

11 Veröffentlichungsnummer:

0 168 581 A1

12

EUROPÄISCHE PATENTANMELDUNG

21 Anmeldenummer: 85105885.9

(5) Int. Cl.4: **B 61 G** 9/02, B 61 G 7/12

22) Anmeldetag: 13.05.85

(30) Priorität: 08.06.84 DE 3421455

7) Anmelder: Knorr-Bremse GmbH, Moosacher Strasse 80, D-8000 München 40 (DE)

Veröffentlichungstag der Anmeldung: 22.01.86
 Patentblatt 86/4

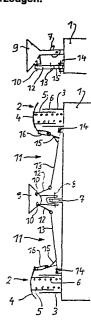
84 Benannte Vertragsstaaten: AT BE CH DE FR IT LI NL SE

Erfinder: Schelle, Axel, Dr., Schönetweg 14, D-8185 Kreuth-Scherfen (DE)

Abstütz- und Zentriervorrichtung für seibsttätige Zugkupplungen von Schlenenfahrzeugen.

Die Abstütz- und Zentriervorrichtung für selbsttätige Zugkupplungen von Schienenfahrzeugen weist einen an Zugorganen schwenkbar angelenkten Zugkupplungskopf (9) auf, von welchem sich beiderseits je ein Übersetzungsgestänge (11) zu den Stoßpuffern (2) erstreckt. Die Übersetzungsgestänge (11) sind derart ausgebildet, daß bei Auslenkungen des Zugkupplungskopfes (9) aus seiner Sollage eine Kompression zumindest einer der beiden Stoßpuffer (2) erfolgt, die Kompression des bzw. der Stoßpuffer (2) ergibt eine Rückstellkraft für den Zugkupplungskopf (9), welche letzteren in die Sollage rückzustellen versucht.

Die Übersetzungsgestänge (11) weisen je einen Übersetzungshebel (13) auf, welcher annähernd parallel zur Pufferbohle (1) läuft und dessen Enden am Zugkupplungskopf (9) bzw. der Pufferbohle (1) angelenkt sind. Nahe seiner Anlenkung an der Pufferbohle 1 weist jeder Übersetzungshebel (13) einen Winkelansatz (15) auf, der über eine Zuglasche (16) mit dem Randbereich des Puffertellers (4) des zugeordneten Stoßpuffers (2) gekoppelt ist.



1
Knorr-Bremse
Berlin und München
Moosacher Straße 80
8000 München 40

5

München, 05.06.1984

TP-ma

1798

Abstütz- und Zentriervorrichtung für selbsttätige Zugkupplungen von Schienenfahrzeugen

Die Erfindung betrifft eine Abstütz- und Zentriervorrichtung für selbsttätige Zugkupplungen von Schienenfahrzeugen, die einen vor der seitlich Stoßpuffer tragenden Pufferbohle schwenkbar gegebenenfalls an einem seitlich auslenkbar gehaltenen Zughaken einer Handkupplung angelenkten, selbsttätigen Zugkupplungskopf aufweisen, wobei die Stoßpuffer Federungsorgane für den Zugkupplungskopf bilden.

Aus der DE-AS 1 141 666 ist eine Abstütz- und Zentriervorrichtung für selbsttätige Zugkupplungen bekannt, bei welcher ein

Zugkupplungskopf anstelle der sonst üblichen Spannschloßkuppelkette am Zughaken einer Handkupplung angelenkt ist. Die federnde Abstützung und Zentrierung des Zugkupplungskopfes wird über zwei besondere, relativ große und völlig ungeschützt angeordnete Federn und mit diesen zusammenwirkende Hebel bewirkt. Der Aufbau ist aufwendig und vielteilig und dürfte den Zugkupplungskopf in einem zu raschem Verschleiß der Schienenfahrzeug-Zugorgane führenden Maße belasten.

