



(12) BẢN MÔ TẢ SÁNG CHẾ THUỘC BẰNG ĐỘC QUYỀN SÁNG CHẾ

(19) Cộng hòa xã hội chủ nghĩa Việt Nam (VN)
CỤC SỞ HỮU TRÍ TUỆ

(11) 
1-0021956

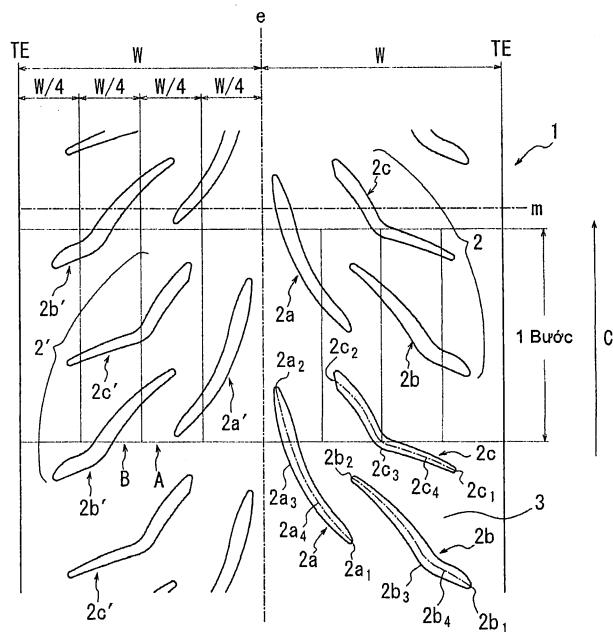
(51)⁷ B60C 11/03

(13) B

(21) 1-2014-00902 (22) 28.09.2011
(86) PCT/JP2011/005470 28.09.2011 (87) WO2013/046266A1 04.04.2013
(45) 25.10.2019 379 (43) 25.12.2014 321
(73) BRIDGESTONE CORPORATION (JP)
10-1, Kyobashi 1-chome, Chuo-ku, Tokyo 104-8340, Japan
(72) MAKIOKA, Toshiaki (JP), YOSHIYA, Kazunori (JP)
(74) Công ty TNHH một thành viên Sở hữu trí tuệ VCCI (VCCI-IP CO.,LTD)

(54) LỐP HƠI DÙNG CHO XE HAI BÁNH

(57) Sáng chế đề cập đến lốp hơi dùng cho xe hai bánh có thể cải thiện tính năng bám trong khi đảm bảo tính năng thoát nước, và cũng có thể đạt được tính chịu ăn mòn tốt. Lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo sáng chế có mẫu talông định hướng có các rãnh khác nhau được tạo ra trên bề mặt talông, mỗi rãnh hội tụ về phía trước theo hướng quay của lốp, trong đó: các rãnh khác nhau được tạo ra là ba rãnh xiên chéo khác nhau (từ 2a đến 2c) kéo dài ở hình chiếu bằng triển khai của mẫu talông, từ đầu tiếp xúc talông tới đường xích đạo của lốp (e) khi được uốn cong để lệch hướng về phía đường xích đạo của lốp; ba rãnh xiên chéo khác nhau (từ 2a đến 2c), mỗi rãnh lần lượt có độ dài α , β , γ , các độ dài thỏa mãn biểu thức (I) $\beta \leq \gamma < \alpha$, biểu thức (II) $1 - \beta/\alpha < 0,1$; và số n trong số các rãnh xiên chéo, mỗi rãnh giao cắt với kinh tuyến (m) của lốp được xác định thỏa mãn biểu thức (III) $n \geq 4$ (trong đó các rãnh xiên chéo giả định là được bố trí nằm trong khoảng từ 60 đến 70% toàn bộ chu vi của lốp).



Lĩnh vực kỹ thuật được đề cập

Sáng chế đề cập đến lốp hơi dùng cho xe hai bánh, cụ thể là đề cập đến công nghệ có thể gia tăng hiệu suất bám mặt đường khô trong khi đảm bảo tính năng thoát nước khi chạy trên đường ướt, và cũng có thể chịu ăn mòn tốt.

Tình trạng kỹ thuật của sáng chế

Trong lốp hơi dùng cho xe hai bánh, các mẫu talông khác nhau được tạo ra bằng cách thay đổi các sự kết hợp giữa số lượng và hình dạng của các rãnh được tạo ra trên phần talông của lốp theo nhiều cách, để nhờ đó cải thiện các tính năng khác nhau (như tính năng thoát nước dưới điều kiện ướt và giảm tiếng ồn trong khi chạy) (ví dụ xem JP H4-238703 A-PTL 1).

Tài liệu trích dẫn

Tài liệu sáng chế

PTL 1: JP H4-238703 A

Bản chất kỹ thuật của sáng chế

Vấn đề kỹ thuật

Trong khi đó, để gia tăng, như một ví dụ về tính năng của lốp, tính năng bám mặt đường khô và gia tăng tính chịu ăn mòn, sẽ có hiệu quả nếu gia tăng phần bằng phẳng của phần talông. Tuy nhiên, cùng với sự gia tăng phần phẳng, phần rãnh ở phần talông có tỷ lệ giảm, điều này làm khó duy trì tính năng thoát nước.

Mặt khác, khi phần rãnh của phần talông được gia tăng tỷ lệ nhằm mục đích đảm bảo tính năng thoát nước, phần bằng phẳng chạm vào mặt đường khi tiếp xúc với đường, mà vốn dẫn đến việc sinh ra tiếng ồn, làm khó duy trì tính năng giảm tiếng ồn của lốp.

Như được mô tả ở trên, rất khó duy trì một cách cân bằng, tất cả các tính năng khác nhau của lốp, như tính năng thoát nước, tính năng bám, tính chịu ăn mòn, và thậm chí tính năng giảm tiếng ồn ở trạng

thái tốt, và mẫu talông đã biết là không đủ để đáp ứng nhu cầu này. Ngoài ra, khi xem xét đến các vấn đề về môi trường, sự cải thiện hơn nữa tính năng giảm tiếng ồn là ưu tiên hàng đầu trong số các loại tính năng khác của lốp.

Một trong số các mục đích chính của sáng chế là nhằm để xuất lốp hơi có tính chịu ăn mòn tốt trong khi tăng tính năng bám mặt đường khô, mà không làm suy giảm tính năng thoát nước của lốp khi chạy trên đường ướt. Ngoài ra, mục đích khác của sáng chế là để xuất lốp hơi mới dùng cho xe hai bánh mà, ngoài việc đảm bảo các loại tính năng khác nhau nêu trên, có thể giảm tiếng ồn trong khi chạy.

Giải pháp kỹ thuật

Sáng chế đề xuất lốp hơi dùng cho xe hai bánh, có mẫu talông định hướng gồm có các rãnh khác nhau được tạo ra trên bề mặt talông, các rãnh hội tụ về phía trước theo hướng quay của lốp, trong đó:

các rãnh khác nhau được tạo ra dưới dạng ba rãnh xiên chéo khác nhau kéo dài, ở hình chiếu bằng triển khai của mẫu talông, từ đầu tiếp xúc của talông của lốp tới đường xích đạo của lốp khi được uốn cong để lệch hướng về phía đường xích đạo của lốp;

ba rãnh xiên chéo khác nhau gồm có rãnh xiên chéo thứ nhất có độ kéo dài α , rãnh xiên chéo thứ hai có độ kéo dài β , và rãnh xiên chéo thứ ba có độ kéo dài γ , các độ kéo dài α, β, γ thỏa mãn các biểu thức (I), (II) sau: $\beta \leq \gamma < \alpha$ (I), $1 - \beta/\alpha < 0,1$ (II); và

số n rãnh xiên chéo mà mỗi rãnh giao cắt với kinh tuyến của lốp được xác định thỏa mãn biểu thức (III) sau: $n \geq 4$ (III), khắp phạm vi từ 60 đến 70% toàn bộ chu vi của lốp.

Ở đây, được ưu tiên là mẫu talông nêu trên có, ở hình chiếu bằng triển khai, bốn vùng đối với một bước theo hướng chu vi, bốn vùng này thu được bằng cách chia đều độ rộng talông thành bốn phần từ đường xích đạo của lốp đến đầu tiếp xúc talông; và tốt hơn là bốn vùng này có vùng thứ hai A và vùng thứ ba B tới đường xích đạo của lốp, vùng thứ hai A và vùng thứ ba B mỗi vùng lần lượt có tỷ số âm a và tỷ số âm b , tỷ số âm a và tỷ số âm b là khác nhau nhỏ hơn 0,01.

