZFD1(63),ZFD2(63),ZFD3(63),ZFD4(63),ZFD5(63),ZFD6(63),  
1 ZFD7(63),ZFD8(63)  
EQUIVALENCE (ZFD(1,1,1),ZFD1(1)),(ZFD(1,1,2),ZFD2(1))  
1, (ZFD(1,1,3),ZFD3(1)),(ZFD(1,1,4),ZFD4(1))  
2, (ZFD(1,1,5),ZFD5(1)),(ZFD(1,1,6),ZFD6(1))  
3, (ZFD(1,1,7),ZFD7(1)),(ZFD(1,1,8),ZFD8(1))

C  
DATA PXYRZ5 /0. /  
DATA AF/ 1.25, 1.30, 1.40, 1.50, 1.70, 2.00, 2.50, 3.00 /  
DATA BETA/15.0,30.0,45.0,60.0,75.0,90.0 /  
DATA RE/ 8000.0, 10000.0, 15000.0, 20000.0,  
1 30000.0, 45000.0, 60000.0, 80000.0, 100000.0 /  
DATA BF/1.25,1.5,1.7,2.,2.2,2.6,3. /  
DATA FKBD/0.165,0.383,0.612,0.813,0.96,1. /  
DATA ZFD1 /  
10.5500,0.5850,0.6000,0.6280,0.6700,0.7300,0.8530,0.5280,  
10.5650,0.5800,0.6100,0.6480,0.7080,0.8100,0.4900,0.5300,  
10.5400,0.5800,0.6110,0.6650,0.7400,0.4650,0.5070,0.5200,  
10.5600,0.5880,0.6350,0.7000,0.4310,0.4750,0.4850,0.5300,  
10.5520,0.6000,0.6400,0.4000,0.4450,0.4580,0.5000,0.5200,  
10.5610,0.5800,0.3800,0.4260,0.4380,0.4840,0.5000,0.5400,  
10.5470,0.3610,0.4080,0.4200,0.4670,0.4800,0.5120,0.5100,  
10.3500,0.3940,0.4050,0.4530,0.4650,0.5000,0.4900 /  
DATA ZFD2 /  
10.4600,0.5100,0.5270,0.5600,0.5800,0.6400,0.7000,0.4470,  
10.4950,0.5100,0.5480,0.5650,0.6250,0.6800,0.4220,0.4700,  
10.4810,0.5250,0.5410,0.5950,0.6400,0.4080,0.4500,0.4620,  
10.5080,0.5280,0.5730,0.6100,0.3850,0.4300,0.4380,0.4870,  
10.5080,0.5480,0.5750,0.3650,0.4050,0.4120,0.4670,0.4870,  
10.5200,0.5400,0.3500,0.3900,0.3980,0.4520,0.4720,0.5060,  
10.5200,0.3400,0.3750,0.3800,0.4400,0.4600,0.4880,0.5000,  
10.3300,0.3630,0.3700,0.4300,0.4500,0.4750,0.4800 /  
DATA ZFD3 /  
10.3600,0.3970,0.4250,0.4550,0.4930,0.5510,0.6080,0.3510,  
10.3900,0.4170,0.4500,0.4835,0.5400,0.5900,0.3400,0.3780,  
10.4000,0.4400,0.4680,0.5180,0.5600,0.3320,0.3700,0.3900,  
10.4300,0.4550,0.5010,0.5350,0.3200,0.3590,0.3780,0.4200,  
10.4400,0.4800,0.5060,0.3100,0.3470,0.3620,0.4100,0.4250,  
10.4620,0.4800,0.3020,0.3400,0.3520,0.4020,0.4150,0.4500,  
10.4600,0.2970,0.3310,0.3450,0.3970,0.4050,0.4350,0.4420,  
10.2910,0.3260,0.3390,0.3900,0.3980,0.4250,0.4300 /  
DATA ZFD4 /  
10.2800,0.3340,0.3600,0.4000,0.4390,0.4850,0.5400,0.2780,  
10.3300,0.3530,0.3910,0.4300,0.4700,0.5200,0.2730,0.3200,  
10.3400,0.3800,0.4120,0.4480,0.4900,0.2700,0.3110,0.3300,  
10.3700,0.4000,0.4300,0.4700,0.2630,0.3010,0.3200,0.3580,  
10.3860,0.4100,0.4400,0.2600,0.2920,0.3080,0.3460,0.3710,  
10.3900,0.4150,0.2550,0.2880,0.3000,0.3380,0.3610,0.3760,  
10.3980,0.2510,0.2800,0.2900,0.3300,0.3510,0.3630,0.3800,  
10.2490,0.2750,0.2850,0.3230,0.3450,0.3520,0.3700 /

DATA ZFD5/

10.1820,0.2400,0.2650,0.3170,0.3500,0.3900,0.4260,0.1830,  
10.2390,0.2610,0.3100,0.3400,0.3780,0.4150,0.1850,0.2360,  
10.2560,0.3000,0.3250,0.3600,0.3960,0.1870,0.2330,0.2515,  
10.2925,0.3150,0.3450,0.3830,0.1890,0.2300,0.2475,0.2825,  
10.3010,0.3280,0.3650,0.1920,0.2280,0.2410,0.2730,0.2900,  
10.3110,0.3500,0.1930,0.2260,0.2390,0.2670,0.2800,0.3000,  
10.3375,0.1950,0.2240,0.2350,0.2600,0.2720,0.2900,0.3260,  
10.1960,0.2220,0.2310,0.2550,0.2660,0.2810,0.3200/

DATA ZFD6/

10.1200,0.1555,0.1860,0.2280,0.2580,0.2970,0.3400,0.1220,  
10.1560,0.1855,0.2250,0.2520,0.2900,0.3275,0.1260,0.1575,  
10.1850,0.2210,0.2450,0.2750,0.3045,0.1280,0.1580,0.1848,  
10.2180,0.2400,0.2650,0.2900,0.1320,0.1600,0.1840,0.2145,  
10.2320,0.2510,0.2700,0.1355,0.1610,0.1825,0.2100,0.2250,  
10.2400,0.2530,0.1380,0.1620,0.1820,0.2080,0.2200,0.2300,  
10.2400,0.1415,0.1630,0.1810,0.2050,0.2150,0.2220,0.2300,  
10.1435,0.1635,0.1800,0.2020,0.2100,0.2160,0.2200/