Aus der DE-AS 1 044 137 ist es bekannt, den Zugkupplungskopf einer selbsttätigen Zugkupplung an einem besonderen Lagerbock anzulenken, welcher am Untergestell des Fahrzeuges, insbesondere dessen Pufferbohle befestigt ist. Eine Abstütz- und Zentriervorrichtung für den Zugkupplungskopf ist in dieser Druckschrift nicht offenbart.

Es mag naheliegen, für Zugkupplungen der vorstehend beschriebenen 35 Arten die Stoßpuffer als Federungsorgane heranzuziehen, wie es aus

- der DE-PS 600 005 für eine ansonsten andersartig ausgebildete
 Übergangs-Zugkupplung bekannt ist.
- Für federnde Abstütz- und Zentriervorrichtungen ist es aus den DE-PSen 560 476 und 582 115 prinzipiell bekannt, wenigstens eine elastisch auf Druck belastete Lagerung in zwei seitlich oder vertikal zueinander versetzte, abhebbare Drucklagerstellen aufzugliedern. In der Sollage des selbsttätigen Kupplungskopfes liegen beide Lagerstellen der Lagerung an, bei horizontalen oder vertikalen Auslenkungen des Kupplungskopfes wird jeweils eine der Lagerstellen der Lagerung ausgehoben, wodurch ein verstärktes Rückstellmoment auf den Kupplungskopf ausgeübt wird. Bei Freigabe des Kupplungskopfes kehrt dieser unter der verstärkten

Der Erfindung liegt die Aufgabe zurgrunde, eine Abstütz- und Zentriervorrichtung der eingangs angegebenen Art derart auszugestalten, daß sie einen einfachen, leicht zu montierenden Aufbau ohne der Erfordernis zusätzlicher, ungeschützter Federelemente aufweist, wobei auch eine nachträgliche Montage an einem von einer Hand-Zughakenkupplung auf eine selbsttätige Zugkupplung umzustellenden Schienenfahrzeug einfach und kostengünstig möglich ist.

Diese Aufgabe wird nach der Erfindung dadurch gelöst, daß der
Zugkupplungskopf durch beidseitig von ihm spiegelbildlich
angeordnete Übersetzungsgestänge mit gegen die Pufferbohle
abgefederten Teilen der Stoßpuffer gekuppelt ist, deren jedes
Übersetzungsgestänge einen sich vor oder unter der Pufferbohle im
wesentlichen höchstens in kleinem Winkel zu dieser erstreckenden
Übersetzungshebel aufweist, dessen eines Ende unterhalb einer durch
die Anlenkstelle des Zugkupplungskopfes legbaren Horizontalebene am
Zugkupplungskopf und dessen anderes Ende nahe des zugeordneten

Stoßpuffers an der Pufferbohle angelenkt ist, und der zwischen
diesen Anlenkungen nahe derjenigen zur Pufferbohle über ein Zugglied

- mit einem abgefederten Teil des Stoßpuffers gekuppelt ist, wobei wenigstens eine der endseitigen Anlenkstellen des Übersetzungshebels quer zum Schienenfahrzeug horizontal verschieblich ist.
- Den Merkmalen der Unteransprüche sind nach der weiteren Erfindung vorteilhafte Ausgestaltungsmöglichkeiten für eine derartige Abstütz- und Zentriervorrichtung entnehmbar.
- In der Zeichnung ist ein Ausführungsbeispiel einer nach der