Ngoài ra, sáng chế đề xuất lốp hơi dùng cho xe hai bánh, gồm có mẫu talông có ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau được tạo ra trên bề mặt talông của lốp, các rãnh, mỗi rãnh kéo dài hội tụ về phía trước theo hướng quay của lốp từ phía đầu tiếp xúc tới phía đường xích đạo của lốp,

bề mặt talông gồm có các vùng nửa độ rộng ngang qua đường xích đạo của lốp đóng vai trò là ranh giới,

ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí độc lập trong khi được phân bố trong mỗi trong số các vùng nửa độ rộng,

ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí sao cho đối xứng qua đường, đối với mỗi loại, quanh đường xích đạo của lốp như một trực đối xứng trong lúc dịch chuyển với nhau theo hướng chu vi của lốp giữa các vùng nửa độ rộng,

trong đó ít nhất ba rãnh xiên chéo có một rãnh xiên giữa chéo được bố trí ở vùng tâm mà chiếm diện tích là 12,5% bề rộng tiếp xúc talông từ đường xích đạo của lốp, rãnh xiên giữa chéo kéo dài theo hướng mà cho phép góc giữa đường tâm rãnh của nó và đường xích đạo của lốp nằm trong khoảng từ 9 đến 23°, trong khi có độ kéo dài 120mm hoặc nhỏ hơn khắp toàn bộ chiều dài của nó.

Trong trường hợp này, tốt hơn là rãnh xiên giữa chéo kéo dài từ đường xích đạo của lốp tới vùng trung gian nằm trong khoảng từ 12,5 đến 25% bề rộng tiếp xúc của talông; và rãnh xiên giữa chéo kéo dài, tại phần mà nằm ở vùng trung gian nằm trong khoảng từ 12,5 đến 25% bề rộng tiếp xúc talông từ đường xích đạo của lốp, theo hướng mà cho phép góc giữa đường tâm rãnh của nó và đường xích đạo của lốp nằm trong khoảng từ 21 đến 36°.

Ngoài ra, tốt hơn là, trong số ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau, ít nhất hai rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí ở vùng trung gian nằm trong khoảng từ 12,5 đến 25% bề rộng tiếp xúc talông từ đường xích đạo của lốp; và trong số ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau, ít nhất một rãnh xiên chéo khác với rãnh xiên giữa chéo được bố trí ở vùng trung gian nằm trong khoảng từ 25 đến 37,5% bề rộng tiếp

xúc talông từ đường xích đạo của lốp.

Hơn nữa, tốt hơn là, trong ba rãnh xiên chéo khác nhau, ít nhất hai rãnh xiên chéo khác nhau khác với rãnh xiên giữa chéo được uốn cong sao cho bên ngoài đường cong được hướng về phía phia đường xích đạo của lốp.

Ngoài ra, tốt hơn là các rãnh xiên chéo khác với rãnh xiên giữa chéo là mỗi rãnh được bố trí bằng 60% hoặc cao hơn diện tích mở của nó, ở vùng ở bên ngoài theo hướng chiều rộng của lốp của đầu ngoài cùng của rãnh xiên giữa chéo theo hướng chiều rộng của lốp của rãnh xiên chéo giữa.

Hiệu quả đạt được

Trong lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo sáng chế, mẫu talông được tạo ra là một bộ ba rãnh xiên chéo khác nhau mà thỏa mãn các biểu thức từ (I) đến (III) nêu trên. Do đó, thậm chí khi diện tích tiếp xúc của lốp được thay đổi từ từ theo hướng chiều rộng của bề mặt talông theo góc camber tác dụng lên đó, các rãnh cùng loại này vẫn có trong diện tích tiếp xúc, bởi vậy duy trì tương quan đồng nhất giữa tính năng thoát nước và tính năng bám. Ngoài ra, các rãnh xiên chéo, mỗi rãnh được tạo ra kéo dài từ đầu tiếp xúc talông tới đường xích đạo của lốp khi được uốn cong để lệch hướng về phía đường xích đạo của lốp, sao cho các rãnh xiên chéo kéo dài dọc theo hướng tiến của lốp thay đổi theo sự thay đổi của góc camber, mà có thể cải thiện tiếp tính năng thoát nước. Với kết cấu này, tỷ số âm có thể được giảm trong khi đảm bảo tính năng thoát nước tốt, và tính năng bám cũng có thể được cải thiện trong khi gia tăng tính chịu ăn mòn.

Ngoài ra, khi độ rộng talông từ đường xích đạo của lốp đến đầu tiếp xúc talông được chia đều thành bốn phần để tạo ra bốn vùng đối với mỗi bước theo hướng chu vi của bề mặt talông, và vùng thứ hai A và vùng thứ ba B của bốn vùng từ đường xích đạo của lốp là khác nhau theo tỷ số âm nhỏ hơn 0,01, diện tích của phần bằng phẳng trong diện tích tiếp xúc khó thay đổi bất chấp sự thay đổi góc camber, sao cho tính năng bám có thể còn được duy trì tính đồng nhất.

Sau đó, một lốp hơi khác theo sáng chế có mẫu talông gồm có ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau tạo ra trên bề mặt talông của lốp, mỗi rãnh kéo dài hội tụ về phía trước theo hướng quay của lốp từ phía đầu tiếp xúc tới phía đường xích đạo của lốp, bề mặt talông gồm có các vùng nửa độ rộng ngang qua đường xích đạo của lốp đóng vai trò là ranh giới, ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí một cách độc lập trong khi được phân bố ở mỗi trong số các vùng nửa độ rộng, ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí sao cho đối xứng qua đường, đối với mỗi loại, quanh đường xích đạo của lốp như một trực đối xứng trong lúc dịch chuyển với nhau theo hướng chu vi của lốp giữa các vùng nửa độ rộng, trong đó ít nhất ba rãnh xiên chéo có một rãnh xiên giữa chéo được bố trí ở vùng tâm mà chiếm diện tích là 12,5% bề rộng tiếp xúc talông từ đường xích đạo của lốp, rãnh xiên giữa chéo kéo dài theo hướng mà cho phép góc giữa đường tâm rãnh của nó và đường xích đạo của lốp nằm trong khoảng từ 9 đến 23°, trong khi có độ kéo dài 120mm hoặc nhỏ hơn khắp toàn bộ chiều dài của nó, nhờ đó đảm bảo tính năng thoát nước trong khi đạt được sự cải thiện tính chịu ăn mòn và giảm tiếng ồn.

Mô tả văn tắt các hình vẽ

Sáng chế sẽ được mô tả tiếp dựa vào các hình vẽ kèm theo, trong đó:

Fig.1 là hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông của lốp, hình vẽ này minh họa lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo một phương án của sáng chế;

Fig.2 là hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông của lốp, hình vẽ này minh họa lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo một phương án khác của sáng chế;

Fig.3 là hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông của lốp, hình vẽ này minh họa lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo một phương án khác nữa của sáng chế;

Fig.4 là hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông của lốp đã biết; và

Fig.5 là hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông của lốp bánh trước đã biết.

Mô tả chi tiết sáng chế

Sau đây, lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo các phương án ưu tiên của sáng chế được mô tả chi tiết dựa vào các hình vẽ. Lốp hơi dùng cho xe hai bánh theo sáng chế gồm có, mặc dù không được thể hiện, các khung hình xuyến được bố trí qua các phần bên kéo dài ra ngoài theo hướng kính từ hai phần bi, để được nối tương hỗ ngang qua các phần bên, và cũng có một đai và talông ở mặt ngoài theo phương hướng kính của lốp của vùng đầu khung.

Fig.1 minh họa một phương án của lốp hơi dùng cho xe hai bánh (sau đây, được gọi là "lốp") theo sáng chế, trong đó bề mặt talông 1 của lốp được thể hiện. Bề mặt talông 1 được chia thành hai vùng ngang qua đường xích đạo của lốp e, và một hoặc các bộ 2 trong số ba rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí ở mỗi trong số hai vùng theo hướng chu vi của lốp và theo hướng chiều rộng của lốp, sao cho đối xứng qua đường với nhau quanh đường xích đạo của lốp e đóng vai trò làm trục đối xứng, nhờ đó tạo ra mẫu talông. Do đó, mẫu talông cũng có thể được tạo ra, như được minh họa trên Fig.1, bằng cách bố trí các bộ 2 ở một mặt ngang qua đường xích đạo của lốp e khi được đặt cách nhau một bước định trước theo hướng chu vi, trong khi bố trí các bộ 2' mà có tương quan đối xứng với đường qua các bộ 2 ngang qua đường xích đạo e, ở cùng bước như các bộ 2, sao cho các bộ 2 và các bộ 2' bố trí như vậy có thể được dịch chuyển (bởi nửa bước trong ví dụ minh họa) với nhau theo hướng chu vi. Phần còn lại của bề mặt talông 1, khác với các phần mà các rãnh xiên chéo được tạo ra, được tạo thành dưới dạng phần bằng phẳng 3.

Sau đó, các bộ 2 trong số các rãnh xiên chéo, mỗi bộ gồm có rãnh xiên chéo thứ nhất 2a, rãnh xiên chéo thứ hai 2b, và rãnh xiên chéo thứ ba 2c, được bố trí không chồng lên nhau. Các rãnh xiên chéo từ 2a đến 2c tạo ra các bộ tương ứng 2 có thể được bố trí một cách tự do theo hướng chiều rộng của lốp và hướng chu vi, mà không giới hạn ở cách sắp đặt của nó. Các rãnh xiên chéo từ 2a đến 2c tất cả có các

đầu sau (đầu đuôi theo hướng quay) từ $2a_1$ đến $2c_1$ bố trí ở bên ngoài theo hướng chiều rộng của bờ mặt talông 1, và kéo dài, từ các đầu sau của các rãnh, dọc theo hướng (hướng được chỉ ra bằng mũi tên C trên Fig.1) từ phía trước theo hướng quay về phía trước của lốp, về phía đường xích đạo của lốp e khi được uốn cong để lệch hướng về phía đường xích đạo của lốp, sao cho các đầu trước từ $2a_2$ đến $2c_2$ được định vị ở phía talông vùng tâm.