DATA ZFD7/

10.0800,0.1130,0.1380,0.1720,0.1840,0.2250,0.2515,0.0820,  
10.1150,0.1375,0.1700,0.1810,0.2170,0.2405,0.0860,0.1170,  
10.1360,0.1650,0.1750,0.2040,0.2240,0.0890,0.1180,0.1350,  
10.1625,0.1720,0.1950,0.2120,0.0930,0.1200,0.1340,0.1575,  
10.1660,0.1830,0.1960,0.0980,0.1225,0.1325,0.1530,0.1620,  
10.1725,0.1820,0.1010,0.1250,0.1320,0.1500,0.1575,0.1650,  
10.1725,0.1050,0.1260,0.1310,0.1475,0.1550,0.1575,0.1630,  
10.1070,0.1275,0.1300,0.1450,0.1520,0.1525,0.1565/

DATA ZFD8/

10.0640,0.0960,0.1160,0.1450,0.1580,0.1820,0.2015,0.0663,  
10.0968,0.1155,0.1430,0.1560,0.1775,0.1950,0.0710,0.0980,  
10.1150,0.1400,0.1520,0.1700,0.1820,0.0740,0.0990,0.1140,  
10.1380,0.1485,0.1645,0.1730,0.0790,0.1000,0.1130,0.1350,  
10.1450,0.1570,0.1620,0.0840,0.1015,0.1125,0.1325,0.1410,  
10.1500,0.1515,0.0880,0.1025,0.1120,0.1305,0.1380,0.1450,  
10.1445,0.0920,0.1030,0.1110,0.1280,0.1360,0.1400,0.1375,  
10.0950,0.1040,0.1100,0.1270,0.1340,0.1375,0.1325/

