(1) Veröffentlichungsnummer:

0 125 367

**A1** 

12

## **EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG**

(21) Anmeldenummer: 83710024.7

(51) Int. Cl.3: B 21 D 43/11

(22) Anmeldetag: 04.05.83

- (43) Veröffentlichungstag der Anmeldung: 21.11.84 Patentblatt 84/47
- Benannte Vertragsstaaten:
  AT BE CH DE FR GB IT LI LU NL SE
- 71 Anmelder: Leinhaas, Werner, Ing.-grad. Alte Leipziger Strasse 40a D-6460 Gelnhausen(DE)
- (72) Erfinder: Leinhaas, Werner, Ing.-grad. Alte Leipziger Strasse 40a D-6460 Gelnhausen(DE)
- (74) Vertreter: Munderich, Paul, Dipl.-Ing. Frankfurter Strasse 84 D-6466 Gründau-Rothenbergen(DE)

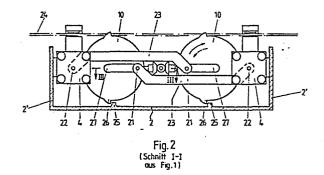
(54) Zangen-Vorschubgerät an Pressen oder dergleichen.

Die Erfindung betrifft ein Zangen-Vorschubgerät für Blechbänder oder Profile an Pressen mit zwei auf der Pressenzuführungsseite in Verstellrichtung im Abstand angeordneten Vorschubzangen (5), wobei zwischen zwei Pressenhüben der Vor- und Rücklauf ausführbar sind.

Sinn der Erfindung ist ein Zangen-Vorschubgerät, das einfachst die Einstellung des Vorschubweges und Richtung sowie des Abstandes der Vorschubzangen (5) bei minimaler Vorschubkraft und praktisch beliebiger Materialdimensionierung ermöglicht.

Es ist vorgesehen, daß der den Vor- und Rücklaufhub bestimmende Abstand der Vorschubzangen (5) synchron durch Einstellung der Kurbelradien (13) der Kurbeltriebe (10/21/23) über ein gemeinsames Verstellglied (12) erfolgt.

Der Antrieb der abstandsvoreingestellten Vorschubzangen (5) wird durch einen oder mehrere linear antreibende Arbeitszylinder (15) bewirkt, wobei die lineare Bewegung durch Umsetzung in zwei gleichgewichtete Drehbewegungen auf die Kurbeltriebe (10,21,23) einen sinusförmigen Verlauf des Geschwindigkeit der mit je einem Kurbeltrieb (10,21,23) über eine Kurbelschwinge (23) und einen Tragschlitten (24) verbundenen Vorschubzangen (5) bedingt.



20

25

30

Die Erfindung betrifft ein Zangen-Vorschubgerät für Blechbänder, Blechstreifen oder Profile an Pressen, Scheren oder dergleichen, mit zwei auf der Zuführungsseite der Presse in Verstellrichtung im Abstand zueinander angeordneten Vorschubzangen, wobei zwischen zwei Pressenhüben der Vorschub und der Rücklauf ausführbar sind.

Durch die Beschreibung zum Stande der Technik der

Deutschen Patentschrift 1 265 106 sind Vorschubgeräte bekannt, bei denen die beiden Vorschubzangen
nebeneinander quer zum Band angeordnet sind.

Die Vorschubwege dieser Geräte überschneiden sich
bzw. sie liegen parallel nebeneinander. Hierbei
werden die Bänder jeweils nur auf einer Seite erfaßt.

Dies bedingt eine einseitige Belastung der Führung und in gewissen Grenzen seitliche Kräfte auf das zu fördernde Band. Außerdem können sehr schmale und dünne Bänder nur schwierig und nicht einwandfrei vorgeschoben werden.

Für profiliertes Material, insbesondere auch Rundmaterial, ist diese Vorrichtung unbrauchbar. Außerdem benötigt diese Vorrichtung wegen der Nebeneinanderanordnung der Vorschubwege eine große Baubreite und ist damit für kleine Pressen ungeeignet.