Ngoài ra, các rãnh xiên chéo $2a$ đến $2c$ có các phần lồi từ $2a_3$ đến $2c_3$ là các phần cong, vốn được bố trí được định vị ở phía mà các rãnh xiên chéo, mỗi rãnh ở một góc nhọn so với đường xích đạo của lốp e . Ở đây, góc giữa mỗi một trong số các rãnh xiên chéo $2a$ đến $2c$ và đường xích đạo của lốp e gọi là góc giữa đường tiếp tuyến với mỗi đường tâm từ $2a_4$ đến $2c_4$ đi qua tâm theo hướng chiều rộng của mỗi trong số các rãnh xiên chéo ở mỗi trong số các đầu trước từ $2a_2$ đến $2c_2$ của các rãnh và đường xích đạo của lốp e .

Các rãnh xiên chéo $2a'$ đến $2c'$ được bố trí ở bên trái ngang qua đường xích đạo của lốp e có dạng đối xứng với các rãnh xiên chéo từ $2a$ đến $2c$, như tương quan giữa bộ $2'$ và bộ 2 mô tả ở trên, và do vậy tương tự với các rãnh xiên chéo từ $2a$ đến $2c$, chỉ khác là các rãnh xiên chéo từ $2a'$ đến $2c'$ được định hướng đối diện ngang qua đường xích đạo của lốp e . Do vậy, các rãnh xiên chéo $2a'$ đến $2c'$ có thể được đánh giá là cùng loại rãnh xiên chéo từ $2a$ đến $2c$, thỏa mãn các dấu hiệu trong số các rãnh xiên chéo từ $2a$ đến $2c$.

Ngoài ra, các rãnh xiên chéo từ $2a$ đến $2c$, mỗi rãnh được kết cấu thỏa mãn các biểu thức (I), (II) sau đây: $\beta \leq \gamma < \alpha$ (I), $1 - \beta / \alpha < 0,1$ (II), ở đó α là độ kéo dài của rãnh xiên chéo thứ nhất $2a$, β là độ kéo dài của rãnh xiên chéo thứ hai $2b$, và γ là độ kéo dài của rãnh xiên chéo thứ ba $2c$, và cũng như số n trong số các rãnh xiên chéo $2a$ đến $2c$, mỗi rãnh cắt kinh tuyến m của lốp được xác định thỏa mãn biểu thức (III) sau đây: $n \geq 4$ (III) (ở đó các rãnh xiên chéo được giả định được bố trí nằm trong khoảng từ 60 đến 70% toàn bộ chu vi của lốp).

Ở đây, các độ kéo dài α , β , γ trong số các rãnh xiên chéo tương ứng với các độ dài dọc theo các đường tâm từ $2a_4$ đến $2c_4$ trong số các

rãnh xiên chéo. Kinh tuyến m là đường vuông góc với đường xích đạo của lốp e , và số rãnh xiên chéo giao cắt với kinh tuyến m của lốp tương ứng với số ($n=4$ trong ví dụ minh họa) trong số các rãnh xiên chéo giao cắt với kinh tuyến m của lốp ở hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông như được minh họa trên Fig.1. Ngoài ra, biểu thức (III) trên có nghĩa là vùng ở đó bốn rãnh xiên chéo hoặc nhiều hơn giao cắt với kinh tuyến m của lốp chiếm từ 60 đến 70% toàn bộ độ dài chu vi của lốp.

Các rãnh xiên chéo 2a đến 2c theo sáng chế, mỗi rãnh tương ứng có các phần lồi $2a_3$ đến $2c_3$, mà được định hướng theo cùng hướng trong khi thỏa mãn các biểu thức từ (I) đến (III) nêu trên. Do đó, thậm chí khi diện tích tiếp xúc của lốp được thay đổi theo hướng chiếu rộng của bề mặt talông theo góc camber tác dụng lên đó, các rãnh của loại này vẫn có mặt trong diện tích tiếp xúc với việc khó thay đổi hình dạng hoặc tỷ số của các rãnh, nhờ đó duy trì mối tương quan hầu như đồng nhất giữa tính năng thoát nước và tính năng bám tương ứng với sự nghiêng của lốp. Ngoài ra, lốp, mà bắt đầu từ góc theo hướng nghiêng khi góc camber được tác dụng lên đó, có các rãnh xiên chéo 2a đến 2c được tạo ra sao cho kéo dài từ bên ngoài theo hướng chiếu rộng của lốp dọc theo hướng quay về phía trước của lốp về phía đường xích đạo của lốp e khi được uốn cong để lệch hướng về phía đường xích đạo của lốp trong khi có phần lồi của đường cong hướng tới tâm của lốp, sao cho các hướng kéo dài trong số các rãnh xiên chéo trong diện tích tiếp xúc sau hướng tiến của lốp thay đổi theo sự thay đổi của góc camber, nhờ đó cải thiện tính năng thoát nước. Cùng với sự gia tăng tính năng thoát nước của lốp như được mô tả ở trên, số rãnh xiên chéo có thể được giảm do đó, sao cho đảm bảo một số tối thiểu các rãnh xiên chéo cần thỏa mãn tính năng thoát nước của lốp trong khi tiết kiệm các rãnh xiên chéo không cần thiết, nhờ đó giảm tỷ số âm, kết quả là tính chịu ăn mòn cũng như tính năng bám có thể được cải thiện.

Trong mẫu talông 1 nêu trên, dựa vào hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông trên Fig.1, khi độ dài W từ đường xích đạo của

lốp e tới đầu tiếp xúc talông TE được chia đều thành bốn phần để tạo ra bốn vùng đối với mỗi bước theo hướng chu vi, tốt hơn nữa là vùng thứ hai A và vùng thứ ba B từ đường xích đạo của lốp e lần lượt có tỷ số âm a và tỷ số âm b , tỷ số âm a và tỷ số âm b là khác nhau nhỏ hơn 0,01. Tỷ số âm ở đây được gọi là tỷ số của diện tích chiếm bởi các rãnh với diện tích của bề mặt talông được xác định bởi một khoảng định trước. Điểm bắt đầu để lấy ra một bước theo hướng chu vi có thể là bất kỳ một rãnh trong bộ 2.

Khi các vùng A , B , mỗi vùng đóng vai trò làm diện tích tiếp xúc của lốp, lốp được làm nghiêng như được áp dụng với góc camber, và do đó cần lực bám. Trong trường hợp này, diện tích của phần bằng phẳng 3 trong diện tích tiếp xúc của lốp khó thay đổi giữa các vùng A và B , sao cho tính năng bám có thể được duy trì thêm tính đồng nhất.

Ở đây, Fig.2 minh họa lốp hơi theo một phương án khác của sáng chế, trong đó bề mặt talông 1 của lốp được thể hiện. Tương tự với phương án trên, bề mặt talông 1 có mẫu talông định hướng được tạo ra trên đó.

Mẫu talông ở đây gồm ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau 4, theo ví dụ minh họa, có ba rãnh xiên chéo khác nhau, tức là, một rãnh xiên chéo 4a, một rãnh xiên chéo 4b, và một rãnh xiên chéo 4c, mỗi rãnh kéo dài, từ mỗi trong số hai đầu tiếp xúc TE của bề mặt talông 1, theo hướng hội tụ với đường xích đạo của lốp e . Ở đây, rãnh xiên chéo kéo dài từ đầu tiếp xúc talông TE theo hướng hội tụ với đường xích đạo của lốp e gọi là rãnh xiên chéo kéo dài theo đường chéo sao cho một đầu ở phía sau của rãnh theo hướng quay của lốp được hướng về phía đầu tiếp xúc talông TE trong khi đầu kia ở phía trước của nó theo hướng quay của lốp được hướng về phía đường xích đạo của lốp e , trong đó rãnh kéo dài trên phía đường xích đạo của lốp e không cần phải là hình dạng dọc theo đường xích đạo của lốp e . Ngoài ra, như được minh họa trên Fig.2, rãnh trên đường xích đạo của lốp e được kết thúc ở một đầu của nó trước khi gấp đường xích đạo của lốp e . Ở đây, hướng hội tụ với đường xích đạo của lốp e gọi là hướng hội tụ theo hướng (hướng được chỉ ra bằng mũi tên C trên Fig.2) dọc theo hướng

quay về phía trước của lốp.

Ba rãnh xiên chéo khác nhau 4a đến 4c này được bố trí độc lập khi được phân tán theo các vùng talông nửa độ rộng R, R' ngang qua đường xích đạo của lốp e như biên giới giữa chúng, mà không giao cắt nhau.