RES=REW

IOUT=6

KORA=KORAW

AW=AWW

BW=BWW

BETAW=BETAWW

IF(RES-8000.)1,2,2

1 RES=8.E+3

3 WRITE(IOUT,4) RES

4 FORMAT(1X,30HREW BEREICH UNTERSCHRITTEN ,4HREW=E10.4)

GO TO 5

2 IF(RES-1.E+5)5,5,6

6 WRITE(IOUT,8) RES

8 FORMAT(1X,30HREW BEREICH UEBERSCHRITTEN ,4HREW=E10.4)

RES=1.E+5

5 IF(KORA-1)19,20,19

20 IF(AW-1.244449)9,10,10

9 WRITE(IOUT,12) AW

12 FORMAT(1X,35HANORDNUNGSFAKTOR AW ZU KLEIN ,4HAW =F6.3)

AW=1.25

GO TO 10

19 WRITE (IOUT,16)

```
16 FORMAT(1H ,28HROHRANORDNUNG FUER KORA=2)
   KORA=1
   GO TO 20
17 IF(AW-3.)21,21,22
22 WRITE (IOUT,24) AW
   AW=3.
24 FORMAT(1X,35HANORDNUNGSFAKTOR AW ZU GROSS ,4HAW =F6.3)
21 IF(BW-1.244449)31,32,32
31 WRITE (IOUT,34) BW
   BW=1.25
34 FORMAT(1X,35HANORDNUNGSFAKTOR BW ZU KLEIN ,4HBW =F6.3)
32 IF(BW-3.)35,35,36
36 WRITE (IOUT,38) BW
   BW=3.
38 FORMAT(1X,35HANORDNUNGSFAKTOR BW ZU GROSS ,4HBW =F6.3)
35 IF(BETAW.GE.15.) GO TO 60
   WRITE(IOUT,50) BETAW
   BETAW=15.
50 FORMAT(1X,35HANSTROEMWINKEL BETAW ZU KLEIN ,6HBETAW=F6.2)
61 DO 62 LL=2,7
   L=LL
   IF(BW-BF(L))63,63,62
62 CONTINUE
63 DO 64 MM=2,9
   M=MM
   IF(RES-RE(M))65,65,64
64 CONTINUE
65 DO 67 KK=2,8
   K=KK
   IF(AW-AF(K))68,68,67
67 CONTINUE
68 ZDL=ZFD(L, M-1 , K-1 )
   ZDR=ZFD(L,M, K-1 )
   ZO=ZDL-(((ZDL-ZDR)/(RE(M)-RE(M-1)))*(RES-RE(M-1)))
   ZUL=ZFD(L, M-1 ,K)
   ZUR=ZFD(L,M,K)
   ZU=ZUL-(((ZUL-ZUR)/(RE(M)-RE(M-1)))*(RES-RE(M-1)))
   ZBG=ZO-(((ZO-ZU)/(AF(K)-AF(K-1)))*(AW-AF(K-1)))
   ZOL=ZFD( L-1 , M-1 , K-1 )
   ZOR=ZFD( L-1 ,M, K-1 )
   ZO=ZOL-(((ZOL-ZOR)/(RE(M)-RE(M-1)))*(RES-RE(M-1)))
   ZUL=ZFD( L-1 , M-1 ,K)
   ZUR=ZFD( L-1 ,M,K)
   ZU=ZUL-(((ZUL-ZUR)/(RE(M)-RE(M-1)))*(RES-RE(M-1)))
   ZBK=ZO-(((ZO-ZU)/(AF(K)-AF(K-1)))*(AW-AF(K-1)))
   ZETA=ZBK+(((ZBG-ZBK)/(BF(L)-BF(L-1)))*(BW-BF(L-1)))
77 DO 78 NN=2,6
   N=NN
   IF(BETAW-BETA(N))79,79,78
78 CONTINUE
79 ZETA=ZETA*(FKBD(N-1)+(((FKBD(N)-FKBD(N-1))/15.)*(BETAW-BETA(N-1)))
1)
500 RETURN
END
```

```
SUBROUTINE PLOTRO
  DIMENSION X(50),Y(50),XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),XB1(10),
  1YB1(10),NDIR1(10),NSC1(10),KX(10),KY(10), MA(15),
  1NTEXT1(10),NTEXT2(10),NTEXT3(10),NTEXT4(10),NTEXT5(10),NTEXT6(10),
  1NTEXT7(10),NTEXT8(10),NTEXT9(10),NTEXT10(10),NTEXT11(10),NTEXT12(10),
  1NTEXT13(10),NTEXT14(10),NTEXT15(10),NTEXT16(10),NTEXT17(10),MXXX(1)
  1,NT1111(10),NT2222(10),NT3333(10),NT4444(10),NT5555(10),
  1NT6666(10),NT7777(10),NT8888(10),NT9999(10)
  COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,
  1IDPLOT,INDZ,
  1MA,NTEXT1,NTEXT2,NTEXT3,NTEXT4,NTEXT5,NTEXT6,NTEXT7,NTEXT8,NTEXT9,
  1NTEXT10,NTEXT11,NTEXT12,NTEXT13,NTEXT14,NTEXT15,NTEXT16,NTEXT17
  DATA MXXX/'  ' /
  LLL1=KAPKUR+1
  YBEA=0.
  SBK=0.
  DYSBA=0.
  LL=0
  DO 530 LLL=LLL1,10
530 XMA(LLL)=0.
  CALL FMAX(XMA,10,XKON)
  DO 531 LLL=LLL1,10
531 XMI(LLL)=1.E+40
  CALL FMIN(XMI,10,XMIN)
  XMIW=XMIN
  DO 532 LLL=LLL1,10
532 YMA(LLL)=0.
  CALL FMAX(YMA,10,YKON)
  DO 533 LLL =LLL1,10
533 YMI(LLL)=1.E+40
  CALL FMIN(YMI,10,YMIN)
  XO=0.
  YO=0.
  XKON=XKON+(XKON-XMIN)*0.35
  DIVX=12.5
  IF(XMIN)411,410,411
411 XMIN=XMIN-(XKON-XMIN)/DIVX
410 DIVY=12.5
  IF(XO)233,233,236
233 YYMAX=XKON-XMIN
  DIV=DIVX
  CALL WMAX(YYMAX,DIV,XMAX,SX)
  XMAX=XMIN+XMAX
236 IF(YO)235,235,73
235 YYMAX=YKON-YMIN
  DIV=DIVY
  CALL WMAX(YYMAX,DIV,YMAX,SY)
  YMAX=YMIN+YMAX
  73 WL=XMIN/(80.*SX)
  IF(XMIN)660,74,660
660 WLB=ABS(WL)/WL
  WL=ABS(WL)
  NLA=FIX(WL)
  WLA=FLOAT(NLA)
  IF(WL-WLA)76,74,75
  74 XO=1
  GO TO 79
  75 XMIN=(WLA-WLB)*SX*80.*WLB
```

```
GO TO 77
76 XMIN=WLA*SX*80.*WLB
77 XO=0
79 WL=YMIN/(80.*SY)
  IF(YMIN)661,80,661
661 WLB=ABS(WL)/WL
  WL=ABS(WL)
  NLA=IFIX(WL)
  WLA=FLOAT(NLA)
  IF(WL-WLA)32,80,81
80 YO=1
  GO TO 84
81 YMIN=(WLA-WLB)*SY*80.*WLB
  GO TO 83
82 YMIN=WLA*SY*80.*WLB
83 YO=0
84 IF(XO)233,233,85
85 IF(YO)235,235,86
86 XMAX1=XMAX
  REWIND 2
  LIYSB=0
  ZLIYSB=0.
  DO 535 LL=1,KAPKUR
  READ (2)KWP,(X(I),I=1,KWP),(Y(I),I=1,KWP),(NT1111(N),N=1,10)
  DYSB=Y(KWP)-YBEA
  IF(ABS(DYSB)-20.*SY)640,641,641
640 ZLIYSB=ZLIYSB+1.