Die Ausbildung nach der bereits genannten Patentschrift sieht aus diesem Grund vor,

20

25

daß die beiden Vorschubzangen in Vorschubrichtung hintereinander angeordnet und ihre Vorschubwege ebenfalls hintereinander liegen.

Der Antrieb der Zangen erfordert der jeweils einen eigenen Antrieb, der für jede Zange einen eigenen Anschlag und ein eigenes Dämpfungssystem benötigt, woraus, zusammengefaßt, für jede Zange ein erhöhter Energieverbrauch resultiert.

Darüberhinaus ist für die beiden vorgenannten
Systeme festzuhalten, daß das Transportgut linear
beschleunigt und abgebremst werden muß.
Dies erfordert eine erhöhte Klemm- bzw. Haltekraft
der Zangen, damit das Vorschubgut nach erfolgtem
Vorschubhub beim Abbremsen in den Haltezangen nicht
weiterrutscht und hierbei die geforderte Vorschubtoleranz aufhebt.

Darüberhinaus ist zu berücksichtigen, daß diese Geräte aufgrund ihrer linearen Beschleunigung bereits grundsätzlich eine hohe Vorschubkraft benötigen.

Dies berücksichtigend ist es Aufgabe dieser Erfindung, ein Zangen-Vorschubgerät nach der eingangs beschriebenen Art zu nennen, das auf einfachste Weise die Einstellung des Vorschubweges und dessen Richtung sowie des Abstandes der Vorschubzangen zueinander bei mininaler Vorschubkraft

in praktisch beliebiger Band- bzw. Streifenbreite und -dicke und ebenfalls beliebiger Vielgestaltung zuläßt.

5 Die Lösung dieser Aufgabe sieht vor, daß der voreinstellbare Abstand beider Vorschubzangen zueinander die einstellbare Länge des Vorschubweges bestimmt, und die Vor- und Rücklaufbewegung beider Zangen durch in ihrer Bewegungsrichtung umkehrbare Antriebsmittel gemeinsam gesteuert wird. 10

> Durch die Verbindung der Einstellung des Vorschubweges und des diesen abhängig bestimmenden Abstandes der beiden Vorschubzangen zueinander entfällt die Notwendigkeit der Doppeleinstellung, d.h. die separate Einstellung des Vorschub- bzw. Rücklaufweges und des Zangenabstandes.

Darüberhinaus reduziert die Verwendung von in ihrer Richtung umkehrbaren, im einzelnen gesteuerten Antriebsmitteln für den Ablauf der Vorschub- und Rücklaufbewegungen nicht nur den hierbei entstehenden Konstruktionsaufwand, sondern auch den Energiebedarf.

25

30

20

15

Die Ausbildung des Gerätes sieht vor, daß der Abstand der den Vorschubzangen verbundenen Tragschlitten voneinander durch zwei achsparallel in fester Anordnung zueinander vorgesehene, durch ein gemeinsames Verstellmittel in ihrem Kurbelradius einstellbare Kurbeltriebe

Tragschlitten angeordneten Schlittenschwenklager verbunden ist - synchron, gegen- oder auseinanderlaufend, einstellbar ist, während der Antrieb der in ihrem Abstand zueinander eingestellten Vorschubzangen, ausgehend von mindestens einem zwischen einem Endlostrieb auf einer feststehend angeordneten Kolbenstange gleitend hubkonstant geführten Antriebszylinder, beidseitig über je ein Antriebsrad und eine dieses und den Kurbeltrieb verbindenden Welle, auf je einen Tragschlitten über je eine Kurbelschwinge, bei einem durch den Kurbeltrieb bedingten sinusförmigen Geschwindigkeitsverlauf, erfolgt.