Sau đó, ít nhất ba rãnh xiên chéo khác nhau được bố trí sao cho đối xứng qua đường, đối với mỗi loại, tức là, đối với mỗi trong số các rãnh xiên chéo 4a, 4b, và 4c trong trường hợp này, quanh đường xích đạo của lốp e đóng vai trò làm trục đối xứng. Các rãnh xiên chéo được bố trí như vậy được xê dịch với nhau theo hướng chu vi của lốp giữa các vùng nửa độ rộng R, R', nhờ đó tạo ra mẫu talông. Cụ thể hơn, như được minh họa trên Fig.2, các rãnh xiên chéo 4a', 4b', 4c' được bố trí ở vùng nửa độ rộng R' ở bên phải trên trang giấy ngang qua đường xích đạo của lốp e, mỗi rãnh được bố trí theo hướng đối diện với các rãnh xiên chéo 4a, 4b, 4c được bố trí ở vùng nửa độ rộng R ở bên trái trên trang giấy ngang qua đường xích đạo của lốp e, và các rãnh xiên chéo 4a, 4b, 4c và các rãnh xiên chéo 4a', 4b', 4c' được bố trí này được xê dịch với nhau bởi nửa bước theo hướng chu vi của lốp giữa các vùng nửa độ rộng R và R'. Nói cách khác, rãnh xiên chéo 4a' tương ứng với dạng ngược với phương nằm ngang của rãnh xiên chéo 4a, rãnh xiên chéo 4b' tương ứng với dạng ngược với phương nằm ngang của rãnh xiên chéo 4b, và rãnh xiên chéo 4c' tương ứng với dạng ngược với phương nằm ngang của rãnh xiên chéo 4c, trong đó, theo sáng chế, mỗi rãnh xiên chéo từ 4a đến 4c là cùng loại với mỗi trong số các rãnh xiên chéo từ 4a' đến 4c' được tạo ra ở vùng nửa độ rộng ở phía đối diện.

Ngoài ra, phần còn lại của bề mặt talông 1, khác với các phần ở đó các rãnh xiên chéo 4 được tạo ra, được tạo thành dưới dạng phần bằng phẳng 3.

Như được mô tả ở trên, một lốp hơi khác theo sáng chế sử dụng kết cấu trong đó các rãnh xiên chéo tạo ra ở mỗi trong số các vùng nửa độ rộng, ở đó mỗi trong số các rãnh xiên chéo kéo dài từ đầu tiếp xúc talông theo hướng hội tụ với đường xích đạo của lốp e, được bố

trí theo cùng hướng ở cả hai vùng nửa độ rộng. Do đó, thậm chí khi diện tích tiếp xúc của lốp được thay đổi theo hướng chiều rộng của lốp theo góc camber tác dụng lên đó, các rãnh cùng loại vẫn có mặt ở cùng diện tích tiếp xúc, sao cho cùng tính năng chuyển động có thể được sinh ra bất kể lượng nghiêng của lốp.

Trong số các rãnh xiên chéo 4, rãnh xiên chéo 4a (sau đây, được gọi là "rãnh xiên giữa chéo 4a") kéo dài sát với đường xích đạo của phía lốp e được bố trí ở vùng tâm K mà chiếm diện tích là 12,5% bề rộng tiếp xúc của talông TW từ đường xích đạo của lốp e. Trong ví dụ minh họa trên Fig.2, rãnh xiên giữa chéo 4a được bố trí dưới dạng tổng thể bên ở vùng tâm K.

Sau đó, theo sáng chế, điều quan trọng là rãnh xiên giữa chéo 4a kéo dài theo hướng mà cho phép góc θ_1 giữa đường tâm rãnh của nó và đường xích đạo của lốp e nằm trong khoảng từ 9 đến 23° . Ở đây, đường rãnh tâm gọi là đường thẳng đi qua tâm theo hướng chiều rộng lốp P₁ của rãnh xiên giữa chéo 4a ở phần đầu trước theo hướng tiến của lốp và tâm theo hướng chiều rộng lốp P₂ của rãnh xiên giữa chéo ở phần đuôi theo hướng tiến của lốp.

Ngoài ra, theo sáng chế, điều quan trọng là rãnh xiên giữa chéo 4a cần được tạo ra có độ kéo dài 120mm hoặc nhỏ hơn khắp toàn bộ chiều dài của nó. Ở đây, độ kéo dài khắp toàn bộ chiều dài của rãnh xiên giữa chéo 4a gọi là toàn bộ chiều dài của đường 4a₁ (đường là các đường đứt nét luân phiên dài và ngắn trên Fig.2) đi qua tâm theo hướng chiều rộng của lốp của rãnh xiên chéo giữa.

Trong lúc đó, ở lốp hơi dùng cho xe hai bánh, talông vùng tâm của lốp chủ yếu tiếp xúc với mặt đường khi xe chạy thẳng do xe về cơ bản đứng thẳng so với mặt đường. Do đó, phần bằng phẳng của talông vùng tâm chạm vào mặt đường khi lốp chạy thẳng, và lặp lại âm thanh va chạm của phần bằng phẳng dẫn đến sinh ra tiếng ồn.

Để khắc phục nhược điểm trên, theo sáng chế, rãnh xiên giữa chéo 4a được bố trí ở vùng tâm K, mà hầu như thường xuyên tiếp xúc với mặt đường khi lốp chạy thẳng, được tạo ra ở góc θ_1 từ 9 đến 23° với đường xích đạo của lốp e. Cụ thể hơn, lý do để xác định góc θ_1

như được mô tả ở trên là góc θ_1 cần phải đủ lớn để đảm bảo đường thoát nước từ phía đường xích đạo của lốp e đến phía đầu tiếp xúc talông nằm ở phía sau theo hướng quay của lốp trong khi làm vỡ màng nước mà thâm nhập giữa lốp và đường tiếp xúc. Ngoài ra, khi góc xiên của rãnh xiên giữa chéo xấp xỉ đường viền tiếp xúc của lốp, vùng thành rãnh lớn có thể được đảm bảo khi lốp không tiếp xúc với đường tiếp xúc, nhờ đó ngăn chặn việc sinh ra tiếng ồn. Nếu góc θ_1 lớn hơn 23° , rãnh xiên giữa chéo 4a được hướng về phía chiều rộng lốp sao cho phần bằng phẳng 3 bên trong diện tích tiếp xúc được tạo ra có dạng khói, kết quả là phần bằng phẳng 3 bị kích thích khi lốp tiếp xúc với mặt đường và bị bật ra khỏi đó, dẫn đến khuếch đại tiếng ồn. Mặt khác, góc rói θ_1 nhỏ hơn 9° mất sự đảm bảo hiệu quả tính năng thoát nước và khả năng phá vỡ màng nước.

Ngoài ra, nhằm mục đích cải thiện tính năng thoát nước, hữu hiệu là đảm bảo diện tích rãnh, nhờ đó gia tăng tỷ số âm. Mặt khác, tuy nhiên, thành bên của phần bằng phẳng được gia tăng, mà dẫn đến việc sinh ra sự ăn mòn từng phần bắt đầu từ đó. Do đó, rãnh xiên giữa chéo 4a được giới hạn rơi trong các góc rãnh nêu trên trong khi giới hạn độ kéo dài khắp toàn bộ chiều dài ở 120mm hoặc ngắn hơn để ngăn ngừa sự giảm độ cứng của phần phẳng, nhờ đó đạt được tính chịu ăn mòn từng phần tốt trong khi đảm bảo tính năng thoát nước đầy đủ.

Ngoài ra, theo sáng chế, các rãnh xiên chéo có cùng hình dạng (cùng loại) được bố trí đối xứng quanh đường xích đạo của lốp e như trực đối xứng, và các rãnh xiên chéo tạo ra các vùng nửa độ rộng ngang qua đường xích đạo của lốp e được dịch chuyển tương hỗ bởi nửa bước theo hướng chu vi của lốp, nhờ đó ngăn không cho các rãnh xiên chéo có cùng hình dạng tiếp xúc đồng thời với mặt đường để sinh ra tiếng ồn tại cùng thời điểm. Tức là, các phần bằng phẳng trên cả hai bên ngang qua đường xích đạo của lốp e là ranh giới luân phiên sinh ra âm thanh va chạm, nhờ đó cải thiện tính năng ồn thấp.

Ngoài ra, rãnh xiên giữa chéo 4a được bố trí ở vùng tâm K không ngang qua đường xích đạo của lốp e , ở góc nghiêng sát với chiều chu vi lốp, kết quả là phần bằng phẳng của lốp được gia tăng về độ cứng,

nhờ đó cải thiện độ bền cắt chống lại tải trọng tác dụng theo hướng tiến và hướng ngược của lốp. Do đó, lốp có thể được cải thiện tính chịu ăn mòn khi chạy ở vị trí thẳng đứng mà là duy nhất đối với xe máy (như xe scutô cỡ lớn), để ngăn ngừa sự sinh ra ăn mòn từng phần.