 Erfindung ausgebildeten Stütz- und Zentriervorrichtung schematisch
 in Aufsicht und Seitenansicht, in letzterer unter Weglassung einiger
 Teile, dargestellt.
- An einer dem Untergestell eines im übrigen nicht dargestellten 15 Schienenfahrzeuges zugehörenden Pufferbohle 1 sind seitlich zwei Stoßpuffer 2 üblicher Bauart angeordnet. Jeder Stoßpuffer 2 weist eine mit der Pufferbohle 1 starr verbundene Hülse 3 auf, in welcher eine den Pufferteller 4 tragende, weitere Hülse 5 verschieblich geführt ist. Innerhalb der Hülsen 3 und 5 befindet sich eine den 20 Pufferteller 4 von der Pufferbohle 1 abspreizende Pufferfeder 6. Ein den Entspannungshub der vorgespannten Pufferfeder 6 begrenzender Anschlag zwischen den Hülsen 3 und 5 ist nicht dargestellt. Mittig ist die Pufferbohle 1 von einem Zughaken 7 einer Handkupplung nach vorne überragt; der Zughaken 7 ist in üblicher, nicht dargestellter 25 Weise starr oder seitlich auslenkbar und gegebenenfalls gefedert vermittels üblicher Zugorgane in nicht dargestellter Weise mit dem Untergestell des Schienenfarhzeuges verbunden.
 - Am Zughaken 7 ist vermittels eines Querbolzens 8 anstelle der bei 30 Zughaken-Handkupplungen üblichen Spannschloß-Kuppelkette ein selbsttätiger Zugkupplungskopf 9 angelenkt. Unterhalb einer durch den Querbolzen 8 legbaren Horizontalebene weist der Zugkupplungskopf 9 seitlich zueinander versetzt zwei Anlenkstellen 10 zum Anlenken je eines Übersetzungsgestänges 11 auf. Die beiden Übersetzungsgestänge 35 11 sind zueinander spiegelbildlich seitlich des Zugkupplungskopfes 9

4

im dargestellten Ausführungsbeispiel vor der Pufferbohle 1 angeordnet. Jedes Übersetzungsgestänge 11 weist einen an der Anlenkstelle 10 am Zugkupplungskopf 9 angelenkten, schräg nach rückwärts und etwas zur Seite verlaufenden Zwischenhebel 12 auf, dessen rückwärtiges Ende an einem Übersetzungshebel 13 angelenkt ist. Die Übersetzungshebel 13 verlaufen in geringem Winkel zur Pufferbohle 1 hin geneigt zur Seite und sind mit ihren Enden nahe der Stoßpuffer 2 vermittels Lagerungen 14 an der Pufferbohle 1 schwenkbar angelenkt. Nahe der Lagerungen 14 weisen die Übersetzungshebel 13 starr mit ihnen verbundene, nach vorne auskragende Winkelansätze 15 auf, deren Enden über je eine Zuglasche 16 mit den Puffertellern 4 der Stoßpuffer 2 verbunden sind. Die Zuglaschen 16 sind einerseits schwenkbar im Randbereich der Pufferteller 4 angelenkt und weisen andererseits zur Anlenkung der 15 Winkelansätze 15 eine Langlochlagerung auf, derart, daß nur nach rückwärts gerichtete Zugkräfte von den Winkelansätzen 15 über die Zuglaschen 16 auf die Pufferteller 4 übertragen werden können, das Übertragen von Druckkräften von den Puffertellern 4 auf die Winkelansätze 15 dagegen ausgeschlossen ist. 20

Es ist noch darauf hinzuweisen, daß in der Seitenansicht zur klareren Darstellung die Stoßpuffer 2 und die Zuglaschen 16 nicht dargestellt sind.

Wird während Kupplungsvorgängen eine Druckkraft auf den
Druckkupplungskopf 9 ausgeübt, so drückt dieser über die
Zwischenhebel 13 auf die inneren Enden der Übersetzungshebel 13,
welche sich um die Lagerungen 14 zu drehen suchen; diese Drehung
würde jedoch über die Winkelansätze 15 und die Zuglaschen 16 ein
Zurückziehen der Pufferteller 4 bewirken, wodurch die Pufferfedern 6
komprimiert würden. Die Pufferfedern 6 halten somit den
Zugkupplungskopf 9 elastisch in seiner vorderen Stellung, die
Übersetzungsgestänge 11 und insbesondere die Übersetzungshebel 13
weisen einen derartigen Übersetzungsfaktor auf, daß die Vorspannung
der Pufferfedern 6 eine ausreichende, nach vorne gerichtete Kraft

1 auf den Zugkupplungskopf 9 ausüben, daß dieser während Kupplungsvorgängen nicht zurückgedrückt wird.