15

20

25

30

10

5

Die Abstandseinstellung der beiden Vorschubzangen erfolgt demnach durch die Einstellung der Kurbelradien der beiden achsparallel, in fester Anordnung zueinander vorgesehene Kurbeltriebe und damit auch die Einstellung des Kurbelhubes, und zwar jeweils synchron bei gegen- oder auseinanderlaufenden Vorschubzangen.

Der Antrieb der Vorschubzangen wird, ausgehend von einem pneumatischen oder hydraulischen Linearantrieb, bei einem konstanten Hub, d.h. durch einen oder mehrere Arbeitszylinder, bewirkt, wobei die lineare Bewegung durch Umsetzung in zwei gleichgerichtete Drehbewegungen auf die Kurbeltriebe einen sinusförmigen Verlauf der Geschwindigkeit der Vorschubzangen über ihren Vor- und Rücklauf bedingen.

Es wird empfohlen, je nach Leistungsbedarf, eine Regulierung des Arbeitsmediums vorzusehen, um damit eine optimale Antriebsleistung einzustellen.

5

Um eine Erhöhung der Vorschubleistung zu erhalten, kann vorgesehen werden, mehrere Vorschubtakte hintereinander zu vollziehen, da bei diesem System für den leeren Rücklauf der Zange weder ein Zeitnoch ein Energieverlust gegeben ist.

10

Die Leistung dieses Zangen-Vorschubgerätes wird damit praktisch verdoppelt, d.h. es wird die gleiche Hubleistung erbracht; es wird bei weniger als der Hälfte der Antriebsleistung der eingangs genannten Geräte die gleiche Hubleistung bewirkt.

15

20

Durch die durch die Kurbeltriebe gegebene sinusförmige Beschleunigung und Abbremsung der Vorund Rücklaufbewegung der Zangen wird die erforderliche Antriebsleistung für den Transport wesentlich
reduziert, so daß die Antriebszylinder kleiner gewählt und die Klemmkräfte in den Vorschubzangen
geringer gehalten werden können.

25

Für die Mechanik der Einstellung der Kurbelradien wird vorgeschlagen, daß die Welle des Verstell-mittels in einem Kegelrad endet,

20

das in zwei weitere, senkrecht zur Achse der Welle der Verstellmittel angeordnete, mit Gewindespindeln versehene Kegelräder eingreift, und jede der beiden Gewindespindeln jeweils in ein in einer Kurbelscheibe in einer Gleitnut geführtes, das Kurbelschwenklager für die Kurbelschwinge tragendes Gleitstück eingreift.

Zur Anordnung der mit den Vorschubzangen verbundenen
Tragschlitten ist vorgesehen, daß diese an einer
lagefixierten Führungsbahn verkantfrei bewegbar
angeordnet sind und jeder Tragschlitten mit einem
Schlittenschwenklager für den Angriff des von der
Kurbelscheibe abweisenden Endes der Kurbelschwinge
versehen ist.

Hierbei wird vorteilhafterweise vorgesehen, daß jeder Tragschlitten auf einer mit zwei parallelen Ebenen tragenden Führungsbahn über beidseitig mehrere, in diese eingreifende Stützrollen geführt ist, und das Schlittenschwenklager um eine durch den Schwerpunkt des Schlittens führende Achse ausgebildet ist.

Die Anordnung des Schlittenschwenklagers um eine durch den Schwerpunkt geführte Achse fördert die verkantfreie Führung.

- 8 -

10

. 15

20

25

Um eine ungehinderte Bewegung der Kurbelschwingen zueinander zu ermöglichen, ist vorgesehen, daß diese jeweils in ihrem Mittelteil eine parallel zu der Verbindungslinie zwischen den Angriffen am Kurbelschwenklager und am Schlittenschwenklager gerichtete angekröpfte Stufen bilden.

Zur weiteren Sicherung des durch den Hub konstanten Antriebes ermittelten Hubes ist vorgesehen, daß die Kurbelscheiben mit je zwei gegen einen Festanschlag richtbare Nocken zur Schwenkbzw. Hubbegrenzung ausgerüstet sind.