  IF(LIYSB-1)646,641,641
646 IF(DYSB)642,642,643
642 LIYSB=LIYSB+1
  SBK=-20.*SY
  GO TO 641
643 LIYSB=LIYSB+1
  SBK=20.*SY
641 YBEA=Y(KWP)
  SBK=SBK+ZLIYSB
  DYSBA=DYSB
  NPI=NPI+1
  GOTO (550,551,552,553,554,555,556,557,558),LL
550 NT1=9
  KLMN=C
  DFRR=XMAX-XKON
  DFRL=XMIW-XMIN
  IF(DFRR-DFRL)610,611,612
612 BESX=280.
  GO TO 611
610 BESX=940.
611 IF(X(1)-X(KWP))613,613,614
614 YR=Y(1)
  YL=Y(KWP)
  GO TO 619
613 YL=Y(1)
  YR=Y(KWP)
619 YLK=0.
  YLG=0.
  YRK=0.
  YRG=0.
  YMITTL=YMAX-(YMAX-YMIN)*0.5
```

```
IF(YL-YMITTL)650,650,621
650 YLK=1.
GO TO 624
621 YLG=1.
624 IF(YR-YMITTL)622,622,623
622 YRK=1.
GO TO 625
623 YRG=1.
625 IF(YLK)627,627,628
628 IF(YRG)629,629,630
629 BESY=40.
GO TO 620
630 IF(BESX-260.)631,631,632
632 BESY=40.
GO TO 620
631 BESY=650.
GO TO 620
627 IF(YRG)633,633,634
634 BESY=650.
GO TO 620
633 IF(BESX-260.)635,635,636
635 BESY=40.
GO TO 620
636 BESY=692.
620 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
XB1(2)=SX*40. +XMIN
XB1(3)=XMAX-320.*SX
DO 544 JJJ=4,9
544 XB1(JJJ)=XMAX1-BESX*SX
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
YB1(2)=YMAX-320.*SY
YB1(3)=SY*20. +YMIN
YB1(4)=YMAX -SY*BESY
YB1(5)=YB1(4)-SY*40.
DO 541 JJJ=6,9
541 YB1(JJJ)=YB1(JJJ-1)-SY*20.
NDIR1(1)=2
NDIR1(2)=1
NDIR1(3)=2
NDIR1(4)=2
NDIR1(5)=2
NDIR1(6)=2
NDIR1(7)=2
NDIR1(8)=2
NDIR1(9)=2
NSC1(1)=1
NSC1(2)=1
NSC1(3)=1
NSC1(4)=1
NSC1(5)=1
NSC1(6)=1
NSC1(7)=1
NSC1(8)=1
NSC1(9)=1
DO 592 JJJ=1,10
NT2222(JJJ)=NTEXT2(JJJ)
NT3333(JJJ)=NTEXT3(JJJ)
NT4444(JJJ)=NTEXT4(JJJ)
```

```
NT5555(JJJ)=NTEXT5(JJJ)
NT6666(JJJ)=NTEXT6(JJJ)
NT7777(JJJ)=NTEXT7(JJJ)
NT8888(JJJ)=NTEXT8(JJJ)
592 NT9999(JJJ)=NTEXT9(JJJ)
GO TO 524
C
MAX. 9 PARALLELE KURVEN (KAPKUR=9)
551 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
DO 542 JJJ=2,9
542 XB1(JJJ)=XMAX1-BESX*SX
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
YB1(2)=YB1(9)-SY*20.
DO 543 JJJ=3,9
543 YB1(JJJ)=YB1(JJJ-1)-SY*20.
IF(KBESHI)586,586,587
587 DO 588 JJJ=2,9
XB1(JJJ-1)=XB1(JJJ)
588 YB1(JJJ-1)=YB1(JJJ)
586 NDIR1(1)=2
NDIR1(2)=2
NDIR1(3)=2
NDIR1(4)=2
NDIR1(5)=2
NDIR1(6)=2
NDIR1(7)=2
NDIR1(8)=2
NDIR1(9)=2
NSC1(1)=1
NSC1(2)=1
NSC1(3)=1
NSC1(4)=1
NSC1(5)=1
NSC1(6)=1
NSC1(7)=1
NSC1(8)=1
NSC1(9)=1
DO 2944 JJJ=1,10
NT2222(JJJ)=NTEXT10(JJJ)
NT3333(JJJ)=NTEXT11(JJJ)
NT4444(JJJ)=NTEXT12(JJJ)
NT5555(JJJ)=NTEXT13(JJJ)
NT6666(JJJ)=NTEXT14(JJJ)
NT7777(JJJ)=NTEXT15(JJJ)
NT8888(JJJ)=NTEXT16(JJJ)
2944 NT9999(JJJ)=NTEXT17(JJJ)
IF(KBESHI)539,539,598
598 DO 593 JJJ=1,10
NT1111(JJJ)=NTEXT2(JJJ)
NT2222(JJJ)=NTEXT3(JJJ)
NT3333(JJJ)=NTEXT4(JJJ)
NT4444(JJJ)=NTEXT5(JJJ)
NT5555(JJJ)=NTEXT6(JJJ)
NT6666(JJJ)=NTEXT7(JJJ)
NT7777(JJJ)=NTEXT8(JJJ)
NT8888(JJJ)=NTEXT9(JJJ)
593 NT9999(JJJ)=MXXX(1)
GO TO 539
552 XB1(J)=X(KWP)+SX*10.
```

```
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
553 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
554 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
555 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
556 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
557 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
558 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
559 XB1(1)=X(KWP)+SX*10.
YB1(1)=Y(KWP)+SBK
GO TO 539
524 M=3
IDPLOT=IDPLOT+1
J=3
539 CALL PLOTA(X,Y,I,M,NP1,1,J,1,INDZ,XMAX,XMIN,SX,YMAX,YMIN,SY,MA,
IDPLOT,0,0,NT1,XB1,YB1,NDIR1,NSC1,NT1111,NT2222,NT3333,NT4444,
2NT5555,NT6666,NT7777,NT8888,NT9999)
WRITE(6,9876)
9876 FORMAT(1H,10HCALL PLOTA)
DO 528 JJJ=1,10
NT1111(JJJ)=MXXX(1)
NT2222(JJJ)=MXXX(1)
NT3333(JJJ)=MXXX(1)
NT4444(JJJ)=MXXX(1)
NT5555(JJJ)=MXXX(1)
NT6666(JJJ)=MXXX(1)
NT7777(JJJ)=MXXX(1)
NT8888(JJJ)=MXXX(1)
NT9999(JJJ)=MXXX(1)
528 CONTINUE
INDZ=0
IF(KAPKUR-1)580,580,595
580 KBESH=1
NP1=3
M=1
I=2
X(1)=XMIN
X(2)=XMAX
Y(1)=YMIN
Y(2)=YMIN
KBESHI=KBESHI+1
IF(KBESH-KBESHI)595,551,551
595 IF(KAPKUR-LL)525,525,535
525 KRAS=KRAS+1
GO TO(536,537,538),KRAS
536 I=2
```

```
J=1  
X(1)=XMIN  
X(2)=XMAX  
Y(1)=YMAX  
Y(2)=YMAX  
M=2  
GO TO 539  
537 X(1)=XMAX  
X(2)=XMAX  
Y(1)=YMIN  