Wird der Zugkupplungskopf 9 zur Seite ausgelenkt, so wird auf der Auslenkseite der Übersetzuhngshebel 13 vermittels des Zwischenhebels 12 zur Pufferbohle 1 hin um seine Lagerung 14 gedreht, wobei über den Winkelansatz 15 und die Zuglasche 16 eine nach rückwärts gerichtete Zugbewegung auf den Pufferteller 4 des zugeordneten Stoßpuffers ausgeübt wird. Der Stoßpuffer 2 wird also unter 10 Kompression der Pufferfeder 6 zusammengedrückt. Am andersseitigen Übersetzungsgestänge 11 ergibt sich eine umgekehrte Drehung des Übersetzungshebels 13 in Entfernungsrichtung von der Pufferbohle 1, der Winkelansatz 15 gleitet dabei in der Langlochlagerung der Zuglasche 16 und übt keinerlei Belastung auf den Pufferteller 4 des Seitenpuffers 2 aus. Nach Freigabe des Zugkupplungskopfes 9 kehrt der komprimierte Stoßpuffer 2 unter Entspannung seiner Pufferfeder 6 in seine Ausgangslage zurück, wobei er über die Zuglasche 16, den Winkelansatz 15, den Übersetzungshebel 13 und den Zwischenhebel 12 den Zugkupplungskopf 9 in seine Ausgangslage zurückdreht. Infolge 20 der hohen Übersetzung des Übersetzungsgestänges 11 kann bei relativ schwachen Auslenkkräften am Zugkupplungskopf 9 die hohe Vorspannung der Pufferfeder 6 überwunden werden.

Bei vertikalen Auslenkungen des Zugkupplungskopfes 9 nach unten werden beide Übersetzungshebel 13 in Annäherungsrichtung an die Pufferbohle 1 gedreht, so daß beide Stoßpuffer 2 über die Winkelansätze 15 und die Zuglaschen 16 komprimiert werden und eine Rückstellkraft auf den Zugkupplungskopf 9 ausüben, welche nach Freigabe des Zugkupplungskopfes 9 diesen in seine Ausgangs-Sollage zurückstellt. Beim Anheben des Kupplungskopfes 9 werden die Übersetzungsgestänge 11 bei gegen weitere Entspannung abgefangenen Stoßpuffern 2 entspannt, die Schwerkraft des Zugkupplungskopfes 9 bewirkt dessen Rückstellung in die Ausgangs-Sollage nach seiner Freigabe.

In Abänderung zum vorstehend beschriebenen Ausführungsbeispiel muß der Zugkupplungskopf 9 nicht an einem Zughaken 7 einer Handkupplung angelenkt sein, er kann auch an einer andersartigen Lagerstelle der üblichen Zugorgane des Schienenfahrzeuges oder an einem an der Pufferbohle 1 angebrachten Lagerbock beweglich angelenkt sein. Weiterhin kann es zweckmäßig sein, die Übersetzungshebel 13 nicht vor der Pufferbohle 1, sondern unterhalb diesesr anzuzordnen: Hierdurch wird ein Freihalten des nach internationalen

Vereinbarungen vorgesehenen "Berner Raumes" vor der Pufferbohle 1 gewährleistet.

Zur weiteren Stabilisierung des Zugkupplungskopfes in seiner Sollage kann an jedem Übersetzungsgestänge 11 wenigstens eine Lagerstelle in zwei seitlich und/oder zwei vertikal zueinander versetzt angeordnete Drucklagerstellen aufgegliedert sein. In der Sollage des Zugkupplungskopfes 9 liegen diese Drucklagerstellen aneinander an, beim ein Auslenken des Zugkupplungskopfes 9 wird jeweils eine Drucklagerstelle ausgehoben, wodurch sich eine verstärkte Rückstellkraft für den Zugkupplungskopf 9 ergibt.