Theo phương án trên Fig.2, rãnh xiên giữa chéo 4a, rãnh xiên chéo 4b, và rãnh xiên chéo 4c được tạo ra theo thứ tự từ đường xích đạo của lốp e đến đầu tiếp xúc talông TE . Tuy nhiên, rãnh xiên chéo 4b và rãnh xiên chéo 4c có thể được bố trí tự do theo hướng chiều rộng của lốp và theo hướng chu vi của lốp không có bất kỳ quy tắc sắp xếp cụ thể nào, miễn là rãnh xiên giữa chéo 4a nằm trên được bố trí sát với phía đường xích đạo của lốp e.

Ngoài ra, ít nhất hai rãnh xiên chéo khác nhau trong số các rãnh xiên chéo tốt hơn có thể được bố trí ở vùng trung gian L nằm trong khoảng từ 12,5 đến 25% bề rộng tiếp xúc của talông TW từ đường xích đạo của lốp e. Trong số các rãnh xiên chéo, các rãnh xiên chéo khác với rãnh xiên giữa chéo 4a được bố trí sát với phía đường xích đạo của lốp e tốt hơn có thể được bố trí ở vùng trung gian M nằm trong khoảng từ 25 đến 37,5% bề rộng tiếp xúc của talông TW từ đường xích đạo của lốp e. Trong ví dụ trên Fig.2, các rãnh xiên chéo 4b và 4c được bố trí ở vùng trung gian L và vùng trung gian M . Như được mô tả ở trên, các rãnh xiên chéo được bố trí thậm chí ở vùng trung gian L và ở vùng trung gian M , sao cho thậm chí khi góc camber được cấp cho lốp và màng nước xâm nhập giữa lốp, đường thoát nước có độ rộng rãnh đầy đủ ở vùng talông có thể được đảm bảo và màng nước xâm nhập giữa lốp và đường tiếp xúc có thể bị gãy do ảnh hưởng mép của các rãnh, nhờ đó cải thiện tính năng ướt. Ngoài ra, với mục đích ưu tiên sức chịu ăn mòn bằng cách đảm bảo độ cứng của phần phẳng, lốp hướng chiều rộng tâm P_2 ở đầu sau của rãnh xiên giữa chéo tốt hơn có thể được kết thúc ở vùng tâm K hoặc ở vùng trung gian L rơi trong khoảng từ 12,5 đến 25% bề rộng tiếp xúc của talông TW từ đường xích đạo của lốp e như được mô tả sau đây, mà không kéo dài tới vùng trung gian M .

Ngoài ra, ít nhất hai rãnh xiên chéo khác nhau trong số các rãnh

xiên chéo 4, tức là, các rãnh xiên chéo 4b và 4c trong trường hợp này, tốt hơn có thể có dạng có phần cong 5 mà được uốn cong ra ngoài về phía đường xích đạo của lốp e. Trong trường hợp này, rãnh xiên giữa chéo 4a cũng được tạo ra có dạng cong cong ra ngoài với độ cong nhẹ về phía đường xích đạo của lốp e.

Ở đây, trên đường chạy theo vòng tròn của xe hai bánh mà sử dụng góc camber với lốp, lực đưa vào từ hai bên tác động từ phía đường xích đạo của lốp e đến phía đầu tiếp xúc talông được gia tăng ở mức độ. Do đó, các rãnh xiên chéo được bố trí ở vùng ngoài vùng tâm K theo hướng chiều rộng của lốp, mỗi rãnh tạo ra có dạng cong sao cho có phần rãnh ở hướng gần như hướng chiều rộng của lốp, để đảm bảo độ cứng làm mẫu. Kết quả là, tính năng bám có thể được cải thiện.

Để đạt được chức năng nêu trên, rãnh xiên chéo 4b tốt hơn là được kéo dài theo hướng, theo đó đường rãnh tâm theo hướng chu vi ở góc θ_2 nằm trong khoảng từ 20 đến 35° so với đường xích đạo của lốp e và kéo dài theo hướng, theo đó đường rãnh tâm theo hướng chiều rộng ở góc θ_3 nằm trong khoảng từ 59 đến 69° so với đường xích đạo của lốp e. Ở đây, đường rãnh tâm theo hướng chu vi gọi là đường thẳng đi qua phần đầu dẫn Q₁ và điểm giữa Q₃ theo hướng tiến của lốp, điểm giữa Q₃ là điểm giữa giữa hai điểm ở đó pháp tuyến của phần cong 5 giao với rãnh xiên chéo 4b. Ngoài ra, đường rãnh tâm theo hướng chiều rộng là đường đi qua phần đầu đuôi Q₂ của rãnh xiên chéo 4b theo hướng tiến của lốp và điểm giữa Q₃ nêu trên. Trong trường hợp, ở đó phần đầu trước Q₁ và phần đuôi Q₂, mỗi phần có thành phần hướng chiều rộng của lốp, Q₁ và Q₂, mỗi phần được xác định là điểm giữa của đường nối tâm theo hướng chiều rộng của rãnh xiên chéo ở phần đầu trước hoặc ở phần đuôi và điểm giao nhau giữa đường theo hướng chu vi của lốp đi qua tâm và rãnh xiên chéo.

Ngoài ra, rãnh xiên chéo 4c tốt hơn có thể kéo dài theo hướng, theo đó đường rãnh tâm theo hướng chu vi ở góc θ_4 nằm trong khoảng từ 29 đến 41° so với đường xích đạo của lốp e, và kéo dài theo hướng ở đó đường rãnh tâm theo hướng chiều rộng ở góc θ_5 nằm trong khoảng từ 50 đến 64° so với đường xích đạo của lốp e.

Tiếp theo, lốp hơi khác theo một phương án khác của sáng chế sẽ được mô tả dựa vào Fig.3 dưới đây.

Mẫu talông trên Fig.3 được kết cấu tương tự như trong trường hợp các phương án nêu trên, chỉ khác ở các điểm sau đây. Tức là, rãnh xiên giữa chéo 4a được bố trí, ở một phần của nó, ở vùng trung gian L nằm trong khoảng từ 12,5 đến 25% bề rộng tiếp xúc của talông TW từ đường xích đạo của lốp e .

Cụ thể hơn, đầu sau P_2 của rãnh xiên giữa chéo 4a kéo dài tới vùng L sao cho kết thúc bên trong vùng trung gian L , hơn là kết thúc bên trong vùng tâm K .

Trong trường hợp này, điều quan trọng là rãnh xiên giữa chéo 4a kéo dài, ở vùng tâm K , theo hướng ở đó đường rãnh tâm ở góc θ_1 nằm trong khoảng từ 9 đến 23° so với đường xích đạo của lốp e , trong khi kéo dài, ở vùng trung gian L , theo hướng ở đó đường rãnh tâm ở góc θ_6 nằm trong khoảng từ 21 đến 36° so với đường xích đạo của lốp e . Đường rãnh tâm ở vùng tâm K được xác định ở đây là đường thẳng nối giữa đầu trước P_1 của rãnh xiên giữa chéo 4a và điểm giao nhau P_3 , điểm giao nhau P_3 là điểm giao nhau ở đó đường 4a₁ đi qua tâm của rãnh xiên giữa chéo 4a theo hướng chiều rộng của lốp giao với ranh giới giữa vùng tâm K và vùng trung gian L . Ngoài ra, đường rãnh tâm ở vùng trung gian L gọi là đường thẳng nối giữa đầu sau P_2 của rãnh xiên giữa chéo 4a và điểm giao nhau P_3 .

Đã mô tả ở trên là âm thanh va chạm của phần băng phẳng sinh ra khi vùng tâm K tiếp xúc với đất dẫn đến sinh ra tiếng ồn. Về vấn đề này, ở vùng lân cận của ranh giới giữa vùng tâm K và vùng trung gian L , tiếng ồn rung sinh ra bởi khói khi bật ra có xu hướng gia tăng. Tuy nhiên, với góc θ_1 và góc θ_6 được duy trì ở góc nêu trên, đường viền tiếp xúc của lốp và góc rãnh có thể được giữ cách xa nhau, làm cho có thể giảm tiếng ồn. Lý do tại sao góc θ_6 được xác định ở khoảng nêu trên là như sau. Tức là, khi góc θ_6 nhỏ hơn 21° , góc của rãnh xấp xỉ đường viền tiếp xúc sao cho bề mặt thành rãnh được rung dọc theo chiều dài khi không tiếp xúc với mặt tiếp xúc ở phía tổng ra, dẫn đến tiếng ồn. Khi góc θ_6 lớn hơn 36° , tính năng thoát nước ở phần đầu tiếp

xúc bị suy giảm khi chạy thẳng hoặc ở góc camber nhỏ.

Ngoài ra, như được minh họa trên Fig.3, tốt hơn là các rãnh xiên chéo khác với rãnh xiên giữa chéo 4a, tức là, các rãnh xiên chéo 4b và 4c ở đây, mỗi rãnh được bố trí, chiếm 60% hoặc cao hơn của diện tích hở của nó, ở vùng bên ngoài theo hướng chiều rộng của lốp của đầu ngoài cùng của rãnh xiên giữa chéo 4a theo hướng chiều rộng của lốp.