Zur weiteren konstruktiven Ausbildung wird vorgeschlagen, daß zwischen den beiden parallelen Strängen des Endlostriebes zwei zu- und abschaltbare gegenläufig gerichtete Antriebszylinder angeordnet sind, und daß bei jedem Hub der oder des Antriebszylinder(s), unabhängig von dessen bzw. deren Bewegungsrichtung, lediglich eine der beiden Vorschubzangen transportierend eingestellt ist.

Darüberhinaus kann auf Wunsch jede Vorschubzange für sich selbst verstellt werden, was die Möglichkeit eines evtl. gewünschten unterschiedlichen Vorschubhubes erlaubt.

In diesem Zusammenhang ist vorgesehen, daß jeweils eines der beiden über ein Kettenrad und eine Ge-

windespindel verstellbares,

den Kurbelradius bestimmendes Gleitstück durch eine Kupplung vom gemeinsamen Verstellmittel trennbar ausgebildet ist.

5

Das erfindungsgemäße Zangen-Vorschubgerät wird durch die beigefügte zeichnerische Darstellung einer beispielsweisen Ausführung näher erläutert.

5 Figur 1 zeigt das Gerät im Grundriß.

Figur 2 zeigt den Schnitt I/I durch Fig. 1 im Aufriß.

10 Figur 3 zeigt als Ausschnitt aus Fig. 1, geschnitten nach III/III, die zur
Lagefixierungsführung der Kurbelschwingen an den Kurbelscheiben
gegebene Ausbildung in vergrößerter Darstellung.

Figur 4 zeigt den Schnitt II/II durch Fig. 1,
ebenfalls im Aufriß, und zwar den
gemeinsamen Antrieb der Verstellmechanismen für die Einstellung der
Kurbelradien.

Das Zangen-Vorschubgerät ist in einem in seinem Grundriß einseitig offenen, Rahmenfunktion übernehmenden Getriebekasten 2 angeordnet, wobei zwischen den schmalen Stirnwänden 2',im Bereich der offenen Seite 2'',eine oben und unten tragende Führungsbahn 3 für die beiden, mit je acht Stütz-rollen 4' ausgerüsteten Tragschlitten 4, die ihrerseits jeweils mit einer Vorschubzange 5 verbunden sind, angeordnet ist.

25

Die dieser offenen Seite 2'' gegenüberliegende Wand 2''' ist Träger des Antriebes für den Verstellmechanismus der Kurbelradien 13. In der Wandung 2 ''' sind parallel zum Boden des Getriebekastens 2, in einer Ebene liegend, abstandsgleich drei Halslager 6,7,6 angeordnet, wobei die beiden äußeren Halslager 6 für die Aufnahme der jeweils aus einem Kettenrad 8, einer Welle 9 und einer Kurbelscheibe 10 bestehenden Einheit bestimmt sind, während das mittlere Lager 7 als 10 Führung für das ausrückbare Verstellmittel 12 zur gemeinsamen, synchron verlaufenden, aber entgegengesetzt gerichteten Einstellung des Maßes der Kurbelradien 13 an den beiden Kurbelscheiben 10 dient. Die beiden Kettenräder 8 sind dabei durch einen 15 Kettentrieb verbunden, wobei den beiden Trumms dieses Endlostriebes 14 jeweils ein korrespondierend zur Trummlaufrichtung auf einer feststehenden Kolbenstange 11 bewegbarer Antriebszylinder 15 lösbar verbindbar zugeordnet ist, der bei Erreichung der 20 voreingestellten Endlage in entgegengesetzter Richtung antreibend umgeschaltet wird.

Das Verstellmittel 12 endet in einem Kegelrad 16, das seinerseits, bei voreingestelltem Kurbelradius 13 und dem hieraus resultierenden maximalen Zangenabstand, in zur Achse des Verstellmittels 12 allseitig, rechtwinklig und gleichachsig angeordnete Kegelräder 17 eingreift.