Durch die große Untersetzung der Übersetzungsgestänge 11 wird erreicht, daß der Zugkupplungskopf 9 große Auslenk- und auch Rückbewegungshübe ausführen kann, letzteres ist insbesondere beim Kuppeln mit einem Mittelpuffkupplungskopf als Gegenkupplung erforderlich, der Rückhub des Zugkupplungskopfes 9 muß in diesem Falle zumindest den doppelten Hub der Stoßpuffer 2 erreichen. Weiterhin ist erwähnenswert, daß die Winkelansätze 15 ein Abkippen der Übersetzungsgestänge 11, was unter Drehung der Übersetzungshebel 13 um deren Längsachse erfolgen könnte, ausschließen: Die Anlenkung 30 der mit den übersetzungshebeln 13 starr verbundenen Winkelansätze 15 an den Zuglaschen 16 schließt eine Drehung der Übersetzungshebel 13 um der Längsachse aus, eine derartige Drehung würde eine Kompression der Stoßpuffer 2 bedingen. Auch ein Ausknicken der Übersetzungsgestänge 11 nach unten, insbesondere an den 35

Verbindungsstellen der Zwischenhebel 12 zu den Übersetzungshebeln

1 13, wird durch die Winkelansätze 15 ausgeschlossen, da auch hierbei eine Kompression der Stoßpuffer 2 erfolgen müßte.

In Abänderung der vorstehend beschriebenen Ausführungsformen können die Übersetzungshebel 13 unter Entfall der Zwischenhebel 12 auch unmittelbar an den Anlenkstellen 10 des Zugkupplungskopfes 9 angelenkt sein; hierbei ist lediglich darauf zu achten, daß die Übersetzungshebel 13 bzw. deren Anlenkungen die Abstandsänderungen zwischen den Anlenkstellen 10 und den Lagerungen 14 beim Auslenken des Zugkupplungskopfes 9 ausgleichen können. Dieser Ausgleich kann beispielsweise dadurch bewirkt werden, daß die Anlenkstellen 10 oder die Lagerungen 14 verschieblich ausgebildet werden, vorzugsweise durch Verwendung von Langlöchern als Lagerungsöse, oder daß die Übersetzungshebel 13 teleskopisch längenveränderlich sind.

Kurzfassung:

35

Die Abstütz- und Zentriervorrichtung für selbsttätige Zugkupplungen von Schienenfahrzeugen weist einen an Zugorganen schwenkbar angelenkten Zugkupplungskopf (9) auf, von welchem sich beiderseits je ein Übersetzungsgestänge (11) zu den Stoßpuffern (2) erstreckt. Die Übersetzungsgestänge (11) sind derart ausgebildet, daß bei Auslenkungen des Zugkupplungskopfes (9) aus seiner Sollage eine Kompression zumindest einer der beiden Stoßpuffer (2) erfolgt, die Kompression des bzw. der Stoßpuffer (2) ergibt eine Rückstellkraft für den Zugkupplungskopf (9), welche letzteren in die Sollage rückzustellen versucht..

Die Übersetzungsgestänge (11) weisen je einen Übersetzungshebel (13) auf, welcher annähernd parallel zur Pufferbohle 1 läuft und dessen

Enden am Zugkupplungskopf (9) bzw. der Pufferbohle (1) angelenkt sind. Nahe seiner Anlenkung an der Pufferbohle 1 weist jeder Übersetzungshebel (13) einen Winkelansatz (15) auf, der über eine Zuglasche (16) mit dem Randbereich des Puffertellers (4) des zugeordneten Stoßpuffers (2) gekoppelt ist.