Đặc biệt, như được minh họa trên Fig.3, các rãnh xiên chéo 4b và 4c được bố trí ở vùng ở bên ngoài theo hướng chiều rộng của lốp của vùng trung gian L , mỗi rãnh được bố trí, chiếm 60% hoặc cao hơn của diện tích hở của nó, ở vùng nằm trong khoảng giữa đường thẳng song song với đường xích đạo e trong khi đi qua đầu ngoài cùng theo hướng chiều rộng của lốp của rãnh xiên giữa chéo 4a, tức là, đầu sau P_2 của rãnh xiên giữa chéo 4a, và 50% bề rộng tiếp xúc của talông. Ở đây, diện tích hở gọi là diện tích hở trên bề mặt talông 1.

Như được mô tả ở trên, các rãnh xiên chéo được bố trí đều ngang qua toàn bộ vùng của bề mặt talông 1, sao cho các rãnh cùng loại được bố trí ở cùng diện tích tiếp xúc thậm chí khi diện tích tiếp xúc của lốp được thay đổi theo hướng chiều rộng của lốp theo góc camber tác dụng lên đó, nhờ đó tạo ra cùng tính năng chuyển động bất kể sự nghiêng của lốp.

Ví dụ thực hiện sáng chế

Ví dụ 1

Lốp có kích cỡ MCR160/60R15M/C, mà thỏa mãn tương quan được thể hiện trong bảng 1 và có hình chiếu bằng dạng triển khai của mẫu talông được minh họa trên Fig.1 trên đây, được lắp vào vành có cỡ vành là MT5.00, và được sử dụng làm lốp sau của xe hai bánh có dung tích xilanh 500 cc ở áp suất khí nạp là 250kPa. Lốp có mẫu talông được minh họa ở hình chiếu bằng dạng triển khai trên Fig.4 như một sản phẩm thông thường được lắp ráp để sử dụng làm lốp trước. Lốp trước có kích cỡ MCR120/70R15M/C, cỡ vành là MT3,50, áp lực khí nạp là 225 kPa. Xe máy được tạo ra có các lốp nêu trên được chạy trên đường thử nghiệm, để nghiên cứu tính năng bám đường ướt và

tính năng bám đường khô của lốp sau, và tính chịu ăn mòn của lốp. Các kết quả thử nghiệm được thể hiện trên Fig.1, gồm có ví dụ đã biết (lốp đã biết 1) ở đó lốp có mẫu được minh họa trên Fig.4 được lắp vào lốp sau.

Bảng 1

	Lốp đã biết 1	Lốp phù hợp 1	Lốp phù hợp 2	Lốp so sánh 1	Lốp so sánh 2
Mẫu talông	Fig.4 (hình dạng đã biết)	Fig.1	Fig.1	Fig.1	Fig.1
1- β/α	-	0,047	0,098	0,2	0,25
Phạm vi thỏa mãn	-	68	62	45	80
Mức chênh lệch về tỷ số âm giữa vùng A và vùng B	-	0,004	0,006	0,073	0,066
Tỷ số âm ở vùng của W/4 với bên phải và bên trái ngang qua đường xích đạo của lốp e (chỉ số)	100	86,14	88,9	86,03	82,96
Tính năng bám đường ướt (chỉ số)	100	101	103	93	92
Tính năng bám đường khô (chỉ số)	100	104	107	106	99
Tính chịu ăn mòn (chỉ số)	100	100	102	100	95

Để nghiên cứu tính năng bám đường ướt và tính năng bám đường khô, thử nghiệm dẫn động trên xe được thực hiện bởi người lái xe thử nghiệm, sao cho lượng bám và sự thay đổi độ bám đáp lại sự nghiêng của lốp được đánh giá một cách toàn diện là tính năng bám, mà được

khẳng định qua việc đánh giá cảm giác bởi người lái xe thử nghiệm. Bảng 1 thể hiện các kết quả của nó như các trị số với số điểm 100 đại diện cho lốp đã biết 1 được thể hiện như ví dụ đã biết. Số càng lớn chỉ báo tính năng bám càng cao với sự thay đổi lực bám càng nhỏ tương ứng với sự thay đổi của góc camber, và tính năng thoát nước tốt hơn trên đường ướt.

Để đánh giá tính chịu ăn mòn của lốp, các trạng thái ăn mòn của lốp sau khi hoàn thành việc thử nghiệm lái nêu trên được quan sát bằng mắt và so với nhau. Các kết quả của nó được thể hiện trong bảng 1, mà được đánh chỉ số so với số điểm 100 thể hiện lốp đã biết 1 là ví dụ đã biết. Giá trị số càng lớn chỉ tính chịu ăn mòn tốt hơn và tuổi thọ ăn mòn lốp càng dài.

Kết quả là, các kết quả sau được khẳng định. Tức là, các lốp với các rãnh xiên chéo mà không thỏa mãn các biểu thức (II), (III) nêu trên (lốp so sánh 1, 2) có xu hướng có tính năng bám kém, đặc biệt trên đường ướt, không đủ hiệu suất. Mặt khác, các lốp mà thỏa mãn các biểu thức từ (I) đến (III) nêu trên với mức chênh lệch tỷ số âm giữa các vùng A và B nhỏ hơn 0,01, và có tỷ số âm trong phạm vi $W/4$ ở bên phải và bên trái ngang qua đường xích đạo của lốp e tức là thấp hơn lốp đã biết 1 (các lốp phù hợp 1, 2), tất cả có tính năng bám cao và tính chịu ăn mòn tốt.

Ví dụ 2

Các mẫu sau đây được minh họa trên Fig.2 và Fig.3, lốp có kích cỡ MCR160/60R15M/C được sản xuất là mẫu dưới các chỉ dẫn được thể hiện trong bảng 2. Sau đó, lốp này được lắp vào vành có cỡ vành là MT5.00, và được sử dụng làm lốp sau của xe hai bánh có dung tích xilanh 500 cc ở áp lực khí nạp là 250 kPa. Lốp có mẫu talông được minh họa ở hình chiếu bằng dạng triển khai trên Fig.5 là sản phẩm đã biết được lắp ráp để sử dụng làm lốp trước. Lốp trước có kích cỡ MCR120/70R15M/C, cỡ vành là MT3,50, áp lực khí nạp là 225 kPa. Xe máy được tạo ra có các lốp nêu trên được chạy trên đường thử nghiệm để kiểm tra mức tiếng ồn, tính năng bám đường ướt và tính năng bám đường khô của lốp sau, và tính chịu ăn mòn của lốp. Ngoài

ra, một máy thử nghiệm dạng bàn máy cũng được thử nghiệm để đánh giá mức tiếng ồn nhằm mục đích đánh giá chật chẽ tính năng độc lập của lốp.

Bảng 2 thể hiện các kết quả đánh giá thu được đối với lốp phù hợp 3 mà theo mẫu trên Fig.2 và lốp phù hợp 4 mà theo mẫu trên Fig.3, cùng với các kết quả thu được đối với lốp đã biết 2 ở đó lốp có mẫu trên Fig.4 được lắp vào bánh sau.

Bảng 2

	Lốp đặc biệt 2 Fig.4	Mẫu phù hợp 3 Fig.2	Mẫu phù hợp 4 Fig.3	Lốp so sánh 3 Fig.2	Lốp so sánh 4 Fig.2	Lốp so sánh 5 Fig.2	Lốp so sánh 6 Fig.2	Lốp so sánh 7 Fig.3
Mẫu胎lông								
01(°)	-	16	16	8	24	16	16	16
02(°)	-	28	28	28	28	28	28	28
03(°)	-	65	65	65	65	65	65	65
04(°)	-	35	35	35	35	35	35	35
05(°)	-	60	60	60	60	60	60	60
06(°)	-	-	31	-	-	-	20	37
Độ dài (mm) của rãnh xiên chéo giữa		50	94	50	50	130	94	94
Mức tiếng ồn	100	112	110	112	98	101	99	110
Tính năng bám trên đường uốt	100	101	105	98	101	105	106	99
Tính chịu ăn mòn	100	103	100	103	96	103	101	100

Các mức tiếng ồn của các lốp được xác định đo tiếng ồn khi gia tốc xe chuẩn đặt ở các tiêu chuẩn an toàn và bằng cách tính tổng giá trị từ sóng áp lực âm thanh thu được trong phép đo độc lập của lốp ở máy thử nghiệm dạng bàn máy. Bảng 2 thể hiện các kết quả đo thu được đối với các lốp mẫu là các trị số với điểm là 100 thể hiện lốp đã biết 2 là ví dụ đã biết. Số càng lớn chỉ mức tiếng ồn càng thấp với tiếng ồn giảm. Trong phép đo xe chuẩn, mức tiếng ồn được cải thiện 2% dưới ánh hưởng của sự cách âm (ví dụ, đạt được bởi bộ giảm thanh chụp) ở phía xe sử dụng, trong khi đó mức tiếng ồn được cải thiện 10% khi đo bằng máy thử nghiệm dạng bàn máy.