In den sich in dieser Lage diametral entegengesetzt gerichteten Gleitnuten 27 der Kurbelscheiben 10 sind die mit Gewinde 19 versehenen Gleitstücke 18 führbar angeordnet, wobei diese, ausgehend von den mit den Kegelrädern 17 verbundenen Gewindespindeln 20, jeweils in entgegengesetzter Richtung gleitend einstellbar sind.

Die Gleitstücke 18 sind dabei jeweils Träger eines Kurbel
Schwenklagers 21 für die in umgekehrter Kröpfung

zueinander, d.h. nach oben und nach unten auslenkend, schwenkbar angeordneten Kurbelschwingen 23.

Das jeweils andere Ende der Kurbelschwingen 23 ist
an einem an jedem Tragschlitten 4 angeordneten Schlittenschwenk
lager 22 ebenfalls verschwenkbar verbunden.

Die Ausbildung der Vorschubzange ist freibleibend und entspricht in der Regel bekannten Elementen dieser Art.

20 Endliche Bänder 24 können wahlweise von rechts nach links oder von links nach rechts transportiert werden, je nachdem welche Zange und welche Transportrichtung angesteuert wird.

Durch Festanschläge 25, die am Boden des Getriebe25 kastens 2 angeordnet sind und die Nocken 26,
die jeweils an einer Kurbelscheibe 10 ausgebildet
sind, wird eine hohe Vorschubpräzision gewährleistet.

10

## Patentansprüche

- 1. Zangen-Vorschubgerät für Blechbänder, Blechstreifen oder Profile an Pressen, Scheren oder dergleichen, mit zwei auf der Zuführungsseite der Presse in Verstellrichtung im Abstand zuein-ander angeordneten Vorschubzangen, wobei zwischen zwei Pressenhüben der Vorschub und der Rücklauf ausführbar sind, dadurch gekennzeichnet, daß der voreinstellbare Abstand beider Vorschubzangen (5) zueinander die einstellbare Länge des Vorschubweges bestimmt, und die Vorund Rücklaufbewegung beider Zangen durch in ihrer Bewegungsrichtung umkehrbare Antriebsmittel (15) gemeinsam gesteuert wird.
- 2. Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet,
- d a ß der Abstand der den Vorschubzangen (5) verbundenen Tragschlitten (4) voneinander durch zwei achsparallel in fester Anordnung zueinander vorgesehene, durch ein gemeinsames Verstellmittel (12) in ihrem Kurbelradius (13) einstellbare Kurbeltriebe (10/21/23) deren Kurbelschwingen (23) mit je einem an jedem Tragschlitten (4) angeordneten Schlittenschwenklager (22) verbunden ist-synchron, gegenoder auseinanderlaufend, einstellbar ist.

 Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 1 und 2, dadurch gekennzeichnet,

d a ß der Antrieb der in ihrem Abstand zueinander eingestellten Vorschubzangen (5), ausgehend von mindestens einem zwischen einem Endlostrieb (14) auf einer feststehend angeordneten Kolbenstange (11) gleitend hubkonstant geführten Antriebszylinder (15), beidseitig über je ein Antriebsrad (8) und eine dieses und den Kurbeltrieb (10/21/23) verbindenden Welle (9), auf je einen Tagschlitten (4) über je eine Kurbelschwinge (23), bei einem durch den Kurbeltrieb bedingten sinusförmigen Geschwindigkeitsverlauf, erfolgt.

15

10

5

Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet,

20

d a ß die Welle des Verstellmittels (12) in einem Kegelrad (16) endet, das in zwei weitere, senkrecht zur Achse der Welle der Verstellmittel (12) angeordnete, mit Gewindespindeln (20) versehene Kegelräder (19) eingreift, und jede der beiden Gewindespindeln (20) jeweils in ein in einer Kurbelscheibe (10) in einer Gleitnut (27) geführtes, das Kurbelschwenklager (21) für die Kurbelschwinge (23) tragendes Gleitstück (18) eingreift.