Y(2)=YMAX  
J=1  
I=2
```

```
M=2  
GO TO 539  
538 INDZ=1  
KRAS=(  
CALL FASTER(1,1,XMAX,XMIN,SX,YMAX,YMIN,SY)  
535 CONTINUE  
RETURN  
END
```

```
SUBROUTINE WMAX(YMAX,DIV,YMAX,SY)
XMAX=YMAX/DIV
WAXA=ALOG10(XMAX)
NAXA=FIX(WAXA)
WAXA=FLOAT(NAXA)-1.
VERGL=DIV*10.**WAXA
SY=VERGL/(DIV*80.)
IF(YMAX-VERGL)1,1,2
1 YMAX=VERGL
GO TO 5
2 VERGL=DIV*2.*10.**WAXA
SY=VERGL/(DIV*80.)
IF(YMAX-VERGL)1,1,3
3 VERGL=DIV*5.*10.**WAXA
SY=VERGL/(DIV*80.)
IF(YMAX-VERGL)1,1,4
4 WAXA=WAXA+1.
YMAX= DIV*10.**WAXA
SY=YMAX/(DIV*80.)
IF(YMAX-YMAX)5,5,2
5 RETURN
END
```

```
C SUBROUTINE ZUR BERECHNUNG DES MAX.-WERTES EINES EINDIMENSIONALEN
C FELDES
SUBROUTINE FMAX(X,I,WMAX)
C X EINDIMENSIONALES FELD (MAX. 50 WERTE)
C I KONSTANTE ZUR BESTIMMUNG DER FELDLAENGE
C WMAX MAXIMALER WERT
DIMENSION X(50)
II=I-1
WMAX=X(1)
DO 1 LLL=1,II
IF(WMAX-X(LLL+1))2,1,1
2 WMAX=X(LLL+1)
1 CONTINUE
RETURN
END
```

```
C SUBROUTINE ZUR BERECHNUNG DES MIN.-WERTES EINES EINDIMENSIONALEN
C FELDES
SUBROUTINE FMIN(X,I,WMIN)
C X EINDIMENSIONALES FELD (MAX. 50 WERTE)
C I KONSTANTE ZUR BESTIMMUNG DER FELDLAENGE
C WMIN MINIMALER WERT
DIMENSION X(50)
II=I-1
WMIN=X(1)
DO 1 LLL=1,II
IF(WMIN-X(LLL+1))1,1,2
2 WMIN=X(LLL+1)
1 CONTINUE
RETURN
END
```

```
C   SPEZ. VOLUMEN DES WASSERS IN M**3/KG
C   PROGRAMM LIEFERT WERTE IM TECHNISCHEN EINHEITENSYSTEM (KCAL,ATA)
C   FUNCTION WV(P,T)
C   P IN ATA
C   T IN C
TK=T+273.15
PBAR=P*0.980665E+5
WV=VOH2OL(TK,PBAR)
RETURN
END
```

```
C   SPEZ. ENTHALPIE DES WASSERS IN KCAL/KG
C   PROGRAMM LIEFERT WERTE IM TECHNISCHEN EINHEITENSYSTEM (KCAL,ATA)
C   FUNCTION WI(P,T)
C   P IN ATA
C   T IN C
TK=T+273.15
PBAR=P*0.980665E+5
WI=EHH2OL(TK,PBAR)*0.23889E-3
RETURN
END
```

```
C   SPEZ. VDLUMEN DES DAMPFES IN M**3/KG
C   PROGRAMM LIEFERT WERTE IM TECHNISCHEN EINHEITENSYSTEM (KCAL,ATA)
C   FUNCTION HDV (P,T)
C   P IN ATA
C   T IN C
TK=T+273.15
PBAR=P*0.980665E+5
HDV=VOH2OV(TK,PBAR)
RETURN
END
```

```
C   SPEZ. ENTHALPIE DES DAMPFES IN KCAL/KG
C   PROGRAMM LIEFERT WERTE IM TECHNISCHEN EINHEITENSYSTEM (KCAL,ATA)
C   FUNCTION HDI (P,T)
C   P IN ATA
C   T IN C
TK=T+273.15
PBAR=P*0.980665E+5
HDI=EHH2OV(TK,PBAR) * 0.23889E-3
RETURN
END
```

```
C   NEUE FUNCTION FUER DEN SAETTIGUNGSDRUCK PS IN ATA
FUNCTION PS (T)
C   T IN C
   IF(T-374.15)1,1,2
2  WRITE(6,100)T
100 FORMAT(1H0,16HKOM 1 03758 T=F8.2)
   GO TO 3
1  TET=(T +273.15E+00)/647.3E+00
   TETM=1.-TET
   PS=221.2* DEXP(((((-1.1896462E+02*TETM+6.4232855E+01)*TETM
1-1.6817065E+02)*TETM-2.6080236E+01)*TETM-7.6912345)*TETM
2/(TET*((20.975067*TETM+4.1671173)*TETM+1.))-TETM/(1.E+09*TETM
3*TETM+6.))
   PS=PS*1.019716
3  RETURN
   END
```

```
C   TEMPERATUR IM SAETTIGUNGSZUSTAND TS IN C
FUNCTION TS (P)
C   P IN ATA
DIMENSION A(16)
C   KONSTANTEN FUER TS
DATA A /99.08201 , 278.4160 , 239.8406 , 220.4219 , 144.5234 ,
1 -48.37500 , 327.9375 , 1153.250 , -720.8750 , -2546.000 ,
2 -28.10352 , 1300.861 , -2177.895 , 15.32812 , 7504.328 ,
3 -6690.398/
   IF(P-225.65)1,2,3
1  IF(P)3,3,4
4  IF(P-100.15,2,2
3  WRITE(6,100)P
100 FORMAT(1H0,16HKOM 1 03759 P=F8.3)
C   P GROESSER 225.65 ATA ODER KLEINER = 0. ATA
   GO TO 8
5  B=A(1)
   L=2
   N=10
   GO TO 6
2  B=A(11)
   L=12
   N=16
6  X=ALOG(P)*0.1
   XN=1.
   DO 7 J=L,N
   XN=XN*X
   T=A(J)*XN
7  B=B+T
   TS =B
8  RETURN
   END
```

```
C  FUNCTION TPE DAMPFTEMPERATUR AUS DRUCK UND ENTHALPIE
    FUNCTION TPE(P,E)
      T=377.0
      A=0.
      IF(P-225.65)10,10,12
10  T=TS(P)
      IF(HDI(P,T)-E)12,12,13
13  WRITE(6,100)P,T,E
100 FORMAT(1H0,15HKOM1 TPE 03738,3E14.3)
      TPE=T
      GO TO 14
12  DO 40 K=1,6
      7  T=T+A
          EER=HDI(P,T)
          IF(E-EER)1,3,4
          4  IF(K-1)41,41,7
41  A=100.
      GO TO 7
      1  T=T-A
40  A=A*0.1
      3  TPE=T
14  RETURN
      END
```

```
FUNCTION FLAM(P,T,Z)
C   UNTERPROGRAMM ZUR BESTIMMUNG DER WAERMELEITFAEHIGKEIT FUER
C   WASSER UND WASSERDAMPF
C   DRUCK          IN ATA
C   TEMPERATUR    IN GRD C
C   DIMENSION     KCAL/M*H*GRD
C   Z = 1. GILT FUER WASSER