1 Knorr-Bremse Berlin und München Moosacher Str. 80

München, 05.06.1984

TP-ma 1798

5 D-8000 München 40

Bezugszeichenliste

10	1	Pufferbohle
	2	Stoßpuffer
	3	Hülse
	4	Pufferteller
15	5	Hülse
	6	Pufferfeder
	7	Zughaken
	8	Querbolzen
	9	Zugkupplungskopf
20	10	Anlenkstelle
	11	Übersetzungsgestänge
	12	Zwischenhebel
	13	Übersetzungshebel
	14	Lagerung
25	15	Winkelansatz
	16	Zuglasche
~ •		

30

Knorr-Bremse

München, 05.06.1984

Berlin und München Moosacher Straße 80

8000 München 40

TP-ma 1793 0009P

5 <u>Patentansprüche</u>

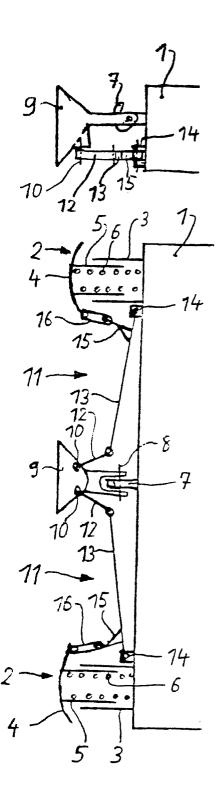
1) Abstütz- und Zentriervorrichtung für selbsttätige Zugkupplungen von Schienenfahrzeugen, die einen vor der seitlich Stoßpuffer (2) tragenden Pufferbohle (1) schwenkbar gegebenenfalls an einem 10 seitlich auslenkbar gehaltenen Zughaken (7) einer Handkupplung anglenkten, selbsttätigen Zugkupplungskopf (9) aufweisen, wobei die Stoßpuffer (2) Federungsorgane für den Zugkupplungskopf (9) bilden, dadurch gekennzeichnet, daß der Zugkupplungskopf (9) durch beidseitig von ihm spiegelbildlich angeordnete Übersetzungsgestänge 15 (11) mit gegen die Pufferbohle (1) abgefederten Teilen (4) der Stoßpuffer (2) gekuppelt ist, deren jedes Übersetzungsgestänge (11) einen sich vor oder unter der Pufferbohle (1) im wesentlichen höchstens in kleinem Winkel zu dieser erstreckenden Übersetzungshebel (13) aufweist, dessen eines Ende unterhalb einer durch die Anlenkstelle des Zugkupplungskopfes (9) legbaren Horizontalebene am Zugkupplungskopf (9) und dessen anderes Ende nahe des zugeordneten Stoßpuffers (2) an der Pufferbohle (1) angelenkt ist, und der zwischen diesen Anlenkungen nahe derjenigen zur Pufferbohle (1) über ein Zugglied (16) mit einem abgefederten Teil 25 (4) des Stoßpuffers (2) gekuppelt ist, wobei wenigstens eine der endseitigen Anlenkstellen des Übersetzungshebels (13) quer zum Schienenfahrzeug horizontal verschieblich ist.

2) Abstützvorrichtung nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß der Übersetzungshebel (13) einerseits vermittels eines zu ihm nach vorne abgewinkelt verlaufenden Zwischenhebels (12) am

- Zugkupplungskopf (9) und andererseits unverschieblich an der Pufferbohle (1) angelenkt ist.
- 3) Abstütz und Zentriervorrichtung nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß wenigstens eine der Anlenkstellen des Übersetzungshebels (13) oder des Zwischenhebels (12) als Drucklager mit zwei seitlich und/oder vertikal zueinander versetzt angeordneten Drucklagerstellen ausgebildet ist.
- 4) Abstütz- und Zentriervorrichtung nach Anspruch 1, 2 oder 3, dadurch gekennzeichnet, daß der Übersetzungshebel (13) einen starren, nach vorne auskragenden Winkelansatz (15) trägt, dessen Ende über eine Zuglasche (16) am abgefederten Teil (4) des Stoßpuffers (2) angelenkt ist.
- 5) Abstütz- und Zentriervorrichtung nach einem oder mehreren der vorstehenden Ansprüche, dadurch gekennzeichnet, daß das Zugglied bzw. die Zuglasche (16) im Randbereich des Puffertellers (4) des Stoßpuffers (2) angelenkt ist.