**2**5

5. Zangen-Vorschubgerät nach den Ansprüchen1 bis 4, dadurch gekennzeichnet,

5

d a ß die Tragschlitten (4) an einerlagefixiertenFührungsbahn (3) verkantfrei bewegbar angeordnet sind und jeder Tragschlitten (4) mit einem Schlittenschwenklager (22) für den Angriff des von der Kurbelscheibe (10) abweisenden Endes der Kurbelschwinge (23) versehen ist.

10

6. Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet,

15

d aß jeder Tragschlitten (4) auf einer mit zwei parallelen Ebenen tragenden Führungsbahn (3) über beidseitig mehrere, in diese eingreifende Stützrollen (4') geführt ist, und das Schlittenschwenklager (22) um eine durch den Schwerpunkt des Schlittens führende Achse ausgebildet ist.

20

 Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 2 bis 5, dadurch gekennzeichnet,

25

d a ß beide Kurbelschwingen (23) jeweils in ihrem Mittelteil eine parallel zu der Verbindungslinie zwischen den Angriffen am Kurbelschwenklager (21) und am Schlittenschwenklager (22) gerichtete angekröpfte Stufen bilden.

10

15

 Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet,

d a ß die Kurbelscheiben (10) mit je zwei gegen einen Festanschlag (25) richtbare Nocken (26) zur Schwenk- bzw. Hubbegrenzung ausgerüstet sind.

 Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 1 und 3, dadurch gekennzeichnet,

d a ß zwischen den beiden parallelen Strängen des Endlostriebes (14) zwei zu- und abschaltbare gegenläufig gerichtete Antriebszylinder (15) angeordnet sind.

- 10. Zangen-Vorschubgerät nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet,
- d a ß bei jedem Hub der oder des Antriebszylinder(s) (15), unabhängig von dessen bzw. deren Bewegungsrichtung, lediglich eine der beiden Vorschubzangen (5) transportierend eingestellt ist.
- 25 11. Abänderung des Zangen-Vorschubgerätes nach Anspruch 1, 2 und 4, dadurch gekennzeichnet,

d a ß jeweils eines der beiden über ein Kettenrad (8) und eine Gewindespindel (20) verstell30 bares, den Kurbelradius (13) bestimmendes Gleitstück (18) durch eine Kupplung vom gemeinsamen
Verstellmittel (12) trennbar ausgebildet ist.