C   Z = 2. GILT FUER WASSERDAMPF
C   FAKTOR ZUR PROGRAMMSTEUERUNG
C   DIMENSION A(17),PD(12),ALA(12)
C   DATA A/-922.47,2839.5,-1800.7,525.77,-73.44,-0.9473,2.5186,
1  -2.0012,0.51536,1.6563E-3,-3.8929E-3,2.9323E-3,-7.1693E-4,
2  4.76145E5,3.458,1.36E-2,3.55E-3/
C   DATA PD/165.4,180.,200.,210.,225.,250.,275.,300.,350.,400.,450.,
1  500./
C   DATA ALA/301.6,307.1,126.,297.,376.,402.,419.,444.,468.,486.,501.,
1  0./
C   DATA KON1/'DRCK'/,KON2/'TEMP'/
C   FLAMF(AF)=HLAL-(HLAL-FLAD*1.E+3)*(T-375.)*AF
C   ZR=Z
C   PB=P*0.980665
C   IF(PB-1.0)1,2,2
1  WRITE(6,1000)KON1,PB
1000 FORMAT(19H0BEREICHSUEB. 3776 ,A6,F9.2)
49  DFLAM=7.5E-2
C   GO TO 51
2  IF(PB-500.0)3,3,1
3  IF(T)5,14,7
5  WRITE(6,1000)KON2,T
C   GO TO 49
7  IF(T-700.0)50,10,5
50 IF(Z-1.0)9,9,10
9  IF(T-374.0)11,11,10
11  TTT=T
C   PSAE=PS(TTT)*0.980665
C   IF(PB-(PSAE-0.2))10,13,13
13  IF(T-350.0)14,14,15
14  KA=1
6  DELTA=(T+273.15)/273.15
C   JA=2
C   JE=5
C   HLA=A(1)
23  XDEL=1.
C   DO 20 J=JA,JE
C   XDEL=XDEL*DELTA
C   HL=A(J)*XDEL
20  HLA=HLA+HL
C   IF(JA-7)21,22,24
21  JA=7
C   JE=9
C   HLAD=HLA
C   HLA=A(6)
C   GO TO 23
22  HLAD=HLAD+(PB-PSAE)*HLA
C   JA=11
C   JE=13
C   HLA=A(10)
C   GO TO 23
```

```
24 HLAD=HLAD*(PB-PSAE)*(PB-PSAE)*HLA
  IF(KA-1)19,19,18
15 DO 16 K=1,12
  IF(PB-PD(K))17,16,16
16 CONTINUE
17 HLAR=ALA(K-1)+(ALA(K)-ALA(K-1))*((PB-PD(K-1))/(PD(K)-PD(K-1)))
  PSAE=165.465
  KA=2
  GO TO 6
18 HLAD=HLAD-(HLAD-HLAR)*(T-350.)*0.04
19 FLAM=HLAD*0.85985E-3
51 Z=ZR
  RETURN
10 IF(T-374.1)25,25,26
25 TTT=T
  IF(PB-(PS(TTT)*0.980665+0.2))26,26,11
26 KA=1
27 IF(PB-200.)28,28,29
28 PHI=(T+273.15)/647.3
36 BETA=PB*0.01
  FA=(3.08E-4*BETA+3.46E-3)*14.861
  FB=(1.819701E+05*BETA**1.63)/(1.+(0.5*BETA)**3.26)
  FD=((15.E+5*BETA**1.5+2.8E+3)/FB)-1.*0.206
  FLAD=(FA*PHI**1.445/(1.-(FB/(A(14)*PHI**7))**FD))+((BETA**4* EXP((
1-9.)*A(15)*(PHI-1.)))/(1.+(BETA*0.363636 )*(-12))*(A(16)-(A(17)
2*BETA* EXP((-A(15))*(PHI-1.))))
  GO TO (34,35,42,46,48),KA
34 FLAM=FLAD*0.85985
  GO TO 51
29 IF(PB-300.)30,30,31
30 IF(T-390.)38,28,28
38 KA=2
  PHI=1.02449
37 DO 32 K=1,12
  IF(PB-PD(K))33,33,32
32 CONTINUE
33 HLAL=ALA(K-1)+(ALA(K)-ALA(K-1))*(PB-PD(K-1))/(PD(K)-PD(K-1))
  GO TO 36
35 HLAD=FLAMF(0.06666667)
  GO TO 19
31 IF(PB-400.)39,39,40
39 IF(T-400.)41,28,28
41 KA=3
  PHI=1.039935
  GO TO 37
42 HLAD=FLAMF(0.04)
  GO TO 19
40 IF(PB-450.)43,43,44
43 IF(T-410.)45,28,28
45 KA=4
  PHI=1.05538
  GO TO 37
46 FLAD=FLAMF(0.0285713)
  GO TO 19
44 IF(T-425.)47,28,28
47 KA=5
  PHI=1.078557
  GO TO 37
48 FLAD=FLAMF(0.02)
  GO TO 19
  END
```

```
FUNCTION ETA(P,T,Z)
C DYNAMISCHE VISKOSITAET VON WASSER UND WASSERDAMPF
C ETA IN KP*SEC /M**2
C P IN AT
C T IN C
C Z BEZEICHNET DEN ZUSTAND DES MEDIUMS
C Z = 1. FUER WASSER
C Z = 2. FUER WASSERDAMPF
C GUELTIGKEITSBEREICH DRUCK 1 BIS 810.8 AT
C TEMPERATUR 0 BIS 700. C
C BEI UEBERSCHREITEN DES GUELTIGKEITSBEREICHES FEHLERMELDUNG
C DATA KON1/'DRCK'/,KON2/'TEMP'/
ZA=Z
IF(P-1.)1,2,2
1 WRITE(6,1000)KON1,P
1000 FORMAT(19H0BEREICHSUEB. 3704 ,A6,F9.2)
500 Z=ZA
RETURN
2 IF(P-810.8)3,3,1
3 IF(T)5,7,6
5 WRITE(6,1000)KON2,T
GO TO 500
6 IF(T-700.)7,7,5
7 PBA=P*0.980665
T1=300.
T2=375.
IF(Z-1.)9,9,10
9 IF(T-375.)29,29,31
29 TTT=T
PSBA=PS(TTT)*0.980665
IF(PBA-(PSBA-0.2))31,32,32
31 Z=2.
GO TO 34
32 TK=T+273.15
F=247.8/(TK-140.)
IF(T-300.)11,11,12
11 ET=(241.4*10.**F)*(1.+(PBA-PSBA)*1.E-6*1.0467*(TK-305.))
GO TO 51
12 IF(PBA-300.)15,16,16
16 DV=HDV(P,T)*1.E+3
ETR=233. +353./DV+676.5/DV**2+102.1/DV**3
ETL=901.2259*(1.+(PBA-PSBA)*2.80673*1.E-4)
ET=ETL+(ETR-ETL)*((T-300.)/75.)
GO TO 51
15 PSBA=85.92
ETL=901.2259*(1.+(PBA-85.92)*2.80673*1.E-4)
ET=ETL-(T-300.)*3.8
GO TO 51
10 IF(T-375.)33,34,34
33 TTT=T
PSBA=PS(TTT)*0.980665
IF(PBA-(PSBA+0.2))34,34,35
35 Z=1.
GO TO 32
34 DV=HDV(P,T)*1.E+3
ETE=0.407*T+80.4
ETL=ETE-(1858.-5.90*T)/DV
ETR=ETE+353./DV+676.5/DV**2+102.1/DV**3
```

```
IF(PBA-1.)19,19,20
19 ET=ETE
GO TO 51
20 IF(T-300.)21,21,22
21 ET=ETL
GO TO 51
22 IF(T-375.)25,24,24
24 ET=ETR
GO TO 51
25 IF(PBA-86.)27,27,28