25

30





EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT

ΕP 85 10 5885

	EINSCHLÄG	GIGE DOKUMENTE		
Kategorie	Kennzeichnung des Dokume der maß	nts mit Angabe, soweit erforderlich, geblichen Teile	Betrifft Anspruch	KLASSIFIKATION DER ANMELDUNG (Int. Ct. 4)
х	DE-C- 508 399 * Insgesamt *	(HESSE)	1	B 61 G 9/02 B 61 G 7/12
Y			3,5	
Y	US-A-1 968 495 * Insgesamt *	(LINK)	3,5	
A			1	
A	US-A-1 966 625 * Insgesamt *	(HASELTINE)	1,3	
A	DE-A-2 103 540 WERKE)	(JENBACHER		RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (Int. Cl.4)
A	CH-A- 124 693	(JAYET)		B 61 B 7/00 B 61 B 9/00
D,A	DE-C- 600 005 AKTGES.)	(KRUPP		
D,A	DE-C- 560 476	 (KÜRTÄSSY)		
D,A	DE-C- 582 115	(UNION KUPPLUNG)		
		-/-		
Der	vorliegende Recherchenbericht wur	de für alle Patentansprüche erstellt.		
Recherchenort Abschlußdatum der Recherche DEN HAAG 09-09-1985				Prufer WIN D.R.
X : voi Y : voi an A : tec O : nic P : Zw	ATEGORIE DER GENANNTEN Den besonderer Bedeutung allein besonderer Bedeutung in Verberen Veröffentlichung derselbeschnologischer Hintergrundschtschriftliche Offenbarung inschenliteratur reffindung zugrunde liegende T	petrachtet nach d pindung mit einer D : in der en Kategorie L : aus an & : Mitglië	iem Anmelded Anmeldung a idern Gründer	ment, das jedoch erst am oder datum veröffentlicht worden ist ngeführtes Dokument i n angeführtes Dokument en Patentfamilie, überein- nent



EUROPÄISCHER RECHERCHENBERICHT

01,6,8,5,8,1

EP 85 10 5885

EINSCHLÄGIGE DOKUMENTE					Seite 2
Kategorie		ents mit Angabe, soweit erforderlie Igeblichen Teile		etrifft spruch	KLASSIFIKATION DER ANMELDUNG (Int. CI. 4)
D,A	DE-B-1 141 666 STAHL)	(BERGISCHE			
D,A	DE-B-1 044 137 STAHL)	(BERGISCHE			
		•			
					RECHERCHIERTE SACHGEBIETE (Int. Cl.4)
Der	vorliegende Recherchenbericht wur	de für alle Patentansprüche erste	IIt.		
	Recherchenort DEN HAAG	Abschlußdatum der Reche 09-09-1985		BALDW	Prüfer IN D.R.
X : voi	ATEGORIE DER GENANNTEN Din besonderer Bedeutung allein in besonderer Bedeutung in Vertideren Veröffentlichung derselbe ihnologischer Hintergrund ihtschriftliche Offenbarung	petrachtet pindung mit einer D	nach dem An in der Anmel	meldedat dung ang	nt, das jedoch erst am oder um veröffentlicht worden ist eführtes Dokument / ingeführtes Dokument
P:Zw	intschriftliche Offenbarung ischenliteratur r Erfindung zugrunde liegende 1	& :	Mitglied der stimmendes	gleichen Dokumer	Patentfamilie, überein- it