Để kiểm tra tính năng bám đường ướt, thử nghiệm dẫn động trên xe được thực hiện bởi người lái xe thử nghiệm, sao cho lượng bám và sự thay đổi độ bám đáp lại sự nghiêng của lốp được đánh giá tổng thể là tính năng bám, mà được khẳng định qua việc đánh giá cảm giác thực hiện bởi người lái xe thử nghiệm. Bảng 2 thể hiện các kết quả của nó như các trị số với điểm 100 thể hiện lốp đã biết 2. Số càng lớn chỉ tính năng bám càng cao với sự thay đổi càng nhỏ lực bám với sự thay đổi góc camber, và tính năng thoát nước tốt hơn.

Để đánh giá tính chịu ăn mòn của lốp, độ sâu của sự ăn mòn sau khi hoàn thành thử nghiệm chạy nêu trên được đem so sánh qua việc đo bằng máy đo độ sâu. Bảng 2 thể hiện các kết quả của nó như các trị số với điểm 100 thể hiện lốp đã biết 2 làm ví dụ đã biết. Trị số càng lớn chỉ tính chịu ăn mòn tốt hơn.

Kết quả là, các kết quả sau đây được khẳng định. Tức là, lốp phù hợp 3 và lốp phù hợp 4 với cả mức tiếng ồn và tính năng bám đường ướt và cũng như ở tính chịu ăn mòn tốt so với lốp đã biết 2. Các lốp (các lốp so sánh 3 và 4) mỗi lốp có góc θ_1 nằm ngoài khoảng từ 9 đến 23° có xu hướng làm cho lốp phù hợp 3 có tính năng bám kém khi góc θ_1 nhỏ hơn 9° , trong khi mức tiếng ồn và tính năng bám đường ướt kém khi góc θ_1 lớn hơn 23° . Ngoài ra, trong trường hợp ở đó độ dài của rãnh xiên giữa chéo lớn hơn 120mm (lốp so sánh 5), lốp có xu hướng làm cho lốp phù hợp 3 có mức tiếng ồn và tính chịu ăn mòn kém. Ngoài ra, các lốp (các lốp so sánh 6 và 7) có góc θ_6 nằm ngoài

khoảng từ 21 đến 36° có xu hướng làm cho lốp phù hợp 4 có mức tiếng ồn kém khi góc θ_6 nhỏ hơn 21° , trong khi có tính năng bám đường ướt kém khi góc θ_6 lớn hơn 36° .

Khả năng ứng dụng công nghiệp

Sáng chế có thể tạo ra một lốp hơi ổn định dùng cho xe hai bánh, tức là có thể cải thiện tính năng bám và thu được tính chịu ăn mòn tốt trong khi đảm bảo tính năng thoát nước khi chạy trên đường ướt, và còn có thể giảm một cách hữu hiệu tiếng ồn trong khi chạy.

YÊU CẦU BẢO HỘ

1. Lốp hơi dùng cho xe hai bánh có mẫu talông định hướng có các rãnh khác nhau được tạo ra trên bề mặt talông, mỗi rãnh hội tụ về phía trước theo hướng quay của lốp,

trong đó các rãnh khác nhau được tạo ra là ba rãnh xiên chéo khác nhau mà kéo dài, trên hình chiếu bằng triển khai của mẫu talông, từ đầu tiếp xúc talông của lốp tới đường tâm của lốp khi được uốn cong để lệch hướng về phía đường tâm của lốp;

trong đó ba rãnh xiên chéo khác nhau bao gồm rãnh xiên chéo thứ nhất có độ kéo dài α , rãnh xiên chéo thứ hai có độ kéo dài β , và rãnh xiên chéo thứ ba có độ kéo dài γ , các độ kéo dài α, β, γ thỏa mãn các biểu thức (I), (II) sau đây: $\beta \leq \gamma < \alpha$ (I), $1 - \beta/\alpha < 0,1$ (II);

trong đó số lượng n rãnh xiên chéo mà mỗi rãnh này giao cắt với kinh tuyến của lốp được xác định thỏa mãn biểu thức (III) sau đây: $n \geq 4$ (III), nằm trong khoảng từ 60 đến 70% toàn bộ chu vi của lốp;

trong đó mẫu talông bao gồm, trên hình chiếu bằng triển khai, bốn vùng đối với mỗi bước theo hướng chu vi, bốn vùng thu được bằng cách chia đều độ rộng talông thành bốn phần từ đường tâm của lốp đến đầu tiếp xúc talông; và

trong đó bốn vùng bao gồm vùng thứ hai (A) và vùng thứ ba (B) từ đường tâm của lốp, mỗi vùng trong số vùng thứ hai (A) và vùng thứ ba (B) lần lượt có tỷ số âm a và tỷ số âm b , tỷ số âm a và tỷ số âm b chênh lệch nhau nhỏ hơn 0,01.