27 DV=HDV(P,T1)*1.E+3
ETL=202.5-88./DV
DV=HDV(P,T2)*1.E+3
ETR=233.+353./DV+676.5/DV**2+102.1/DV**3
ET=ETL+((ETR-ETL)*((T-300.)/75.))
GO TO 51
28 DV=HDV(P,T2)*1.E+3
ETR=233.+353./DV+676.5/DV**2+102.1/DV**3
ET=ETR-(375.-T)*0.35
51 ETA=ET*0.010197*1.E-6
GO TO 500
END
```

```
C   SPEZ.-GEWICHT DER PRIMAER-MEDIEN IN KG/M**3
      FUNCTION GANA(T,P)
      DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),
      1MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),
      1MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),
      1MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),
      1XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),DUMMY1(524)
      COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,
      1IDPLOT,INDZ,
      1MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,
      1MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14
C*****
C*****
C*****
      COMMON ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
      1OMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
      2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUD,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
      3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,
      4WHDN,WWE,WNA,DD(50),AR(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,
      5FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DDPM,KQTQF
      PB=P*0.980665E+5
      TK=T+273.16
      GOTO(1,2,3,4),KPKM
      1 GANA=RONAL(TK)
      RETURN
      2 GANA=ROHEV(TK,PB)
      RETURN
      3 GANA=ROCO2V(TK,PB)
      RETURN
      4 GANA=1./VOH2OV(TK,PB)
      RETURN
      END
```

```
C   SPEZ. -WAERME DER PRIMAER-MEDIEN IN KCAL/KG*C  
   FUNCTION CPNA(T,P)  
   DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),  
1 MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),  
1 MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),  
1 MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),  
1 XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),DUMMY1(524)  
   COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,  
1 IDPLOT,INDZ,  
1 MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,  
1 MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14
```

```
C *****  
C *****  
C *****
```

```
   COMMON ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,  
1 DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,  
2 DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUD,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,  
3 P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,  
4 WHDN,WWE,WNA,DD(50),AP(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,  
5 FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DDPM,KQTQF  
   PB=P*0.980665E+5  
   TK=T+273.16  
   GOTO(1,2,3,4),KPKM  
1 CPNA=CPNAL(TK,PB)*2.3889E-4  
   RETURN  
2 CPNA=CPHEV(TK,PB)*2.3889E-4  
   RETURN  
3 CPNA=CPCD2V(TK,PB)*2.3889E-4  
   RETURN  
4 CPNA=(HDI(P,T+1.5)-HDI(P,T-1.5))/3.  
   RETURN  
END
```

```
C   SPEZ. ENTHALPIEN DER PRIMAER-MEDIEN IN KCAL/KG
      FUNCTION ENTH(T,P)
      DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),
      1MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),
      1MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),
      1MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),
      1XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),DUMMY1(524)
      COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,
      1IDPLOT,INDZ,
      1MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,
      1MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14
C*****
C*****
C*****
      COMMON ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
      1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
      2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUO,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
      3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH2O,