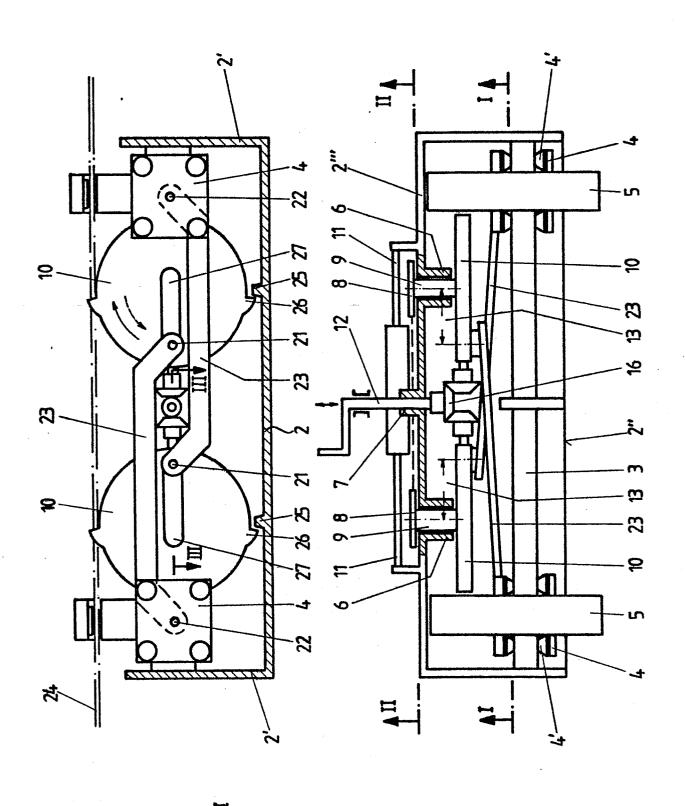


Fig. 2 (Schniff I-aus Fig.1

Fig. 1

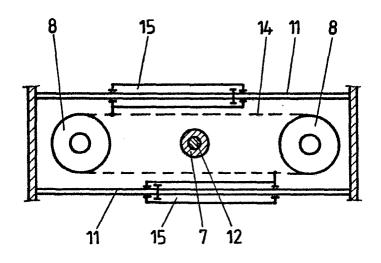


Fig. 4 (Schnitt II-II aus Fig. 1)

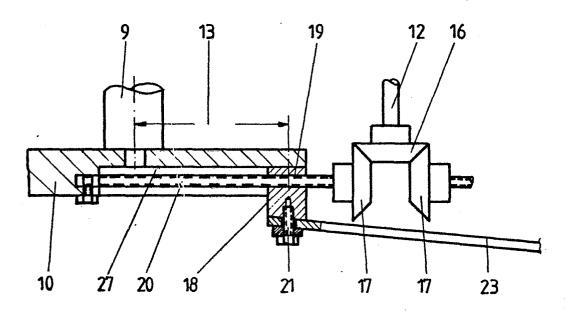


Fig. 3 (Schnitt III - III aus Fig. 2)



## **EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT**

Nummer der Anmeldung

83 71 0024 EP

EINSCHLÄGIGE DOKUMENTE					
Kategorie		nts mit Angabe, soweit erforderlich, geblichen Teile	Betrifft Anspruch	KLASSIFIKATION DER ANMELDUNG (Int. Ci. 3)	
x	DE-A-1 811 302 AUSTRALIA LTD.) * Insgesamt *	(VULCAN	1,3,5, 8,10	B 21 D 43/11	
A	US-A-3 841 181 * Spalte 7, Zeil Zeile 15; Figure	le 29 - Spalte 13,	1,10		
A,D		ile 43 - Spalte 4,	1,3,10	)	
A	EP-A-0 033 252 * Insgesamt *	(SA NORMATIC)	2,4,5		
A	US-A-4 059 212 * Spalte 2, Zei Zeile 57; Figure	ile 16 - Spalte 3,	3	RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (Int. Cl. 3)	
A	US-A-2 468 236	(RUE)		B 21 D B 23 Q B 65 H	
A	FR-A-1 139 635 INDUSTRIELLE FRA ELECTRONIQUES)	(COMPAGNIE ANCAISE DES TUBES			
		• • • • • • • • • • • • • • • • • • •			
······································			_		
Der	vorliegende Recherchenbericht wur	rde für alle Patentansprüche erstellt.			
		Abschlußdatum der Recherche 16–12–1983	ROSEN	Prüfer IBAUM H.F.J.	

KATEGORIE DER GENANNTEN DOKUMENTEN
X: von besonderer Bedeutung allein betrachtet
Y: von besonderer Bedeutung in Verbindung mit einer anderen Veröffentlichung derselben Kategorie
A: technologischer Hintergrund
O: nichtschriftliche Offenbarung
P: Zwischenliteratur
T: der Erfindung zugrunde liegende Theorien oder Grun

der Erfindung zugrunde liegende Theorien oder Grundsätze

E: älteres Patentdokument, das jedoch erst am oder nach dem Anmeldedatum veröffentlicht worden ist
 D: in der Anmeldung angeführtes Dokument
 L: aus andern Gründen angeführtes Dokument

&: Mitglied der gleichen Patentfamilie, übereinstimmendes Dokument