FIG. 1

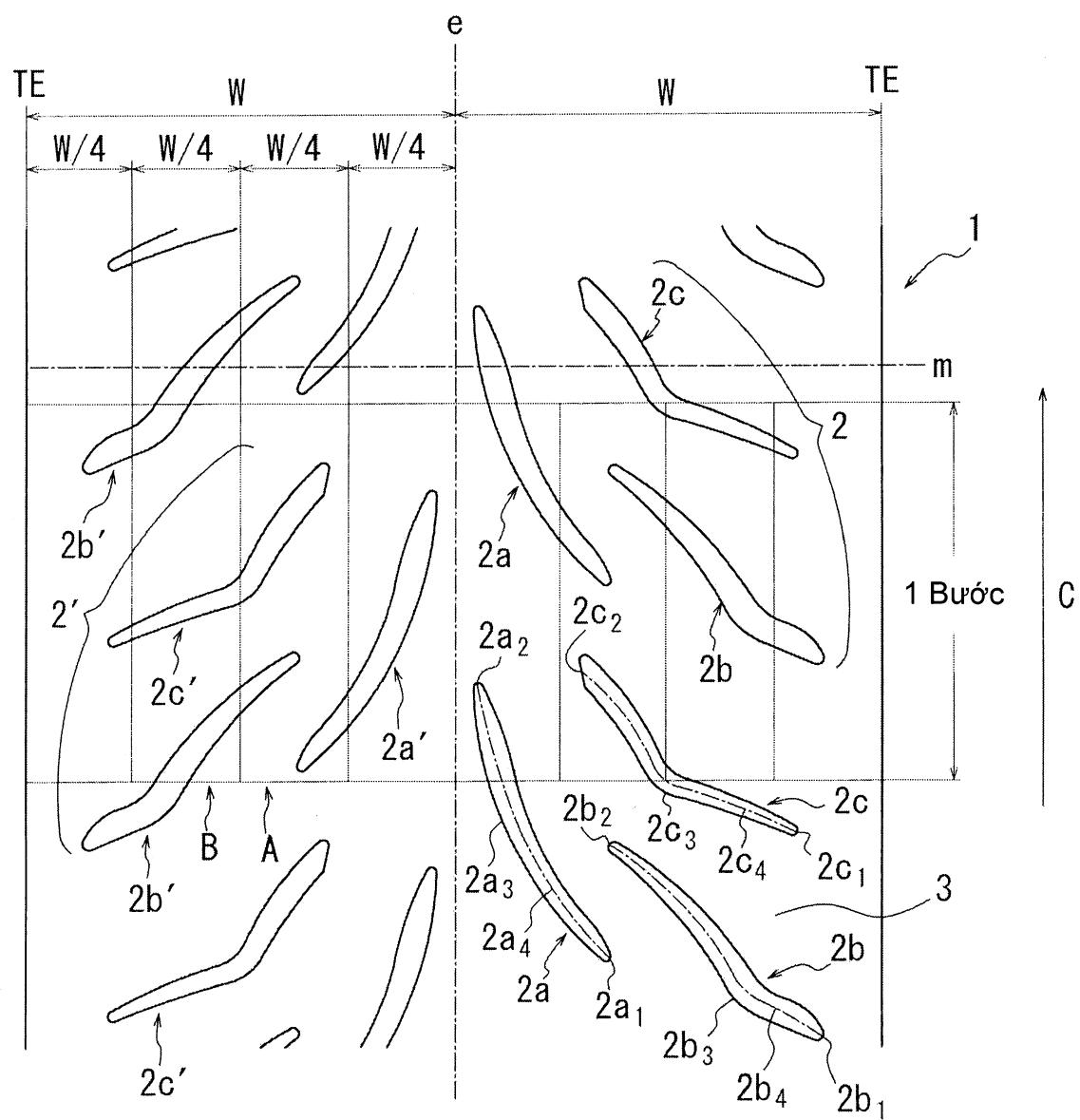


FIG. 2

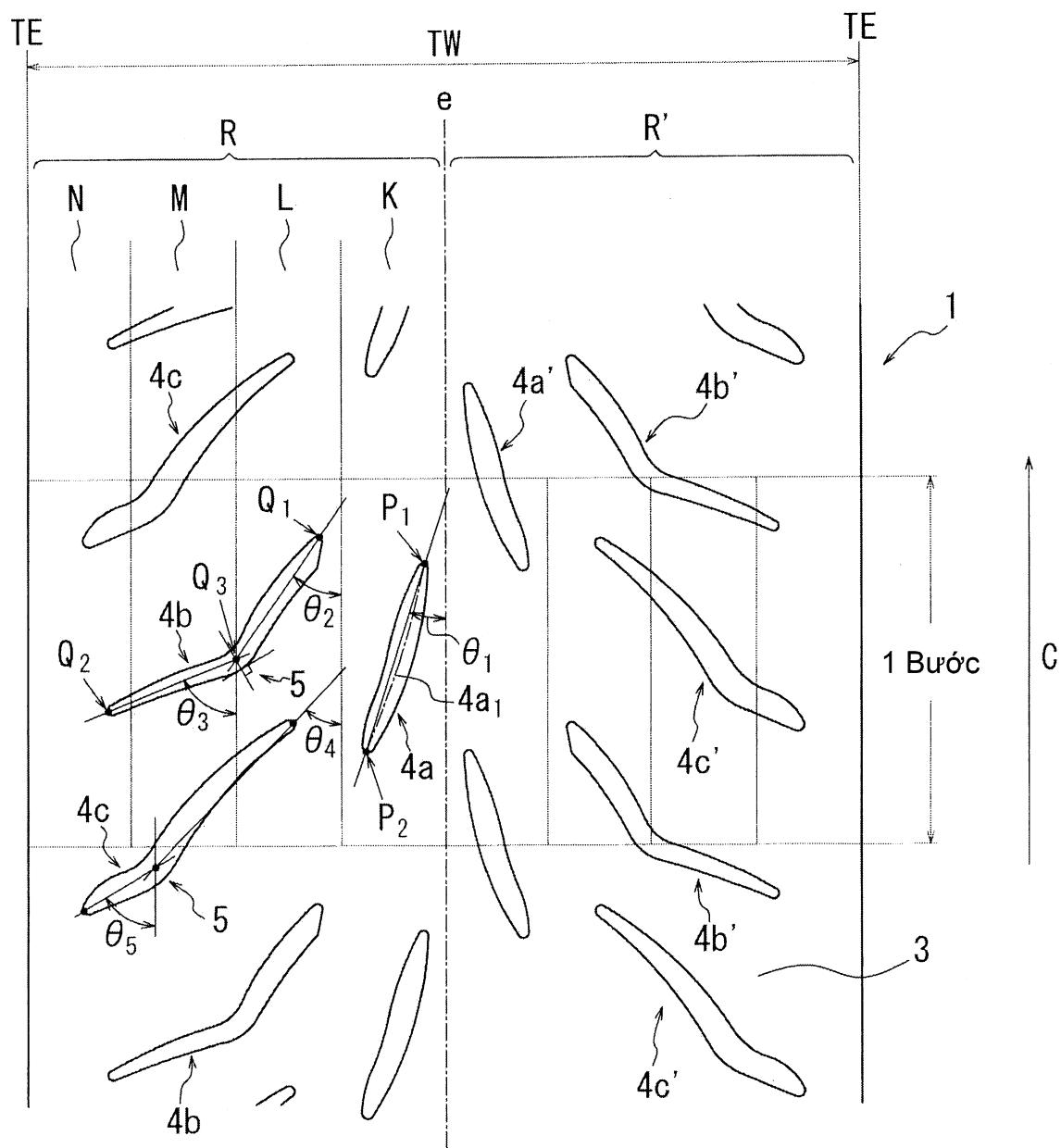


FIG. 3

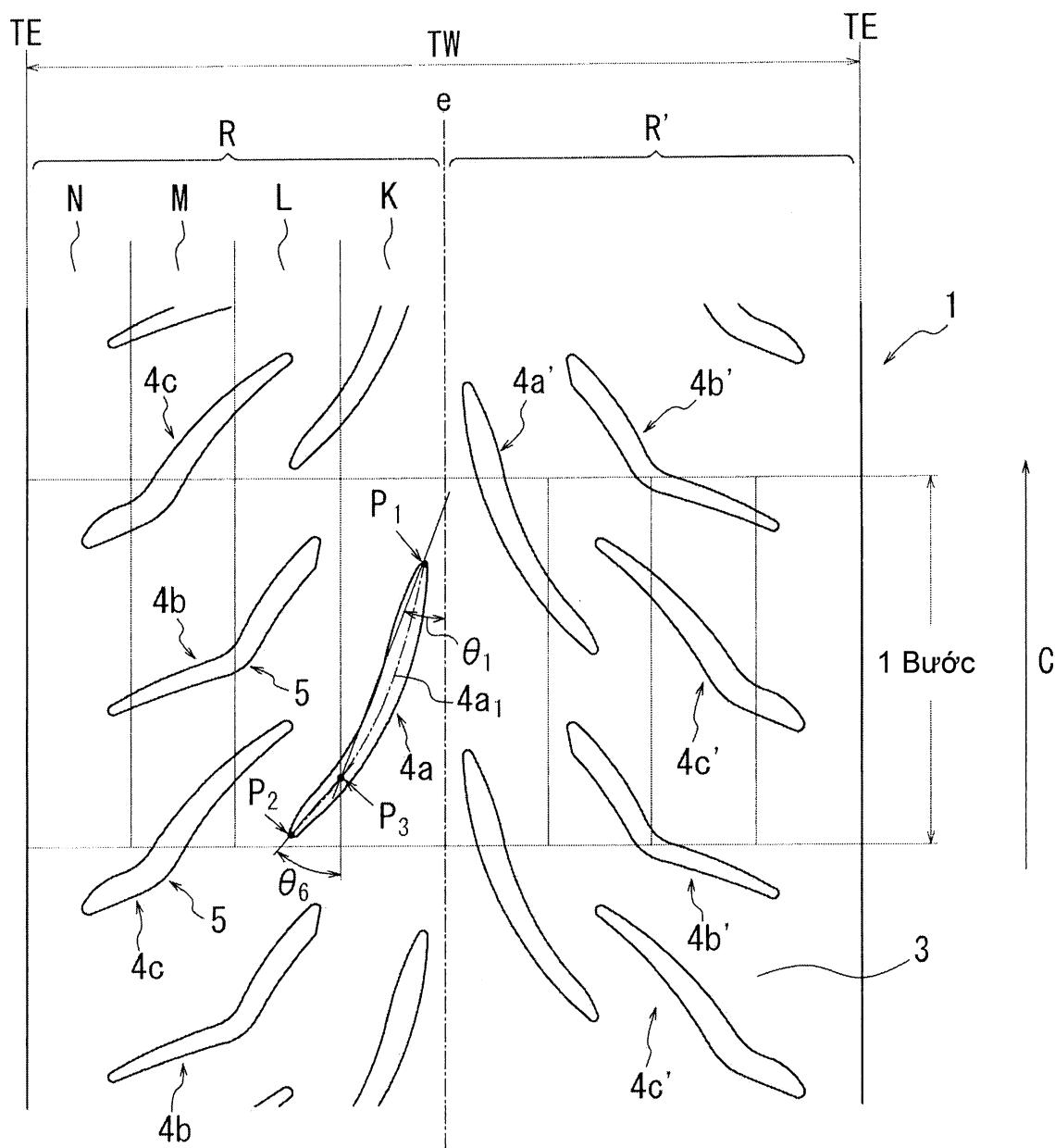
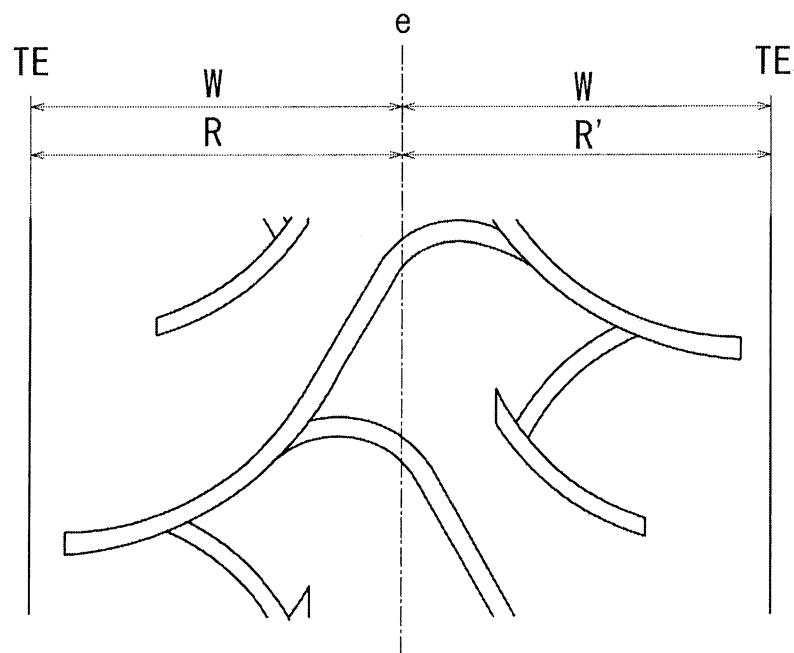


FIG. 4



21956

FIG. 5