      4WHDN,WEE,WNA,DD(50),AR(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,
      5FRK2,DMH2O,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DOPM,KQTQF
      PB=P*0.980665E+5
      TK=T+273.16
      GOTO(1,2,3,4),KPKM
      1 ENTH=EHNAL(TK,PB)*2.3889E-4
      RETURN
      2 ENTH=EHHEV(TK,PB)*2.3889E-4
      RETURN
      3 ENTH=EHC02V(TK,PB)*2.3889E-4
      RETURN
      4 ENTH=EHH2OV(TK,PB)*2.3889E-4
      RETURN
      END
```

```
C WAERMELEITFAEHIGKEIT DER PRIMAER-MEDIEN IN KCAL/M*H*C
  FUNCTION WLNA(T,P)
  DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),
  1MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),
  1MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),
  1MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),
  1XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),DUMMY1(524)
  COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NPI,KRAS,KBESHI,
  1IDPLOT,INDZ,
  1MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,
  1MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14
C*****
C*****
C*****
  COMMON ALFAA,ALFAI,wDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
  1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
  2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUD,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
  3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPV,DPV,DPE,DPH20,
  4WHDN,WWE,WNA,DD(50),AR(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,
  5FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DDPM,KQTQF
  PB=P*0.980665E+5
  TK=T+273.16
  GOTO(1,2,3,4),KPKM
  1 WLNA=WLNAL(TK)*0.86
  RETURN
  2 WLNA=WLHEV(TK,PB)*0.86
  RETURN
  3 WLNA=WLCO2V(TK,PB)*0.86
  RETURN
  4 WLNA=FLAM(P,T,2.)
  RETURN
  END
```

```
C      VISKOSITAET DER PRIMAER-MEDIEN IN M**2/S
      FUNCTION FNUENA(T,P)
      DIMENSION KX(10),KY(10),MADB(15),MOB(10),MAB(10),
1MTEX1(10),MTEX2(10),MTEX3(10),MTEX4(10),MTEX5(10),MTEX6(10),
1MTEX7(10),MTEX8(10),MTEX9(10),MTEX10(10),MTEX11(10),MTEX12(10),
1MTEX13(10),MTEX14(10),MKB(10),NXXXT(10),XY(268),X(50),Y(50),
1XMA(10),XMI(10),YMA(10),YMI(10),DUMMY1(524)
      COMMON KWP,KAD,KAPKUR,KX,KY,XMA,XMI,YMA,YMI,NP1,KRAS,KBESHI,
1IDPLOT,INDZ,
1MADB,MKB,MOB,MAB,MTEX1,MTEX2,MTEX3,MTEX4,MTEX5,MTEX6,MTEX7,
1MTEX8,MTEX9,MTEX10,MTEX11,MTEX12,MTEX13,MTEX14
C*****
C*****
C*****
      COMMON ALFAA,ALFAI,WDZ,NN,NURUE,NUREV,NR,
1DMNA,T1S,T4S,T1T,T4T,PHD,WHD,MAT,ARUE,ARV,DA,DI,DAAR,DIAR,SQU,SL,
2DZ,ALFA,GRH,FRK1,ROA,Q,QUD,QUE,QUV,QUE,T2S,T3S,T2T,T3T,P1,P2,P3,
3P4,PSPWE,DTMLUE,DTMLV,DTMLE,RLUE,RLV,RLE,RLGES,DPU,DPV,DPE,DPH20,
4WHDN,WWE,WNA,DD(50),AR(50),ST(50),WZ(50),DDR,ARGN,ARR,GH,HF,HFK,
5FRK2,DMH20,FAKEIN,KUEUEV,KDOPPR,DPZUE,DPNA,KPKM,DDPM,KQTQF
      PB=P*0.980665E+5
      TK=T+273.16
      GOTO(1,2,3,4),KPKM
1 FNUENA=ZDNAL(TK)/GANA(T)
  RETURN
2 FNUENA=ZDHEV(TK,PB)/GANA(T,P)
  RETURN
3 FNUENA=ZDCO2V(TK,PB)/GANA(T,P)
  RETURN
4 FNUENA=ETA(P,T,2.)
  RETURN
END
```

```
C PROGRAMM ZUR BESTIMMUNG DER WAERMELEITFAEHIGKEIT
FUNCTION WAERM (TE,MAT)
DIMENSION T1(10),WAER1(7),WAER2(10),WAER4(10)
C TE (GRD C) EINSATZTEMPERATUR
C MAT MATERIALKENNZIFFER
C 1 ENTSPRICHT 10 CR MO 9 10 NR. 7380
C 2 ENTSPRICHT X 8 CR NI NB 16 13 NR. 4961
C 3 ENTSPRICHT X 8 CR NI MO NB 16 16 4981
C 4 ENTSPRICHT LO-CON-MATTE (ISOLIERSTOFF)
C LITERATUR: FIBERFRAX-PROSPEKT VON HERRN HUBER
C WAERM (KCAL/M*H*GRD C) WAERMELEITFAEHIGKEIT
DATA T1/20.,100.,200.,300.,400.,500.,600.,650.,700.,800./,
1 WAER1/33.,32.5,32.,31.,29.,27.,25./,
2 WAER2/12.6,14.3,15.9,17.9,19.2,20.9,22.5,23.4,24.2,25.9/,
3 WAER4/0.02,0.025,0.031,0.05,0.068,0.085,0.105,0.114,0.126,0.15/
T=TE
IF(T.LT.20.) T=20.
DO 1 J=2,10
I=J
IF(T.LE.T1(I)) GO TO 2
1 CONTINUE
2 GO TO (3,4,5),MAT
3 IF(T-600.)6,6,7
7 T=600.
I=7
6 WAERM=WAER1(I-1)-(T-T1(I-1))/(T1(I)-T1(I-1))*(WAER1(I-1)-WAER1(I))
RETURN
4 IF(T.GT.800.) T=800.
WAERM=WAER2(I-1)-(T-T1(I-1))/(T1(I)-T1(I-1))*(WAER2(I-1)-WAER2(I))
RETURN
5 IF(T.GT.800.) T=800.
WAERM=WAER4(I-1)-(T-T1(I-1))/(T1(I)-T1(I-1))*(WAER4(I-1)-WAER4(I))
RETURN
END
```